



HAL
open science

Couplage Stokes/Darcy dans un cadre Level-set en grandes déformations pour la simulation des procédés d'élaboration par infusion de résine

Guillaume Pacquaut

► **To cite this version:**

Guillaume Pacquaut. Couplage Stokes/Darcy dans un cadre Level-set en grandes déformations pour la simulation des procédés d'élaboration par infusion de résine. Autre. Ecole Nationale Supérieure des Mines de Saint-Etienne, 2010. Français. NNT : 2010EMSE0591 . tel-00609670

HAL Id: tel-00609670

<https://theses.hal.science/tel-00609670>

Submitted on 19 Jul 2011

HAL is a multi-disciplinary open access archive for the deposit and dissemination of scientific research documents, whether they are published or not. The documents may come from teaching and research institutions in France or abroad, or from public or private research centers.

L'archive ouverte pluridisciplinaire **HAL**, est destinée au dépôt et à la diffusion de documents scientifiques de niveau recherche, publiés ou non, émanant des établissements d'enseignement et de recherche français ou étrangers, des laboratoires publics ou privés.

NNT : 2010 EMSE 0591

THESE

présentée par

Guillaume PACQUAUT

Pour obtenir le grade de Docteur
de l'École Nationale Supérieure des Mines de Saint-Étienne

Spécialité : Mécanique et Ingénierie

Couplage Stokes/Darcy dans un cadre Level-set en grandes
déformations pour la simulation des procédés d'élaboration par
infusion de résine.

soutenue à Saint-Étienne, le 10 Décembre 2010

Membres du jury

Mme Véronique MICHAUD	Professeur titulaire, École Polytechnique Fédérale de Lausanne	Présidente
M. Frédéric FEYEL	Maître de recherches, ONERA	Rapporteur
M. Francisco CHINESTA	Professeur, École Centrale de Nantes	Rapporteur
M. Laurent ORGÉAS	Chargé de recherche CNRS, Institut polytechnique de Grenoble	Examineur
M. Jean-Michel BERGHEAU	Professeur, École Nationale d'Ingénieurs de Saint-Étienne	Examineur
M. Sylvain DRAPIER	Professeur, École des Mines de Saint-Étienne	Directeur de thèse
M. Julien BRUCHON	Maître assistant, École des Mines de Saint-Étienne	Directeur de thèse

Spécialités doctorales :

SCIENCES ET GENIE DES MATERIAUX
 MECANIQUE ET INGENIERIE
 GENIE DES PROCEDES
 SCIENCES DE LA TERRE
 SCIENCES ET GENIE DE L'ENVIRONNEMENT
 MATHEMATIQUES APPLIQUEES
 INFORMATIQUE
 IMAGE, VISION, SIGNAL
 GENIE INDUSTRIEL
 MICROELECTRONIQUE

Responsables :

J. DRIVER Directeur de recherche – Centre SMS
 A. VAUTRIN Professeur – Centre SMS
 G. THOMAS Professeur – Centre SPIN
 B. GUY Maître de recherche – Centre SPIN
 J. BOURGOIS Professeur – Centre SITE
 E. TOUBOUL Ingénieur – Centre G2I
 O. BOISSIER Professeur – Centre G2I
 JC. PINOLI Professeur – Centre CIS
 P. BURLAT Professeur – Centre G2I
 Ph. COLLOT Professeur – Centre CMP

Enseignants-chercheurs et chercheurs autorisés à diriger des thèses de doctorat (titulaires d'un doctorat d'État ou d'une HDR)

AVRIL	Stéphane	MA	Mécanique & Ingénierie	CIS
BATTON-HUBERT	Mireille	MA	Sciences & Génie de l'Environnement	SITE
BENABEN	Patrick	PR 1	Sciences & Génie des Matériaux	CMP
BERNACHE-ASSOLANT	Didier	PR 0	Génie des Procédés	CIS
BIGOT	Jean-Pierre	MR	Génie des Procédés	SPIN
BILAL	Essaïd	DR	Sciences de la Terre	SPIN
BOISSIER	Olivier	PR 1	Informatique	G2I
BOUCHER	Xavier	MA	Génie Industriel	G2I
BOUDAREL	Marie-Reine	PR 2	Génie Industriel	DF
BOURGOIS	Jacques	PR 0	Sciences & Génie de l'Environnement	SITE
BRODHAG	Christian	DR	Sciences & Génie de l'Environnement	SITE
BURLAT	Patrick	PR 2	Génie industriel	G2I
COLLOT	Philippe	PR 1	Microélectronique	CMP
COURNIL	Michel	PR 0	Génie des Procédés	SPIN
DAUZERE-PERES	Stéphane	PR 1	Génie industriel	CMP
DARRIEULAT	Michel	IGM	Sciences & Génie des Matériaux	SMS
DECHOMETS	Roland	PR 1	Sciences & Génie de l'Environnement	SITE
DESRAYAUD	Christophe	MA	Mécanique & Ingénierie	SMS
DELAFOSSÉ	David	PR 1	Sciences & Génie des Matériaux	SMS
DOLGUI	Alexandre	PR 1	Génie Industriel	G2I
DRAPIER	Sylvain	PR 2	Mécanique & Ingénierie	SMS
DRIVER	Julian	DR 0	Sciences & Génie des Matériaux	SMS
FEILLET	Dominique	PR 2	Génie Industriel	CMP
FOREST	Bernard	PR 1	Sciences & Génie des Matériaux	CIS
FORMISYN	Pascal	PR 1	Sciences & Génie de l'Environnement	SITE
FORTUNIER	Roland	PR 1	Sciences & Génie des Matériaux	SMS
FRACZKIEWICZ	Anna	DR	Sciences & Génie des Matériaux	SMS
GARCIA	Daniel	MR	Génie des Procédés	SPIN
GIRARDOT	Jean-Jacques	MR	Informatique	G2I
GOEURIOT	Dominique	MR	Sciences & Génie des Matériaux	SMS
GRAILLOT	Didier	DR	Sciences & Génie de l'Environnement	SITE
GROSSEAU	Philippe	MR	Génie des Procédés	SPIN
GRUY	Frédéric	MR	Génie des Procédés	SPIN
GUY	Bernard	MR	Sciences de la Terre	SPIN
GUYONNET	René	DR	Génie des Procédés	SPIN
HERRI	Jean-Michel	PR 2	Génie des Procédés	SPIN
INAL	Karim	PR 2	Microélectronique	CMP
KLÖCKER	Helmut	DR	Sciences & Génie des Matériaux	SMS
LAFORÉST	Valérie	CR	Sciences & Génie de l'Environnement	SITE
LERICHE	Rodolphe	CR CNRS	Mécanique et Ingénierie	SMS
LI	Jean-Michel	EC (CCI MP)	Microélectronique	CMP
LONDICHE	Henry	MR	Sciences & Génie de l'Environnement	SITE
MALLIARAS	George Grégory	PR 1	Microélectronique	CMP
MOLIMARD	Jérôme	MA	Mécanique et Ingénierie	SMS
MONTHEILLET	Frank	DR 1 CNRS	Sciences & Génie des Matériaux	SMS
PERIER-CAMBY	Laurent	PR 2	Génie des Procédés	SPIN
PIJOLAT	Christophe	PR 1	Génie des Procédés	SPIN
PIJOLAT	Michèle	PR 1	Génie des Procédés	SPIN
PINOLI	Jean-Charles	PR 0	Image, Vision, Signal	CIS
STOLARZ	Jacques	CR	Sciences & Génie des Matériaux	SMS
SZAFNICKI	Konrad	MR	Sciences & Génie de l'Environnement	SITE
THOMAS	Gérard	PR 0	Génie des Procédés	SPIN
TRIA	Assia		Microélectronique	CMP
VALDIVIESO	François	MA	Sciences & Génie des Matériaux	SMS
VAUTRIN	Alain	PR 0	Mécanique & Ingénierie	SMS
VIRICELLE	Jean-Paul	MR	Génie des procédés	SPIN
WOLSKI	Krzysztof	DR	Sciences & Génie des Matériaux	SMS
XIE	Xiaolan	PR 1	Génie industriel	CIS

Glossaire :

PR 0 Professeur classe exceptionnelle
 PR 1 Professeur 1^{ère} catégorie
 PR 2 Professeur 2^{ème} catégorie
 MA(MDC) Maître assistant
 DR Directeur de recherche
 Ing. Ingénieur
 MR(DR2) Maître de recherche
 CR Chargé de recherche
 EC Enseignant-chercheur
 IGM Ingénieur général des mines

Centres :

SMS Sciences des Matériaux et des Structures
 SPIN Sciences des Processus Industriels et Naturels
 SITE Sciences Information et Technologies pour l'Environnement
 G2I Génie Industriel et Informatique
 CMP Centre de Microélectronique de Provence
 CIS Centre Ingénierie et Santé

A ma famille.

Remerciements

Ce document présente l'aboutissement de trois années de thèse passées au département Mécanique et Procédés d'Élaboration (MPE), laboratoire de l'École Nationale Supérieure des Mines de Saint-Étienne. Je souhaite remercier, ici, l'ensemble des personnes qui ont participé d'une manière ou d'une autre à cette thèse.

Pour commencer, je tiens à remercier profondément mes directeurs de thèse Messieurs Sylvain Drapier, professeur à l'École Nationale Supérieure des Mines de Saint-Étienne, et Julien Bruchon, maître assistant à l'École Nationale Supérieure des Mines de Saint-Étienne, pour m'avoir donné l'opportunité de réaliser cette thèse et avoir cru en mes capacités pour mener à bien ce travail. Je les remercie également pour leurs compétences scientifiques et pour l'attention qu'ils ont porté à ce travail.

J'adresse tous mes remerciements à Nicolas Moulin, responsable ZéBuLoN et collègue de bureau, dont j'ai apprécié la compagnie et l'aide aux moments difficiles. Je le remercie pour les nombreuses discussions informatiques et scientifiques que nous avons eues durant ces trois années de thèse.

Tous les trois ont mérité ma sincère reconnaissance pour avoir pris le temps de relire et de corriger intégralement ce manuscrit.

J'exprime ma profonde gratitude à Madame Véronique Michaud, professeur titulaire à l'École Polytechnique Fédérale de Lausanne, qui m'a fait l'honneur d'accepter la présidence du jury de cette thèse.

Je remercie Messieurs Frédéric Feyel, maître de recherches à l'ONERA, et Francisco Chinesta, professeur à l'École Centrale de Nantes, d'avoir accepté d'être rapporteurs de cette thèse.

Je remercie également Messieurs Laurent Orgéas, chargé de recherche CNRS à l'Institut Polytechnique de Grenoble, et Jean-Michel Bergheau, professeur à l'École Nationale d'Ingénieurs de Saint-Étienne, d'avoir accepté d'être membres du jury de cette thèse.

J'adresse ma respectueuse sympathie à tous les permanents du laboratoire ainsi qu'à tous les doctorants que j'ai côtoyés durant ces trois années de thèse : Gustavo, Christian, Nadège, Vincent, Pierre-Jacques, Laura, Elodie, Baroudi, Peng, Alexandre, Marc, Yeonhee, Daniel, Lara, Dina, Arnaud, Howatchinou. Je leur souhaite une bonne continuation dans leur vie professionnelle et personnelle.

Et enfin, je tiens à exprimer toute mon affection à mes parents, mes deux sœurs et mon frère pour leur soutien tout au long de cette thèse.

Résumé

Les procédés par infusion de résine permettent de fabriquer des structures composites à matrice organique. Ces procédés ont été mis au point pour résoudre les problèmes de remplissage liés au procédé RTM (Resin Transfer Molding) pour la fabrication de pièces de grandes dimensions. Ils consistent à infuser une résine liquide à travers l'épaisseur des préformes fibreuses plutôt que dans le plan sous l'effet d'une pression appliquée sur l'empilement résine/renforts. L'imprégnation des préformes par la résine est améliorée compte tenu des faibles distances de parcours de la résine. Cependant, bien que ces procédés soient efficaces, ils restent encore mal maîtrisés. En effet, les caractéristiques physiques et mécaniques de la pièce finale (notamment les épaisseurs et les fractions volumiques de fibres) sont difficilement prévisibles à l'heure actuelle.

Ce travail de recherche propose un modèle numérique multi-physique pour simuler les procédés par infusion de résine. Ce modèle permet de représenter l'écoulement d'une résine liquide dans des préformes poreuses subissant de grandes déformations. Dans cette étude, une modélisation macroscopique isotherme est utilisée.

Au niveau du procédé, une zone de résine liquide est déposée sur les préformes. Ces dernières étant considérées comme un milieu poreux. Les équations de Stokes et de Darcy sont utilisées pour modéliser l'écoulement de la résine respectivement dans le drainant et dans les préformes.

L'originalité du modèle réside dans le fait qu'un seul maillage est utilisé pour les deux milieux. La discrétisation est réalisée avec des éléments mixtes : dans Stokes, des éléments P1+/P1 sont utilisés et dans Darcy, des éléments P1/P1 stabilisés avec une formulation multi-échelle sont employés. Des fonctions distances signées sont utilisées pour représenter l'interface entre Stokes-Darcy et pour représenter le front de résine. Ces fonctions distances signées permettent aussi d'imposer les conditions de continuité et de Beaver-Joseph-Saffman sur cette interface.

Concernant la déformation des préformes, une formulation Lagrangienne réactualisée est utilisée. Dans cette formulation Lagrangienne, le comportement des préformes humides est représenté à l'aide du modèle de Terzaghi dans lequel les préformes sèches ont un comportement élastique non-linéaire. La perméabilité, qui est déterminée en utilisant la relation de Carman-Kozeny, dépend de la porosité. Celle-ci est déterminée à partir de l'équation de conservation de la masse.

Ce modèle a été implémenté dans ZéBuLoN et validé par des cas tests. Plusieurs simulations numériques d'infusion de résine, présentées à la fin de ce manuscrit, montrent la robustesse des approches mises en place.

Abstract

Manufacturing processes by resin infusion are used to elaborate composite structures with organic matrix. These processes have been developed in recent years to overcome the filling problems associated with the Resin Transfer Molding processes (RTM). They consist in infusing liquid resin through the thickness of the preforms rather than in their plane. The impregnation of the preforms by the resin is improved by reducing the distance that the resin has to travel. However, although these processes are efficient, they still remain hard to control. Indeed, the physical and mechanical properties of the final part (*i.e.* the final thickness and the fiber volume fraction) are hardly predictable.

This work proposes a numerical model to simulate the manufacturing processes by resin infusion using the finite element method. This model allows to represent the resin flow into porous preforms, which are themselves subject to large deformations. In this study, for computation efficiency, a macroscopic description is used.

In the process, a liquid zone is laying on the dry preforms. These latter are considered as a porous medium. The Stokes and the Darcy equations are used respectively to describe the resin flow into the liquid zone and into the preforms.

The originality of the model consists in using one single unstructured mesh. The discretization is ensured by using a mixed velocity-pressure formulation. Indeed, a P1/P1 formulation is employed throughout the entire discretized domain, stabilized in the Darcy region with a multi-scale formulation and in the Stokes subdomain with a hierarchical-based bubble, *i.e.* a P1+/P1 finite element. Signed distance functions are used both to represent the Stokes-Darcy interface and to capture the moving flow front. These functions permit, also, to enforce properly the interface conditions.

Concerning the deformations of the preforms, an updated Lagrangian scheme is used. In the Lagrangian formulation, the behavior of the wet preforms is represented by using the Terzaghi model in which the dry preforms have a non-linear elastic behavior. The permeability depends on the porosity through the Carman-Kozeny relationship. The porosity is determined from the mass conservation equation.

This model has been implemented in Zset and validated by benchmarks. Several numerical simulations of manufacturing processes by resin infusion are presented at the end of this manuscript. They show the robustness of the approaches implemented.

Notations

Liste des symboles

Symboles Généraux

σ	Tenseur des contraintes de Cauchy
v_s	Vitesse de Stokes
v_d	Vitesse de Darcy
n	Vecteur unitaire normal à la frontière du domaine
p	Pression hydrostatique de la résine
η	Viscosité dynamique de la résine
I	Tenseur identité
$\dot{\epsilon}(v)$	Tenseur des taux de déformations
v	Vitesse de la résine
f_v	Forces volumiques
Re	Nombre de Reynolds
K	Perméabilité des préformes (scalaire)
\mathbf{K}	Perméabilité des préformes (tenseur)
h_k	Constante de Kozeny (scalaire)
\mathbf{h}_k	Constante de Kozeny (tenseur)
ψ	Porosité du milieu poreux (rapport du volume de pores sur le volume total)
s	saturation (rapport du volume de résine sur le volume de pores)
ϕ	Fonction distance signée
d	Dimension du problème
d_f	Diamètre moyen des fibres
u	Déplacement des préformes
\mathcal{V}_f	Fraction volumique de fibres
\mathcal{V}_a	Fraction volumique maximale de fibres
\mathcal{V}_0	Fraction volumique de fibres quand il n'y a pas de contraintes appliquées
V_{total}	Volume total
V_f	Volume des fibres
m_p	Masse des pores
m_f	Masse des fibres
ρ_s	Masse volumique des préformes (partie solide) tel que $\rho_s = \rho_f(1 - \psi)$
ρ_f	Masse volumique des fibres
E	Module de Young
ν	Coefficient de Poisson
Δt	Incrément de temps
σ_{ef}	Contraintes effectives (contrainte en l'absence de résine)

Thermo-physico-chimie

indice r	Désigne la résine
indice f	Désigne les fibres
T	Température
C_p	Capacité calorifique massique
λ	Conductivité thermique
$h_{r,f}$	Coefficient de transfert thermique entre la résine et les fibres
s	Terme source créé par la réaction chimique
ρ	Densité
ΔH	Chaleur libérée par la réaction de réticulation de la résine
α	Degré de réticulation
$\frac{D\alpha}{Dt}$	Taux de réticulation
A_i	Constantes pré-exponentielles
E_i	Energies d'activation de la réaction
m, n	Constantes décrivant l'ordre de la réaction
R	Constante universelle des gaz parfaits

Formulation Lagrangienne

\mathbf{X}	Coordonnées dans la configuration initiale Ω^0
\mathbf{x}	Coordonnées dans la configuration courante Ω^t
\mathbf{X}_i	Coordonnées dans la configuration Ω^i
\mathbf{F}	Tenseur gradient de la transformation
$\mathbf{\Pi}$	Premier tenseur de Piola-Kirchoff
\mathbf{S}	Second tenseur de Piola-Kirchoff
J	Jacobien de la transformation
\mathbf{C}	Tenseur de Cauchy-Green droit
\mathbf{B}	Tenseur de Cauchy-Green gauche
\mathbf{U}, \mathbf{V}	Tenseurs d'élongations
\mathbf{R}	Tenseur de rotation

Espaces

$L^2(\Omega)$	Espace de Lebesgue des fonctions de carrés intégrables sur Ω
$H^1(\Omega)$	Espace de Sobolev qui contient les fonctions de carrés intégrables sur Ω dont les dérivées sont également de carrés intégrables sur Ω
$C^k(\Omega)$	Espace vectoriel des fonctions dont les dérivées partielles d'ordre inférieur ou égal à k existent et sont continues dans Ω

Opérateurs

$\frac{\partial x}{\partial t}$	Dérivée partielle de x par rapport à t
$\frac{Dx}{Dt}$	Dérivée particulaire de x par rapport à t
∇	L'opérateur gradient
div ou $\nabla \cdot$	L'opérateur divergence

Liste des acronymes

LCM	Liquid Composite Molding
RTM	Resin Transfer Molding
VARTM	Vacuum Assisted Resin Transfer Molding
LRI	Liquid Resin Infusion
RFI	Resin Film Infusion
MAC	Marker-and-cell
VOF	Volume Of Fluid
VOF-SLIC	Volume Of Fluid - Simple Line Interface Calculation
VOF-PLIC	Volume Of Fluid - Piecewise Linear Interface Calculation
SUPG	Streamline Upwind/Petrov-Galerkin
BJS	Condition de Beaver-Joseph-Saffman
HVM	Hughes Variational Multiscale

Table des matières

1	Les matériaux composites et leur mise en œuvre par infusion de résine	1
1.1	Introduction	1
1.2	Les matériaux composites	1
1.2.1	Définition	1
1.2.2	La matrice	2
1.2.3	Les renforts	3
1.2.4	Les domaines d’application des matériaux composites	3
1.3	Les procédés d’élaboration des matériaux composites	4
1.3.1	Les procédés par voie sèche : les pré-imprégnés	5
1.3.2	Les procédés par voie humide : les procédés LCM (Liquid Composite Molding)	5
1.4	Les procédés par infusion de résine	6
1.4.1	Le procédé LRI (Liquid Resin Infusion)	6
1.4.2	Le procédé RFI (Resin Film Infusion)	6
1.5	Contexte de l’étude	7
1.5.1	Contexte et intérêt de la simulation numérique des procédés par infusion de résine	7
1.5.2	Difficultés et motivations de ce travail de recherche	8
1.6	Conclusion	8
2	Modélisation des procédés d’élaboration par infusion de résine	11
2.1	Introduction	11
2.1.1	Echelle de la modélisation	11
2.1.2	Modélisation multi-domaine	12
2.1.3	Modélisation multi-physique	13
2.2	Modélisation de la partie fluide	14
2.2.1	Comportement de la résine	14
2.2.2	Ecoulement de la résine dans le drainant	14
2.2.3	Ecoulement de la résine dans les préformes	15
2.3	Modélisation de la partie solide	18
2.3.1	Comportement des préformes sèches	18
2.3.2	Comportement des préformes humides	19
2.4	Modélisation thermo-physico-chimique	19
2.4.1	Equation de la chaleur	19
2.4.2	Cinétique de réticulation	20
2.4.3	Evolution de la viscosité	21
2.5	Conclusion	21
3	Evolution du front de résine	23
3.1	Introduction	23
3.2	Suivi ou capture du front de résine	23
3.2.1	Les méthodes de suivi d’interfaces	23

3.2.2	Les méthodes de capture d'interfaces	26
3.2.3	Choix de la méthode	28
3.3	La méthode Level-set	28
3.3.1	Principe de la méthode Level-set	28
3.3.2	Transport de la fonction Level-set	29
3.3.3	Réinitialisation	32
3.4	Validation de l'implémentation de la méthode Level-set	34
3.4.1	Expansion d'un cercle	34
3.4.2	Rotation d'un cercle	37
3.4.3	Validation de l'implémentation de l'équation de réinitialisation	38
3.5	Conclusion	41
4	Écoulement de la résine	43
4.1	Introduction	43
4.2	Les équations de Stokes	43
4.2.1	Formulation forte des équations de Stokes	43
4.2.2	Formulation faible des équations de Stokes	44
4.2.3	Formulation faible abstraite des équations de Stokes	45
4.2.4	Formulation faible discrète des équations de Stokes	46
4.2.5	Choix des éléments finis	46
4.2.6	Validation de l'implémentation	51
4.3	Les équations de Darcy	55
4.3.1	Formulation forte des équations de Darcy	56
4.3.2	Formulation faible des équations de Darcy	57
4.3.3	Formulation faible abstraite des équations de Darcy	58
4.3.4	Formulation faible discrète des équations de Darcy	58
4.3.5	Discrétisation par des éléments finis mixtes	58
4.3.6	Formulation P1/P1 stabilisée par une méthode multi-échelle	59
4.3.7	Validation de l'implémentation	60
4.4	Couplage Stokes-Darcy	68
4.4.1	Conditions aux limites à imposer sur l'interface entre Stokes et Darcy	69
4.4.2	Formulation faible en vitesse-pression du problème couplé	70
4.4.3	Discrétisation du problème couplé	72
4.4.4	Implémentation et validation	73
4.5	Conclusion	83
5	Déformation des préformes	85
5.1	Introduction	85
5.2	Formulations Lagrangiennes	85
5.2.1	Les différentes configurations	85
5.2.2	Gradient de la transformation	86
5.2.3	Formules de transport	86
5.2.4	Mesure des déformations	87
5.2.5	Mesure des contraintes	88
5.2.6	Formulation Lagrangienne totale	89
5.2.7	Formulation Lagrangienne réactualisée	90
5.2.8	Résolution en utilisant la méthode de Newton-Raphson	92
5.2.9	Choix de la formulation	93

5.2.10	Vérification de la formulation Lagrangienne réactualisée	93
5.3	Evolution de la porosité	96
5.3.1	Conservation de la masse	97
5.3.2	Conservation de la masse basée sur le Jacobien de la transformation	98
5.3.3	Résolution par éléments finis	98
5.3.4	Validation avec un cas de compression	99
5.4	Comportement des préformes	101
5.4.1	Comportement des préformes sèches	101
5.4.2	Comportement des préformes humides	106
5.4.3	Distinction entre le comportement des préformes sèches et le comportement des préformes humides	108
5.5	Conclusion	110
6	Simulations des procédés de fabrication des matériaux composites	111
6.1	Introduction	111
6.2	Algorithmes de couplage	111
6.2.1	Présentation de l'algorithme d'injection	112
6.2.2	Présentation de l'algorithme d'infusion	113
6.3	Injection d'une plaque avec un drainant pré-rempli	117
6.3.1	Définition du problème	117
6.3.2	Résultats de la simulation	118
6.3.3	Influence des paramètres du procédé	118
6.4	Infusion d'une plaque avec un drainant pré-rempli	122
6.4.1	Définition du problème	122
6.4.2	Résultats de la simulation	123
6.5	Injection d'une plaque avec remplissage du drainant	125
6.5.1	Définition du problème	125
6.5.2	Résultats de la simulation	126
6.6	Infusion d'une plaque avec remplissage du drainant	128
6.6.1	Définition du problème	128
6.6.2	Résultats de la simulation	129
6.7	Injection d'une pièce complexe	133
6.7.1	Définition du problème	133
6.7.2	Représentation des interfaces	133
6.7.3	Résultats numériques de la simulation	137
6.8	Conclusion	145
A	Solutions analytiques	151
A.1	Cas test de Poiseuille	151
A.2	Cas test d'un écoulement radial	152
A.3	Écoulement parallèle à l'interface	153
B	Détermination des coefficients pour la loi de comportement des préformes NC2	155
B.1	Loi de comportement des préformes NC2	155
B.2	Comportement d'un pli de NC2	156
B.3	Comportement d'un empilement [0,90]	156

C	Solution analytique pour valider le modèle de Terzaghi	159
C.1	Principe de la méthode	159
C.1.1	Détermination du champ de contraintes	159
C.1.2	Détermination des déformations et du champ de déplacements	160
C.2	Application au cas test de compression d'une préforme	161
C.2.1	Calcul des déformations	163
C.2.2	Calcul des déplacements u_x et u_y	163
	Bibliographie	173

Introduction générale

Les matériaux composites, obtenus par l'association d'une résine et de renforts fibreux, permettent d'obtenir des structures allégées qui offrent une bonne tenue mécanique. Ils trouvent de plus en plus d'applications dans de nombreux secteurs industriels tels que le transport, le bâtiment, l'aérospatial ainsi que dans les sports et les loisirs.

Les propriétés des matériaux composites structuraux, généralement à base de renforts carbone ou verre et résine époxyde, sont fortement liées aux procédés d'élaboration utilisés. Ces derniers peuvent être classés en deux grandes catégories : les procédés par voie sèche où le mélange entre la résine et les fibres est réalisé avant la phase de mise en forme de la pièce composite grâce à l'utilisation de semi-produits pré-imprégnés de résine, et les procédés par voie humide où le mélange est réalisé au cours de la phase de mise en forme de la pièce composite par injection ou infusion d'une résine liquide. Les procédés par voie humide permettent de réduire les coûts liés à l'utilisation des pré-imprégnés (notamment les coûts de stockage et de matières premières). Ils se présentent sous l'acronyme LCM (Liquid composite Molding) qui regroupe les procédés par injection et par infusion de résine.

Les procédés par infusion de résine sont particulièrement intéressants pour fabriquer des pièces composites de grandes dimensions et de faibles épaisseurs. Ils consistent à infuser une résine liquide à travers l'épaisseur des préformes. Ils assurent une bonne imprégnation des préformes et les propriétés mécaniques des pièces fabriquées avec ces procédés sont souvent supérieures ou au moins égales à celles obtenues avec d'autres procédés. Cependant, ces procédés sont encore mal maîtrisés. En effet, des difficultés apparaissent pour maîtriser les caractéristiques finales de la pièce fabriquée comme par exemple, les dimensions et la fraction volumique de fibres.

L'objet de ces travaux de recherche est de simuler numériquement les procédés d'élaboration par infusion de résine en utilisant la méthode des éléments finis afin de disposer d'un outil qui permette d'avoir une meilleure compréhension et une meilleure maîtrise de ces procédés. La difficulté de modélisation de ces procédés est principalement liée à la prise en compte de différents phénomènes couplés. En effet, la modélisation de ces procédés implique de traiter différents phénomènes physiques tels que la mécanique des fluides, la mécanique des solides, la mécanique des milieux poreux, la thermo-physico-chimie de la résine.... Ces différents phénomènes se déroulent à des échelles d'observation qu'il est souvent difficile de distinguer. Dans ce travail, nous nous concentrerons sur le comportement macroscopique des préformes et de la résine dans un cadre isotherme. La robustesse des différents couplages entrant en jeu dans cette modélisation est un des objectifs majeurs qui guidera le choix des méthodes à mettre en œuvre. Afin de mettre en place ces couplages entre la mécanique des fluides, la mécanique des solides, la mécanique des milieux poreux et le suivi des interfaces, nous adopterons une démarche structurée, dans laquelle chacun des « modules » ci-dessus sera établi, implémenté puis validé. Ce document

de thèse sera donc structuré comme suit :

- Le premier chapitre est consacré à la présentation du contexte de l'étude. Après une brève introduction sur les matériaux composites, les procédés d'élaboration sont présentés. Les procédés par infusion de résine sont ensuite décrits précisément. Puis, nous évoquons les difficultés et les motivations de ce travail de recherche.
- Le deuxième chapitre présente une étude bibliographique sur la modélisation des procédés par infusion de résine. Après avoir choisi l'échelle de la modélisation, nous présentons la modélisation de la partie fluide correspondant à l'écoulement de la résine et celle de la partie solide correspondant au comportement des préformes sèches et humides. Puis, nous poursuivons par la modélisation thermo-physico-chimique correspondant aux transferts de chaleur et à la réticulation de la résine.
- Le troisième chapitre présente une étude bibliographique sur les méthodes numériques utilisées pour suivre ou capturer une interface. La méthode que nous avons retenue pour suivre l'évolution du front de résine est la méthode Level-set. Nous présentons son implémentation et sa validation grâce à plusieurs cas tests.
- Le quatrième chapitre aborde l'écoulement de la résine dans le milieu purement fluide et dans le milieu poreux. Nous présentons la résolution des équations de Stokes et de Darcy prises séparément. Puis, nous abordons le couplage entre les équations de Stokes et celles de Darcy, en vue de simuler numériquement les procédés par infusion de résine.
- Le cinquième chapitre traite de la déformation des préformes. Celles-ci se déforment sous l'action de la pression mécanique appliquée par le sac à vide et de la pression de la résine à l'intérieur des pores. Une formulation Lagrangienne réactualisée est utilisée pour traiter la déformation non-linéaire des préformes. La pression de la résine à l'intérieur des pores est prise en compte grâce à l'utilisation du modèle de Terzaghi.
- Le sixième chapitre présente des simulations numériques des procédés par voie humide mettant en jeu les différents mécanismes décrits dans les chapitres précédents. Deux algorithmes de couplage sont proposés correspondant à des procédés par injection et par infusion de résine. Ils reposent sur un couplage faible de plusieurs sous-problèmes (problème de déformation des préformes, problème d'écoulement de la résine, problème Level-set...).

1 Les matériaux composites et leur mise en œuvre par infusion de résine

Sommaire

- 1.1 Introduction
- 1.2 Les matériaux composites
- 1.3 Les procédés d'élaboration des matériaux composites
- 1.4 Les procédés par infusion de résine
- 1.5 Contexte de l'étude
- 1.6 Conclusion

1.1 Introduction

Dans ce chapitre, nous allons présenter les matériaux composites et les procédés de fabrication qui leur sont associés. Nous allons surtout décrire les procédés par infusion de résine qui sont les procédés que l'on souhaite modéliser. Nous mettrons en évidence les principales difficultés liées à la modélisation de ces procédés et nous expliquerons en quoi ce travail de recherche permet d'y répondre.

1.2 Les matériaux composites

1.2.1 Définition

Un matériau composite est une association de matériaux de nature différente. L'un d'entre eux a pour fonction principale de résister aux sollicitations mécaniques (le renfort), l'autre a pour fonction principale de garantir les caractéristiques géométriques du produit (la matrice) [68], [11]. Généralement, les caractéristiques spécifiques, c'est-à-dire rapportées à la masse volumique du matériau composite sont supérieures à la somme des caractéristiques des constituants pris séparément [25].

Dans les matériaux composites à matrice organique que nous étudierons ici, la matrice est de type thermodurcissable ou thermoplastique. Son rôle est d'assurer la cohésion de la structure et le transfert des sollicitations vers les renforts. Elle permet également de protéger les renforts des agressions extérieures (humidité, rayonnements UV¹...). Le rôle des renforts est de fournir les principales propriétés mécaniques du matériau. La répartition et l'orientation des renforts sont choisies en fonction des sollicitations mécaniques imposées à la pièce.

1. Ultraviolets

A ces deux composants principaux peuvent s'ajouter des adjuvants et des additifs d'origine organique (agent de démoulage, stabilisants...) ou minérale (charges, pigments...) afin de modifier certaines de ces caractéristiques. Par exemple, on peut améliorer le comportement mécanique de la résine en ajoutant des charges. Celles-ci peuvent se présenter sous la forme de microbilles, de poudres métalliques ou de matériaux minéraux (quartz, silice, craie...). On peut également modifier le comportement de la résine en ajoutant des pigments afin de colorer la résine ou ajouter des agents anti-UV afin de retarder son vieillissement et donc la baisse de ses performances dans le temps. On peut souhaiter faciliter la mise en œuvre des matériaux composites. Dans ce cas, on peut ajouter à la résine un catalyseur pour initier l'opération de durcissement de la résine et un accélérateur pour moduler la vitesse de durcissement [40].

1.2.2 La matrice

La matrice permet de transmettre les efforts mécaniques au renfort. Elle assure également la protection des renforts vis-à-vis des agressions extérieures [68], [11].

Les résines de synthèse sont utilisées comme matrices dans les matériaux composites organiques. Les résines sont généralement soit des résines thermoplastiques soit des résines thermodurcissables. La différence entre ces deux types de résine est située au niveau des liaisons entre les chaînes macromoléculaires. Dans le cas des résines thermoplastiques, les chaînes macromoléculaires sont liées entre elles par des liaisons faibles de nature physique. Après la mise en forme, ces liaisons peuvent être rompues par une action physique (la chaleur). Le faible niveau énergétique des liaisons autorise la réversibilité et donc le recyclage de ces résines. En revanche, les chaînes macromoléculaires des résines thermodurcissables sont liées entre elles par des liaisons fortes de nature chimique qui ne peuvent pas être rompues par une action physique (la chaleur, la pression). La mise en forme des résines thermodurcissables est par conséquent irréversible [40].

Les résines thermodurcissables

Les résines thermodurcissables sont actuellement les résines les plus utilisées dans l'industrie. Elles possèdent des propriétés mécaniques et surtout thermomécaniques beaucoup plus élevées que les résines thermoplastiques. Les résines thermodurcissables les plus utilisées sont les résines polyesters, les résines époxydes, les résines phénoliques et les résines polyimides.

Les résines thermoplastiques

Les résines thermoplastiques remplacent de plus en plus les résines thermodurcissables. Elles présentent de nombreux avantages :

- elles sont plus faciles à mettre en œuvre (pas de polymérisation),
- elles permettent d'être stockées plus longtemps,
- elles permettent un recyclage du matériau composite,
- elles ont une bonne résistance aux chocs.

Mais, ces résines présentent encore un certain nombre d'inconvénients puisque :

- elles résistent mal aux agressions chimiques,

- leur vieillissement est plus rapide et plus dégradant que celui des résines thermocissables,
- leur température maximale d'utilisation est limitée à 100°C,
- les technologies de transformations sont actuellement peu nombreuses.

Les résines thermoplastiques les plus utilisées sont les résines polyéthylènes, les résines polypropylènes, les résines polystyrènes, les résines PVC²...

1.2.3 Les renforts

Les renforts apportent au matériau composite ses propriétés mécaniques [68], [11]. Ils sont commercialisés sous forme de préformes qui peuvent être sèches ou pré-imprégnées de résine.

Les différents types de renforts

Les fibres sont les renforts les plus utilisés. Il existe différents types de fibres :

- Les fibres de verre qui sont les fibres les plus employées dans l'industrie. On trouve différents types de verre en fonction de leur composition chimique et de leur prix : le verre E d'une part et d'autre part les verres R et S. Le coût de production de ces fibres est peu élevé ce qui en fait l'une des fibres les plus utilisées à l'heure actuelle.
- Les fibres de carbone qui sont utilisées pour des applications structurales. Elles ont une grande rigidité mécanique aussi bien en traction qu'en compression pour une masse volumique faible. On trouve des fibres dites « à haute résistance » (HR) et des fibres « à haut module » (HM). En revanche, les matériaux composites fabriqués avec des fibres de carbone ont un mauvais comportement au choc. Le prix de ces fibres reste relativement élevé mais il n'a cessé de diminuer avec l'augmentation des volumes de production.
- Les fibres d'aramide qui sont utilisées dans les protections balistiques (gilets pare-balles...) et les casques. Les matériaux composites fabriqués avec ces fibres ont une bonne résistance au choc et à la fatigue mais ont en revanche, une mauvaise tenue en compression.

Le tableau 1.1 permet de comparer les caractéristiques des différentes fibres.

Les différents types d'architecture des préformes

Les préformes peuvent se présenter sous forme de renforts linéiques (unidirectionnels UD...), sous forme de tissus surfaciques (tissus, mats...) ou sous forme de renforts multidirectionnels [11]. La figure 1.1 illustre les différents types d'architecture que peuvent avoir les préformes.

1.2.4 Les domaines d'application des matériaux composites

Les domaines d'application des matériaux composites sont nombreux. En effet, ces matériaux permettent de concilier légèreté et bonne résistance mécanique. Cela explique leur utilisation croissante dans de nombreux secteurs tels que l'aéronautique, l'automobile, le ferroviaire, la construction navale, les sports et les loisirs....

2. De l'anglais polyvinyl chloride.

Caractéristiques	Verre E	Verre R	Carbone HR	Carbone HM	Aramide
Module d'Young E (GPa)	73	85	240	400	135
Résistance à la rupture R (MPa)	3500	4500	3800	1600	3100
Tenue en compression	Moyenne	Moyenne	Bonne	Bonne	Mauvaise
Tenue aux chocs	Moyenne	Moyenne	Faible	Mauvaise	Excellente
Sensibilité à l'humidité	Oui	Oui	Non	Non	Oui
Masse volumique (Kg/dm ³)	2,6	2,6	1,75	1,9	1,5
Coefficient de dilatation (10 ⁻⁶ mm/mm/C)	5	4	1	1	0
Prix relatif	1	4	30	60	10

Tableau 1.1: Comparaison de différents types de fibres [40].

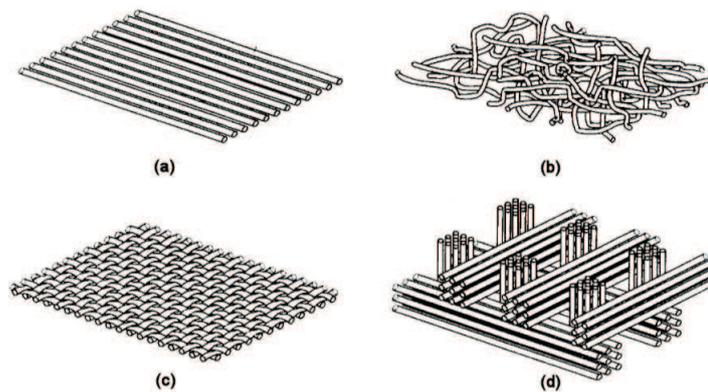


Figure 1.1: Différents types d'architecture des préformes : unidirectionnel (a), mat (b), tissu (c), renfort multidirectionnel (d) [25].

De nombreuses pièces métalliques ont été remplacées par des pièces composites afin d'alléger les structures tout en conservant les mêmes propriétés mécaniques.

1.3 Les procédés d'élaboration des matériaux composites

Les procédés d'élaboration des matériaux composites sont nombreux. Ils peuvent être classés en deux grandes catégories : les procédés par voie sèche et les procédés par voie humide. Les procédés par voie sèche correspondent aux procédés où la pièce composite est réalisée par dépose de bandes pré-imprégnées de résine. Les procédés par voie humide correspondent aux procédés où la résine est amenée à imprégner les préformes.

1.3.1 Les procédés par voie sèche : les pré-impregnés

Ces procédés reposent sur l'utilisation de tissus pré-impregnés de résine souvent appelées « prépreg ». Au niveau de ces procédés, les réseaux de fibres sont pré-impregnés avec une résine thermodurcissable dont on a freiné la réticulation grâce à un solvant et grâce à une conservation à basse température. Cette conservation à basse température permet de garder la résine dans un état de pré-polymérisation pendant plusieurs mois. Les empilements de tissus pré-impregnés sont ensuite placés dans un moule pour fabriquer la pièce composite. Un cycle de température est appliqué pour faire redémarrer la réticulation afin d'obtenir le durcissement de la résine.

Ces procédés permettent de maîtriser les dimensions et les propriétés mécaniques de la pièce finie notamment la fraction volumique de fibres. En revanche, les coûts liés à l'utilisation de ces procédés sont élevés (notamment les coûts de main d'œuvre, de stockage, de matières premières...).

1.3.2 Les procédés par voie humide : les procédés LCM (Liquid Composite Molding)

Les procédés par voie humide sont apparus au début des années 1980 pour concurrencer les procédés par voie sèche basés sur l'utilisation de tissus pré-impregnés de résine. Ils ont pour but de réduire fortement les coûts liés à l'utilisation des pré-impregnés tout en conservant la qualité des pièces obtenues. Ils se présentent sous l'acronyme LCM (Liquid Composite Molding) qui représente plusieurs types de procédés de fabrication. Ces procédés peuvent être classés en deux grandes catégories : les procédés par injection et les procédés par infusion de résine.

Le procédé d'injection RTM (Resin Transfer Molding)

Ce procédé consiste à injecter une résine liquide à travers une préforme placée préalablement dans un moule fermé [24], [7]. Puis, un cycle de température est appliqué pour que la réticulation de la résine ait lieu.

L'injection de la résine a lieu dans le sens longitudinal des fibres. Elle peut être assistée par le vide. On parle alors de procédé VARTM (Vacuum Assisted Resin Transfer Molding). La figure 1.2 illustre le principe de ces procédés.

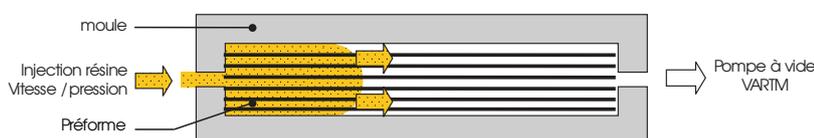


Figure 1.2: Procédé VARTM : Vacuum Assisted Resin Transfer Molding [25].

Les pièces composites obtenues avec ce procédé sont de bonnes qualités puisque les deux faces des pièces obtenues sont lisses et les épaisseurs sont bien maîtrisées. Par contre, en ce qui concerne les pièces de grandes dimensions, il est difficile d'avoir un remplissage parfait du moule étant donné que la résine doit parcourir de très longues distances tandis que des transformations physico-chimiques peuvent induire une augmentation de sa viscosité.

Les procédés par infusion de résine

Les procédés par infusion de résine ont été mis au point pour résoudre les problèmes de remplissage liés au procédé RTM pour la fabrication de pièces de grandes dimensions. Ils permettent de fabriquer des pièces dont le rapport section sur volume est faible [20]. Ils consistent à infuser une résine liquide à travers l'épaisseur des préformes sous l'action du vide. Les distances de parcours de la résine sont donc beaucoup plus faibles que celles mises en jeux dans les procédés RTM.

1.4 Les procédés par infusion de résine

Il existe principalement deux grands types de procédé par infusion de résine qui permettent de synthétiser les nombreuses variantes industrielles : le procédé LRI (Liquid Resin Infusion) et le procédé RFI (Resin Film Infusion). La seule différence entre ces deux procédés est que la résine se présente sous l'état liquide pour le procédé LRI alors qu'elle se présente sous l'état solide pour le procédé RFI.

1.4.1 Le procédé LRI (Liquid Resin Infusion)

Le procédé LRI [85] (figure 1.3) consiste à utiliser un tissu drainant très perméable. Celui-ci est placé au dessus des préformes fibreuses. Un contre-moule perforé peut éventuellement être placé au dessus de l'empilement pour améliorer la finition de la surface qui n'est pas en contact avec le moule. Un sac à vide est ensuite placé au dessus de l'ensemble ce qui permet de compacter l'empilement en tirant le vide qui sert également de force motrice pour l'infusion de la résine. En effet, un différentiel de pression appliqué entre l'arrivée de résine, située au niveau du drainant, et l'évent, situé sur la base de la préforme, entraîne l'infusion de la résine à l'intérieur du drainant puis à travers l'épaisseur des préformes. Lorsque l'infusion est finie, un cycle de pression et de température est appliqué pour que la réticulation de la résine ait lieu.

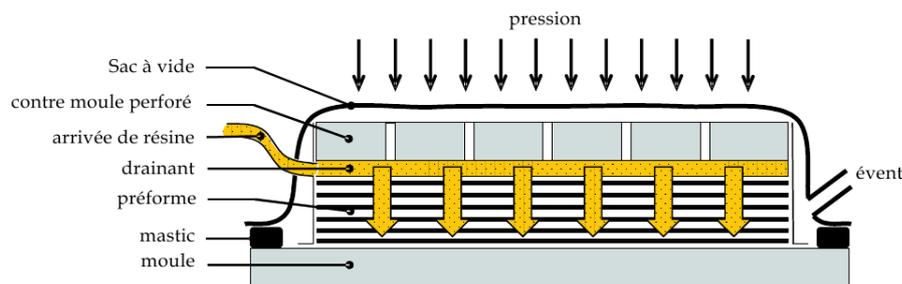


Figure 1.3: Procédé LRI : Liquid Resin Infusion [25].

1.4.2 Le procédé RFI (Resin Film Infusion)

Le procédé RFI [4], [50], [74] (figure 1.4) consiste à déposer la préforme sur un film de résine solide. Comme pour le procédé LRI, un contre-moule perforé peut être placé au dessus de l'empilement pour assurer une bonne finition de la surface supérieure. Un tissu de pompage et un sac à vide sont placés au dessus de l'ensemble.

Le tissu de pompage permet d'absorber les excès de résine. Un premier cycle de température est appliqué pour amener la résine à l'état liquide de façon à permettre l'infusion de la résine à travers les préformes sous l'action d'un cycle de pression. Puis, à la fin de l'infusion, un cycle de pression et de température est de nouveau appliqué pour que la réticulation de la résine ait lieu.

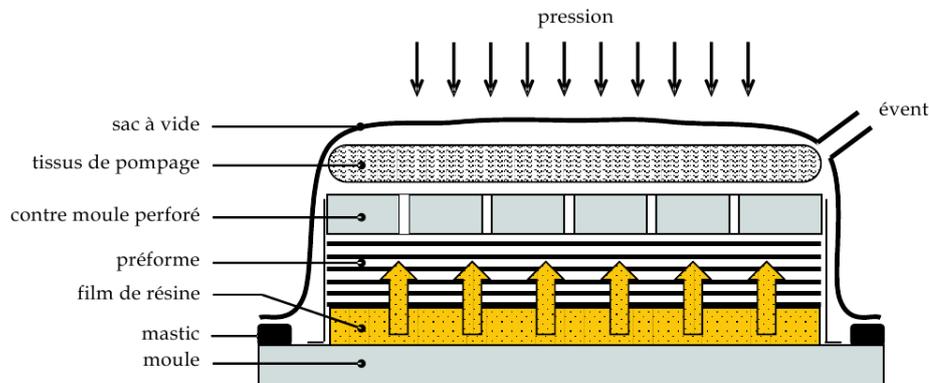


Figure 1.4: Procédé RFI : Resin Film Infusion [25].

1.5 Contexte de l'étude

1.5.1 Contexte et intérêt de la simulation numérique des procédés par infusion de résine

Les procédés par infusion de résine ont connu un développement considérable ces dernières années. Ils représentent une bonne alternative aux procédés de dépose de bandes pré-imprégnées qui ont des coûts de stockage et de matières premières élevés et qui sont souvent limités à l'élaboration de pièces de faibles dimensions.

Les procédés par infusion de résine permettent de réaliser des pièces de grandes dimensions puisqu'ils consistent à infuser une résine liquide à travers l'épaisseur des préformes plutôt que dans leur plan. Ils assurent également une bonne imprégnation des préformes et les propriétés mécaniques des pièces fabriquées avec ces procédés sont bien souvent supérieures ou au moins égales à celles obtenues avec d'autres procédés. Toutefois, ces procédés sont encore mal maîtrisés puisque les propriétés géométriques (épaisseur de la préforme...) et mécaniques (fraction volumique de fibres...) des pièces obtenues sont difficilement prévisibles à l'heure actuelle.

La simulation numérique est un outil qui doit permettre d'avoir une meilleure compréhension et une meilleure maîtrise de ces procédés. Elle permettra de mieux contrôler les caractéristiques des pièces obtenues en fonction des paramètres du procédé (pression, température...) et des paramètres matériaux (viscosité, perméabilité...). De plus, elle apportera une aide précieuse pour mieux comprendre l'écoulement de la résine à l'intérieur du moule surtout lorsque la géométrie des pièces est complexe. Elle permettra d'optimiser les paramètres du procédé sans recourir à des campagnes d'essais-erreurs coûteuses.

1.5.2 Difficultés et motivations de ce travail de recherche

La première difficulté rencontrée dans la modélisation et la simulation de ces procédés est liée à l'écoulement de la résine dans les préformes qui sont elles-mêmes soumises à de grandes déformations [26]. A ce jour, seuls les travaux de P. Celle [25] traitent de ce sujet. Dans la littérature, nous n'avons pas trouvé d'autres études traitant de l'écoulement d'un fluide dans un milieu poreux subissant des grandes déformations. En effet, les principales études concernant les procédés de fabrication des matériaux composites sont surtout liées au procédé RTM (Resin Transfer Molding). Ces procédés sont similaires aux procédés par infusion de résine, sauf que dans ce cas les préformes sont placées entre un moule et un contre-moule. Par conséquent, elles ne se déforment pas au cours de l'élaboration de la pièce composite.

La seconde difficulté est liée au suivi du front de matière. En effet, pour qu'une simulation des procédés par infusion de résine soit complète, il faut qu'elle modélise précisément l'écoulement de la résine. Il est donc nécessaire de développer un modèle numérique pour simuler cette avancée du front de matière. Dans la littérature, il existe deux types d'approches pour connaître la position du front de matière au cours du temps : l'approche lagrangienne et l'approche eulérienne. Dans l'approche lagrangienne, le front de matière est représenté par des marqueurs qui correspondent généralement aux nœuds de la frontière du maillage. Ces marqueurs évoluent au cours du temps et se déplacent à la vitesse de la matière. En revanche, dans l'approche eulérienne, le maillage utilisé est fixe. Le front de matière passe à travers le maillage. Il est repéré par une fonction qui est calculée sur tout le domaine. Dans ce cas, l'évolution du front de matière est réalisé grâce à la résolution d'une équation de transport.

L'objectif de ce travail est de proposer un modèle numérique multi-physique pour simuler les procédés par infusion de résine. Ce modèle doit être capable de représenter l'écoulement d'une résine liquide dans des préformes subissant de grandes déformations.

1.6 Conclusion

Dans ce chapitre, nous avons rapidement présenté les matériaux composites structuraux et les procédés de fabrication qui leur sont associés. Ces procédés sont divisés en deux grandes catégories : les procédés par voie sèche et les procédés par voie humide.

Nous avons présenté en détail les procédés par infusion de résine. Nous avons pu constater que malgré le fait qu'ils offrent une bonne alternative aux procédés utilisant des pré-imprégnés, ils sont encore mal maîtrisés puisque l'épaisseur de la préforme et le taux volumique de fibres ne sont pas complètement contrôlés.

La simulation numérique est devenue un outil incontournable pour avoir une meilleure compréhension des procédés de fabrication des matériaux composites. Elle permettra dans le cadre de cette étude d'avoir une meilleure compréhension et une meilleure maîtrise des procédés par infusion de résine. Elle apportera également une aide précieuse pour comprendre l'écoulement d'une résine liquide dans une préforme compressible. De plus, elle permettra de diminuer les coûts de développements de nouvelles solutions composites en limitant les coûts liés à la partie expérimentale.

Afin de répondre à cette problématique, nous allons présenter dans le prochain chapitre une étude bibliographique sur la modélisation des procédés par infusion de résine.

2

Modélisation des procédés d'élaboration par infusion de résine

Sommaire

- 2.1 Introduction
- 2.2 Modélisation de la partie fluide
- 2.3 Modélisation de la partie solide
- 2.4 Modélisation thermo-physico-chimique
- 2.5 Conclusion

2.1 Introduction

Dans ce chapitre, nous allons présenter une étude bibliographique sur la modélisation des procédés d'élaboration par infusion de résine. La modélisation de ces procédés implique de traiter différents phénomènes physiques tels que l'écoulement de la résine, la déformation des préformes, les transferts de chaleur et la réticulation de la résine. Nous allons présenter ces phénomènes physiques et décrire comment ils sont couplés entre eux.

2.1.1 Echelle de la modélisation

Les matériaux composites sont des matériaux hétérogènes puisqu'il sont constitués d'un mélange d'au moins deux matériaux : la résine et les fibres. La première étape de la modélisation de ces matériaux consiste à choisir l'échelle de description des mécanismes physiques. Il existe plusieurs approches possibles : l'approche microscopique, l'approche mésoscopique et l'approche macroscopique. La figure 2.1 illustre ces différentes échelles dans le cas de l'écoulement d'une résine liquide à travers un renfort fibreux.

L'échelle microscopique

L'échelle microscopique correspond à l'échelle où l'on est capable de décrire l'écoulement de la résine entre les filaments des fibres. Elle est de l'ordre du micromètre. Dans cette approche, on se place à l'échelle d'un volume élémentaire représentatif (VER). On ne peut pas prendre en compte les paramètres du procédé (tels que la pression, la température...).

Cette approche permet d'effectuer une caractérisation précise du comportement des fibres et de la résine puisqu'elle consiste à étudier séparément leur comportement en utilisant des modèles locaux. En revanche, cette approche est délicate à mettre en œuvre dans le cas d'une application industrielle puisque la mise en données et

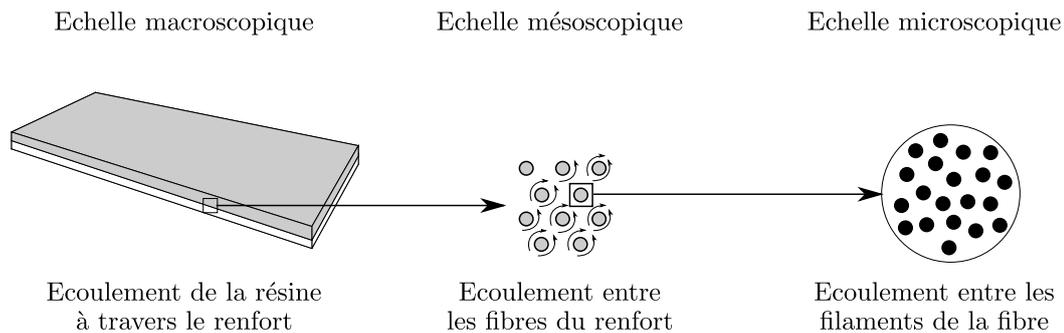


Figure 2.1: Les différentes échelles possibles pour la modélisation des procédés par infusion de résine.

les temps de calculs associés à de tels modèles sont très longs même si les nappes peuvent être modélisées comme la répétition d'un motif élémentaire et la résine comme un milieu homogène.

L'échelle mésoscopique

L'échelle mésoscopique correspond à l'échelle où l'on est capable de décrire l'écoulement de la résine entre les fibres du renfort. Cette échelle se situe entre l'échelle microscopique et l'échelle macroscopique. Elle est de l'ordre du millimètre.

L'échelle macroscopique

L'échelle macroscopique permet d'étudier globalement l'écoulement de la résine à travers le renfort. Elle est de l'ordre du centimètre. Dans cette approche, on ne cherche pas à connaître précisément le comportement intrinsèque des fibres et de la résine mais leur comportement « macroscopique » c'est-à-dire leur comportement homogène équivalent.

Cette approche est plus adaptée à l'étude de cas industriels puisque les comportements macroscopiques sont en général mieux connus que les comportements microscopiques. De plus, les temps de mise en données et de calculs associés à de tels modèles sont en général plus faibles que ceux associés à des modèles microscopiques.

Choix de l'échelle de la modélisation

Etant donné que l'on souhaite prendre en compte l'influence des paramètres du procédé (tels que la pression, la température...) nous avons choisi d'utiliser l'approche macroscopique pour modéliser l'infusion de résine à travers les renforts.

2.1.2 Modélisation multi-domaine

Dans la suite de ce manuscrit, nous nous limitons à l'étude du procédé LRI (Liquid Resin Infusion)^{1,2}. Ainsi, compte-tenu de la description de ces procédés

1. Pour le procédé RFI (Resin Film Infusion), la modélisation est du même type sauf qu'elle nécessite en plus de modéliser la phase de montée en température pour amener la résine à l'état liquide de façon à permettre l'infusion de la résine à travers les préformes.

2. Les développements numériques effectués dans le cadre de cette thèse vont au-delà du procédé LRI/RFI. Ils sont assez généraux pour simuler d'autres procédés de fabrication des matériaux

présentée au chapitre 1, nous pouvons adopter la modélisation représentée sur la figure 2.2.

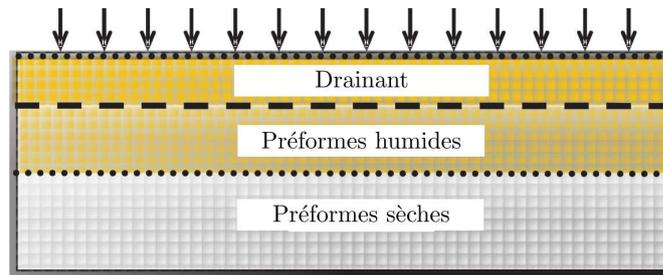


Figure 2.2: Modélisation adoptée pour les procédés par infusion de résine : découpage en trois zones (résine seule, préformes humides et préformes sèches).

Comme nous pouvons l'observer sur la figure 2.2, nous avons effectué un découpage en trois zones :

- une zone correspondant au drainant que l'on appellera par la suite « milieu purement fluide ».
- une zone correspondant aux préformes humides.
- une zone correspondant aux préformes sèches.

Au niveau de la modélisation, les préformes sont assimilées à un milieu poreux c'est-à-dire qu'un milieu constitué de fibres et d'espaces inter-fibres va être remplacé par un milieu constitué de grains et de pores. Cette représentation des préformes est largement utilisée dans la littérature liée aux matériaux composites [1], [2], [11].

2.1.3 Modélisation multi-physique

Les procédés par infusion de résine font intervenir plusieurs phénomènes physiques complexes. En effet, la modélisation des procédés par infusion de résine passe par la modélisation et le couplage de quatre type de phénomènes : la mécanique des fluides liée à l'écoulement de la résine, la mécanique des solides liée à la déformation des préformes, la thermique liée aux transferts de chaleur et la cinétique de réticulation. La figure 2.3 illustre les phénomènes physiques mis en jeu et les interactions entre ces phénomènes.

Le problème de mécanique des fluides correspond à l'écoulement de la résine dans le drainant et dans les préformes. Ce problème permet de prendre en compte tous les phénomènes de transport par convection. Il est donc fortement couplé avec la thermique et la cinétique de réticulation. Il est également couplé avec le problème de mécanique des solides puisqu'il influence la déformation des préformes via la pression de la résine à l'intérieur des pores. En retour, le problème de mécanique des solides va influencer l'écoulement de la résine dans les préformes en faisant varier la perméabilité de celles-ci.

Il est également important de modéliser les deux autres phénomènes physiques à savoir, la cinétique de réticulation de la résine et la thermique. En effet, la réticulation de la résine influence l'écoulement en jouant sur la viscosité. Elle influence également les transferts thermiques puisqu'elle libère de la chaleur au moment de la

composites (RTM...).

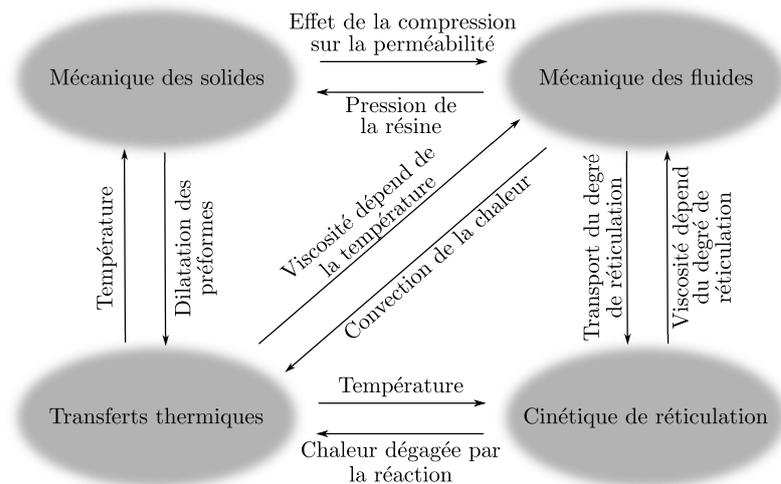


Figure 2.3: Interactions entre les phénomènes physiques mis en jeu au niveau de la modélisation des procédés par infusion de résine.

polymérisation de la résine. A l'inverse, les transferts thermiques influencent la cinétique de réticulation puisque la température détermine la réactivité de la réaction de polymérisation. La température influence également l'écoulement de la résine à travers la viscosité et la déformation des préformes par dilatation.

Dans le cadre de ce travail, nous allons nous concentrer sur le couplage entre la mécanique des fluides et la mécanique des solides dans le but de proposer une modélisation robuste qui pourra être complétée, dans un second temps, par la thermo-physico-chimie de la résine.

2.2 Modélisation de la partie fluide

La modélisation de la partie fluide consiste à étudier, d'une part, l'écoulement de la résine dans le drainant, et d'autre part, l'écoulement de la résine dans les préformes.

2.2.1 Comportement de la résine

On fait l'hypothèse que la résine correspond à un fluide newtonien incompressible :

$$\boldsymbol{\sigma} = 2\eta\dot{\boldsymbol{\epsilon}}(\boldsymbol{v}) - p\boldsymbol{I} \quad (2.1)$$

où $\boldsymbol{\sigma}$ est le tenseur des contraintes de Cauchy, η est la viscosité du fluide, $\dot{\boldsymbol{\epsilon}}(\boldsymbol{v})$ est le tenseur des taux de déformations qui est défini par $\dot{\boldsymbol{\epsilon}}(\boldsymbol{v}) = \frac{1}{2}(\boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{v} + \boldsymbol{\nabla}\boldsymbol{v}^T)$ où \boldsymbol{v} est la vitesse de la résine, p est la pression hydrostatique et \boldsymbol{I} est le tenseur identité.

2.2.2 Ecoulement de la résine dans le drainant

La modélisation de l'écoulement de la résine dans le drainant est réalisée à partir des lois de conservation qui régissent la mécanique à savoir la loi de conservation de la masse et la loi de conservation de la quantité de mouvement. Ces deux lois de conservation permettent d'obtenir les équations de Stokes.

Conservation de la masse

La loi de conservation de la masse s'énonce ainsi : la masse de tout système matériel suivi dans son mouvement reste constante. Elle s'exprime par l'équation suivante :

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \operatorname{div}(\rho \mathbf{v}) = 0 \quad (2.2)$$

où ρ est la masse volumique de la résine et \mathbf{v} la vitesse de la résine. Nous considérons que la résine est incompressible. Par conséquent, la masse volumique ρ est constante en temps et en espace. Cette hypothèse permet de simplifier l'équation (2.2) qui devient :

$$\operatorname{div} \mathbf{v} = 0 \quad (2.3)$$

Conservation de la quantité de mouvement

La loi de conservation de la quantité de mouvement s'énonce ainsi : la variation de la quantité de mouvement du système est égale à la somme des forces extérieures s'exerçant sur le système. Elle s'exprime par l'équation suivante :

$$\operatorname{div} \boldsymbol{\sigma} + \mathbf{f}_v = \rho \boldsymbol{\gamma} \quad (2.4)$$

où \mathbf{f}_v sont les forces volumiques et $\rho \boldsymbol{\gamma}$ représente les effets d'inertie.

Les équations de Stokes

On obtient les équations de Stokes à partir des équations de conservation de la masse (2.3) et de conservation de la quantité de mouvement (2.4). En effet, en remplaçant le tenseur des contraintes $\boldsymbol{\sigma}$ dans l'équation (2.4) par l'expression (2.1) et en négligeant les forces d'inertie³, on obtient les équations de Stokes pour un écoulement incompressible :

$$-\operatorname{div}(2\eta \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v})) + \nabla p = \mathbf{f}_v \quad (2.5)$$

$$\operatorname{div} \mathbf{v} = 0 \quad (2.6)$$

Afin de compléter le problème, il faut ajouter des conditions initiales et des conditions aux limites. Nous y reviendrons au chapitre 4.

2.2.3 Ecoulement de la résine dans les préformes

Nous rappelons que les préformes sont assimilées à un milieu poreux. Par conséquent, les relations utilisées pour décrire l'écoulement de la résine dans les préformes sont issues de la mécanique des milieux poreux. Ce sont classiquement les lois de Darcy et de Brinkman.

3. On peut négliger la contribution de ces forces devant les forces visqueuses.

Le nombre de Reynolds

Le nombre de Reynolds est le principal nombre sans dimension utilisé pour étudier les écoulements en milieux poreux. Il mesure l'importance des forces d'inertie par rapport aux forces visqueuses. Il s'écrit sous la forme suivante :

$$\mathcal{R}e = \frac{v d \rho}{\eta} \quad (2.7)$$

où d est le diamètre moyen des pores, v la vitesse de la résine et ρ la masse volumique de la résine. L'écoulement est considéré comme laminaire si le nombre de Reynolds est très inférieur à 1 ($\mathcal{R}e \ll 1$). Dans ce cas, les forces d'inertie peuvent être négligées par rapport aux forces visqueuses [64] [60].

Il est parfois difficile de connaître la valeur exacte du diamètre moyen des pores d . C'est pourquoi certains auteurs préfèrent prendre la racine carrée de la perméabilité, notée K ici [9]. Par exemple, on peut vérifier que l'écoulement est laminaire en prenant les valeurs suivantes : $v = 0,5$ m/s, $\eta = 0,1$ Pa.s, $K = 10^{-8}$ m², $\rho = 10^3$ Kg/m³ qui conduisent à un nombre de Reynolds de 0,5.

La loi de Darcy

La loi de Darcy [34] établit une relation de proportionnalité entre le débit volumique q par unité d'aire (m/s) et le gradient de pression $\frac{dp}{dx}$. Pour un écoulement unidirectionnel suivant l'axe x , la loi de Darcy s'écrit sous la forme suivante :

$$q = \frac{K}{\eta} \frac{dp}{dx} \quad (2.8)$$

où η est la viscosité (Pa.s) et K est la perméabilité (m²), c'est-à-dire la section moyenne des canaux dans lesquels la résine va devoir avancer lors de l'écoulement.

Cette loi est valable pour des nombres de Reynolds faibles ($\mathcal{R}e \ll 1$) c'est-à-dire tant que les forces visqueuses dominent les forces d'inertie et sous des conditions stationnaires. En effet, dans ce cas le gradient de pression est proportionnel à la vitesse d'écoulement de la résine. On peut généraliser la loi de Darcy sous la forme suivante [52] :

$$\mathbf{v} = -\frac{\mathbf{K}}{\eta} \cdot \nabla p \quad (2.9)$$

où \mathbf{v} est la vitesse superficielle ou moyenne (figure 2.4) de la résine, p est la pression et \mathbf{K} est le tenseur symétrique de perméabilité.

Pour calculer la vitesse réelle (figure 2.4), il faut faire intervenir la porosité, notée ψ ici. C'est une grandeur classique de la mécanique des milieux poreux. Elle correspond au rapport du volume de pores sur le volume total. La vitesse réelle \mathbf{v}_r est alors définie par :

$$\mathbf{v}_r = \frac{\mathbf{v}}{\psi} \quad (2.10)$$

La loi de Brinkman

La loi de Brinkman [18] est une généralisation de l'équation de Navier-Stokes appliquée aux milieux poreux. Rappelons que l'équation de Navier-Stokes s'écrit sous la forme suivante :

$$\rho \left(\frac{\partial \mathbf{v}}{\partial t} + \mathbf{v} \cdot \nabla \mathbf{v} \right) = \mathbf{f}_v - \nabla p + \eta \Delta \mathbf{v} \quad (2.11)$$

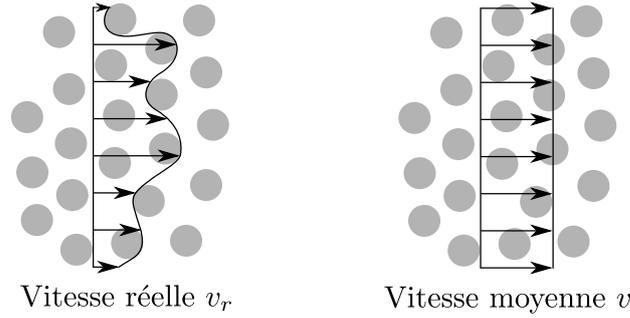


Figure 2.4: Vitesses moyenne et réelle de la résine.

Brinkman a proposé d'ajouter un terme à cette équation (terme A dans l'équation (2.12)) traduisant la diminution de la quantité de mouvement lors de l'infusion dans le milieu poreux. L'équation de Brinkman s'écrit sous la forme :

$$\rho \left(\frac{\partial \mathbf{v}}{\partial t} + \mathbf{v} \cdot \nabla \mathbf{v} \right) = \mathbf{f}_v - \underbrace{\frac{\eta}{\mathbf{K}} \cdot \mathbf{v}}_A - \nabla p + \eta \Delta \mathbf{v} \quad (2.12)$$

En négligeant les forces d'inertie⁴ et les forces volumiques, l'équation de Brinkman peut s'écrire sous la forme :

$$\frac{\eta}{\mathbf{K}} \cdot \mathbf{v} + \nabla p - \eta \Delta \mathbf{v} = \mathbf{0} \quad (2.13)$$

Cette équation est utilisée dans le cas où la porosité du milieu poreux est très grande (proche de 1) ce qui correspond à une perméabilité excessivement importante dans le cas des matériaux composites où la perméabilité varie le plus souvent de 10^{-5} à 10^{-13} m^2 .

La loi de Darcy et celle de Brinkman correspondent à une approche macroscopique de l'écoulement de la résine dans les préformes. Dans la suite de ce manuscrit, nous choisissons d'utiliser l'équation de Darcy pour modéliser l'écoulement de la résine dans les renforts fibreux car dans le cas des procédés par infusion de résine, la perméabilité est très faible ($K < 10^{-8} \text{ m}^2$).

Caractérisation de la perméabilité des préformes

La perméabilité est un paramètre essentiel pour étudier l'écoulement d'une résine liquide au sein d'une préforme fibreuse assimilée à un milieu poreux. La perméabilité dépend du type de renforts utilisés, de l'arrangement aux différentes échelles, du fluide utilisé, des vitesses rencontrées [38]. Un problème se pose alors : comment déterminer la perméabilité des préformes au vu de toutes ces spécificités ? Généralement, deux méthodes sont utilisées pour déterminer la perméabilité des préformes. La première consiste à utiliser des méthodes empiriques. La seconde méthode consiste à effectuer des mesures expérimentales.

La méthode empirique la plus souvent utilisée dans la littérature se traduit par l'équation de Carman-Kozeny [71], [39]. Cette équation s'exprime sous la forme

4. On peut négliger la contribution de ces forces devant les forces visqueuses.

suivante :

$$K = \frac{d_f^2}{16h_k} \frac{(1 - \mathcal{V}_f)^3}{\mathcal{V}_f^2} \quad (2.14)$$

où K est la perméabilité, d_f est le diamètre moyen des fibres, h_k est la constante de Kozeny et \mathcal{V}_f est la fraction volumique de fibres. Cette équation établit une relation entre la perméabilité et la fraction volumique de fibres. Cette équation peut se généraliser au cas tridimensionnel sous la forme suivante :

$$\mathbf{K} = \frac{d_f^2 \mathbf{h}_k^{-1}}{16} \frac{(1 - \mathcal{V}_f)^3}{\mathcal{V}_f^2} \quad (2.15)$$

où \mathbf{K} est le tenseur de perméabilité et \mathbf{h}_k le tenseur de Kozeny.

Une autre possibilité pour déterminer la perméabilité consiste à effectuer des mesures expérimentales [41], [38], [22]. C'est la méthode la plus précise mais elle se limite au type de renforts étudiés. Dans la suite de cette étude, nous avons choisi d'utiliser la loi de Carman-Kozeny pour déterminer la perméabilité des préformes mais une étude plus spécifique pourra facilement être réalisée en changeant de modèle.

2.3 Modélisation de la partie solide

La modélisation de la partie solide consiste à étudier le comportement des préformes sèches et des préformes humides. Cette distinction entre les préformes sèches et les préformes humides est réalisée au niveau de la loi de comportement. En effet, le comportement des préformes humides va être différent de celui des préformes sèches puisqu'il va prendre en compte la présence de la résine à l'intérieur des pores.

2.3.1 Comportement des préformes sèches

Dans la littérature, nous trouvons de nombreuses relations reliant la contrainte à la fraction volumique de fibres. Nous pouvons citer à titre d'exemple le modèle de Gutowski [49] :

$$\sigma = A_s \frac{\sqrt{\frac{\mathcal{V}_f}{\mathcal{V}_0}} - 1}{\left(\sqrt{\frac{\mathcal{V}_a}{\mathcal{V}_f}} - 1\right)^4} \quad (2.16)$$

où \mathcal{V}_a est la fraction volumique de fibres maximale, \mathcal{V}_f est la fraction volumique de fibres, \mathcal{V}_0 est la fraction volumique de fibres quand il n'y a pas de contraintes appliquées ($\mathcal{V}_f = \mathcal{V}_0$ lorsque $\sigma = 0$) et A_s est une constante.

Nous pouvons également citer des lois de puissance [81] qui s'écrivent sous la forme :

$$\sigma = a\mathcal{V}_f^b \quad (2.17)$$

où les constantes a et b sont déterminées à partir de courbes expérimentales.

Dans la suite de ce manuscrit, nous avons choisi d'utiliser un comportement élastique non-linéaire pour décrire le comportement des préformes sèches. Ce comportement a été déterminé par des mesures expérimentales faites au laboratoire dans le cadre de la thèse de P. Celle [25].

2.3.2 Comportement des préformes humides

La prise en compte de l'influence de la résine au niveau de la loi de comportement est réalisée grâce au modèle de Terzaghi [80], [61]. Ce modèle considère que la contrainte dans les préformes est égale à la somme de la contrainte en l'absence de résine et de la contrainte due à la résine qui dans le cadre de l'utilisation de la loi de Darcy se réduit simplement à la pression hydrostatique. La contrainte due à la présence de la résine correspond à la pression hydrostatique. Par conséquent, le modèle de Terzaghi s'exprime sous la forme :

$$\boldsymbol{\sigma} = \boldsymbol{\sigma}_{ef} - s p \mathbf{I} \quad (2.18)$$

où $\boldsymbol{\sigma}$ désigne les contraintes dans les préformes, $\boldsymbol{\sigma}_{ef}$ désigne les contraintes effectives (c'est-à-dire les contraintes en l'absence de résine), s est la saturation (c'est-à-dire le rapport du volume de résine sur le volume de pores), p est la pression hydrostatique et \mathbf{I} est le tenseur identité. Par la suite, on prendra $s = 1$ comme valeur pour la saturation. Ce paramètre est très difficile à estimer. Il nécessite d'effectuer une étude à part entière.

Biot [13] a généralisé le modèle de Terzaghi en apportant un paramètre correcteur β dans la loi de comportement. Le terme $s p \mathbf{I}$ dans l'équation (2.18) est remplacé par le terme $s \beta p \mathbf{I}$. Ce terme nécessite également une caractérisation complémentaire.

Dans la suite de ce manuscrit, nous avons choisi d'utiliser la relation de Terzaghi pour décrire le comportement des préformes humides et ainsi prendre en compte la présence de la résine à l'intérieur des pores.

2.4 Modélisation thermo-physico-chimique

2.4.1 Equation de la chaleur

Au niveau de la modélisation, il est important de prendre en compte les phénomènes thermiques. La chaleur est transférée par conduction entre la résine et les fibres et par convection lors de l'écoulement de la résine. La chaleur est également produite par l'exothermie de la réaction de polymérisation et par dissipation visqueuse. Dans la suite de cette étude, la dissipation visqueuse sera négligée.

Les modèles mathématiques pour le transfert de chaleur peuvent prendre plusieurs formes. On distingue deux types de modèles : le modèle à deux phases et le modèle d'équilibre local [2].

Le modèle à deux phases

Le modèle à deux phases⁵ consiste à faire l'hypothèse qu'il n'y a pas d'équilibre thermique à l'interface entre les fibres et la résine. Ainsi, deux équations de chaleur sont utilisées, une pour la résine et une autre pour les fibres. Ces équations sont reliées entre elles par le coefficient de transfert thermique entre la résine et les fibres (noté h_{rf}).

L'équation de la chaleur pour la résine s'écrit sous la forme suivante :

$$\rho_r C_{pr} \frac{\partial T_r}{\partial t} + \rho_r C_{pr} (\mathbf{v} \cdot \nabla T_r) = \text{div}(\lambda_r \nabla T_r) + h_{rf}(T_f - T_r) + s \quad (2.19)$$

5. Cette approche correspond à une description à l'échelle micro/mésoscopique.

De la même façon, l'équation de la chaleur appliquée aux fibres (supposées immobiles) s'écrit sous la forme :

$$\rho_f C_{pf} \frac{\partial T_f}{\partial t} = \text{div}(\lambda_f \nabla T_f) - h_{rf}(T_f - T_r) \quad (2.20)$$

où ρ est la densité, C_p est la capacité calorifique massique, T est la température, λ est la conductivité thermique, h_{rf} est le coefficient de transfert thermique entre la résine et les fibres et s est un terme source créé par la réaction de réticulation. Les indices r et f désignent respectivement la résine et les fibres.

La principale difficulté d'utilisation de ce modèle est la détermination du coefficient de transfert thermique entre la résine et les fibres. Ce coefficient est généralement déterminé de façon expérimentale.

Le modèle d'équilibre local

Le modèle d'équilibre local⁶ considère qu'il y a équilibre thermique entre la résine et les fibres. Par conséquent, la température de la résine est égale à la température des fibres. Les équations (2.19) et (2.20) fournissent alors une seule équation qui s'écrit sous la forme :

$$\left(\psi \rho_r C_{pr} + (1 - \psi) \rho_f C_{pf} \right) \frac{\partial T}{\partial t} + \psi \rho_r C_{pr} (\mathbf{v} \cdot \nabla T) = \text{div}(\lambda \nabla T) + \psi s \quad (2.21)$$

où λ est la conductivité effective du composite définie par :

$$\lambda = \psi \lambda_r + (1 - \psi) \lambda_f \quad (2.22)$$

Des conditions aux limites sur toute la frontière du domaine et une condition initiale en température doivent être ajoutées pour compléter le problème.

Dans les équations (2.19) et (2.21), le terme source s correspond à la génération de chaleur liée à la réaction de polymérisation de la résine. Il peut s'exprimer sous la forme suivante :

$$s = \Delta H \frac{D\alpha}{Dt} \quad (2.23)$$

où ΔH est la chaleur libérée par la réaction de réticulation et $\frac{D\alpha}{Dt}$ est le taux de réticulation.

2.4.2 Cinétique de réticulation

L'équation permettant de déterminer l'évolution du degré de réticulation est une équation de transport. Elle exprime le transport de masse de résine réticulée au cours de l'infusion :

$$\frac{D\alpha}{Dt} = \frac{\partial \alpha}{\partial t} + \mathbf{v} \cdot \nabla \alpha = f(\alpha) \quad (2.24)$$

où α est le degré de réticulation. $f(\alpha)$ est une fonction qui dépend du modèle utilisé (modèle de Kamal-Sourour, modèle de Lee...)

Dans la littérature, il existe plusieurs modèles pour représenter le taux de réticulation de la résine en fonction de la température T et du degré de réticulation α .

6. Cette approche correspond à une description à l'échelle macroscopique.

Nous pouvons citer par exemple le modèle de Kamal-Sourour qui correspond à des lois de puissance couplées avec des lois d'Arrhenius [57], [55], [43] :

$$\frac{D\alpha}{Dt} = (k_1 + k_2 \alpha^m) (1 - \alpha)^n \quad (2.25)$$

$$k_i = A_i \exp\left(-\frac{E_i}{RT}\right)$$

où T est la température, R est la constante universelle des gaz parfaits. m et n sont des constantes décrivant l'ordre de la réaction, A_1 et A_2 sont des constantes pré-exponentielles (appelé aussi facteurs de fréquence), E_1 et E_2 sont les énergies d'activation de la réaction. m, n, A_1, A_2, E_1, E_2 sont des constantes qui devront être déterminées expérimentalement.

On peut citer également le modèle de Lee [63], [14] :

$$\frac{D\alpha}{Dt} = \begin{cases} (A_1 \exp(-\frac{E_1}{RT}) + A_2 \exp(-\frac{E_2}{RT}) \alpha) (1 - \alpha) (0,47 - \alpha) & \alpha \leq 0,3 \\ (A_3 \exp(-\frac{E_3}{RT})) (1 - \alpha) & \alpha > 0,3 \end{cases} \quad (2.26)$$

où les A_i sont des constantes pré-exponentielles et les E_i des énergies d'activation.

2.4.3 Evolution de la viscosité

La viscosité est fonction de la température et du degré de réticulation. Il existe de nombreux modèles empiriques pour prendre en compte la dépendance de la viscosité à la température et au degré de réticulation. Certains d'entre eux n'expriment qu'une dépendance par rapport à la température comme par exemple l'équation d'Arrhenius dans laquelle la viscosité évolue de façon exponentielle avec l'inverse de la température. Cette équation s'exprime sous la forme suivante :

$$\eta(T) = \eta_0 \exp\left(\frac{E_\eta}{RT}\right) \quad (2.27)$$

où η est la viscosité, E_η est l'énergie d'activation, R est la constante universelle des gaz parfaits, T est la température et η_0 est une constante.

D'autres modèles empiriques prennent en compte la dépendance de la viscosité par rapport au degré de réticulation et à la température [71].

$$\eta(T, \alpha) = \eta_0 \exp\left(\frac{E_\eta}{RT} + \kappa \cdot \alpha\right) \quad (2.28)$$

où η_0 , E_η et κ sont des constantes du modèle.

2.5 Conclusion

Dans ce chapitre, nous avons présenté une étude bibliographique concernant la modélisation des procédés par infusion de résine. Nous avons montré que cette modélisation fait intervenir des phénomènes physiques complexes. Ces phénomènes physiques peuvent être regroupés en deux grands types de problèmes :

- Un problème thermo-physico-chimique qui correspond à la résolution couplée de l'équation de la chaleur et d'une équation de transport décrivant l'évolution du degré de réticulation.

- Un problème mécanique qui correspond à l'écoulement de la résine dans des préformes subissant de grandes déformations.

Dans la suite, nous allons nous concentrer sur le problème mécanique. Pour modéliser l'écoulement de la résine dans le drainant et dans la préforme, nous avons choisi d'utiliser les équations de Stokes et de Darcy. Pour traiter la déformation des préformes, due soit à la pression mécanique appliquée soit à la pression de la résine, nous avons choisi d'utiliser une formulation issue de la mécanique des solides en grandes transformations. Cette formulation utilise le modèle de Terzaghi pour représenter le comportement des préformes. Enfin, nous avons choisi d'utiliser la relation de Carman-Kozeny pour modéliser la perméabilité des préformes en fonction de la porosité qui évolue dans notre cas.

Dans le prochain chapitre, nous allons présenter une méthode numérique pour suivre l'évolution du front de matière.

3

Evolution du front de résine

Sommaire

- 3.1 Introduction
- 3.2 Suivi ou capture du front de résine
- 3.3 La méthode Level-set
- 3.4 Validation de l'implémentation de la méthode Level-set
- 3.5 Conclusion

3.1 Introduction

Nous avons vu précédemment que pour atteindre les objectifs de cette thèse, *i.e.* simuler les procédés par infusion de résine, nous devons mettre en œuvre une méthode numérique qui permette de suivre l'évolution du front de matière. Ce chapitre présente les méthodes numériques les plus couramment utilisées pour décrire le mouvement des interfaces.

Au préalable, rappelons que le terme d'interface est utilisé dans divers domaines de la physique pour désigner une frontière qui sépare deux milieux physiques. Ces milieux peuvent être deux fluides, deux solides ou un fluide et un solide.

3.2 Suivi ou capture du front de résine

Dans cette section, nous allons présenter les différentes méthodes numériques qui permettent de représenter les interfaces. Ces méthodes sont basées soit sur une description lagrangienne, soit sur une description eulérienne.

3.2.1 Les méthodes de suivi d'interfaces

Les méthodes qui sont basées sur une description lagrangienne sont appelées méthodes de suivi d'interface (« front tracking » en anglais). Elles reposent sur l'utilisation de marqueurs qui servent à localiser l'interface. Les méthodes les plus répandues sont la méthode « Volume tracking » la méthode « Surface tracking » et la méthode Lagrangienne. Nous allons les présenter brièvement.

La méthode « Volume tracking »

Un exemple d'utilisation de la méthode « volume tracking » est la méthode marker-and-cell (MAC). Cette méthode a été développée par Harlow et Welch [51] en 1965. Elle a été utilisée pour simuler des écoulements à surface libre.

Cette méthode consiste à répartir uniformément des marqueurs dans le fluide dont on veut suivre le mouvement. Ces marqueurs se déplacent à travers une grille fixe sur laquelle la vitesse et la pression sont calculées de manière eulérienne (figure 3.1). Les marqueurs sont transportés grâce à la résolution d'une équation différentielle ordinaire :

$$\frac{d\mathbf{x}_n}{dt} = \mathbf{v}_n(\mathbf{x}_n, t) \quad (3.1)$$

où \mathbf{x}_n est le vecteur position du marqueur n , et \mathbf{v}_n , la vitesse en ce même point (vitesse interpolée à partir du maillage fixe). Cette équation différentielle peut être résolue en utilisant un schéma d'Euler explicite :

$$\mathbf{x}_n^{t+\Delta t} = \mathbf{x}_n^t + \Delta t \mathbf{v}_n(\mathbf{x}_n, t) \quad (3.2)$$

où Δt est le pas de temps.

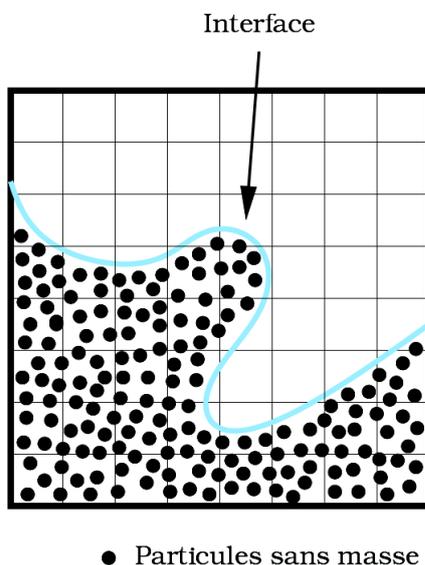


Figure 3.1: Méthode des marqueurs de volume [31].

On peut remarquer qu'avec cette méthode, la position de l'interface n'est pas stockée mais simplement reconstruite grâce aux marqueurs lorsque cela est nécessaire. On peut noter également que lors de la simulation, les marqueurs peuvent se concentrer dans certaines régions aux dépens des autres, ce qui peut entraîner une perte d'informations. C'est le principal inconvénient de la méthode. Il est alors nécessaire d'utiliser des algorithmes pour redistribuer les marqueurs de façon uniforme dans le fluide. Ces algorithmes doivent être appliqués régulièrement au cours de la simulation pour obtenir une bonne précision.

La méthode « Surface tracking »

Daly [33] a proposé de répartir les marqueurs uniquement sur l'interface. Pour connaître l'évolution de l'interface, il suffit de déplacer chaque marqueur sous l'action d'un champ de vitesse issu du problème physique. L'interface est ensuite obtenue en interpolant l'ensemble des marqueurs par des courbes en 2D ou des surfaces en 3D. La figure 3.2 illustre le principe de cette méthode.

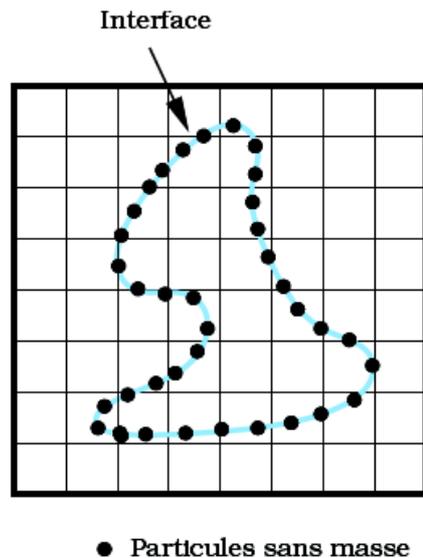


Figure 3.2: Méthode des marqueurs de front [31].

Bien que cette méthode permette de déterminer la position de l'interface de façon quasi instantanée et avec une bonne précision, elle présente de nombreux inconvénients. En effet, il faut constamment sauvegarder en mémoire les coordonnées des marqueurs et leur ordonnancement pour pouvoir connaître la position de l'interface. De plus, il faut effectuer régulièrement des opérations pour redistribuer les marqueurs afin d'assurer une bonne répartition des marqueurs sur l'interface.

Les changements topologiques (fusion ou séparation d'interfaces) sont également difficiles à gérer. La figure 3.3 montre la fusion de deux interfaces. Lors de la fusion, des marqueurs se retrouvent à l'intérieur de la nouvelle interface. Une opération est alors nécessaire pour supprimer ces marqueurs. Malheureusement, il est difficile de savoir à quel moment doit avoir lieu cette opération. Le seul moyen consiste à imposer un critère pour définir l'instant à partir duquel les marqueurs pourront être supprimés. Il est évident que tous ces inconvénients sont amplifiés pour des applications 3D.

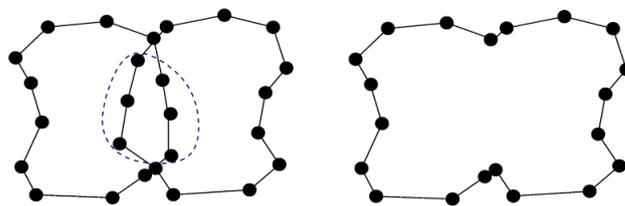


Figure 3.3: Fusion de deux interfaces [83].

La méthode Lagrangienne

La méthode Lagrangienne consiste à utiliser les nœuds du maillage comme marqueurs. L'interface est donc décrite par une surface du maillage en 3D. La nouvelle position des nœuds est déterminée grâce à la résolution de l'équation différentielle

ordinaire (3.1). Il est utile de préciser que si les nœuds en volume se déplacent à la même vitesse que les nœuds sur l'interface, on parle de formulation lagrangienne pure.

Etant donné que la méthode Lagrangienne permet de représenter explicitement l'interface comme étant un ensemble de segments en 2D ou un ensemble de faces en 3D, elle permet de calculer directement les intégrales définies sur cette interface en utilisant une formule de quadrature (méthode de Gauss,...).

Par contre, la méthode Lagrangienne a parfois besoin d'effectuer une opération de remaillage puisque les éléments peuvent être fortement déformés lors du mouvement de l'interface. Cette opération de remaillage permet d'améliorer la qualité des éléments. Elle peut être longue et coûteuse. Elle peut également être à l'origine d'une perte d'informations lors du transfert des champs d'un maillage sur l'autre. Cette difficulté technique explique en partie que la méthode Lagrangienne soit peu utilisée pour des écoulements complexes impliquant de grandes déformations comme c'est le cas en mécanique des fluides.

De plus, la prise en compte des changements topologiques (fusion ou séparation d'interfaces) n'est pas triviale et nécessite d'effectuer un travail important en matière de remaillage et d'adaptation de maillage.

3.2.2 Les méthodes de capture d'interfaces

Les méthodes qui sont basées sur une description eulérienne sont appelées méthodes de capture d'interface (« front capturing » en anglais). Elles reposent sur l'utilisation d'une fonction ϕ pour représenter l'interface. Cette fonction est transportée par un champ de vitesse issu du problème physique grâce à une équation de transport :

$$\frac{\partial \phi}{\partial t} + \mathbf{v} \cdot \nabla \phi = 0 \quad (3.3)$$

Contrairement aux méthodes basées sur une description lagrangienne, les méthodes de capture d'interface permettent de prendre en compte de façon naturelle les changements topologiques (fusion ou séparation d'interfaces). Par contre, avec ce type de méthode, il n'est pas possible de calculer directement les intégrales définies sur l'interface $\{\phi = 0\}$:

$$\int_{\{\phi=0\}} f(x) dx \quad (3.4)$$

puisque l'interface n'est pas décrite de façon explicite par un ensemble de segments en 2D ou par un ensemble de faces en 3D. Toutefois, pour surmonter cette difficulté, il est possible d'utiliser une fonction qui tend vers une distribution de Dirac pour transformer l'intégrale de surface en intégrale de volume. Nous aurons l'occasion d'en reparler au chapitre 4. Une autre possibilité, pour surmonter cette difficulté, consiste à reconstruire l'interface.

Les méthodes les plus répandues sont la méthode Volume Of Fluid (VOF) et la méthode Level-set. Celles-ci diffèrent principalement par le choix de la fonction utilisée pour représenter l'interface.

La méthode « Volume of fluid »

La méthode VOF (Volume Of Fluid) a été introduite par Hirt et Nichols [53] en 1981. Sa philosophie est basée sur une représentation implicite de l'interface. Le

domaine de calcul Ω est discrétisé à l'aide d'un maillage. La fonction ϕ est choisie discontinue sur Ω et constante sur chaque élément du maillage. Sur un élément, sa valeur est comprise entre 0 et 1. Cette valeur représente la fraction volumique de fluide contenue dans cet élément.

A partir des fractions volumiques, la position de l'interface peut être déterminée en effectuant une étape de reconstruction [83], [31]. C'est principalement cette étape de reconstruction qui distingue les différentes variantes de la méthode. Par exemple, la méthode VOF-SLIC (« Simple Line Interface Calculation ») décrite par Noh et Woodward [69], permet de représenter l'interface par des segments parallèles au maillage. Alors que la méthode VOF-PLIC (« Piecewise Linear Interface Calculation ») décrite par DeBar [35], permet de représenter l'interface par des segments qui ne sont pas forcément parallèles au maillage. Leur direction est calculée grâce au gradient de ϕ . La figure 3.4 illustre le principe de ces méthodes.

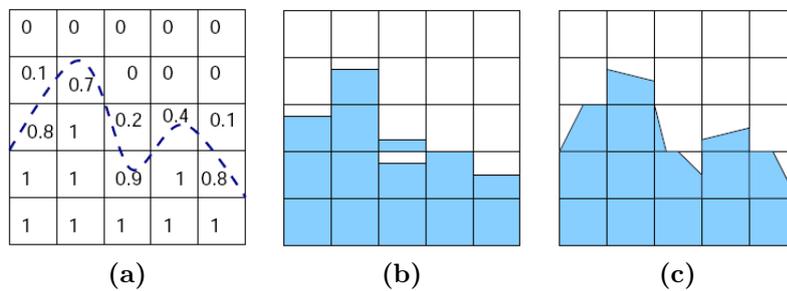


Figure 3.4: Méthode VOF (Volume of fluid) : (a) Principe de la méthode VOF, (b) VOF-SLIC, (c) VOF-PLIC [83].

La méthode VOF présente de nombreux avantages. En effet, elle est très « facile » à initialiser puisqu'il suffit de regarder l'endroit où l'on est et d'affecter la valeur 0 ou 1. De même, la prise en compte des conditions aux bords est aisée puisqu'il suffit seulement de savoir quelle phase entre par le bord. De plus, elle présente l'avantage de conserver le volume des fluides transportés [83].

Le principal inconvénient de cette méthode est la diffusion numérique de l'interface, à savoir que sur une large zone, les valeurs de ϕ sont comprises entre 0 et 1. Ainsi, l'interface n'est pas localisée de façon très précise.

De plus, l'équation de transport (3.3) fait intervenir le gradient de ϕ qui n'est pas défini au sens fort puisque la fonction ϕ est discontinue. Pour résoudre l'équation de transport il faut utiliser une méthode de Galerkin discontinu. Les calculs de la normale et de la courbure à l'interface ne sont pas évidents avec la méthode VOF car ils font également intervenir le gradient de ϕ .

La méthode « Level-set »

La méthode Level-set a été développée par S. Osher et J. Sethian [70], [78] en 1988. Elle a été appliquée à différents problèmes comme par exemple le déferlement d'une vague sur une plage en mécanique des fluides, la croissance des cristaux en mécanique des solides, la détection de contours en imagerie....

La méthode consiste à caractériser l'interface Γ comme étant la ligne de niveau zéro d'une fonction régulière $\phi(\mathbf{x}, t)$.

$$\Gamma(t) = \{\mathbf{x}, \phi(\mathbf{x}, t) = 0\} \quad (3.5)$$

La fonction scalaire ϕ correspond à la distance signée à l'interface, *i.e.* elle est positive d'un côté de l'interface et négative de l'autre côté, et possède des propriétés de régularité qui assurent une représentation et une « manipulation » aisée de l'interface.

La méthode Level-set présente de nombreux avantages. Elle permet de prendre en compte naturellement les changements topologiques comme la fusion ou la séparation de deux interfaces. Elle permet également d'obtenir facilement des informations géométriques sur l'interface comme la normale et la courbure. En revanche, elle a le gros inconvénient de ne pas assurer une très bonne conservation du volume des différents fluides transportés. D'ailleurs, certains auteurs n'hésitent pas à coupler la méthode Level-set avec d'autres méthodes qui conservent mieux le volume comme par exemple la méthode VOF. Cependant, la simplicité de la méthode Level-set est perdue avec ces méthodes.

3.2.3 Choix de la méthode

Comme nous avons pu le constater, les méthodes lagrangiennes sont peu utilisées en mécanique des fluides où l'on a affaire à de grandes déformations. C'est pourquoi nous avons choisi d'utiliser une méthode eulérienne. Notre choix s'est porté sur la méthode Level-set pour les nombreux avantages qu'elle procure (gestion naturelle des changements topologiques, accès aux propriétés géométriques de l'interface, extension en 3D...).

Dans la suite de ce chapitre, nous allons présenter en détail la méthode Level-set que nous allons utiliser pour simuler l'avancée du front de matière dans les procédés d'élaboration par infusion de résine.

3.3 La méthode Level-set

3.3.1 Principe de la méthode Level-set

Considérons un domaine de calcul $\Omega \subset \mathbb{R}^d$ qui est divisé en n sous-domaines Ω_i tels que : $\Omega = \cup_{i=1}^n \Omega_i(t)$. Les sous-domaines Ω_i représentent les différentes phases du problème physique. Elles peuvent être liquides, solides ou gazeuses et sont amenées à évoluer au cours du temps. Les interfaces qui séparent les différentes phases entre elles, sont amenées, elles aussi, à évoluer au cours du temps. Pour repérer ces interfaces, la méthode Level-set utilise une fonction $\phi_i(x, t)$ associée à chaque sous-domaines Ω_i . Cette fonction correspond à la distance signée à l'interface. Elle est positive si le point x se trouve à l'intérieur de Ω_i , négative si le point x se trouve à l'extérieur de Ω_i et nulle si le point x se trouve sur l'interface. La figure 3.5 montre un exemple de fonction distance signée.

La fonction distance signée est définie comme suit :

$$\phi_i(x, t = 0) = \begin{cases} \min_{p \in \Gamma_i} \|x - p\| & \text{si } x \in \Omega_i \\ -\min_{p \in \Gamma_i} \|x - p\| & \text{si } x \notin \Omega_i \end{cases} \quad (3.6)$$

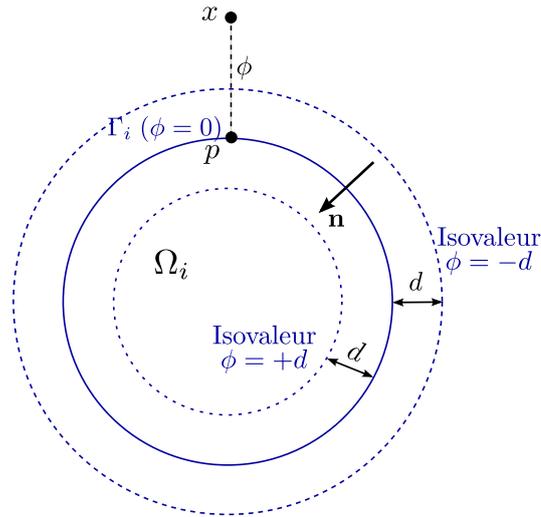


Figure 3.5: Fonction distance signée.

Expression des grandeurs géométriques

La méthode Level-set permet d'obtenir des informations géométriques sur l'interface. En effet, elle permet de calculer la normale et la courbure grâce à la fonction ϕ . La normale \mathbf{n} se calcule en utilisant la formule suivante :

$$\mathbf{n} = \frac{\nabla \phi}{\|\nabla \phi\|} \quad (3.7)$$

et la courbure moyenne κ en utilisant la formule :

$$\kappa = \text{div } \mathbf{n} \quad (3.8)$$

3.3.2 Transport de la fonction Level-set

Formulation forte

La fonction ϕ est transportée grâce à la résolution d'une équation de transport :

$$\frac{\partial \phi}{\partial t} + \mathbf{v} \cdot \nabla \phi = 0 \quad (3.9)$$

où \mathbf{v} est la vitesse issue du problème physique à modéliser.

Pour que le problème soit bien posé, il est nécessaire d'y adjoindre une condition initiale $\phi(x, t = 0) = \phi_0(x)$ et une condition aux limites $\phi(x, t) = g(x, t)$ sur le bord entrant de $\partial\Omega$.

Le système à résoudre est donc le suivant :

$$\begin{cases} \frac{\partial \phi}{\partial t} + \mathbf{v} \cdot \nabla \phi = 0 & \forall (x, t) \in \Omega \times (0, T) \\ \phi(x, t = 0) = \phi_0(x) & \forall x \in \Omega \\ \phi(x, t) = g(x, t) & \forall x \in \partial\Omega^-, \forall t \in (0, T) \end{cases} \quad (3.10)$$

où $\partial\Omega^- = \{x \in \partial\Omega | \mathbf{v} \cdot \mathbf{n} < 0\}$ est le bord entrant de $\partial\Omega$, c'est-à-dire la partie de la frontière par où entre la matière.

On voit déjà apparaître une des difficultés inhérentes à la méthode Level-set, à savoir la construction de la fonction ϕ à l'instant initial. En effet, la construction de la fonction ϕ_0 pour chaque nœud du maillage peut ne pas être une chose aisée. Nous aurons l'occasion d'illustrer ce propos lorsque nous présenterons un exemple d'application complexe d'infusion de résine au chapitre 6. Pour l'instant, nous nous contenterons de présenter des cas simples d'initialisation de fonctions distances signées.

Une autre difficulté est liée au choix de la fonction g à imposer sur le bord entrant de $\partial\Omega$. En effet, la fonction g correspond à la distance d'un nœud du bord entrant $\partial\Omega^-$ à l'interface. Or, la position de l'interface est inconnue à l'instant t . Une solution consiste à imposer la valeur de ϕ à l'instant précédent :

$$\phi(x, t) = \phi(x, t - \Delta t)$$

C'est la solution que nous avons retenue pour imposer cette condition aux bords.

Formulation faible

Les espaces fonctionnels suivants sont nécessaires pour établir la formulation faible de l'équation (3.10).

$$\begin{aligned}\mathcal{V}^g &= \{q \in H^1(\Omega) \mid q = g \text{ sur } \partial\Omega^-\} \\ \mathcal{V}^0 &= \{q \in H^1(\Omega) \mid q = 0 \text{ sur } \partial\Omega^-\}\end{aligned}$$

où $L^2(\Omega)$ est l'espace de Lebesgue des fonctions de carrés intégrables sur Ω et $H^1(\Omega)$ est l'espace de Sobolev inclus dans $L^2(\Omega)$:

$$\begin{aligned}L^2(\Omega) &= \left\{q, \int_{\Omega} q^2 d\Omega < \infty\right\} \\ H^1(\Omega) &= \{q \in L^2(\Omega) \mid \nabla q \in L^2(\Omega)\}\end{aligned}$$

Nous avons vu précédemment qu'une fonction level-set ϕ est transportée grâce à la résolution d'une équation de transport (3.9). En ajoutant à cette équation une condition initiale et une condition sur le bord entrant de $\partial\Omega$, on a obtenu la formulation forte de l'équation de transport (équation (3.10)). On se propose maintenant de définir la formulation faible qui est nécessaire lors d'une approximation par éléments finis. Pour effectuer cela, commençons par écrire la formulation faible classique (Galerkin standard). Multiplions l'équation (3.9) par une fonction test ϕ^* et intégrons sur Ω . On obtient la formulation faible de l'équation de transport qui consiste à trouver $\phi \in \mathcal{V}^g$ tel que :

$$\int_{\Omega} \frac{\partial\phi}{\partial t} \phi^* dv + \int_{\Omega} \mathbf{v} \cdot \nabla\phi \phi^* dv = 0, \quad \forall \phi^* \in \mathcal{V}^0 \quad (3.11)$$

Formulation faible discrète

Afin de résoudre numériquement ce problème, une approximation par éléments finis a été choisie. Cette approximation consiste en une discrétisation du domaine de calcul et en une approximation ϕ_h de la fonction inconnue ϕ . Cette approximation est réalisée en introduisant les espaces de dimensions finis \mathcal{V}_h^g et \mathcal{V}_h^0 . Ces espaces sont construits de façon à approcher les espaces \mathcal{V}^g et \mathcal{V}^0 . Le domaine de calcul Ω est

discrétisé avec un maillage non structuré $\mathcal{T}_h(\Omega_h)$. Les éléments K de $\mathcal{T}_h(\Omega_h)$ sont des triangles en 2D et des tétraèdres en 3D tels que :

$$\bar{\Omega}_h = \bigcup_{K \in \mathcal{T}_h(\Omega_h)} K \quad (3.12)$$

La formulation faible discrète s'écrit alors : trouver $\phi_h \in \mathcal{V}_h^g$ tel que :

$$\int_{\Omega_h} \frac{\partial \phi_h}{\partial t} \phi_h^* dv + \int_{\Omega_h} \mathbf{v} \cdot \nabla \phi_h \phi_h^* dv = 0, \quad \forall \phi_h^* \in \mathcal{V}_h^0 \quad (3.13)$$

Discrétisation en temps

La discrétisation en temps consiste à décomposer l'intervalle de temps $[0, T]$ en N intervalles : $[0, T] = \bigcup_N [t_{n-1}, t_n]$ et à discrétiser l'opérateur de dérivation en temps en utilisant un schéma d'Euler implicite :

$$\frac{\partial \phi(t_n)}{\partial t} = \frac{\phi(t_n) - \phi(t_{n-1})}{\Delta t} \quad (3.14)$$

Par conséquent, en remplaçant les dérivées temporelles par l'expression (3.14) dans l'équation (3.13), nous obtenons la formulation faible discrète suivante :

$$\int_{\Omega_h} \frac{\phi_h(t_n) - \phi_h(t_{n-1})}{\Delta t} \phi_h^* dv + \int_{\Omega_h} \mathbf{v} \cdot \nabla \phi_h \phi_h^* dv = \int_{\Omega_h} \frac{\phi_h(t_{n-1})}{\Delta t} \phi_h^* dv, \quad \forall \phi_h^* \in \mathcal{V}_h^0 \quad (3.15)$$

Stabilisation par SUPG

Les méthodes de Galerkin standard ne sont pas adaptées à la résolution de problèmes dominés par un phénomène de convection puisqu'elles font apparaître des oscillations au niveau de la solution. Il faut donc utiliser des techniques de stabilisation.

Il existe plusieurs techniques de stabilisation. Une des techniques couramment utilisée est la méthode SUPG [19] (Streamline Upwind/Petrov-Galerkin) qui crée un effet « upwind » à la discrétisation spatiale, c'est-à-dire qui ajoute de la diffusion suivant l'axe donné par la vitesse de convection \mathbf{v} . Cette méthode permet de faire disparaître les oscillations. Elle fait partie des méthodes de Petrov-Galerkin et donc, elle consiste à choisir une fonction test qui n'est pas définie dans le même espace que celui dans lequel on recherche la solution.

Introduisons un nouvel espace $\tilde{\mathcal{V}}_h$ auquel appartient la fonction test $\tilde{\phi}_h^*$. Cet espace est de même dimension que \mathcal{V}_h^g auquel appartient la solution ϕ_h . La formulation faible discrète s'écrit donc : trouver $\phi_h \in \mathcal{V}_h^g$ tel que :

$$\int_{\Omega_h} \frac{\phi_h(t_n) - \phi_h(t_{n-1})}{\Delta t} \tilde{\phi}_h^* dv + \int_{\Omega_h} \mathbf{v} \cdot \nabla \phi_h \tilde{\phi}_h^* dv = \int_{\Omega_h} \frac{\phi_h(t_{n-1})}{\Delta t} \tilde{\phi}_h^* dv \quad \forall \tilde{\phi}_h^* \in \tilde{\mathcal{V}}_h \quad (3.16)$$

On choisit une fonction test telle que [8] :

$$\tilde{\phi}_h^* = \phi_h^* + \tau_K \mathbf{v} \cdot \nabla \phi_h^* \quad (3.17)$$

où τ_K est de la forme suivante :

$$\tau_K = \frac{1}{2} \frac{h_K}{\|\mathbf{v}|_K\|} \quad (3.18)$$

où h_K est la taille de maille de l'élément K et $\mathbf{v}|_K$ la vitesse moyenne sur K .

La formulation faible discrète s'écrit alors :

$$\begin{aligned} & \underbrace{\int_{\Omega_h} \frac{\phi_h(t_n)}{\Delta t} \phi_h^* dv}_{(1)} + \underbrace{\int_{\Omega_h} \mathbf{v} \cdot \nabla \phi_h \phi_h^* dv}_{(2)} + \tau_K \underbrace{\int_{\Omega_h} \frac{\phi_h(t_n)}{\Delta t} \mathbf{v} \cdot \nabla \phi_h^* dv}_{(2)} \\ & + \tau_K \underbrace{\int_{\Omega_h} (\mathbf{v} \cdot \nabla \phi_h)(\mathbf{v} \cdot \nabla \phi_h^*) dv}_{(3)} = \underbrace{\int_{\Omega_h} \frac{\phi_h(t_{n-1})}{\Delta t} \phi_h^* dv}_{(1)} + \tau_K \underbrace{\int_{\Omega_h} \frac{\phi_h(t_{n-1})}{\Delta t} \mathbf{v} \cdot \nabla \phi_h^* dv}_{(2)} \end{aligned} \quad (3.19)$$

Trois termes apparaissent dans la formulation faible discrète. Le premier terme (terme 1) correspond à la formulation discrète de Galerkin standard. Les autres termes sont un terme convectif (terme 2) et un terme elliptique¹ (terme 3) qui crée de la diffusion numérique et qui permet de stabiliser la résolution de l'équation de transport.

3.3.3 Réinitialisation

Principe de la réinitialisation

Initialement, ϕ est une fonction distance signée. Cela se traduit mathématiquement par la propriété suivante :

$$\|\nabla \phi\| = 1 \quad (3.20)$$

Cependant, cette propriété n'est pas forcément conservée pendant le calcul (en fait, tout dépend du champ de vitesse). Si rien n'est fait, la fonction ϕ présentera de forts gradients près de l'interface et des problèmes numériques apparaîtront (dégénérescence de l'interface). Pour éviter que cela se produise, une étape de réinitialisation est effectuée pour récupérer la propriété de distance signée (c'est-à-dire $\|\nabla \phi\| = 1$). Cette étape consiste à corriger de façon itérative la position des lignes de niveau par rapport à la ligne de niveau zéro de façon à ce qu'elle respecte la propriété de distance signée [32], [8].

Résolution

L'étape de réinitialisation s'appuie sur la résolution de l'équation d'Hamilton-Jacobi suivante :

$$\begin{cases} \frac{\partial \phi}{\partial \tau} + \text{sign}(\phi)(\|\nabla \phi\| - 1) = 0 \\ \phi(x, \tau = 0) = \phi(x, t) \end{cases} \quad (3.21)$$

où τ est un temps fictif et $\text{sign}(\phi)$ est une fonction signe. Généralement, cette fonction de signe est définie par :

$$\text{sign}(\phi) = \begin{cases} 1 & \text{si } \phi > 0 \\ 0 & \text{si } \phi = 0 \\ -1 & \text{si } \phi < 0 \end{cases} \quad (3.22)$$

1. En effet, en considérant un vecteur vitesse $\mathbf{v} = \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \end{pmatrix}$ et en intégrant par parties ce terme sans prendre en compte les termes de bord, on constate qu'on obtient un terme elliptique qui crée de la diffusion numérique.

Lorsque $\phi = 0$, la fonction signe de ϕ est nulle. Cette propriété est très importante puisqu'elle garantit que la position de la ligne de niveau 0 ne sera pas modifiée pendant le processus de réinitialisation. En effet, lorsque $\text{sign}(\phi) = 0$, on obtient au niveau de l'équation (3.21) :

$$\frac{\partial \phi}{\partial \tau} = 0 \quad (3.23)$$

et, par conséquent, la ligne de niveau 0 ne bouge pas pendant la réinitialisation. Néanmoins, l'inconvénient de cette fonction signe est qu'elle n'est pas continue en $\phi = 0$. C'est pourquoi, nous avons préféré utiliser une fonction signe lissée. Cette fonction est donnée dans [79]. Elle s'exprime sous la forme suivante :

$$\text{sign}(\phi) = \frac{\phi}{\sqrt{(\phi^2 + h_K^2)}} \quad (3.24)$$

où h_K est la taille de maille de l'élément K .

Cette fonction est tracée sur la figure 3.6. Elle tend vers la fonction définie par l'équation (3.22) lorsque $h_K \rightarrow 0$ (sauf en $\phi = 0$ où on prolonge la fonction par 0).

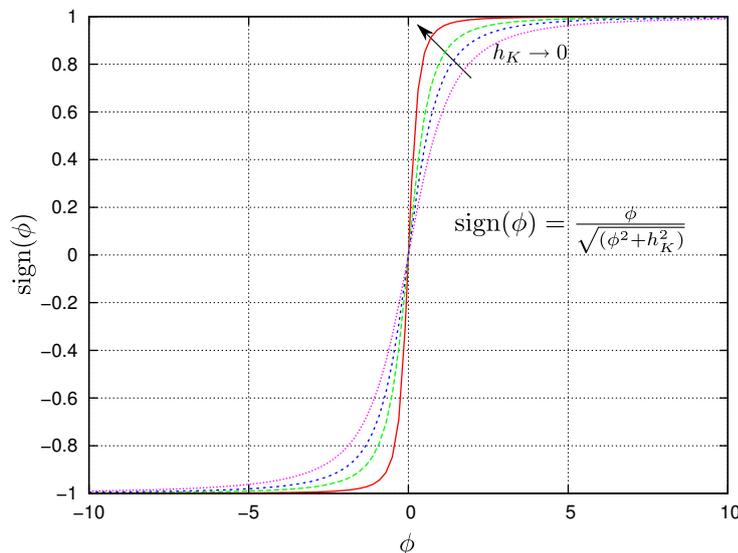


Figure 3.6: Fonction $\text{sign}(\phi)$.

La propriété de distance signée est récupérée lorsque l'état stationnaire est atteint, c'est-à-dire lorsque $\frac{\partial \phi}{\partial \tau} = 0$. En effet, dans ce cas, $\|\nabla \phi\| = 1$. Par ailleurs, en posant $\mathbf{w} = \text{sign}(\phi) \frac{\nabla \phi}{\|\nabla \phi\|}$ et $F = \text{sign}(\phi)$, on peut réécrire l'équation (3.21) sous la forme suivante :

$$\frac{\partial \phi}{\partial \tau} + \mathbf{w} \cdot \nabla \phi = F \quad (3.25)$$

L'équation (3.25) correspond à une équation de transport avec un champ de vitesse \mathbf{w} et un second membre F . Le vecteur vitesse \mathbf{w} est un vecteur unitaire normal à l'interface et qui s'éloigne de l'interface. La réinitialisation s'effectue ainsi des points les plus proches de l'interface vers les points les plus éloignés.

La formulation faible de l'équation de réinitialisation est obtenue en multipliant l'équation (3.25) par une fonction test φ^* et en intégrant sur Ω . Elle s'écrit sous la forme suivante : trouver $\varphi \in \mathcal{V}$ tel que :

$$\int_{\Omega} \frac{\partial \phi}{\partial \tau} \varphi^* dv + \int_{\Omega} \mathbf{w} \cdot \nabla \phi \varphi^* dv = \int_{\Omega} F \varphi^*, \quad \forall \varphi^* \in \mathcal{V}^0 \quad (3.26)$$

Cette formulation faible est résolue de la même manière que l'équation de transport, notamment avec une stabilisation par SUPG (cf. § 3.3.2)

Algorithme de réinitialisation

L'algorithme de réinitialisation est présenté ci-dessous. Il s'exécute si $|\|\nabla\phi_f\| - 1| > \epsilon$ où ϵ est un paramètre fixé par l'utilisateur².

Algorithme 1 Algorithme de réinitialisation

- 1: $\varphi(x, \tau = 0) = \phi(x, t)$ avec $\varphi(x, \tau = 0)$ qui a la même isovaleur 0 que $\phi(x, t)$
- 2: Trouver l'état stationnaire de :

$$\frac{\partial\varphi}{\partial\tau} + \text{sign}(\phi)(\|\nabla\varphi\| - 1) = 0$$

Etat stationnaire atteint à $\tau = \varepsilon$:

$$\frac{\partial\varphi}{\partial\tau} = 0 \Leftrightarrow \|\nabla\varphi\| = 1$$

- 3: $\phi(x, t) = \varphi(x, \varepsilon)$
-

La réinitialisation consiste à partir de l'état obtenu à t par la résolution de l'équation de transport et à résoudre l'équation (3.21) jusqu'à atteindre un état stationnaire qui correspond à la réinitialisation complète de $\phi(x, t)$. Une fois que l'état stationnaire est atteint, on peut poursuivre le transport en récupérant les lignes de niveau données par l'étape de réinitialisation. Ces lignes de niveau respectent maintenant la propriété de distance signée : $\|\nabla\phi\| = 1$.

3.4 Validation de l'implémentation de la méthode Level-set

La méthode Level-set a été implémentée dans le code de calcul ZéBuLoN³ [12]. Nous avons effectué trois cas tests pour valider l'implémentation de cette méthode. Le premier cas test correspond à l'expansion d'un cercle sous l'effet d'un champ de vitesse donné. Pour ce cas test, il existe une solution analytique qui permet de connaître la position de l'interface en fonction du temps. Le deuxième cas test est celui de la rotation d'un cercle autour d'un point fixe. Il permet de vérifier que le volume est bien conservé lors du transport du cercle. Le troisième cas test correspond au cas où la fonction ϕ n'est pas une fonction distance signée et où l'on souhaite retrouver cette propriété grâce à l'algorithme de réinitialisation.

3.4.1 Expansion d'un cercle

Ce premier cas permet de valider l'implémentation de la méthode Level-set. Il s'agit de l'expansion d'un cercle sous l'effet d'un champ de vitesse.

2. En pratique, nous avons préféré effectuer trois incréments de réinitialisation.

3. Ce code est développé principalement par le centre des Matériaux de l'Ecole Nationale Supérieure des Mines de Paris, l'Office National d'Etudes et de Recherches Aérospatiales (l'ONERA), la société Northwest Numerics and Modeling (USA) et l'Ecole Nationale Supérieure des Mines de Saint-Etienne.

La première étape du calcul consiste à initialiser la fonction ϕ , c'est-à-dire à construire la fonction ϕ à l'instant $t = 0$. Nous choisissons une fonction ϕ telle que la norme du gradient de cette fonction est égale à 1, c'est-à-dire de manière à avoir une fonction distance signée ($\|\nabla\phi = 1\|$) :

$$\phi_0 = r_0 - \sqrt{x^2 + y^2} \quad (3.27)$$

où (x, y) sont les coordonnées des nœuds du maillage, et r_0 , le rayon initial du cercle.

La figure 3.7 montre les isovaleurs de la fonction ϕ . Nous pouvons constater que la fonction ϕ est positive d'un côté de l'interface (à l'intérieur du cercle), et est négative de l'autre côté (à l'extérieur du cercle).

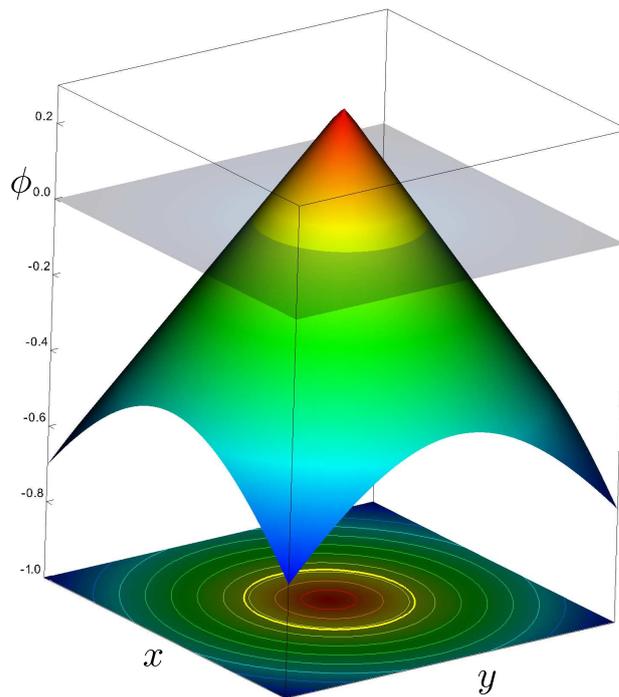


Figure 3.7: Expansion d'un cercle : isovaleurs de la fonction ϕ . Le cercle correspond à l'isovaleur 0 de la fonction ϕ .

Pour déplacer le cercle, nous imposons une vitesse radiale de la forme suivante :

$$\mathbf{v}(\mathbf{x}) = L(\mathbf{x} - \mathbf{c}) \quad (3.28)$$

où L est un coefficient, \mathbf{x} est le vecteur position de chaque nœud du maillage, et \mathbf{c} , celui du centre du cercle.

Nous pouvons déterminer une solution analytique pour ce cas test. En effet, on peut décrire l'évolution du cercle en fonction du temps, en connaissant la position d'un point se trouvant sur le cercle. La vitesse s'écrit en coordonnées polaires, sous la forme :

$$\begin{aligned} \mathbf{v}|_{\text{cercle}} &= \frac{d\mathbf{r}}{dt} \\ &= L\mathbf{r} \end{aligned} \quad (3.29)$$

On en déduit la solution analytique :

$$r(t) = r_0 e^{Lt} \quad (3.30)$$

où r_0 est le rayon initial du cercle. Dans la suite, nous choisissons de prendre $L = \frac{1}{r_0}$.

La figure 3.8 montre les résultats obtenus pour ce cas test. Sur la figure 3.9 nous avons tracé la position du cercle (donnée par son rayon) en fonction du temps. Nous avons tracé, d'une part, la solution analytique donnée par l'équation (3.30), et d'autre part, la solution numérique. Nous pouvons constater une bonne corrélation entre les résultats analytiques et numériques ce qui permet de valider l'implémentation de la méthode Level-set.

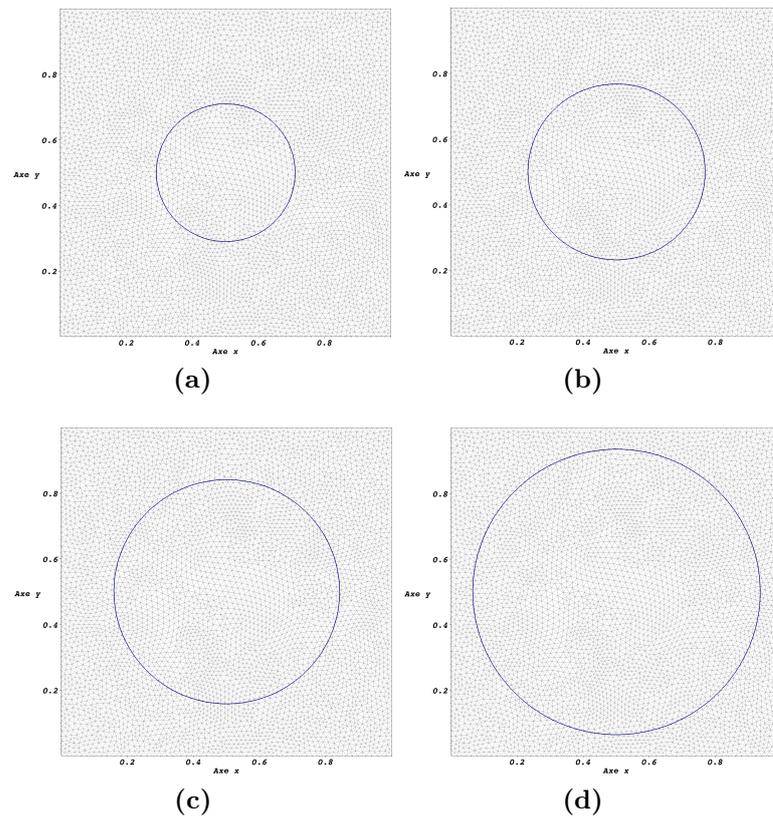


Figure 3.8: Expansion d'un cercle. Le maillage est composé de 9880 éléments soit 5070 noeuds.

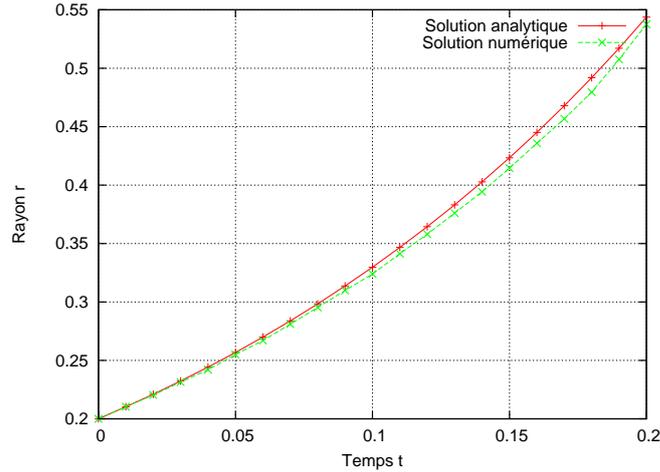


Figure 3.9: Expansion d'un cercle : comparaison entre la solution analytique et la solution numérique.

3.4.2 Rotation d'un cercle

Présentation du cas test

Nous avons réalisé un autre cas test présenté dans [21] et [8]. Il s'agit d'un cas test dont le principe est d'effectuer la rotation d'un cercle autour d'un axe. Le champ de vitesse appliqué pour transporter le cercle dépend des coordonnées (x, y) des nœuds du maillage :

$$\begin{cases} v_x = -\frac{\pi}{2}(y - \frac{1}{2}) \\ v_y = \frac{\pi}{2}(x - \frac{1}{2}) \end{cases} \quad (3.31)$$

Ce champ de vitesse est représenté sur la figure 3.10. Le cercle a un rayon de 0,2. Il est centré sur le point de coordonnées $(0,7;0,5)$. Il est donc légèrement décentré par rapport au centre du domaine de dimension (1×1) . Le cercle effectue une rotation complète autour du point de coordonnée $(0,5;0,5)$ sous l'effet du champ de vitesse (3.31). En choisissant un pas de temps Δt de 0,01 et en effectuant 400 incréments de temps, le cercle revient à sa position initiale à $t = 4$. La figure 3.11 montre les résultats obtenus pour ce cas test. On peut voir, sur cette figure, la position du cercle aux temps $t = 0$, $t = 1$, $t = 2$ et $t = 3$ de la rotation.

Etude de la conservation du volume

Nous avons étudié la conservation du volume au cours du transport du cercle. Pour calculer le volume du cercle, nous introduisons une fonction de présence. Cette fonction de présence est définie sur chaque élément par la formule suivante :

$$W|_K(\phi) = \frac{\phi_K^+}{|\phi|_K} \quad (3.32)$$

où ϕ_K^+ est la somme des valeurs de ϕ positives aux nœuds de l'élément K et $|\phi|_K$ est la somme des valeurs absolues de ϕ aux nœuds de l'élément K .

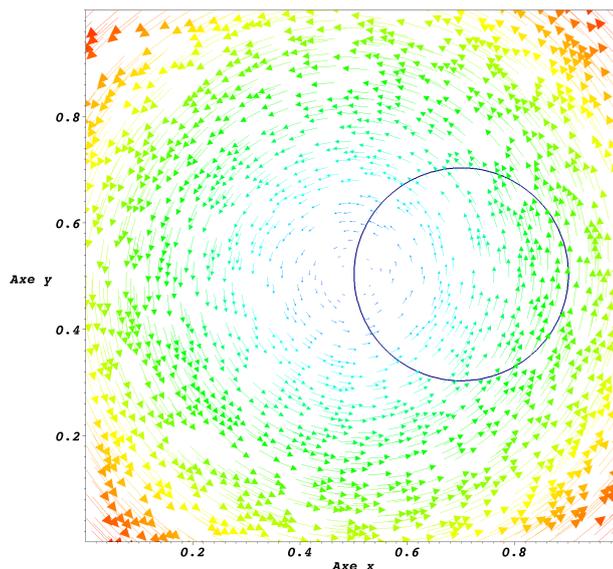


Figure 3.10: Rotation d'un cercle autour d'un axe : champ de vitesse.

La fonction de présence $W_{|K}$ dépend de la fonction ϕ . Elle est constante sur l'élément K . Elle vaut 1 si tous les nœuds de l'élément ont des valeurs de ϕ positives, 0 si tous les nœuds de l'élément ont des valeurs de ϕ négatives. Et, elle est comprise entre 0 et 1 si certains nœuds ont des valeurs de ϕ positives et d'autres négatives. Dans ce dernier cas, l'élément est traversé par l'interface.

Le volume total du cercle est obtenu grâce à la formule suivante :

$$V_{\text{cercle}} = \sum_{i=1}^{ne} (V_{|K} W_{|K}(\phi)) \quad (3.33)$$

où V_{cercle} est le volume total du cercle, $V_{|K}$, le volume d'un élément, et ne , le nombre d'élément du maillage.

La figure 3.12 montre l'évolution du volume du cercle en fonction du temps. On constate qu'il y a une légère perte de volume au cours de la rotation du cercle. Cette perte de volume est de 5% par rapport au volume initial. Ce résultat nous semble raisonnable puisque l'erreur est cumulée sur 400 itérations. Cependant, ce résultat montre que la conservation du volume est un point à surveiller.

Il faut noter que dans la suite de ce manuscrit, les conditions, dans lesquelles les calculs seront effectués, seront beaucoup moins sévères que ce que l'on montre ici.

3.4.3 Validation de l'implémentation de l'équation de réinitialisation

Nous avons effectué un dernier cas test destiné à vérifier le bon fonctionnement de l'algorithme de réinitialisation. Nous choisissons une fonction ϕ qui ne vérifie pas la propriété de distance signée. Cette fonction a une pente plus forte qu'une fonction distance signée ($\|\nabla\phi\| = 2$). La fonction ϕ est initialisée d'après l'équation suivante :

$$\phi_0 = r_0 - \sqrt{4x^2 + 4y^2} \quad (3.34)$$

La norme du gradient de cette fonction vaut 2 et l'isovaleur 0 de cette fonction décrit un cercle de rayon $\frac{r_0}{2}$. Pour tester l'algorithme, nous avons choisi volontaire-

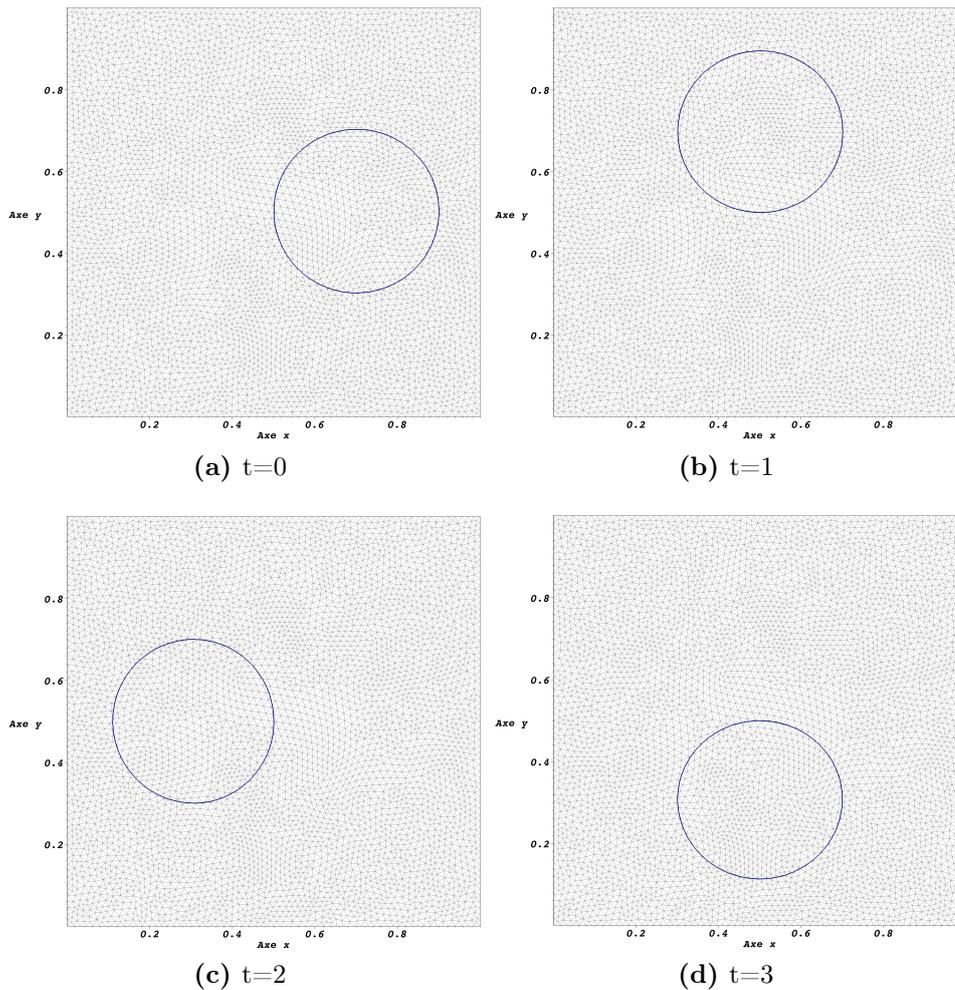


Figure 3.11: Rotation d'un cercle autour d'un axe. Le maillage est composé de 2640 éléments soit 1390 nœuds.

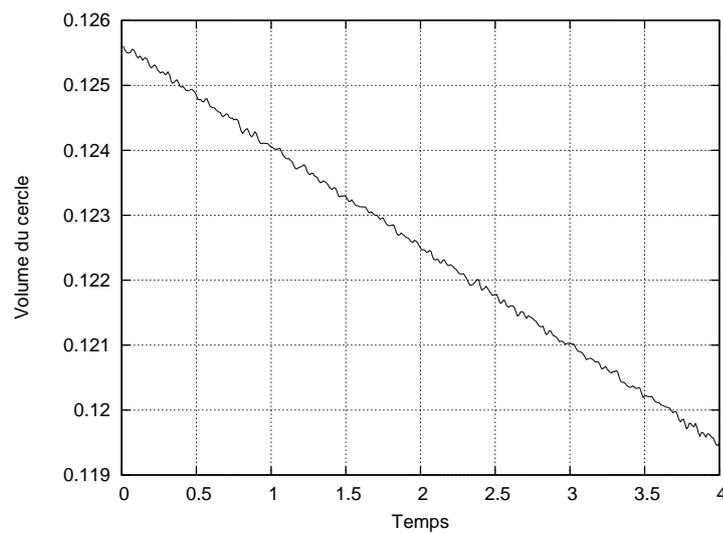


Figure 3.12: Evolution du volume du cercle en fonction du temps.

ment de ne pas transporter la fonction level set ϕ pour mieux observer les effets de la réinitialisation.

La figure 3.13 montre la vitesse de propagation de la réinitialisation w . Nous pouvons constater que le vecteur vitesse est normal à l'isovaleur 0 (cercle bleu sur la figure 3.13) et qu'il s'éloigne de cette isovaleur. Par conséquent, la réinitialisation s'effectue bien à partir de cette isovaleur.

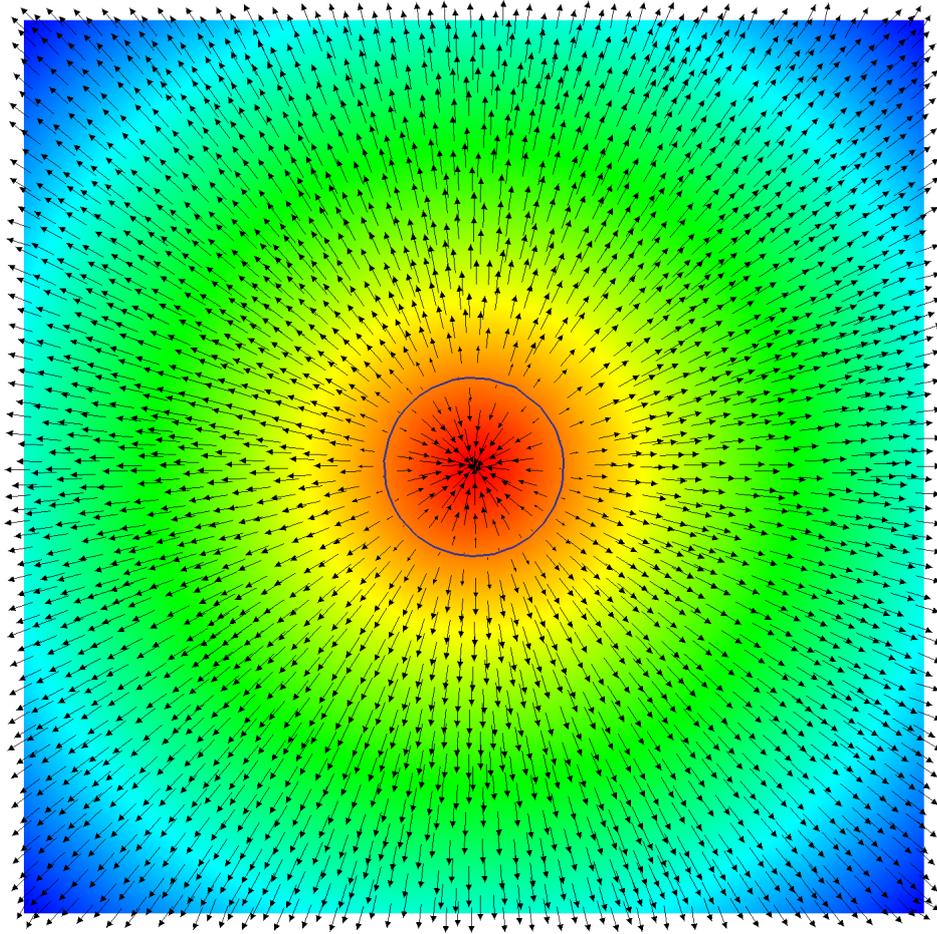
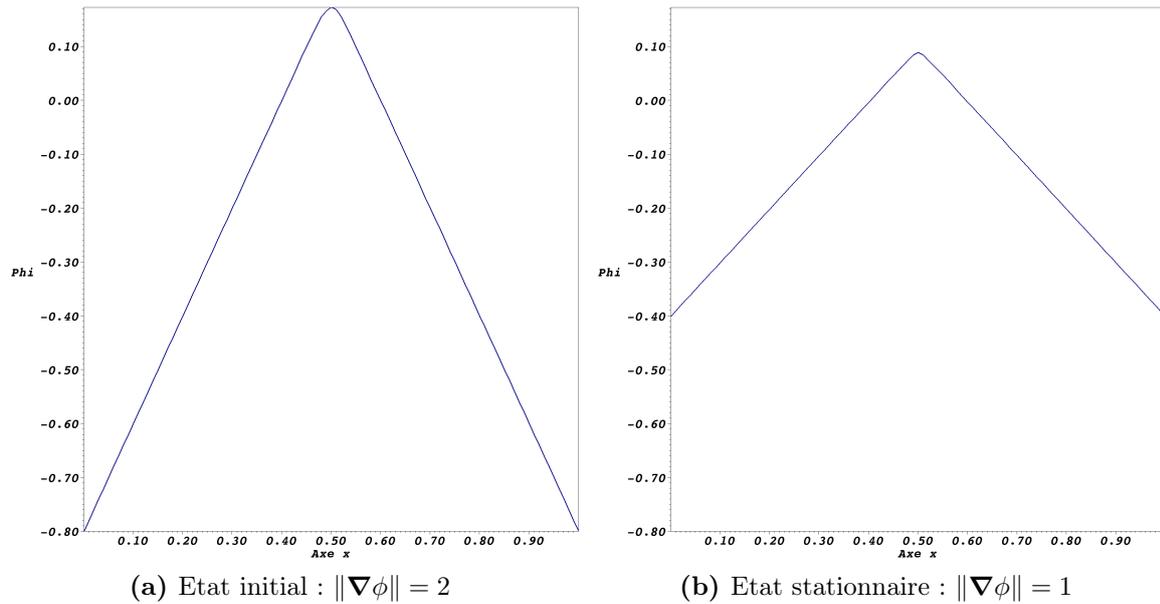


Figure 3.13: Vitesse de propagation de la réinitialisation.

En résolvant l'équation de réinitialisation (3.21) jusqu'à atteindre un état stationnaire, nous pouvons constater que l'on récupère bien la propriété de distance signée puisqu'on obtient un gradient de norme unité. En effet, la figure 3.14 montre la pente de la fonction ϕ à l'état initial et à l'état stationnaire. On peut voir sur cette figure que la pente est égale à deux à l'état initial et qu'elle est égale à un à l'état stationnaire ce qui signifie que la propriété de distance signée a bien été retrouvée.

Le temps total de cette simulation est de 1 s avec un pas de temps $\Delta t = 0,01$ s (soit 100 incréments de temps). La propriété de distance signée est récupérée au bout de 55 incréments.

Figure 3.14: Réinitialisation de la fonction ϕ .

3.5 Conclusion

Dans ce chapitre, nous avons donné un aperçu des principales méthodes qui permettent de suivre l'évolution d'une interface. Nous avons présenté les méthodes de suivi d'interfaces et les méthodes de capture d'interfaces qui ont une philosophie différente. Nous avons ensuite présenté plus en détails la méthode Level-set que nous avons choisi d'utiliser. Cette méthode a été implémentée et validée grâce à plusieurs cas tests mettant en évidence les capacités de représentation d'interfaces tout en conservant le volume. Les propriétés de distance signée de la fonction Level-set, qui peuvent être retrouvées grâce à une étape de réinitialisation, présentent de nombreux avantages pour les calculs géométriques sur cette interface.

Dans le prochain chapitre, nous allons effectuer le couplage entre les équations de la physique régissant l'écoulement de la résine et l'équation de transport afin de suivre l'évolution du front de résine.

4

Ecoulement de la résine

Sommaire

- 4.1 Introduction
- 4.2 Les équations de Stokes
- 4.3 Les équations de Darcy
- 4.4 Couplage Stokes-Darcy
- 4.5 Conclusion

4.1 Introduction

Dans ce chapitre, nous allons présenter le couplage entre les équations de Stokes et de Darcy, en vue de simuler numériquement les procédés par infusion de résine. Pour effectuer cela, nous commencerons par présenter la résolution des équations de Stokes et de Darcy prises séparément. Puis, nous présenterons le couplage Stokes-Darcy en prêtant une attention toute particulière aux conditions appliquées à l'interface entre les deux sous-domaines.

4.2 Les équations de Stokes

4.2.1 Formulation forte des équations de Stokes

Considérons un domaine de calcul Ω_s tel que $\Omega_s \subset \mathbb{R}^d$ ($d = 2$ ou $d = 3$), et appelons $\partial\Omega_s$ sa frontière. L'écoulement du fluide dans Ω_s est décrit par les équations de conservation de la quantité de mouvement et de la masse. En négligeant les effets d'inertie, ces deux équations nous permettent d'obtenir les équations de Stokes :

$$- \mathbf{div} \boldsymbol{\sigma} = \mathbf{f}_v \quad \text{dans } \Omega_s \quad (4.1)$$

$$\mathbf{div} \mathbf{v} = 0 \quad \text{dans } \Omega_s \quad (4.2)$$

En négligeant les forces volumiques \mathbf{f}_v et en remplaçant la contrainte $\boldsymbol{\sigma}$ par son expression donnée par la loi de comportement (2.1), on obtient les équations suivantes :

$$- \mathbf{div} (2\eta\dot{\boldsymbol{\epsilon}}(\mathbf{v})) + \nabla p = \mathbf{0} \quad \text{dans } \Omega_s \quad (4.3)$$

$$\mathbf{div} \mathbf{v} = 0 \quad \text{dans } \Omega_s \quad (4.4)$$

Des conditions aux limites sont ajoutées à ces équations pour fermer le problème. La frontière de Ω_s est décomposée en deux parties distinctes, $\partial\Omega_s = \Gamma_s = \Gamma_{s,D} \cup \Gamma_{s,N}$ avec $\Gamma_{s,D} \cap \Gamma_{s,N} = \emptyset$, sur lesquelles sont appliquées deux conditions aux limites

différentes. Une vitesse nulle¹ est appliquée sur $\Gamma_{s,D}$. Il s'agit d'une condition de Dirichlet. Cette condition est dite « essentielle ». Elle est prise en compte directement dans l'espace des vitesses. Sur $\Gamma_{s,N}$, un vecteur contrainte est imposé. Il s'agit d'une condition de Neumann. Cette condition est dite « naturelle ». Elle est prise en compte dans la formulation faible.

Le problème de Stokes s'exprime alors sous la forme suivante : trouver la vitesse $\mathbf{v} \in C^2(\Omega_s)^d$ et la pression $p \in C^1(\Omega_s)$ solutions du système :

$$\begin{aligned} -\operatorname{div} (2\eta\dot{\boldsymbol{\epsilon}}(\mathbf{v})) + \nabla p &= \mathbf{0} && \text{dans } \Omega_s \\ \operatorname{div} \mathbf{v} &= 0 && \text{dans } \Omega_s \\ \mathbf{v} &= \mathbf{0} && \text{sur } \Gamma_{s,D} \\ \boldsymbol{\sigma} \cdot \mathbf{n}_s &= \mathbf{t} && \text{sur } \Gamma_{s,N} \end{aligned} \quad (4.5)$$

où \mathbf{n}_s est le vecteur unitaire normal à la frontière de Ω_s et \mathbf{t} le vecteur contrainte à imposer sur $\Gamma_{s,N}$. $C^k(\Omega_s)$ avec $0 \leq k \leq \infty$ correspond à l'espace vectoriel des fonctions dont les dérivées partielles d'ordre inférieur ou égal à k existent et sont continues dans Ω_s .

Nous allons maintenant établir la formulation faible de ce système d'équations pour pouvoir résoudre ce problème par éléments finis.

4.2.2 Formulation faible des équations de Stokes

Les espaces fonctionnels suivants sont nécessaires pour établir la formulation faible des équations de Stokes (4.5) :

$$\begin{aligned} \mathcal{V} &= H_{\Gamma_{s,D}}^1(\Omega_s)^d \\ \mathcal{Q} &= L^2(\Omega_s) \end{aligned}$$

où $L^2(\Omega_s)$ est l'espace de Lebesgue des fonctions de carré intégrable sur Ω_s et $H_{\Gamma_{s,D}}^1(\Omega_s)^d$ est l'espace de Sobolev (avec d la dimension du problème) tel que :

$$\begin{aligned} L^2(\Omega_s) &= \left\{ q, \int_{\Omega_s} q^2 d\Omega_s < \infty \right\} \\ H^1(\Omega_s)^d &= \{ q \in L^2(\Omega_s)^d \mid \nabla q \in L^2(\Omega_s)^{d \times d} \} \\ H_{\Gamma_{s,D}}^1(\Omega_s)^d &= \{ q \in H^1(\Omega_s)^d \mid q = 0 \text{ sur } \Gamma_{s,D} \} \end{aligned}$$

Les équations de Stokes (4.5) peuvent être résolues en utilisant la méthode des éléments finis. Cela nécessite d'écrire une formulation dite « faible » qui consiste à abaisser la régularité sur les champs de vitesse et de pression. Cette formulation faible est obtenue en multipliant, d'une part, les équations (4.5) par des fonctions tests $\mathbf{w} \in \mathcal{V}$ et $q \in \mathcal{Q}$, et d'autre part, en intégrant par parties ces équations.

L'intégration par parties du premier terme de la première équation donne :

1. Ici, nous avons choisi d'imposer une condition homogène ($\mathbf{v} = \mathbf{0}$) sur $\Gamma_{s,D}$ mais une condition non-homogène ($\mathbf{v} = \bar{\mathbf{v}}$) aurait très bien pu être imposée sur ce bord.

$$\begin{aligned}
-\int_{\Omega_s} \mathbf{div} (2\eta \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v})) \cdot \mathbf{w} \, d\Omega &= -\int_{\Omega_s} \frac{\partial 2\eta \dot{\varepsilon}_{ij}}{\partial x_j} w_i \, d\Omega \\
&= \int_{\Omega_s} 2\eta \dot{\varepsilon}_{ij} \frac{\partial w_i}{\partial x_j} \, d\Omega - \int_{\Gamma_{s,N}} 2\eta \dot{\varepsilon}_{ij} n_j w_i \, d\Gamma \\
&= \int_{\Omega_s} 2\eta \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}) : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{w}) \, d\Omega - \int_{\Gamma_{s,N}} (2\eta \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}) \cdot \mathbf{n}_s) \cdot \mathbf{w} \, d\Gamma
\end{aligned}$$

L'intégration par parties du second terme de la première équation donne :

$$\int_{\Omega_s} \nabla p \cdot \mathbf{w} \, d\Omega = -\int_{\Omega_s} p \operatorname{div} \mathbf{w} \, d\Omega + \int_{\Gamma_{s,N}} p \mathbf{n}_s \cdot \mathbf{w} \, d\Gamma$$

Nous obtenons ainsi la formulation faible des équations de Stokes qui s'exprime sous la forme suivante : trouver $(\mathbf{v}, p) \in \mathcal{V} \times \mathcal{Q}$ pour tout $(\mathbf{w}, q) \in \mathcal{V} \times \mathcal{Q}$ tel que :

$$\begin{aligned}
\int_{\Omega_s} 2\eta \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}) : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{w}) \, d\Omega - \int_{\Omega_s} p \operatorname{div} \mathbf{w} \, d\Omega &= \int_{\Gamma_{s,N}} \underbrace{((2\eta \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}) - p\mathbf{I}) \cdot \mathbf{n}_s)}_{\boldsymbol{\sigma} \cdot \mathbf{n}_s = \mathbf{t}} \cdot \mathbf{w} \, d\Gamma \\
- \int_{\Omega_s} q \operatorname{div} \mathbf{v} \, d\Omega &= 0
\end{aligned} \tag{4.6}$$

Le second membre de la première équation de (4.6) provient de l'intégration par parties. Il s'annule sur $\Gamma_{s,D}$ puisque la fonction test \mathbf{w} s'annule sur ce bord ($\mathbf{w}|_{\Gamma_{s,D}} = 0$). En revanche, il ne s'annule pas sur $\Gamma_{s,N}$ (complément de $\Gamma_{s,D}$) puisque la condition naturelle $\boldsymbol{\sigma} \cdot \mathbf{n}_s = \mathbf{t}$ doit être prise en compte sur ce bord.

Finalement, on obtient la formulation faible des équations de Stokes qui s'exprime sous la forme suivante : trouver $\mathbf{v} \in \mathcal{V}$ et $p \in \mathcal{Q}$ solutions du système :

$$\begin{aligned}
\int_{\Omega_s} 2\eta \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}) : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{w}) \, d\Omega - \int_{\Omega_s} p \operatorname{div} \mathbf{w} \, d\Omega &= \int_{\Gamma_{s,N}} \mathbf{t} \cdot \mathbf{w} \, d\Gamma \quad \forall \mathbf{w} \in \mathcal{V} \\
- \int_{\Omega_s} q \operatorname{div} \mathbf{v} \, d\Omega &= 0 \quad \forall q \in \mathcal{Q}
\end{aligned} \tag{4.7}$$

Notons que l'on ne peut pas imposer de condition essentielle sur la pression. Celle-ci ne peut être imposée que faiblement via une condition naturelle.

Notons également que la pression est présente dans les équations de Stokes (4.5) seulement par son gradient. Elle est donc définie à une constante additive près. Pour avoir unicité de la pression, il faut l'imposer sur un bord du domaine. C'est ce que l'on fait ici grâce à la condition de Neumann.

4.2.3 Formulation faible abstraite des équations de Stokes

Nous pouvons réécrire la formulation faible (4.7) sous une forme plus générale qui peut s'appliquer à un grand nombre de problèmes.

La formulation faible abstraite s'écrit sous la forme suivante : trouver $\mathbf{v} \in \mathcal{V}$ et $p \in \mathcal{Q}$ solutions du système :

$$\begin{cases} a(\mathbf{v}, \mathbf{w}) + b(\mathbf{w}, p) = \langle \mathbf{t}, \mathbf{w} \rangle_{\Gamma_{s,N}} & \forall \mathbf{w} \in \mathcal{V} \\ b(\mathbf{v}, q) = 0 & \forall q \in \mathcal{Q} \end{cases} \tag{4.8}$$

où $a(., .)$ et $b(., .)$ sont les formes bilinéaires suivantes :

$$a(\mathbf{v}, \mathbf{w}) = \int_{\Omega_s} 2\eta \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}) : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{w}) d\Omega, \quad b(\mathbf{w}, p) = - \int_{\Omega_s} p \operatorname{div} \mathbf{w} d\Omega$$

et $\langle ., . \rangle_{\Gamma_{s,N}}$ désigne le produit scalaire au sens L^2 sur $\Gamma_{s,N}$.

La formulation faible abstraite peut également s'écrire sous la forme suivante : trouver $(\mathbf{v}, p) \in \mathcal{V} \times \mathcal{Q}$ tel que :

$$a(\mathbf{v}, \mathbf{w}) + b(\mathbf{w}, p) + b(\mathbf{v}, q) = \langle \mathbf{t}, \mathbf{w} \rangle_{\Gamma_{s,N}} \quad \forall (\mathbf{w}, q) \in \mathcal{V} \times \mathcal{Q} \quad (4.9)$$

Cette formulation a été obtenue en sommant les deux équations de (4.8).

4.2.4 Formulation faible discrète des équations de Stokes

Nous effectuons une approximation par éléments finis. Cette approximation consiste en une discrétisation du domaine de calcul et en une approximation \mathbf{v}_h de \mathbf{v} et p_h de p . Cette approximation est réalisée en introduisant les espaces de dimensions finies \mathcal{V}_h et \mathcal{Q}_h qui sont des sous-espaces de \mathcal{V} et de \mathcal{Q} .

Le problème discrétisé s'écrit alors : trouver $\mathbf{v}_h \in \mathcal{V}_h$ et $p_h \in \mathcal{Q}_h$ tel que :

$$\begin{cases} a(\mathbf{v}_h, \mathbf{w}_h) + b(\mathbf{w}_h, p_h) = \langle \mathbf{t}, \mathbf{w}_h \rangle_{\Gamma_{s,N}} & \forall \mathbf{w}_h \in \mathcal{V}_h \\ b(\mathbf{v}_h, q_h) = 0 & \forall q_h \in \mathcal{Q}_h \end{cases} \quad (4.10)$$

Le domaine de calcul Ω_s est discrétisé avec un maillage non structuré $\mathcal{T}_h(\Omega_s)$. Les éléments K de $\mathcal{T}_h(\Omega_s)$ sont des triangles en 2D et des tétraèdres en 3D.

4.2.5 Choix des éléments finis

Le choix des fonctions de forme en vitesse et en pression ne peut pas être effectué de façon arbitraire. Il faut, en effet, définir un couple élément fini en vitesse - élément fini en pression bien particulier pour assurer l'existence et l'unicité de la solution. Ce couple est appelé élément fini mixte. Pour garantir l'existence et l'unicité de la solution, les éléments finis mixtes doivent vérifier la condition de Ladysenskaya – Brezzi – Babuška (LBB) dite aussi condition inf-sup [45]. Si ces éléments (l'un en vitesse, l'autre en pression) remplissent cette condition, on dit qu'ils sont « compatibles ». Nous allons présenter deux types d'éléments finis mixtes qui vérifient la condition de Ladysenskaya – Brezzi – Babuška : l'élément P1+/P1 et l'élément P2/P1. Ces deux éléments ont été implémentés et validés dans le code de calcul ZéBuLoN.

Élément P1+/P1

L'élément P1+/P1 a été introduit dans [6]. Cet élément permet d'effectuer une interpolation linéaire des champs de vitesse et de pression. Il satisfait la condition inf-sup puisque le champ de vitesse est enrichi par l'ajout d'un degré de liberté supplémentaire placé au centre de l'élément [45]. Ce degré de liberté supplémentaire sera ensuite condensé. La fonction de forme associée à ce degré de liberté supplémentaire en vitesse est appelée fonction bulle. Elle vaut 1 au barycentre de l'élément et s'annule sur les bords de l'élément.

La figure 4.1 montre les fonctions de forme sur l'élément de référence pour l'approximation des champs de pression et de vitesse. Les fonctions de forme pour la bulle sont soit des fonctions hiérarchiques pour l'élément P1+/P1 soit des polynômes pour l'élément P1-bulle/P1 (figure 4.2).

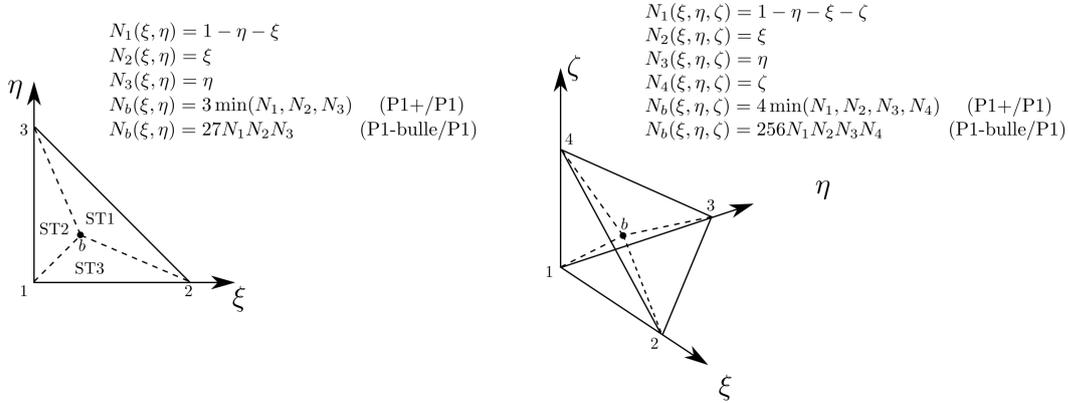


Figure 4.1: Fonctions de forme pour l'élément P1+/P1 ou P1-bulle/P1 pour un triangle et un tétraèdre.

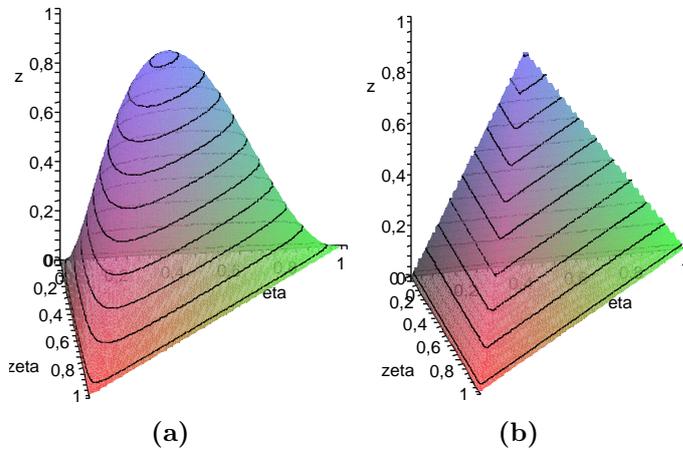


Figure 4.2: Fonctions de forme pour la bulle dans le cas d'un élément triangulaire : fonctions polynômiales de degré 3 (a) et fonctions hiérarchiques (b) [72].

Dans la suite de cette étude, nous avons choisi d'utiliser des fonctions hiérarchiques car elles sont beaucoup plus simples à mettre en œuvre que les fonctions polynômiales. En effet, avec les fonctions de forme hiérarchiques, les termes à intégrer sont tous du même ordre (P1) et sont donc faciles à intégrer numériquement. En revanche, avec les fonctions de forme polynômiales, les termes à intégrer ne sont pas tous du même ordre. Cela entraîne l'apparition d'instabilités dues à l'association des fonctions linéaires et cubiques et engendre un surcoût de calcul [72].

Pour écrire le problème discrétisé, nous décomposons la vitesse en une partie linéaire \mathbf{v}_h et une partie bulle \mathbf{b}_h :

$$\tilde{\mathbf{v}}_h = \mathbf{v}_h + \mathbf{b}_h \quad \text{où} \quad \tilde{\mathbf{v}}_h \in \tilde{\mathcal{V}}_h = \mathcal{V}_h \oplus \mathcal{B}_h$$

où \mathbf{V}_h est l'espace des fonctions linéaires par élément et continues. \mathbf{B}_h est l'espace des fonctions bulles. \mathbf{V}_h et \mathbf{B}_h sont définis sous la forme suivante :

$$\mathbf{V}_h = \{\mathbf{v}_h, \mathbf{v}_h \in C^0(\Omega)^d \text{ et } \mathbf{v}_h|_K \in \text{P1}(K)^d, \forall K \in \mathcal{T}_h(\Omega_h)\}$$

$$\mathbf{B}_h = \{\mathbf{b}_h, \mathbf{b}_h \in C^0(\Omega)^d, \mathbf{b}_h = 0 \text{ sur } \partial K, \forall K \in \mathcal{T}_h(\Omega_h), \mathbf{b}_h|_{\text{STi}} \in \text{P1}(\text{STi})^d, i = 1, \dots, 3\}$$

où STi ($i = 1, \dots, 3$ en 2D) représente les sous-domaines de l'élément (figure 4.1). Cela signifie que la bulle est continue sur l'élément. Elle est linéaire par sous-domaines. Elle vaut 1 au barycentre de l'élément et s'annule sur les bords de l'élément.

Le champ de vitesse discrétisé $\tilde{\mathbf{v}}_h$ peut s'écrire sous la forme suivante :

$$\tilde{\mathbf{v}}_h|_K(\mathbf{x}) = \sum_{j=1}^{Nbnoe} [N_j(\mathbf{x})]\mathbf{v}_j + [N_b(\mathbf{x})]\mathbf{b} \quad (4.11)$$

où $Nbnoe$ est le nombre de sommets de l'élément. N_j est la fonction de forme associée au nœud j et N_b la fonction bulle. \mathbf{v}_j correspond aux valeurs nodales de \mathbf{v}_h et \mathbf{b} est la vitesse bulle au barycentre.

Le champ de pression discret p_h appartient à \mathcal{Q}_h , défini sous la forme suivante :

$$\mathcal{Q}_h = \{p_h, p_h \in C^0(\Omega) \text{ et } p_h|_K \in \text{P1}(K), \forall K \in \mathcal{T}_h(\Omega_h)\}$$

Le champ de pression est donc continu et linéaire par élément. Il peut s'écrire sous la forme :

$$p_h|_K(\mathbf{x}) = \sum_{j=1}^{Nbnoe} N_j(\mathbf{x}) p_j \quad (4.12)$$

où $Nbnoe$ est le nombre de nœuds dans l'élément, N_j est la fonction de forme associée au nœud j et p_j correspond aux valeurs nodales de p_h .

En utilisant ces espaces, il est maintenant possible de réécrire le problème discrétisé : trouver $(\tilde{\mathbf{v}}_h, p_h) \in \tilde{\mathbf{V}}_h \times \mathcal{Q}_h$ tel que pour tout $(\tilde{\mathbf{w}}_h, q_h) \in \tilde{\mathbf{V}}_h \times \mathcal{Q}_h$:

$$\begin{aligned} \sum_{K \in \mathcal{T}_h(\Omega_h)} \left(\int_K 2\eta \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\tilde{\mathbf{v}}_h) : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\tilde{\mathbf{w}}_h) d\Omega - \int_K p_h \text{div } \tilde{\mathbf{w}}_h d\Omega \right) &= \sum_{K \in \mathcal{T}_h(\Omega_h)} \left(\int_{\partial K \cap \Gamma_{s,N}} \mathbf{t} \cdot \tilde{\mathbf{w}}_h d\Gamma \right) \\ - \sum_{K \in \mathcal{T}_h(\Omega_h)} \left(\int_K q_h \text{div } \tilde{\mathbf{v}}_h d\Omega \right) &= 0 \end{aligned}$$

Dans la suite, nous omettrons le signe somme placé devant les intégrales élémentaires pour simplifier la notation.

Ensuite, en remplaçant $\tilde{\mathbf{v}}_h$ par $\mathbf{v}_h + \mathbf{b}_h$, on obtient :

$$\begin{aligned} \int_K 2\eta \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}_h) : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{w}_h) d\Omega + \int_K 2\eta \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{b}_h) : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{w}_h) d\Omega - \int_K p_h \text{div } \mathbf{w}_h d\Omega &= \int_{\partial K \cap \Gamma_{s,N}} \mathbf{t} \cdot \mathbf{w}_h d\Gamma \\ \int_K 2\eta \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}_h) : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{w}_h^b) d\Omega + \int_K 2\eta \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{b}_h) : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{w}_h^b) d\Omega - \int_K p_h \text{div } \mathbf{w}_h^b d\Omega &= \int_{\partial K \cap \Gamma_{s,N}} \mathbf{t} \cdot \mathbf{w}_h^b d\Gamma \\ - \int_K q_h \text{div } \mathbf{v}_h d\Omega - \int_K q_h \text{div } \mathbf{b}_h d\Omega &= 0 \end{aligned}$$

On peut simplifier ces équations. En effet, puisque la vitesse est interpolée linéairement, sa dérivée est constante : $\dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}_h) \in \text{P0}(K)^{d \times d}$ et le terme $\int_K \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}_h) : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{w}_h^b) d\Omega$ peut s'écrire sous la forme suivante :

$$\int_K \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}_h) : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{w}_h^b) d\Omega = - \int_K \mathbf{div}(\dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}_h)) \cdot \mathbf{w}_h^b d\Omega + \int_{\partial K} (\dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}_h) \cdot \mathbf{n}) \cdot \mathbf{w}_h^b d\Gamma$$

où le dernier terme est nul puisque la bulle s'annule sur les bords de l'élément. De plus, puisque $\dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}_h) \in \text{P0}(K)^{d \times d}$, la divergence de ce terme est nulle. Par conséquent, nous pouvons écrire que :

$$\int_K \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}_h) : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{w}_h^b) d\Omega = 0$$

qui correspond à la propriété d'orthogonalité de la fonction bulle. Cette propriété peut se généraliser sous la forme suivante :

$$\int_K \mathbf{C} : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{w}_h^b) d\Omega = 0 \quad (4.13)$$

où \mathbf{C} est un tenseur constant sur l'élément : $\mathbf{C} \in \text{P0}(K)^{d \times d}$

En prenant en compte cette propriété, on obtient :

$$\begin{aligned} \int_K 2\eta \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}_h) : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{w}_h) d\Omega - \int_K p_h \mathbf{div} \mathbf{w}_h d\Omega &= \int_{\partial K \cap \Gamma_{s,N}} \mathbf{t} \cdot \mathbf{w}_h d\Gamma \\ \int_K 2\eta \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{b}_h) : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{w}_h^b) d\Omega - \int_K p_h \mathbf{div} \mathbf{w}_h^b d\Omega &= \int_{\partial K \cap \Gamma_{s,N}} \mathbf{t} \cdot \mathbf{w}_h^b d\Gamma \\ - \int_K q_h \mathbf{div} \mathbf{v}_h d\Omega - \int_K q_h \mathbf{div} \mathbf{b}_h d\Omega &= 0 \end{aligned}$$

qui peut s'écrire sous la forme algébrique suivante :

$$\begin{pmatrix} A & 0 & B^T \\ 0 & A_b & B_b^T \\ B & B_b & 0 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} V \\ V_b \\ P \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} F \\ F_b \\ 0 \end{pmatrix} \quad (4.14)$$

On obtient à partir du système matriciel (4.14) :

$$A_b V_b + B_b^T P = F_b \quad (4.15)$$

ce qui donne :

$$V_b = A_b^{-1} F_b - A_b^{-1} B_b^T P \quad (4.16)$$

Ceci permet d'éliminer les degrés de liberté liés aux fonctions bulles. On obtient le système matriciel suivant :

$$\begin{pmatrix} A & B^T \\ B & -C \end{pmatrix} \begin{pmatrix} V \\ P \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} F \\ -B_b A_b^{-1} F_b \end{pmatrix}$$

avec $C = B_b A_b^{-1} B_b^T$ une matrice semi-définie positive.

Après cette étape de condensation, l'élément P1+/P1 possède, en 2D, 9 degrés de liberté (6 en vitesse et 3 en pression), et en 3D, 16 degrés de liberté (12 en vitesse et 4 en pression). La figure 4.3 montre les degrés de liberté de l'élément P1+/P1 en 2D et en 3D.

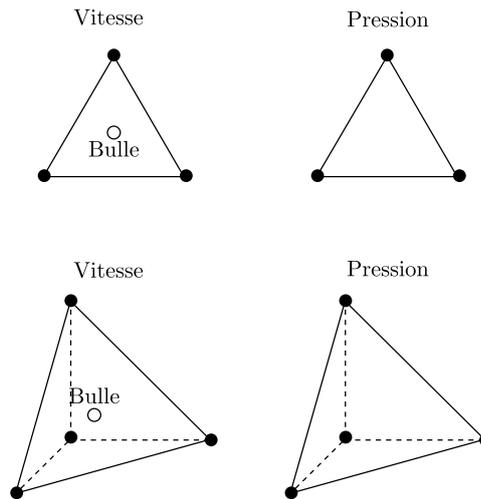


Figure 4.3: Elément P1+/P1.

Elément P2/P1

Le deuxième élément que nous avons choisi d'implémenter est l'élément P2/P1 qui est souvent appelé élément de Taylor-Hood (figure 4.4). Cet élément permet d'effectuer une interpolation quadratique pour la vitesse et linéaire pour la pression. Il possède, en 2D, 15 degrés de liberté (12 en vitesse et 3 en pression), et en 3D, 34 degrés de liberté (30 en vitesse et 4 en pression). Cet élément est plus coûteux en place mémoire et en temps machine que l'élément P1+/P1.

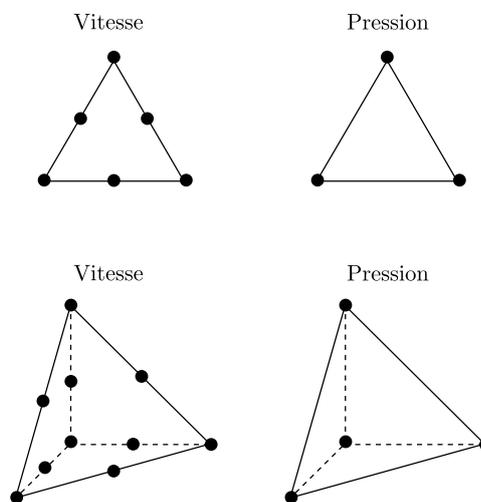


Figure 4.4: Elément P2/P1.

4.2.6 Validation de l'implémentation

Ecoulement de Poiseuille

Afin de valider l'implémentation des éléments P1+/P1 et P2/P1, nous avons effectué un cas test d'un écoulement de Poiseuille. Pour traiter cet écoulement, nous utilisons un domaine de calcul analogue à celui présenté sur la figure 4.5.

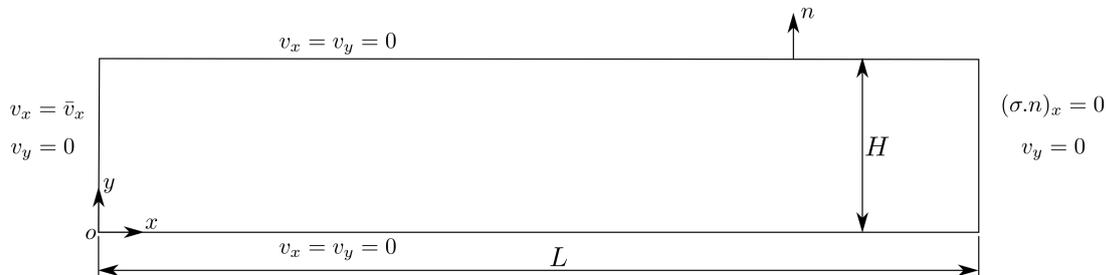


Figure 4.5: Ecoulement de Poiseuille (géométrie et conditions aux limites).

Le fluide se déplace dans le sens des x croissants dans une géométrie rectangulaire de longueur L et de hauteur H . On applique en entrée ($x = 0$) une vitesse ($v_x = \bar{v}_x$), en sortie ($x = L$) la première composante du vecteur contrainte nulle ($(\sigma.n)_x = 0$) et la deuxième composante du vecteur vitesse nulle ($v_y = 0$). Sur les parois supérieure et inférieure, une condition d'adhérence est imposée ($v_x = v_y = 0$). La vitesse imposée en entrée a un profil parabolique :

$$\begin{cases} v_x = \bar{v}_x = \frac{6Q}{H^3}(yH - y^2) \\ v_y = 0 \end{cases} \quad (4.17)$$

où Q désigne le débit imposé.

Il est possible de trouver une solution analytique pour ce cas test. La démonstration de cette solution analytique est présentée en annexe A.1. Pour la vitesse, la solution analytique correspond à l'équation (4.17), et, pour la pression, elle correspond à l'équation suivante :

$$p = \left(\frac{-12Q\eta}{H^3} \right) x + p_0 \quad (4.18)$$

où p_0 est une constante.

Nous avons choisi d'utiliser un maillage non structuré à base de triangles. La figure 4.6 montre le maillage utilisé. Nous allons comparer les résultats obtenus pour les deux éléments finis que l'on a implémentés dans ZéBuLoN, à savoir : l'élément P1+/P1 et l'élément P2/P1.

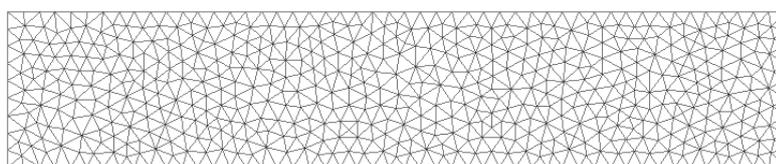


Figure 4.6: Maillage non structuré à base de triangles (1170 éléments, 646 nœuds).

Nous avons résolu ce problème avec les paramètres suivants : $H = 1$, $L = 5$, $\eta = 1$ et $Q = 1$. Les figures 4.7 et 4.8 montrent les isovaleurs de la vitesse et de la pression.

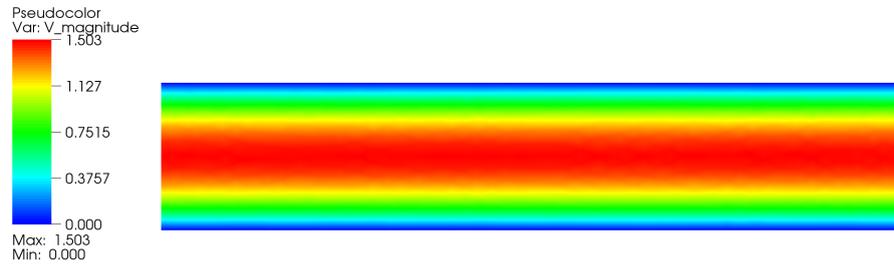


Figure 4.7: Isovaleurs de la vitesse.

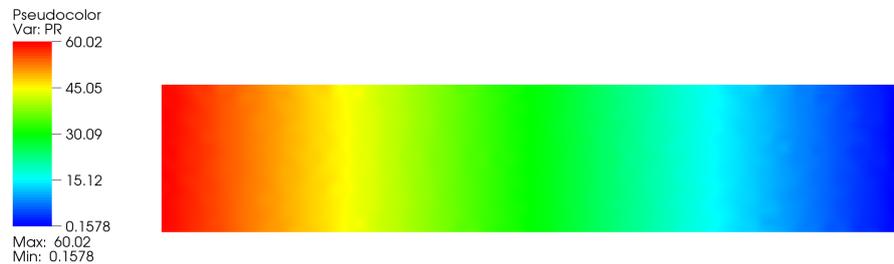


Figure 4.8: Isovaleurs de la pression.

Les figures 4.9a et 4.9b comparent les résultats numériques obtenus avec l'élément P1+/P1 aux résultats analytiques pour la vitesse et la pression. Nous pouvons constater une excellente corrélation des résultats.

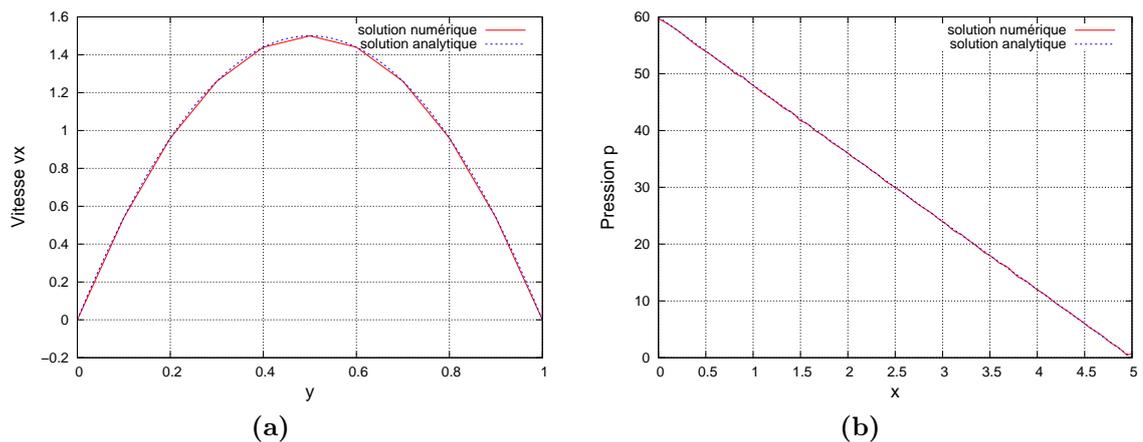


Figure 4.9: Comparaison entre les résultats numériques et analytiques pour la vitesse v_x (a) et pour la pression p (b) en utilisant l'élément P1+/P1.

Nous avons effectué la même comparaison entre les résultats numériques et les résultats analytiques pour l'élément P2/P1 (figures 4.10a et 4.10b). On constate que l'élément P2/P1 donne de meilleurs résultats que l'élément P1+/P1 pour un maillage ayant le même nombre de sommets ce qui est normal puisque l'élément

P2/P1 fait intervenir plus de degrés de liberté que l'élément P1+/P1. En effet, les résultats numériques pour la vitesse et la pression correspondent parfaitement avec les résultats analytiques. Mais, comme on l'a dit précédemment, l'élément P2/P1 est plus coûteux en place mémoire et en temps machine que l'élément P1+/P1. C'est pourquoi nous avons préféré utiliser l'élément P1+/P1. Dans la suite de cette étude, nous allons analyser la convergence sur quelques cas pour cet élément P1+/P1.

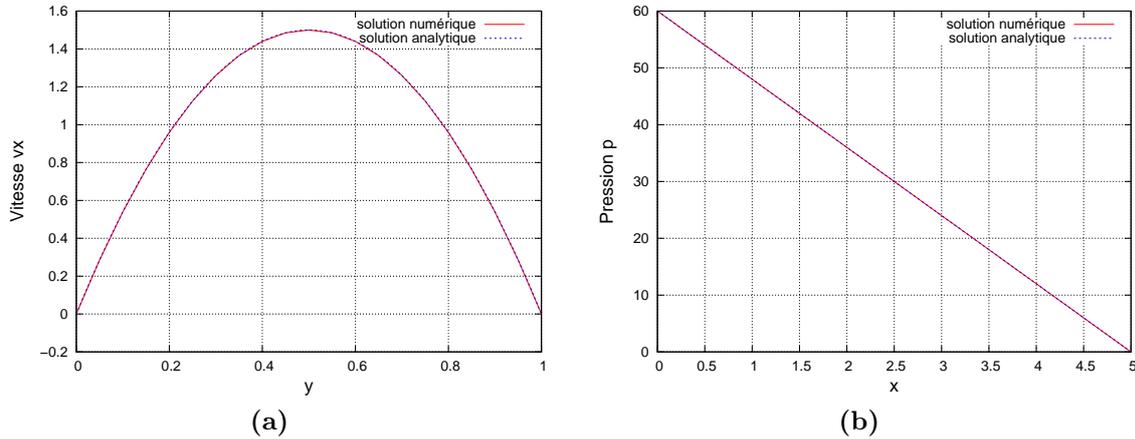


Figure 4.10: Comparaison entre les résultats numériques et analytiques pour la vitesse v_x (a) et pour la pression p (b) en utilisant l'élément P2/P1.

Analyse de la convergence

Pour vérifier l'implémentation et les propriétés de convergence, nous avons utilisé la méthode des solutions manufacturées [28], [27], [77]. Cette méthode consiste à « fabriquer » une solution analytique et à l'utiliser pour faire apparaître un terme source dans les équations aux dérivées partielles. Ce terme source est ensuite implémenté dans le code de calcul de façon à pouvoir calculer la solution du problème discrétisé.

Par conséquent, pour vérifier l'implémentation des équations de Stokes, nous avons résolu le système suivant :

$$\begin{aligned}
 -\mathbf{div} (2\eta\dot{\boldsymbol{\epsilon}}(\mathbf{v})) + \nabla p &= \mathbf{f} & \text{dans } \Omega_s \\
 \mathbf{div} \mathbf{v} &= 0 & \text{dans } \Omega_s \\
 \mathbf{v} &= \mathbf{0} & \text{sur } \Gamma_s
 \end{aligned} \tag{4.19}$$

en choisissant, comme solution manufacturée², les champs de vitesse et de pression suivants [37] :

$$\begin{aligned}
 v_x &= x^2(1-x)^2(2y-6y^2+4y^3) \\
 v_y &= -y^2(1-y)^2(2x-6x^2+4x^3) \\
 p &= x(1-x)
 \end{aligned} \tag{4.20}$$

2. Dans le cas d'une formulation mixte, il est nécessaire de définir une solution manufacturée pour la vitesse et la pression.

Le terme source \mathbf{f} est calculé en insérant la solution manufacturée (4.20) dans le système de Stokes (4.19). De cette façon, on est sûr que la solution (4.20) est bien solution du système de Stokes (4.19) avec le terme source suivant :

$$\begin{aligned} f_x &= (12 - 24y)x^4 + (-24 + 48y)x^3 + (-48y + 72y^2 - 48y^3 + 12)x^2 \\ &+ (-2 + 24y - 72y^2 + 48y^3)x + 1 - 4y + 12y^2 - 8y^3 \\ f_y &= (8 - 48y + 48y^2)x^3 + (-12 + 72y - 72y^2)x^2 \\ &+ (4 - 24y + 48y^2 - 48y^3 + 24y^4)x - 12y^2 + 24y^3 - 12y^4 \end{aligned} \quad (4.21)$$

Ce problème est résolu en utilisant la méthode des éléments finis sur un domaine carré $[0, 1]^2$. Ce domaine est divisé en $h \times h$ carrés, où h est la taille de maille. Chaque carré est lui même divisé en deux triangles. De cette façon, un maillage régulier est obtenu. Plusieurs maillages ont été utilisés : 20×20 , 30×30 , 40×40 et 50×50 . Chaque maillage correspond à une version plus raffinée du précédent. Une condition de Dirichlet en vitesse nulle est imposée sur la frontière du domaine Γ_s . Pour chaque maillage et chaque solution numérique \mathbf{v}_h et p_h , les erreurs sont calculées en utilisant les normes suivantes :

– Norme L^2 :

$$\|u\|_{0,\Omega} = \left(\int_{\Omega} u^2 d\Omega \right)^{1/2} \quad (4.22)$$

– Norme H^1 :

$$\|u\|_{1,\Omega} = \left(\|u\|_{0,\Omega}^2 + \sum_{j=1}^d \left\| \frac{\partial u}{\partial x_j} \right\|_{0,\Omega}^2 \right)^{1/2} \quad (4.23)$$

Les erreurs permettent de calculer les taux de convergence. Pour les équations de Stokes, en utilisant une approximation linéaire par élément, les ordres de convergence doivent vérifier [42] :

$$\|\mathbf{v} - \mathbf{v}_h\|_{1,\Omega_s} + \|p - p_h\|_{0,\Omega_s} \leq C h (\|\mathbf{v}\|_{2,\Omega_s} + \|p\|_{1,\Omega_s}) \quad (4.24)$$

où C est une constante et où $\|\cdot\|_{2,\Omega_s}$ est la norme H^2 :

$$\|u\|_{2,\Omega} = \left(\|u\|_{0,\Omega}^2 + \sum_{j=1}^d \left\| \frac{\partial u}{\partial x_j} \right\|_{0,\Omega}^2 + \sum_{i,j=1}^d \left\| \frac{\partial^2 u}{\partial x_i \partial x_j} \right\|_{0,\Omega}^2 \right)^{1/2} \quad (4.25)$$

Les tableaux 4.1 et 4.2 présentent les erreurs obtenues pour la pression et la vitesse pour l'élément P1+/P1.

Maillage	h	$\ p - p_h\ _{0,\Omega_s}$
20×20	0,050000	0,00707671
30×30	0,033333	0,00446363
40×40	0,025000	0,00323462
50×50	0,020000	0,00252868

Tableau 4.1: Erreurs commises pour la pression en utilisant l'élément P1+/P1.

La figure (4.11a) montre sur une échelle logarithmique que l'erreur pour la pression, en norme L^2 , varie linéairement avec la taille de maille h (la pente est égale à

Maillage	h	$\ \mathbf{v} - \mathbf{v}_h\ _{0,\Omega_s}$	$\ \mathbf{v} - \mathbf{v}_h\ _{1,\Omega_s}$
20×20	0,050000	0,0002008920	0,00799519
30×30	0,033333	0,0000893879	0,00532589
40×40	0,025000	0,0000502308	0,00399228
50×50	0,020000	0,0000321131	0,00319268

Tableau 4.2: Erreurs commises pour la vitesse en utilisant l'élément P1+/P1.

1,12). Ce résultat est en accord avec celui attendu selon l'équation (4.24). La figure (4.11b) montre que l'erreur pour la vitesse, en norme H^1 , varie elle aussi, linéairement avec la taille de maille h et que la pente est égale à 1. Ce résultat correspond au taux de convergence théorique déterminé d'après l'équation (4.24). La figure (4.11b) montre également que la vitesse converge à l'ordre 2 en norme L^2 . La figure 4.12 montre les isovaleurs de la solution numérique pour la pression (figure 4.12a) et pour la vitesse (figure 4.12b).

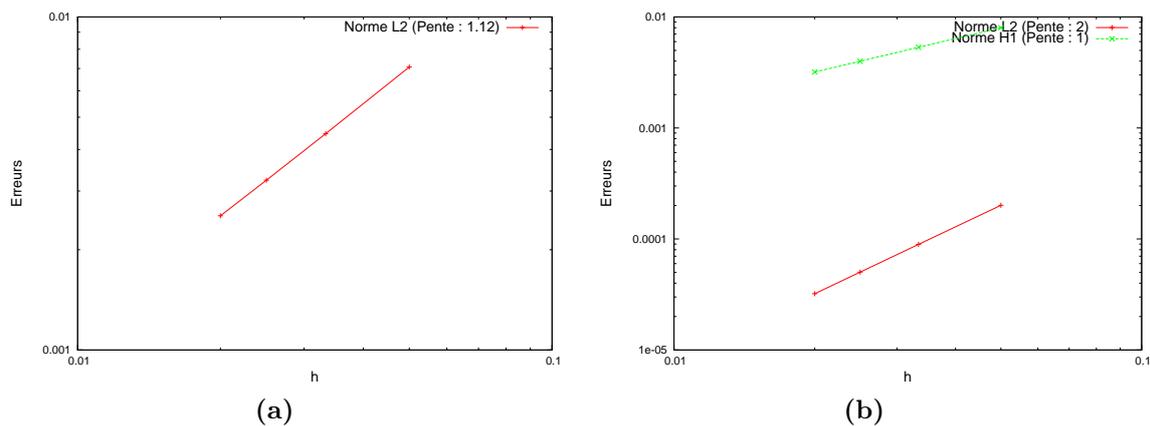


Figure 4.11: Erreurs commises avec une approximation linéaire pour la pression (a) et pour la vitesse (b) en utilisant l'élément P1+/P1.

4.3 Les équations de Darcy

Dans cette section, nous nous intéressons à la résolution des équations de Darcy qui permettent de modéliser l'écoulement d'un fluide incompressible à travers un milieu poreux. Deux approches sont utilisées dans la littérature pour résoudre l'équation de Darcy : l'une consiste à associer l'équation de Darcy à l'équation de conservation de la masse et l'autre consiste à utiliser une formulation mixte en vitesse-pression [65]. La première méthode revient à résoudre un laplacien en pression pour des propriétés physiques invariantes dans l'espace :

$$\operatorname{div}\left(-\frac{K}{\eta}\nabla p\right)=0 \quad \Leftrightarrow \quad \Delta p=0 \quad (4.26)$$

où K est la perméabilité de la préforme.

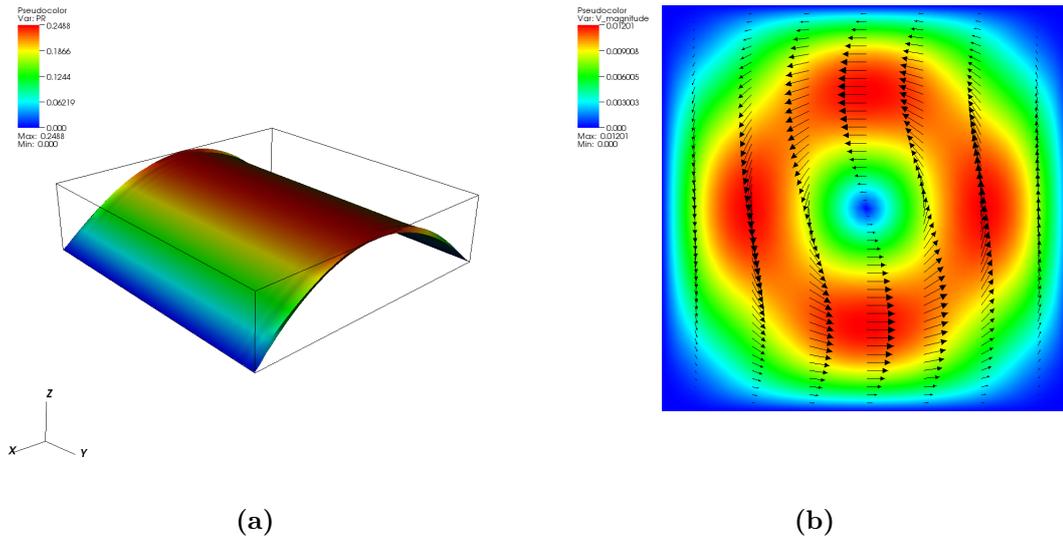


Figure 4.12: Résultats obtenus pour la pression (a) et pour la vitesse (b).

Une fois que la pression a été calculée, la vitesse est obtenue à partir de la loi de Darcy. Cette méthode ne pose pas de problème particulier. Cependant, elle est moins précise que la méthode reposant sur une formulation mixte en vitesse-pression puisque la vitesse est obtenue par dérivation du champ de pression. En revanche, l'approche mixte est basée sur une résolution simultanée de la vitesse et de la pression. Elle évite ainsi la dérivation de la pression et permet d'avoir une meilleure conservation de la masse. Par contre, elle nécessite d'être stabilisée.

Dans ce qui suit, nous allons présenter la méthode basée sur une formulation mixte en vitesse-pression qui est la méthode que nous avons choisi d'utiliser pour résoudre les équations de Darcy en vue du couplage avec Stokes.

4.3.1 Formulation forte des équations de Darcy

Considérons un domaine de calcul Ω_d tel que $\Omega_d \subset \mathbb{R}^d$ ($d = 2$ ou $d = 3$), et appelons $\partial\Omega_d$ sa frontière. L'écoulement du fluide dans Ω_d , considéré comme laminaire, est décrit par les équations de Darcy. Ces équations expriment une relation de proportionnalité entre la vitesse moyenne et le gradient de pression :

$$\begin{aligned} \frac{\eta}{K} \mathbf{v} + \nabla p &= \mathbf{0} \quad \text{dans} \quad \Omega_d \\ \operatorname{div} \mathbf{v} &= 0 \quad \text{dans} \quad \Omega_d \end{aligned} \quad (4.27)$$

où K est le tenseur de perméabilité qui est réduit à un scalaire dans le cas isotrope considéré ici.

Des conditions aux limites sont ajoutées à ces équations pour compléter le problème. La frontière $\partial\Omega_d$ est décomposée en deux parties distinctes, $\partial\Omega_d = \Gamma_d = \Gamma_{d,D} \cup \Gamma_{d,N}$ avec $\Gamma_{d,D} \cap \Gamma_{d,N} = \emptyset$, sur lesquelles sont appliquées deux conditions différentes. Une vitesse normale nulle est imposée sur $\Gamma_{d,D}$ (condition de Dirichlet pour la formulation duale) ou sur $\Gamma_{d,N}$ (condition de Neumann pour la formulation primale). Une pression est imposée sur $\Gamma_{d,N}$ (condition de Neumann pour la formulation duale) ou sur $\Gamma_{d,D}$ (condition de Dirichlet pour la formulation primale).

Les équations de Darcy s'expriment alors sous la forme suivante : trouver la vitesse $\mathbf{v} \in C^1(\Omega_d)^d$ et la pression $p \in C^2(\Omega_d)$ solutions du système :

$$\begin{aligned} \frac{\eta}{K} \mathbf{v} + \nabla p &= \mathbf{0} & \text{dans} & \Omega_d \\ \operatorname{div} \mathbf{v} &= 0 & \text{dans} & \Omega_d \\ \mathbf{v} \cdot \mathbf{n}_d &= 0 & \text{sur} & \Gamma_{d,D} \text{ (duale) ou sur } \Gamma_{d,N} \text{ (primale)} \\ p &= p_{ext} & \text{sur} & \Gamma_{d,N} \text{ (duale) ou sur } \Gamma_{d,D} \text{ (primale)} \end{aligned} \quad (4.28)$$

où p_{ext} est la pression imposée, et \mathbf{n}_d , le vecteur unitaire normal à la frontière de Ω_d . $C^k(\Omega_d)$ avec $0 \leq k \leq \infty$ correspond à l'espace vectoriel des fonctions dont les dérivées partielles d'ordre inférieur ou égal à k existent et sont continues dans Ω_d .

4.3.2 Formulation faible des équations de Darcy

Nous allons maintenant établir la formulation faible des équations de Darcy. Il existe deux types de formulations faibles : la formulation faible duale et la formulation faible primale. Ces formulations diffèrent selon que l'on effectue l'intégration par parties sur la première ou la deuxième équation de (4.28) pour faire apparaître les termes de bord.

Formulation faible duale

Les espaces fonctionnels suivants sont nécessaires pour établir la formulation faible duale de l'équation de Darcy (4.28).

$$\begin{aligned} \mathcal{V} &= H_{\Gamma_{d,D}}(\operatorname{div}, \Omega_d) \\ \mathcal{Q} &= L^2(\Omega_d) \end{aligned}$$

avec :

$$\begin{aligned} H_{\Gamma_{d,D}}(\operatorname{div}, \Omega_d) &= \{q \in H(\operatorname{div}, \Omega_d) \mid q \cdot \mathbf{n} = 0 \text{ sur } \Gamma_{d,D}\} \\ H(\operatorname{div}, \Omega_d) &= \{q \in L^2(\Omega_d)^d \mid \operatorname{div} q \in L^2(\Omega_d)\} \end{aligned}$$

La formulation faible duale des équations de Darcy est obtenue en multipliant, d'une part, les équations (4.28) par des fonctions tests $\mathbf{w} \in \mathcal{V}$ et $q \in \mathcal{Q}$, et d'autre part, en intégrant par partie le terme en pression dans la première équation. Nous obtenons ainsi la formulation faible duale des équations de Darcy qui s'exprime sous la forme suivante : trouver $\mathbf{v} \in \mathcal{V}$ et $p \in \mathcal{Q}$ solutions du système :

$$\begin{aligned} \int_{\Omega_d} \frac{\eta}{K} \mathbf{v} \cdot \mathbf{w} \, d\Omega - \int_{\Omega_d} p \operatorname{div} \mathbf{w} \, d\Omega &= - \int_{\Gamma_{d,N}} p_{ext} \mathbf{w} \cdot \mathbf{n}_d \, d\Gamma \quad \forall \mathbf{w} \in \mathcal{V} \\ - \int_{\Omega_d} q \operatorname{div} \mathbf{v} \, d\Omega &= 0 \quad \forall q \in \mathcal{Q} \end{aligned} \quad (4.29)$$

Formulation faible primale

Les espaces fonctionnels suivants sont nécessaires pour établir la formulation faible primale de l'équation de Darcy (4.27).

$$\begin{aligned} \mathcal{V} &= L^2(\Omega_d)^d \\ \mathcal{Q} &= H_{\Gamma_{d,D}}^1(\Omega_d) \end{aligned}$$

La formulation faible primale des équations de Darcy est obtenue en multipliant, d'une part, les équations (4.27) par des fonctions tests $\mathbf{w} \in \mathcal{V}$ et $q \in \mathcal{Q}$, et d'autre part, en intégrant par partie la deuxième équation de (4.27). Elle s'exprime sous la forme suivante : trouver $\mathbf{v} \in \mathcal{V}$ et $p \in \mathcal{Q}$ solutions du système :

$$\begin{aligned} \int_{\Omega_d} \frac{\eta}{K} \mathbf{v} \cdot \mathbf{w} \, d\Omega + \int_{\Omega_d} \nabla p \cdot \mathbf{w} \, d\Omega &= 0 & \forall \mathbf{w} \in \mathcal{V} \\ \int_{\Omega_d} \mathbf{v} \cdot \nabla q \, d\Omega &= \int_{\Gamma_{d,N}} q \bar{\mathbf{v}} \cdot \mathbf{n}_d \, d\Gamma & \forall q \in \mathcal{Q} \end{aligned} \quad (4.30)$$

où $\bar{\mathbf{v}} \cdot \mathbf{n}_d$ est la vitesse normale imposée.

4.3.3 Formulation faible abstraite des équations de Darcy

Nous pouvons réécrire la formulation faible duale³ sous une forme abstraite en considérant les formes bilinéaires suivantes :

$$a(\mathbf{v}, \mathbf{w}) = \int_{\Omega_d} \frac{\eta}{K} \mathbf{v} \cdot \mathbf{w} \, d\Omega \quad \text{et} \quad b(\mathbf{w}, p) = \int_{\Omega_d} p \operatorname{div} \mathbf{w} \, d\Omega$$

de sorte qu'on obtient :

$$\begin{cases} a(\mathbf{v}, \mathbf{w}) - b(\mathbf{w}, p) = - \langle p_{ext} \mathbf{n}_d, \mathbf{w} \rangle_{\Gamma_{d,N}} & \forall \mathbf{w} \in \mathcal{V} \\ -b(\mathbf{v}, q) = 0 & \forall q \in \mathcal{Q} \end{cases} \quad (4.31)$$

où $\langle \cdot, \cdot \rangle_{\Gamma_{d,N}}$ désigne le produit scalaire au sens L^2 sur $\Gamma_{d,N}$.

La formulation faible abstraite peut s'écrire aussi sous la forme suivante : trouver $(\mathbf{v}, p) \in \mathcal{V} \times \mathcal{Q}$ tel que :

$$a(\mathbf{v}, \mathbf{w}) - b(\mathbf{w}, p) - b(\mathbf{v}, q) = - \langle p_{ext} \mathbf{n}_d, \mathbf{w} \rangle_{\Gamma_{d,N}} \quad \forall (\mathbf{w}, q) \in \mathcal{V} \times \mathcal{Q} \quad (4.32)$$

en ajoutant les deux équations de (4.31).

4.3.4 Formulation faible discrète des équations de Darcy

La méthode des éléments finis consiste à chercher une approximation \mathbf{v}_h de \mathbf{v} et p_h de p dans des sous-espaces \mathcal{V}_h de \mathcal{V} et \mathcal{Q}_h de \mathcal{Q} . Ces sous-espaces \mathcal{V}_h et \mathcal{Q}_h sont de dimensions finies. Le problème discrétisé s'écrit alors :

$$\begin{cases} a(\mathbf{v}_h, \mathbf{w}_h) - b(\mathbf{w}_h, p_h) = - \langle p_{ext} \mathbf{n}_d, \mathbf{w}_h \rangle_{\Gamma_{d,N}} & \forall \mathbf{w}_h \in \mathcal{V}_h \\ -b(\mathbf{v}_h, q_h) = 0 & \forall q_h \in \mathcal{Q}_h \end{cases} \quad (4.33)$$

4.3.5 Discrétisation par des éléments finis mixtes

Le domaine de calcul Ω_d est discrétisé avec un maillage non structuré $\mathcal{T}_h(\Omega_d)$. Ce maillage est composé de triangles en 2D et de tétraèdres en 3D. L'élément P1+/P1 n'est pas stable pour la formulation duale utilisée [82]. Par conséquent, nous ne pouvons pas prendre le même élément fini que celui utilisé pour résoudre les équations de Stokes. Pour surmonter cette difficulté, nous avons choisi d'utiliser un élément fini P1/P1 stabilisé avec une formulation multi-échelle.

3. La formulation faible primale peut également être écrite sous une forme abstraite. Cependant, nous choisissons de ne présenter que la formulation faible duale qui est celle que l'on utilisera pour le couplage Stokes-Darcy.

4.3.6 Formulation P1/P1 stabilisée par une méthode multi-échelle

Nous avons choisi d'utiliser la méthode HVM (Hughes Variational Multi-scale) pour stabiliser cette formulation [67], [17]. Cette méthode consiste à prendre en compte les effets des petites échelles sur les grandes. En effet, en général les petites échelles ne sont pas prises en compte par le maillage lorsque la taille de maille n'est pas assez petite. Cela entraîne la présence d'oscillations au niveau de la solution numérique. Pour éviter ces problèmes numériques, la formulation HVM retient les effets des petites échelles sur les grandes. Pour effectuer cela, on procède en deux étapes. La première étape consiste à décomposer le problème initial en deux sous-problèmes : le problème aux grandes échelles et le problème aux petites échelles. La solution du problème aux petites échelles est déterminée et substituée dans le problème aux grandes échelles. La seconde étape consiste à résoudre le problème aux grandes échelles.

Par souci de simplicité, nous choisissons d'écrire le produit scalaire au sens L^2 sous la forme : $\langle \cdot, \cdot \rangle$. Par conséquent, en ajoutant les deux équations de la formulation faible duale (4.29) et en considérant qu'une pression nulle est imposée sur $\Gamma_{d,N}$ ($p|_{\Gamma_{d,N}} = 0$), nous obtenons la formulation faible suivante :

$$\langle \mathbf{w}, \frac{\eta}{K} \mathbf{v} \rangle - \langle \nabla \cdot \mathbf{w}, p \rangle - \langle q, \nabla \cdot \mathbf{v} \rangle = 0 \quad (4.34)$$

La vitesse et les fonctions tests sont décomposées comme suit :

$$\mathbf{v} = \underbrace{\bar{\mathbf{v}}}_{\text{grandes échelles}} + \underbrace{\mathbf{v}'}_{\text{petites échelles}} \quad \mathbf{w} = \underbrace{\bar{\mathbf{w}}}_{\text{grandes échelles}} + \underbrace{\mathbf{w}'}_{\text{petites échelles}} \quad (4.35)$$

La substitution de l'équation (4.35) dans la formulation faible des équations de Darcy (4.34), conduit à la définition de deux sous-problèmes agissant à deux échelles différentes :

1. Le problème aux grandes échelles :

$$\langle \bar{\mathbf{w}}, \frac{\eta}{K} (\bar{\mathbf{v}} + \mathbf{v}') \rangle - \langle \nabla \cdot \bar{\mathbf{w}}, p \rangle - \langle q, \nabla \cdot \bar{\mathbf{v}} + \nabla \cdot \mathbf{v}' \rangle = 0 \quad (4.36)$$

2. Le problème aux petites échelles :

$$\langle \mathbf{w}', \frac{\eta}{K} (\bar{\mathbf{v}} + \mathbf{v}') \rangle - \langle \nabla \cdot \mathbf{w}', p \rangle = 0 \quad (4.37)$$

La formulation HVM consiste à résoudre le problème aux petites échelles pour obtenir \mathbf{v}' en fonction de $\bar{\mathbf{v}}$ et p . En utilisant le théorème de la divergence et en supposant que les variables des petites échelles s'annulent sur le bord de chaque élément K (*i.e.* $\mathbf{v}' = \mathbf{w}' = 0$ sur ∂K), nous obtenons :

$$\langle \mathbf{w}', \mathbf{v}' \rangle = - \left\langle \mathbf{w}', \left(\bar{\mathbf{v}} + \frac{K}{\eta} \nabla p \right) \right\rangle \quad (4.38)$$

L'équation (4.38) peut s'écrire sous la forme :

$$\langle \mathbf{w}', \mathbf{v}' \rangle = - \langle \mathbf{w}', \bar{\mathbf{r}} \rangle \quad (4.39)$$

avec

$$\bar{\mathbf{r}} = \bar{\mathbf{v}} + \frac{K}{\eta} \nabla p \quad (4.40)$$

Approchons les variables des petites échelles avec des fonctions bulles dans un élément K :

$$\mathbf{v}'|_K = b^K \mathbf{v}'_K \quad \text{et} \quad \mathbf{w}'|_K = b^K \mathbf{w}'_K \quad (4.41)$$

où b^K est une fonction bulle. C'est un polynôme qui est égal à 1 au barycentre de l'élément et qui s'annule sur le bord de l'élément.

La solution aux petites échelles $\mathbf{v}'|_K$ est obtenue en substituant (4.41) dans (4.39):

$$\mathbf{v}'|_K = -b^K \left(\int_K (b^K)^2 d\Omega \right)^{-1} \left(\int_K b^K d\Omega \right) \bar{\mathbf{r}} = -\tau \bar{\mathbf{r}} \quad \forall \mathbf{w}'_K \quad (4.42)$$

où on fait l'approximation que τ est constant [65], [67].

Finalement, en substituant la solution aux petites échelles dans le problème aux grandes échelles (4.36) et en appliquant le théorème de la divergence, nous obtenons :

$$\langle \bar{\mathbf{w}}, \frac{\eta}{K} \bar{\mathbf{v}} \rangle - \langle \nabla \cdot \bar{\mathbf{w}}, p \rangle - \langle q, \nabla \cdot \bar{\mathbf{v}} \rangle + \langle -\frac{\eta}{K} \bar{\mathbf{w}} - \nabla q, \tau \bar{\mathbf{r}} \rangle = 0 \quad (4.43)$$

Par conséquent, la formulation HVM du problème de Darcy s'écrit : trouver $\bar{\mathbf{v}} \in H(\text{div}, \Omega_d)$ et $p \in H^1(\Omega_d)$ tel que :

$$\begin{aligned} \langle \bar{\mathbf{w}}, \frac{\eta}{K} \bar{\mathbf{v}} \rangle - \langle \nabla \cdot \bar{\mathbf{w}}, p \rangle - \langle q, \nabla \cdot \bar{\mathbf{v}} \rangle \\ + \tau \langle -\frac{\eta}{K} \bar{\mathbf{w}} - \nabla q, \bar{\mathbf{v}} + \frac{K}{\eta} \nabla p \rangle = 0 \end{aligned} \quad (4.44)$$

La formulation HVM consiste donc à ajouter un terme de stabilisation à la formulation faible de Darcy [65], [67] :

$$\tau \left(-\frac{\eta}{K} \mathbf{w} - \nabla q, \mathbf{v} + \frac{K}{\eta} \nabla p \right)$$

Ce terme, défini sur Ω_d , doit être ajouté à la formulation faible (4.34). Les simulations ont été effectuées en prenant $\tau = \frac{1}{2}$. La justification de ce choix et des détails supplémentaires peuvent être trouvés dans [65] et [67].

4.3.7 Validation de l'implémentation

Etude d'un écoulement radial

Afin de valider l'implémentation de l'élément P1/P1 stabilisé, nous avons effectué un cas test d'un écoulement radial (figure 4.13). Ce problème étant axisymétrique, nous choisissons de n'étudier qu'un quart de la géométrie.

Ce cas test admet une solution analytique pour la vitesse radiale et la pression. La démonstration de cette solution analytique est présentée en annexe A.2 :

$$\begin{cases} v(r) = -\frac{K}{\eta} \frac{1}{r} \frac{(p_e - p_i)}{\ln\left(\frac{r_e}{r_i}\right)} \\ p(r) = p_i + (p_e - p_i) \frac{\ln\left(\frac{r}{r_i}\right)}{\ln\left(\frac{r_e}{r_i}\right)} \end{cases}$$

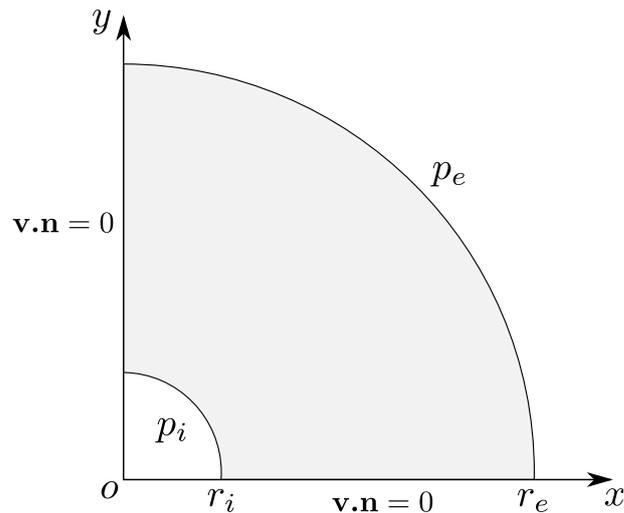


Figure 4.13: Ecoulement radial (géométrie et conditions aux limites).

où r_i et r_e sont, respectivement, le rayon intérieur et le rayon extérieur du disque, et p_i et p_e , la pression intérieure et la pression extérieure appliquée sur le disque.

Nous avons résolu ce cas test avec les paramètres suivants : $K = 10^{-9} \text{ m}^2$, $\eta = 1 \text{ Pa.s}$, $r_e = 1 \text{ m}$, $r_i = 0,1 \text{ m}$, $p_e = 10^5 \text{ Pa}$, $p_i = 0 \text{ Pa}$. Nous avons testé les deux formulations faibles de Darcy (primale et duale).

Les isovaleurs de la vitesse et de la pression pour la formulation primale sont présentées sur la figure 4.14. Nous pouvons constater quelques imprécisions au niveau du rayon intérieur pour la vitesse. La présence de ces imprécisions est confirmée par la figure 4.15 puisque lorsque l'on compare les résultats numériques et analytiques, on constate que la solution numérique obtenue pour la vitesse ne correspond pas tout à fait à la solution analytique au niveau du rayon intérieur.

Les isovaleurs pour la formulation duale sont présentées sur la figure 4.16, et la comparaison entre les résultats numériques et analytiques, sur la figure 4.17. Nous pouvons constater que l'on obtient une meilleure correspondance entre les résultats analytiques et les résultats numériques en utilisant la formulation duale. C'est pourquoi nous avons choisi d'utiliser cette formulation pour le couplage entre les équations de Stokes et les équations de Darcy. De plus, cette formulation est plus proche de celle de Stokes qui est, elle-même, une formulation duale.

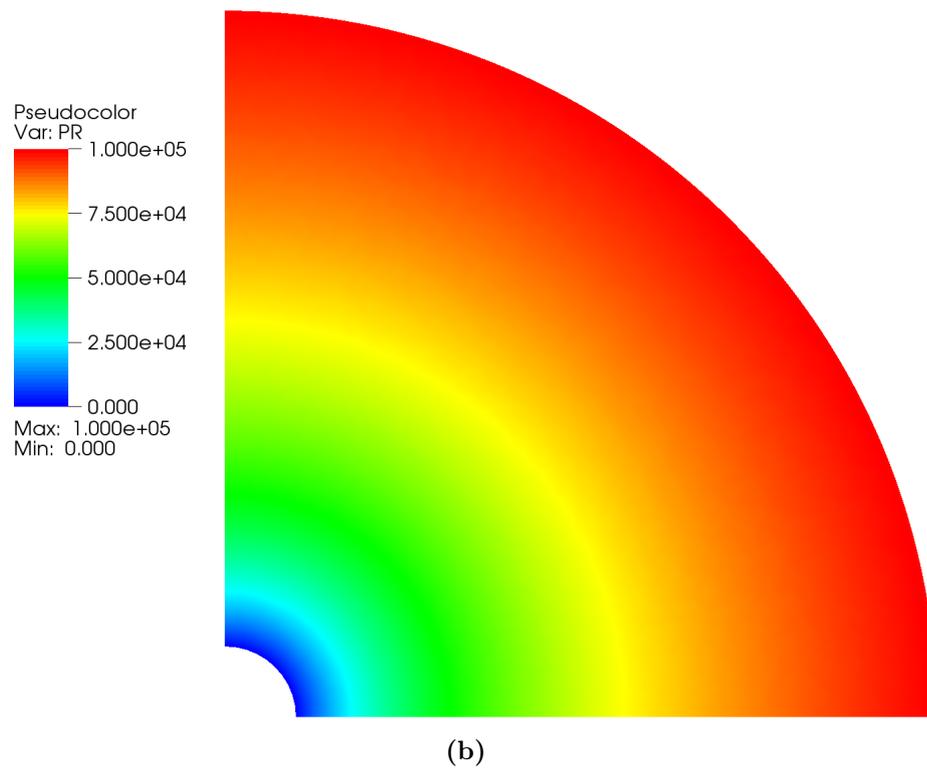
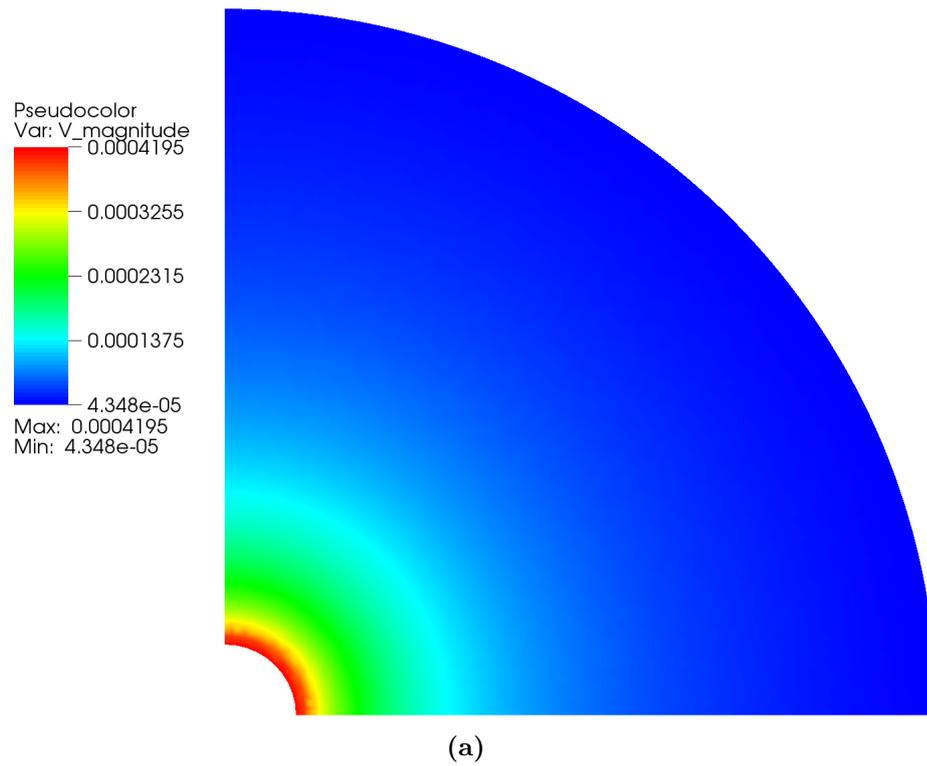
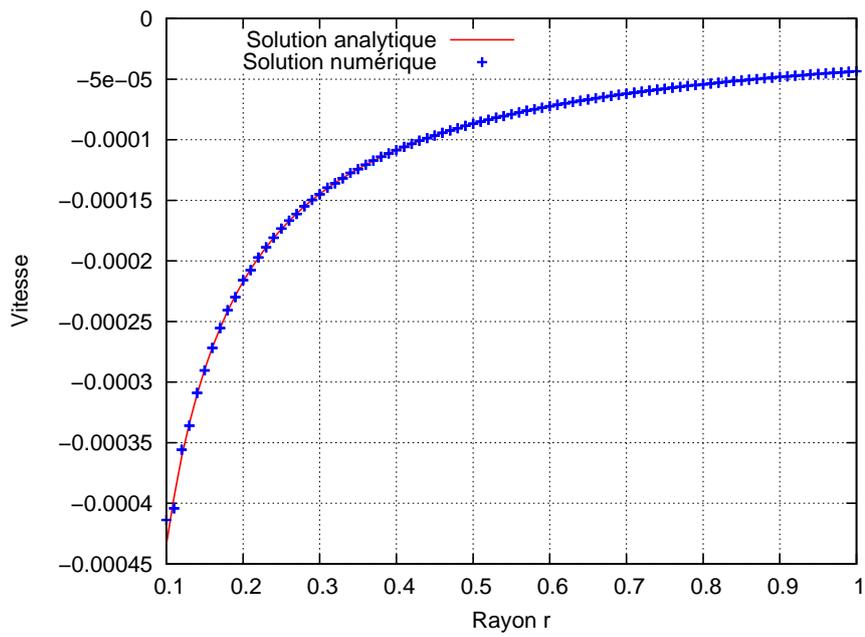
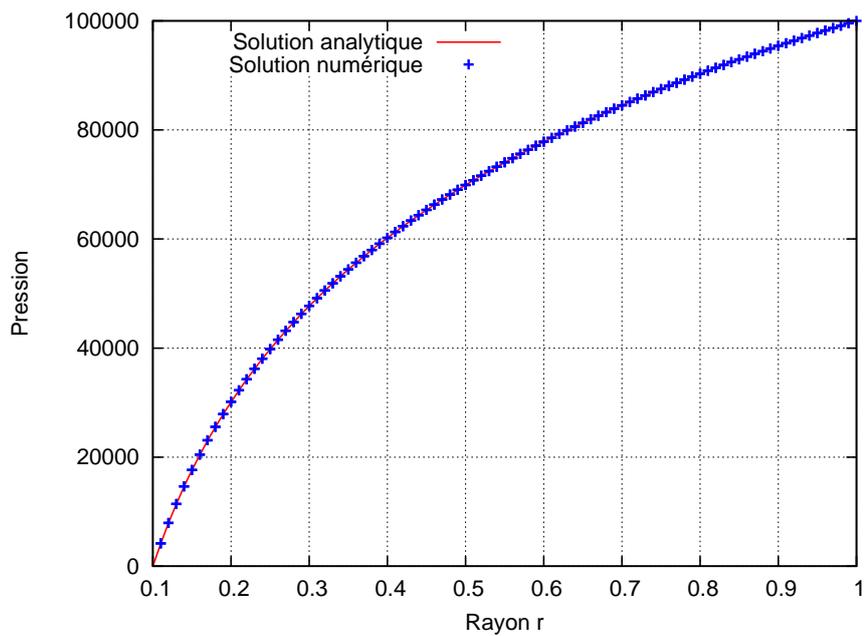


Figure 4.14: Isovaleurs de la vitesse (a) et de la pression (b) pour la formulation primale.



(a)



(b)

Figure 4.15: Comparaison entre les résultats numériques et les résultats analytiques pour la vitesse (a) et pour la pression (b) en utilisant la formulation primale.

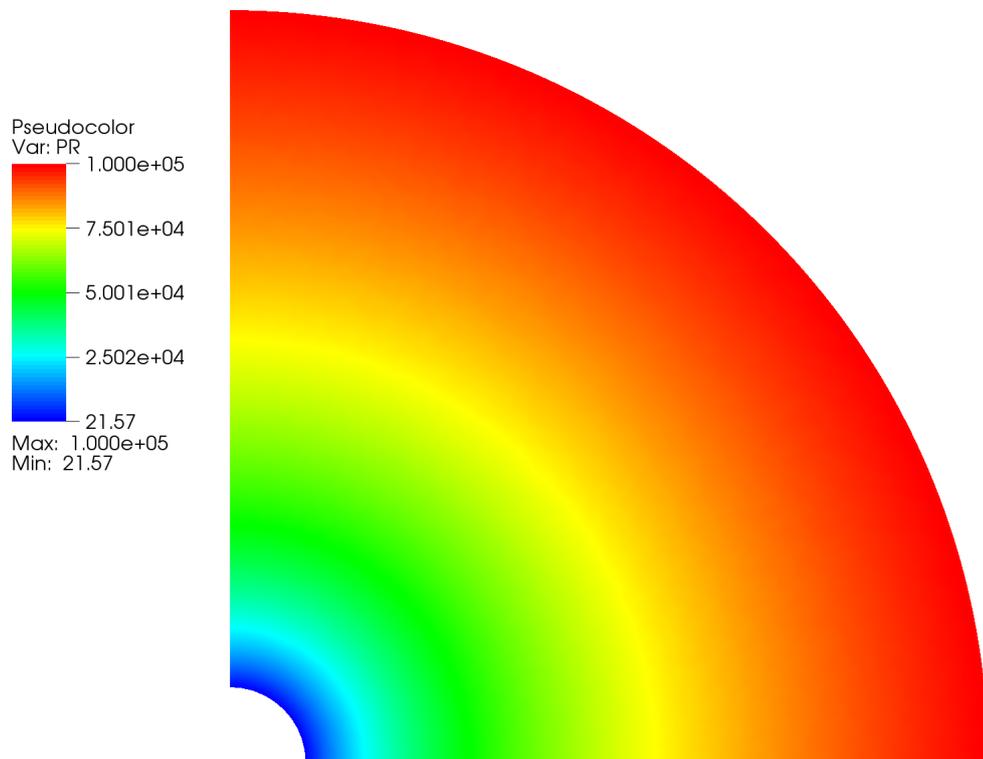
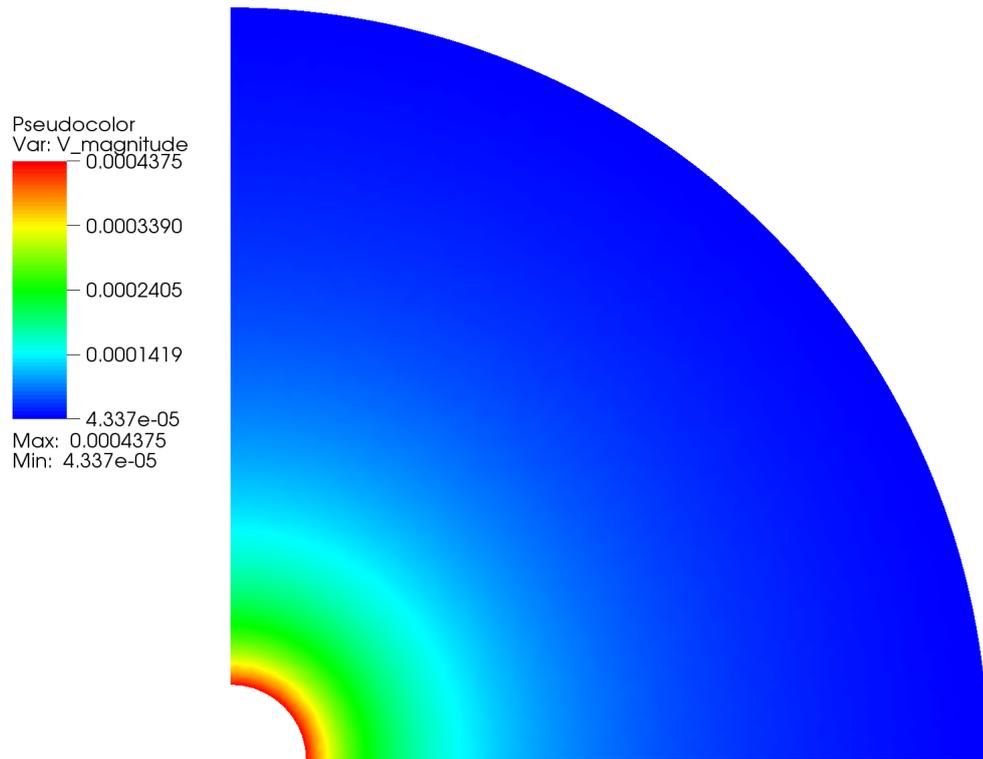
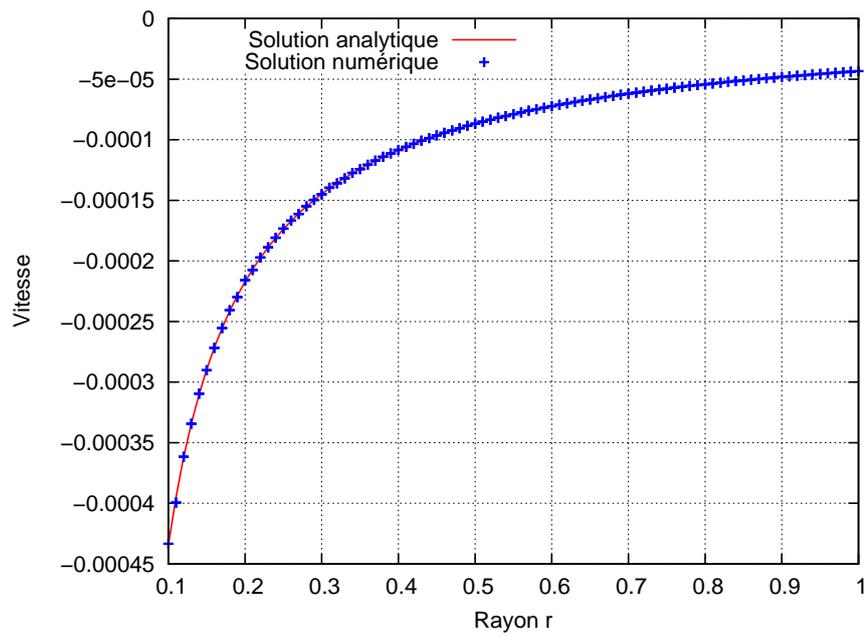
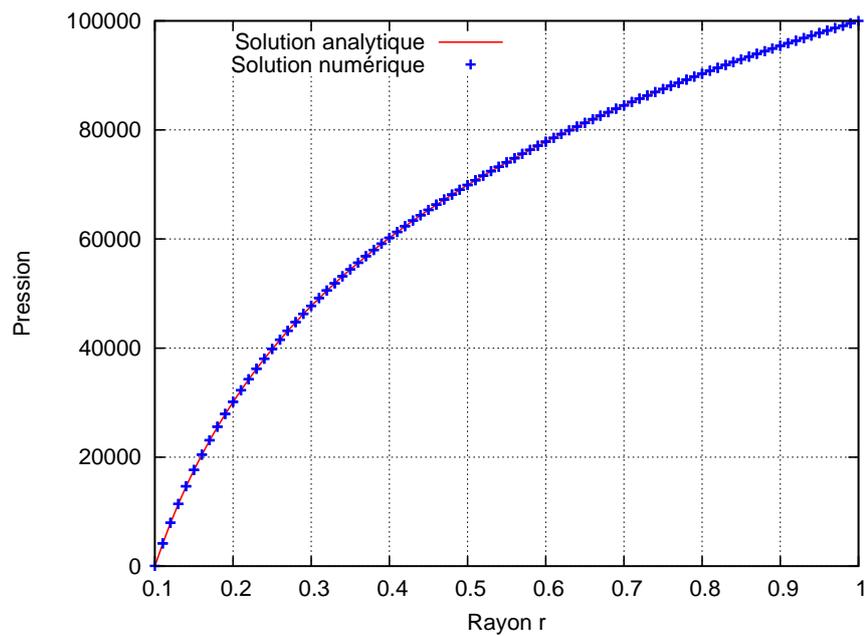


Figure 4.16: Isovaleurs de la vitesse (a) et de la pression (b) pour la formulation duale.



(a)



(b)

Figure 4.17: Comparaison entre les résultats numériques et analytiques pour la vitesse (a) et pour la pression (b) en utilisant la formulation duale.

Analyse de la convergence

La méthode des solutions manufacturées a été utilisée pour vérifier les propriétés de convergence. Pour cette étude, on résout une version non homogène du problème de Darcy [65] :

$$\begin{cases} \mathbf{v} &= -\frac{K}{\eta} \nabla p & \text{dans } \Omega_d \\ \operatorname{div} \mathbf{v} &= h & \text{dans } \Omega_d \\ \mathbf{v} \cdot \mathbf{n} &= g & \text{sur } \partial\Omega_d \end{cases} \quad (4.45)$$

où h est un terme source et g la composante normale de la vitesse sur la frontière $\partial\Omega_d$.

Dans ce cas, nous avons une condition de compatibilité à satisfaire :

$$\int_{\Omega_d} \operatorname{div} \mathbf{v} \, d\Omega = \int_{\Omega_d} h \, d\Omega = \int_{\partial\Omega_d} \mathbf{v} \cdot \mathbf{n} \, d\Omega = \int_{\partial\Omega_d} g \, d\Omega \quad (4.46)$$

On utilise une solution analytique pour la pression tirée de [65] :

$$p = \sin(2\pi x) \sin(2\pi y) \quad (4.47)$$

Le champ de vitesse est calculé en utilisant la loi de Darcy. Le terme source h est ensuite calculé à partir de la divergence de la vitesse (4.45). On obtient le terme source suivant :

$$h = 8\pi^2 \sin(2\pi x) \sin(2\pi y)$$

Pour les équations de Darcy, en utilisant une approximation linéaire par élément, les ordres de convergence doivent vérifier [42] :

$$\begin{aligned} \|\mathbf{v} - \mathbf{v}_h\|_{0,\Omega_d} &+ \|\nabla \cdot (\mathbf{v} - \mathbf{v}_h)\|_{0,\Omega_d} \\ &+ \|(p - p_h)\|_{0,\Omega_d} \leq C h (\|\mathbf{v}\|_{1,\Omega_d} + \|\nabla \cdot \mathbf{v}\|_{1,\Omega_d} + \|p\|_{1,\Omega_d}) \end{aligned} \quad (4.48)$$

où C est une constante.

Les tableaux 4.3 et 4.4 présentent les erreurs obtenues pour la pression et la vitesse.

Maillage	h	$\ p - p_h\ _{0,\Omega}$	$\ p - p_h\ _{1,\Omega}$
10×10	0,1	0,051784100	1,029050
20×20	0,05	0,013165500	0,518775
40×40	0,025	0,003303830	0,259913
80×80	0,0125	0,000826462	0,130022

Tableau 4.3: Erreurs commises en norme L^2 et en semi-norme H^1 pour la pression en utilisant l'élément P1/P1 stabilisé par une formulation multi-échelle.

La figure 4.18a montre sur une échelle logarithmique que le taux de convergence pour la pression en norme L^2 est de 1,99 et en norme H^1 de 1. La figure 4.18b montre que le taux de convergence pour la vitesse en norme L^2 est de 2. Ces résultats sont cohérents avec ceux obtenus par Masud dans [65] et avec l'équation (4.48). La figure 4.19 montre les isovaleurs de la solution numérique pour la pression 4.19a et pour la vitesse 4.19b.

Maillage	h	$\ \mathbf{v} - \mathbf{v}_h\ _{0,\Omega}$
10×10	0,1	0,4682680
20×20	0,05	0,1172920
40×40	0,025	0,0293247
80×80	0,0125	0,0073316

Tableau 4.4: Erreurs commises en norme L^2 pour la vitesse en utilisant l'élément P1/P1 stabilisé par une formulation multi-échelle.

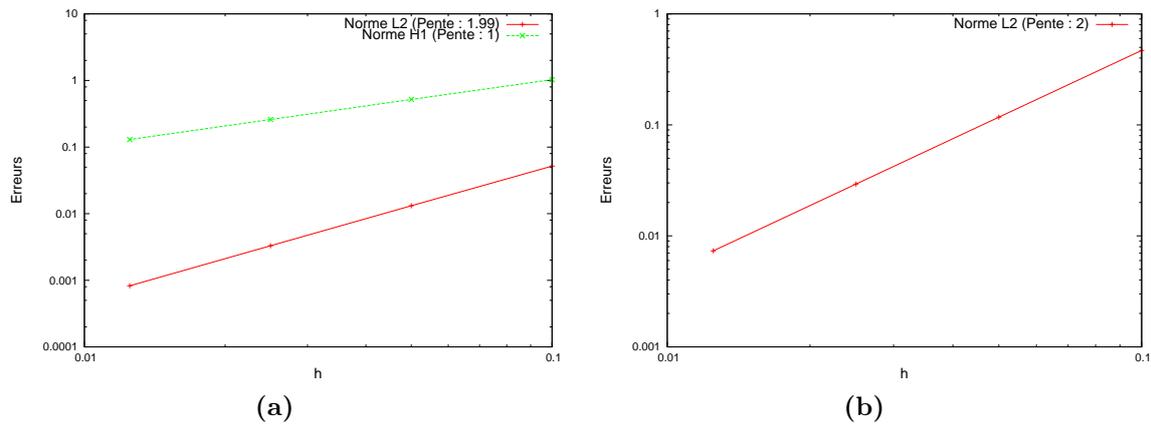


Figure 4.18: Erreurs commises avec une approximation linéaire pour la pression (a) et pour la vitesse (b) en utilisant l'élément P1/P1 stabilisé par une formulation multi-échelle.

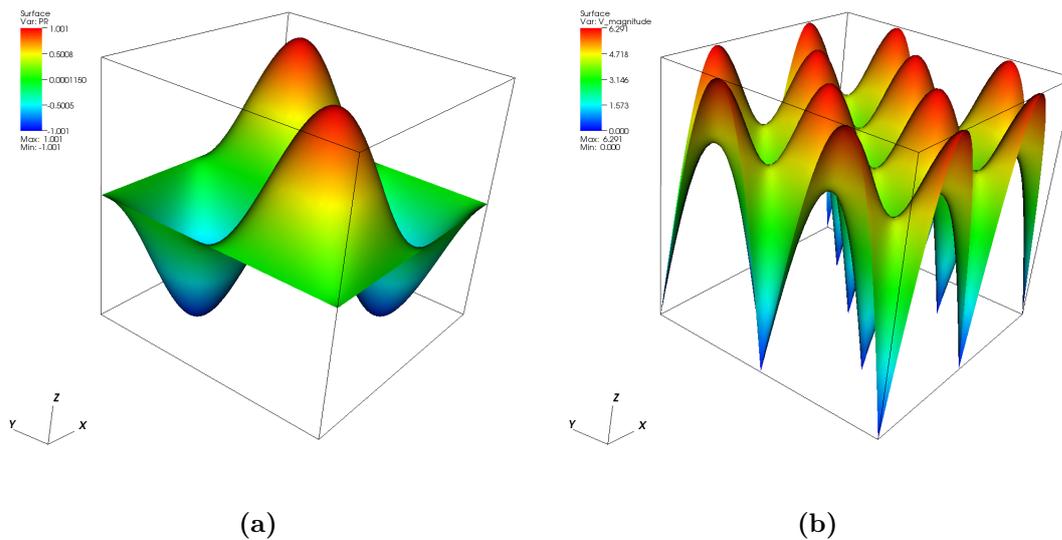


Figure 4.19: Résultats obtenus pour la pression (a) et pour la vitesse (b).

4.4 Couplage Stokes-Darcy

Les principales stratégies utilisées dans la littérature pour résoudre le problème couplé de Stokes-Darcy sont soit une stratégie découplée soit une stratégie unifiée. La stratégie découplée consiste à utiliser deux espaces éléments finis différents pour résoudre les équations de Stokes et de Darcy [75], alors que la stratégie unifiée consiste à utiliser les mêmes espaces éléments finis [23], [59], [5]. Généralement, dans la littérature, une formulation mixte standard est utilisée pour résoudre les équations de Stokes alors que plusieurs approches peuvent être utilisées pour résoudre les équations de Darcy, notamment une formulation mixte [54], [66], [82] et une formulation variationnelle de l'équation de Poisson [36].

L'originalité de notre approche est d'utiliser une stratégie unifiée pour le couplage Stokes-Darcy. En effet, nous allons utiliser un seul maillage sur tout le domaine et une fonction Level-set pour représenter l'interface entre Stokes et Darcy.

Nous allons maintenant présenter le couplage entre les équations de Stokes et de Darcy. Considérons un domaine $\Omega \subset \mathbb{R}^d$ ($d = 2$ ou $d = 3$). Ω est composé de deux sous-domaines, Ω_s et Ω_d , avec $\Omega_s \cap \Omega_d = \emptyset$ et $\overline{\Omega_s} \cap \overline{\Omega_d} = \Gamma$ (figure 4.20). Ω_s est rempli par un fluide, et sera par conséquent appelé domaine purement fluide, tandis que Ω_d correspond à un milieu poreux. Dans le domaine purement fluide, le fluide s'écoule selon les équations de Stokes (4.5) et dans le milieu poreux, le fluide s'écoule selon les équations de Darcy (4.28). On utilise l'indice s pour désigner tout ce qui concerne le milieu purement fluide (domaine de Stokes) et d pour désigner le milieu poreux (domaine de Darcy). Γ est l'interface séparant ces deux milieux.

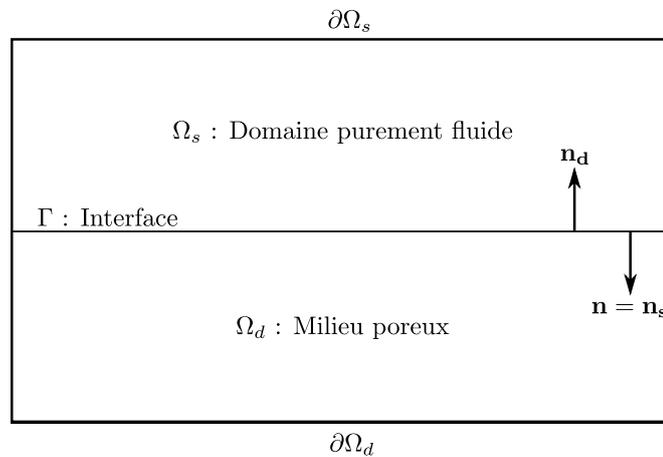


Figure 4.20: Domaine d'étude.

Dans Ω , notons \mathbf{v} la vitesse et p la pression. Nous aurons besoin de distinguer la vitesse et la pression dans Ω_s et Ω_d lorsque nous présenterons le couplage Stokes-Darcy. Par conséquent, introduisons les notations suivantes :

$$\mathbf{v}_s = \mathbf{v}|_{\Omega_s}, \quad \mathbf{v}_d = \mathbf{v}|_{\Omega_d}, \quad p_s = p|_{\Omega_s} \quad \text{et} \quad p_d = p|_{\Omega_d}$$

Des conditions doivent être considérées sur l'interface Γ . Ces conditions sont la continuité de la vitesse normale, la continuité de la contrainte normale et la condition de Beaver-Joseph-Saffman. Nous allons maintenant présenter en détails ces conditions à imposer sur l'interface Γ .

4.4.1 Conditions aux limites à imposer sur l'interface entre Stokes et Darcy

Continuité de la vitesse normale

La conservation de la masse à travers l'interface Γ s'exprime par la continuité du champ de vitesse à travers l'interface Γ :

$$\mathbf{v}_s \cdot \mathbf{n}_s + \mathbf{v}_d \cdot \mathbf{n}_d = 0 \quad \text{sur } \Gamma \quad (4.49)$$

En considérant que $\mathbf{n} = \mathbf{n}_s = -\mathbf{n}_d$, l'équation (4.49) peut s'écrire sous la forme suivante :

$$\mathbf{v}_s \cdot \mathbf{n} = \mathbf{v}_d \cdot \mathbf{n} \quad \text{sur } \Gamma \quad (4.50)$$

Continuité de la contrainte normale

La deuxième condition à appliquer sur l'interface Γ est la continuité de la contrainte normale qui s'exprime sous la forme suivante :

$$\mathbf{n} \cdot \boldsymbol{\sigma}_s \cdot \mathbf{n} = \mathbf{n} \cdot \boldsymbol{\sigma}_d \cdot \mathbf{n} \quad \text{sur } \Gamma \quad (4.51)$$

En remplaçant la contrainte dans le milieu purement fluide $\boldsymbol{\sigma}_s$ par son expression donnée par la loi de comportement (2.1) et en considérant que la contrainte dans le milieu poreux $\boldsymbol{\sigma}_d$ est égale à la pression de Darcy ($\boldsymbol{\sigma}_d = -p_d \mathbf{I}$) [62], nous obtenons :

$$p_s - 2\eta \mathbf{n} \cdot \dot{\boldsymbol{\epsilon}}(\mathbf{v}_s) \cdot \mathbf{n} = p_d \quad \text{sur } \Gamma \quad (4.52)$$

Condition de Beaver-Joseph-Saffman (BJS)

La condition de Beaver-Joseph-Saffman est utilisée dans le cas d'écoulements de type ruissellement sur des surfaces [10], [56]. Elle permet d'imposer une vitesse tangentielle à l'interface Γ (figure 4.21).

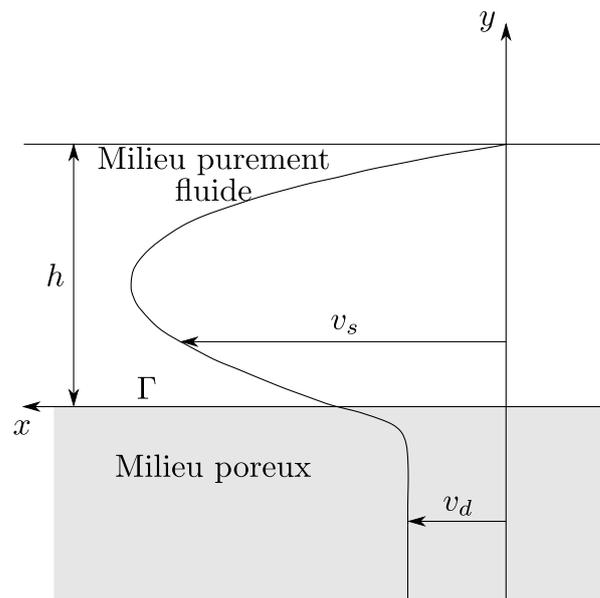


Figure 4.21: Profil de la vitesse à l'interface avec un milieu poreux.

La différence entre la vitesse de glissement du fluide $v_{s_x}|_\Gamma$ et la vitesse d'imprégnation $v_{d_x}|_\Gamma$ est proportionnelle au taux de cisaillement du fluide. Par conséquent, si la direction normale à l'interface est y , la condition de BJS s'exprime par :

$$\frac{\partial v_{s_x}}{\partial y}|_\Gamma = \frac{\alpha}{\sqrt{K}}(v_{s_x}|_\Gamma - v_{d_x}|_\Gamma) \quad \text{sur } \Gamma \quad (4.53)$$

où α est un nombre sans dimension correspondant à un coefficient de glissement. On peut réécrire l'équation (4.53) sous une forme plus générale en introduisant les vecteurs tangentiels à l'interface Γ :

$$-\frac{\mathbf{t}_s \cdot \boldsymbol{\tau}_j}{\eta} = \frac{\alpha}{\sqrt{K}}(\mathbf{v}_s|_\Gamma - \mathbf{v}_d|_\Gamma) \cdot \boldsymbol{\tau}_j \quad \text{sur } \Gamma \quad (4.54)$$

où $\boldsymbol{\tau}_j$, $1 \leq j \leq d-1$ (avec d la dimension du problème), sont les vecteurs tangentiels à l'interface Γ et où $\mathbf{t}_s = \boldsymbol{\sigma}_s \cdot \mathbf{n}_s$.

Par ailleurs, Saffman a montré dans [76] que le terme $\mathbf{v}_d|_\Gamma \cdot \boldsymbol{\tau}_j$ peut être négligé par rapport aux autres termes. De plus, en remplaçant le tenseur des contraintes par la relation (2.1) et comme $p \mathbf{n} \cdot \boldsymbol{\tau}_j = 0$, la condition BJS peut s'écrire sous la forme :

$$2\mathbf{n} \cdot \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}_s) \cdot \boldsymbol{\tau}_j = \frac{-\alpha}{\sqrt{K}} \mathbf{v}_s \cdot \boldsymbol{\tau}_j \quad \text{sur } \Gamma \quad (4.55)$$

Par conséquent, le problème couplé correspond aux équations (4.5) et (4.28) dans Ω_s et Ω_d . Les conditions à imposer sur l'interface, permettant de coupler Ω_s et Ω_d , correspondent aux équations (4.50), (4.52) et (4.55).

4.4.2 Formulation faible en vitesse-pression du problème couplé

La formulation faible en vitesse-pression du problème couplé est obtenue en sommant les formulations faibles de Stokes et de Darcy [82]. Nous allons commencer par réécrire les formulations faibles de Stokes et de Darcy de façon à prendre en compte les conditions sur l'interface.

Formulation faible des équations de Stokes

Nous avons présenté dans la section 4.2.2 la formulation faible des équations de Stokes. Nous allons la réécrire pour illustrer comment les conditions sur l'interface sont prises en compte dans cette formulation. Par conséquent, en multipliant les équations de Stokes (4.5) par les fonctions tests $\mathbf{w}_s \in H_{\Gamma_{s,D}}^1(\Omega_s)^d$ et $q_s \in L^2(\Omega_s)$, et ensuite, en intégrant par parties sur Ω_s , nous obtenons :

$$\begin{aligned} \int_{\Omega_s} 2\eta \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}_s) : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{w}_s) d\Omega - \int_{\Gamma_s} \left(2\eta \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}_s) \cdot \mathbf{n}_s \right) \cdot \mathbf{w}_s d\Gamma - \int_{\Omega_s} p_s \operatorname{div} \mathbf{w}_s d\Omega \\ + \int_{\Gamma_s} p_s \mathbf{w}_s \cdot \mathbf{n}_s d\Gamma = 0 \\ - \int_{\Omega_s} q_s \operatorname{div} \mathbf{v}_s d\Omega = 0 \end{aligned} \quad (4.56)$$

L'intégrale sur Γ_s peut être décomposée en une partie sur $\Gamma_{s,D}$, une partie sur $\Gamma_{s,N}$ et une partie sur l'interface Stokes-Darcy Γ . La première intégrale sur $\Gamma_{s,D}$ s'annule car la fonction test \mathbf{w}_s est nulle sur $\Gamma_{s,D}$ (condition de Dirichlet). La deuxième

intégrale sur $\Gamma_{s,N}$ est une condition naturelle. Nous pouvons remplacer dans cette intégrale le terme $\boldsymbol{\sigma}_s \cdot \mathbf{n}_s$ par le vecteur contrainte \mathbf{t}_s . La troisième intégrale sur Γ est liée aux conditions sur l'interface. Ainsi, nous obtenons :

$$\begin{aligned} \int_{\Omega_s} 2\eta \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}_s) : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{w}_s) d\Omega - \int_{\Gamma} \left(2\eta \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}_s) \cdot \mathbf{n}_s \right) \cdot \mathbf{w}_s d\Gamma - \int_{\Omega_s} p_s \operatorname{div} \mathbf{w}_s d\Omega \\ + \int_{\Gamma} p_s \mathbf{w}_s \cdot \mathbf{n}_s d\Gamma = \int_{\Gamma_{s,N}} \mathbf{t}_s \cdot \mathbf{w}_s d\Gamma \\ - \int_{\Omega_s} q_s \operatorname{div} \mathbf{v}_s d\Omega = 0 \end{aligned} \quad (4.57)$$

En utilisant la décomposition $\mathbf{w}_s = (\mathbf{w}_s \cdot \mathbf{n}_s) \mathbf{n}_s + (\mathbf{w}_s \cdot \boldsymbol{\tau}) \boldsymbol{\tau}$ sur Γ et étant donné que $\dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}_s)$ est symétrique, nous obtenons :

$$\begin{aligned} \int_{\Omega_s} 2\eta \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}_s) : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{w}_s) d\Omega - \int_{\Gamma} \left(2\eta \mathbf{n}_s \cdot \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}_s) \cdot \mathbf{n}_s \right) (\mathbf{w}_s \cdot \mathbf{n}_s) d\Gamma - \int_{\Gamma} \left(2\eta \mathbf{n}_s \cdot \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}_s) \cdot \boldsymbol{\tau} \right) (\mathbf{w}_s \cdot \boldsymbol{\tau}) d\Gamma \\ - \int_{\Omega_s} p_s \operatorname{div} \mathbf{w}_s d\Omega + \int_{\Gamma} p_s \mathbf{w}_s \cdot \mathbf{n}_s d\Gamma = \int_{\Gamma_{s,N}} \mathbf{t}_s \cdot \mathbf{w}_s d\Gamma \\ - \int_{\Omega_s} q_s \operatorname{div} \mathbf{v}_s d\Omega = 0 \end{aligned} \quad (4.58)$$

En utilisant la continuité de la contrainte normale (4.52) et la condition de BJS (4.55), nous obtenons la formulation faible des équations de Stokes pour ce problème couplé Stokes-Darcy : trouver $\mathbf{v}_s \in H_{\Gamma_{s,D}}^1(\Omega_s)$ et $p_s \in L^2(\Omega_s)$ pour tout $(\mathbf{w}_s, q_s) \in H_{\Gamma_{s,D}}^1(\Omega_s) \times L^2(\Omega_s)$, tel que :

$$\begin{aligned} \int_{\Omega_s} 2\eta \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}_s) : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{w}_s) d\Omega + \int_{\Gamma} \frac{\alpha\eta}{\sqrt{K}} (\mathbf{v}_s \cdot \boldsymbol{\tau}) (\mathbf{w}_s \cdot \boldsymbol{\tau}) d\Gamma - \int_{\Omega_s} p_s \operatorname{div} \mathbf{w}_s d\Omega \\ + \underbrace{\int_{\Gamma} p_d \mathbf{w}_s \cdot \mathbf{n}_s d\Gamma}_A = \int_{\Gamma_{s,N}} \mathbf{t}_s \cdot \mathbf{w}_s d\Gamma \\ - \int_{\Omega_s} q_s \operatorname{div} \mathbf{v}_s d\Omega = 0 \end{aligned} \quad (4.59)$$

Formulation faible des équations de Darcy

Nous avons présenté dans la section 4.3.2 la formulation faible des équations de Darcy. Elle s'obtient en multipliant les équations de Darcy (4.28) par les fonctions tests $\mathbf{w}_d \in H_{\Gamma_{d,D}}(\operatorname{div}, \Omega_d)$ et $q_d \in L^2(\Omega_d)$, et, en intégrant par parties sur le domaine Ω_d . On obtient ainsi :

$$\begin{aligned} \int_{\Omega_d} \frac{\eta}{K} \mathbf{w}_d \cdot \mathbf{w}_d d\Omega - \int_{\Omega_d} p_d \operatorname{div} \mathbf{w}_d d\Omega + \int_{\Gamma_d} p_d \mathbf{w}_d \cdot \mathbf{n}_d d\Gamma = 0 \\ - \int_{\Omega_d} q_d \operatorname{div} \mathbf{v}_d d\Omega = 0 \end{aligned} \quad (4.60)$$

En utilisant le fait que $\mathbf{w}_d \cdot \mathbf{n}_d$ s'annule sur $\Gamma_{d,D}$ et que les fonctions tests sont les mêmes ($\mathbf{w}_s \equiv \mathbf{w}_d$), nous obtenons la formulation faible des équations de Darcy :

trouver $\mathbf{v}_d \in H_{\Gamma_{d,D}}(\text{div}, \Omega_d)$ et $p_d \in L^2(\Omega_d)$, pour tout $(\mathbf{w}_d, q_d) \in H_{\Gamma_{d,D}}(\text{div}, \Omega_d) \times L^2(\Omega_d)$, tel que :

$$\begin{aligned} \int_{\Omega_d} \frac{\eta}{K} \mathbf{v}_d \cdot \mathbf{w}_d \, d\Omega - \int_{\Omega_d} p_d \text{div} \, \mathbf{w}_d \, d\Omega - \underbrace{\int_{\Gamma} p_d \mathbf{w}_s \cdot \mathbf{n}_s \, d\Gamma}_B &= \int_{\Gamma_{d,N}} p_{ext} \mathbf{w}_d \cdot \mathbf{n}_s \, d\Gamma \\ - \int_{\Omega_d} q_d \text{div} \, \mathbf{v}_d \, d\Omega &= 0 \end{aligned} \quad (4.61)$$

avec $\mathbf{n} = \mathbf{n}_s = -\mathbf{n}_d$.

Formulation faible du problème couplé

La formulation faible du problème couplé de Stokes-Darcy est obtenue en sommant les équations (4.59) et (4.61). Les intégrales sur Ω_s et Ω_d doivent être redéfinies sur Ω . Pour effectuer cela, nous introduisons la fonction Heaviside H_i égale à 1 dans le domaine i (avec $i = s$ ou $i = d$) et s'annulant partout ailleurs. Ainsi :

$$\int_{\Omega_i} (...) \, d\Omega = \int_{\Omega} (...) H_i \, d\Omega \quad \text{avec } i = s \text{ ou } i = d. \quad (4.62)$$

Les termes A et B des équations (4.59) et (4.61) disparaissent quand on somme ces deux équations. Par conséquent, la formulation faible du problème couplé de Stokes-Darcy consiste à trouver $(\mathbf{v}, p) = ((\mathbf{v}_s, \mathbf{v}_d), (p_s, p_d)) \in \mathcal{V} \times \mathcal{P}$ tel que :

$$\begin{aligned} \int_{\Omega} 2\eta \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}) : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{w}) H_s \, d\Omega - \int_{\Omega} p \text{div} \, \mathbf{w} \, d\Omega + \underbrace{\int_{\Gamma} \frac{\alpha\eta}{\sqrt{K}} (\mathbf{v} \cdot \boldsymbol{\tau})(\mathbf{w} \cdot \boldsymbol{\tau}) \, d\Gamma}_C + \int_{\Omega} \frac{\eta}{K} \mathbf{v} \cdot \mathbf{w} H_d \, d\Omega \\ = \int_{\Gamma_{s,N}} \mathbf{t} \cdot \mathbf{w} \, d\Gamma + \int_{\Gamma_{d,N}} p_{ext} \mathbf{w} \cdot \mathbf{n} \, d\Gamma \\ - \int_{\Omega} q \text{div} \, \mathbf{v} \, d\Omega = 0 \end{aligned} \quad (4.63)$$

avec les espaces fonctionnels suivants :

$$\begin{cases} \mathcal{V} = H_{\Gamma_{s,D}}^1(\Omega_s) \times H_{\Gamma_{d,D}}(\text{div}, \Omega_d) \\ \mathcal{P} = L^2(\Omega_s) \times L^2(\Omega_d) \end{cases} \quad (4.64)$$

4.4.3 Discrétisation du problème couplé

Dans le domaine purement fluide, l'élément P1+/P1 est utilisé [6]. Dans le milieu poreux, l'élément P1/P1 stabilisé avec la formulation HVM est utilisé [67]. Comme le domaine de calcul est discrétisé avec un maillage unique non structuré, l'interface Γ , séparant le milieu purement fluide du milieu poreux, passe à travers les éléments du maillage. Une fonction Level-set ϕ est utilisée pour décrire cette interface entre Stokes et Darcy. La fonction ϕ est choisie comme la fonction distance signée à l'interface Γ : elle est positive d'un côté de Γ et négative de l'autre côté. L'interface Γ est décrite comme l'iso-valeur zéro de ϕ .

L'inconvénient de cette approche est que les intégrales de surface sur Γ ne peuvent pas être calculées directement puisque l'interface n'est pas définie par les frontières des éléments comme dans une approche Lagrangienne.

Pour contourner cette difficulté, une méthode est utilisée pour transformer les intégrales de surface en intégrales de volume [30]. Elle est utilisée pour calculer l'intégrale correspondant au terme de Beaver-Joseph-Saffman, noté C dans les équations (4.63). Tout d'abord, la fonction suivante est définie [30] :

$$\zeta\left(\frac{\phi}{\varepsilon}\right) = \begin{cases} \frac{1}{2}(1 + \cos(\pi\frac{\phi}{\varepsilon})) & \text{si } -\varepsilon < \phi < \varepsilon \\ 0 & \text{sinon} \end{cases} \quad (4.65)$$

où ε correspond à la « largeur » de l'interface.

La distribution de Dirac $\delta_{\{\phi=0\}}$ est approchée par l'expression [30] :

$$\delta_{\{\phi=0\}} \rightarrow \frac{1}{\varepsilon} \zeta\left(\frac{\phi}{\varepsilon}\right) \|\nabla\phi\| \quad (4.66)$$

Par conséquent, en utilisant l'expression (4.66), une intégrale de surface peut être approchée par une intégrale de volume :

$$\int_{\Gamma} f(x) ds \approx \int_{\Omega} \frac{1}{\varepsilon} \zeta\left(\frac{\phi}{\varepsilon}\right) \|\nabla\phi\| f(x) dv \quad (4.67)$$

La fonction f est donnée ici par : $f(x) = \frac{\alpha\eta}{\sqrt{K}}(\mathbf{v} \cdot \boldsymbol{\tau})(\mathbf{w} \cdot \boldsymbol{\tau})$. Les calculs sont effectués en prenant $2\varepsilon = 1,5h$, où h est la taille de maille.

4.4.4 Implémentation et validation

Écoulement parallèle à l'interface

Afin de valider le couplage entre les équations de Stokes et de Darcy, nous avons effectué un premier cas test d'un écoulement parallèle à l'interface. Pour traiter ce cas, nous considérons un domaine Ω composé de deux sous-domaines : un domaine purement fluide et un milieu poreux. Les conditions aux bords sur $\partial\Omega$ en vitesse et en pression sont présentées sur la figure 4.22. Les paramètres physiques pour cette simulation sont $\eta = 1$ Pa.s, $\alpha = 1$ et $K = 10^{-2}$ m².

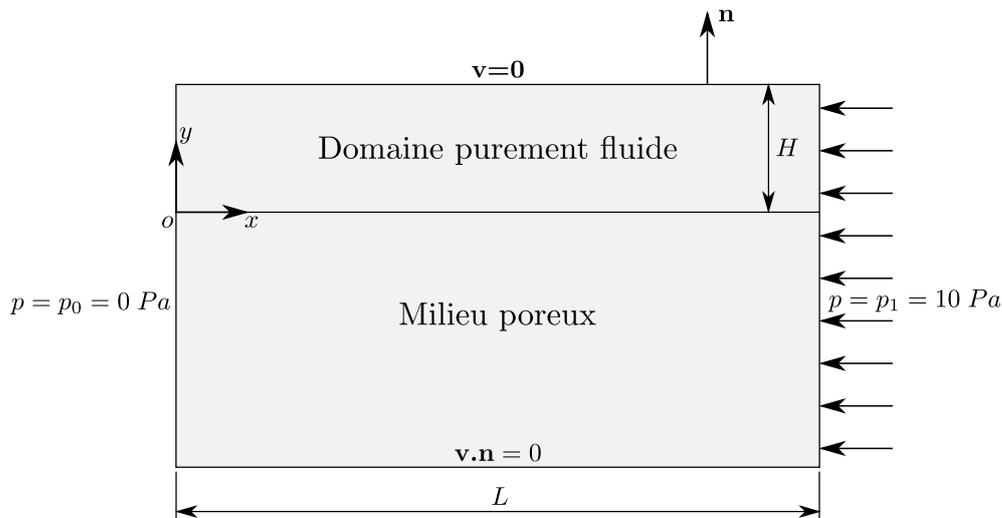


Figure 4.22: Conditions aux limites pour un écoulement parallèle à l'interface.

Ce cas a été étudié dans [46]. Il est possible d'obtenir une solution analytique comme décrit en annexe A.3. Dans le milieu purement fluide, la vitesse normale à

l'interface v_y est nulle puisque l'écoulement est laminaire. La vitesse tangentielle à l'interface v_x est :

$$\begin{aligned} v_x &= -\frac{K}{2\eta} \left(\frac{\lambda^2 + 2\alpha\lambda}{1 + \alpha\lambda} \right) \frac{dp}{dx} \left(1 + \frac{\alpha}{\sqrt{K}} y \right) + \frac{1}{2\eta} \left(y^2 + 2\alpha y \sqrt{K} \right) \frac{dp}{dx} \\ v_y &= 0 \end{aligned} \quad (4.68)$$

avec $\lambda = \frac{H}{\sqrt{K}}$.

La pression est linéaire, et la dérivée $\frac{dp}{dx}$ dans l'équation (4.68) est par conséquent égale à $\frac{(p_1 - p_0)}{L}$, où L est la largeur de Ω . La comparaison entre la solution numérique et la solution analytique est présentée sur la figure 4.23 dans le domaine purement fluide. Nous pouvons observer une bonne corrélation entre la solution analytique et la solution numérique ce qui montre que la condition de Beaver-Joseph-Saffman est bien calculée.

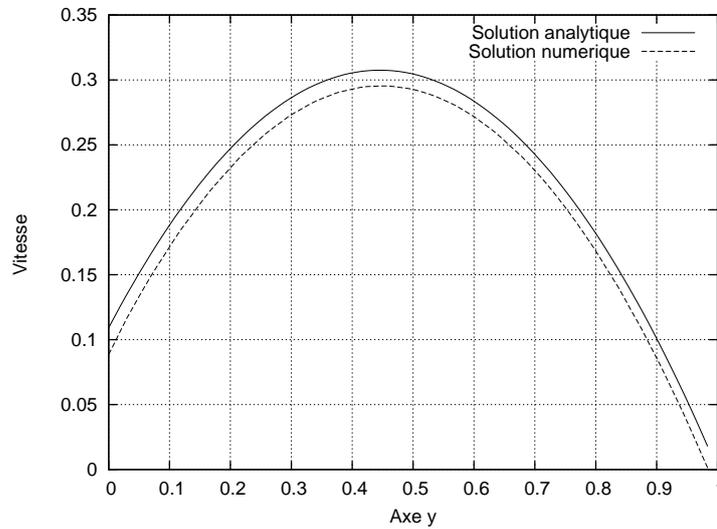


Figure 4.23: Comparaison entre la solution analytique et la solution numérique pour la vitesse dans le domaine purement fluide.

Les isovaleurs de la pression sont montrées sur la figure 4.24. Celles de la vitesse sont montrées sur la figure 4.25. Dans le milieu poreux, la vitesse calculée est bien égale aux valeurs théoriques définies par :

$$\begin{aligned} v_x &= -\frac{K}{\eta} \left(\frac{p_1 - p_0}{L} \right) = -10^{-2} \left(\frac{10}{5} \right) = -0,02 \text{ m/s} \\ v_y &= 0 \end{aligned} \quad (4.69)$$

Ce cas permet d'étudier l'influence des paramètres tels que le coefficient de glissement α et la perméabilité K . La figure 4.26 montre l'influence du coefficient de glissement α sur la vitesse à l'interface. Nous pouvons remarquer que plus ce coefficient augmente, plus la vitesse diminue. De plus, l'amplitude de la vitesse est modifiée dans le domaine purement fluide lorsque la vitesse à l'interface varie. On constate également que malgré la stabilisation utilisée au niveau du couplage, il reste des oscillations de la vitesse au niveau de l'interface (figure 4.26). Dans le cas de l'écoulement parallèle à l'interface, ces oscillations ne sont pas trop importantes. Nous verrons, par la suite, que ces oscillations sont un peu plus importantes pour un écoulement perpendiculaire à l'interface.

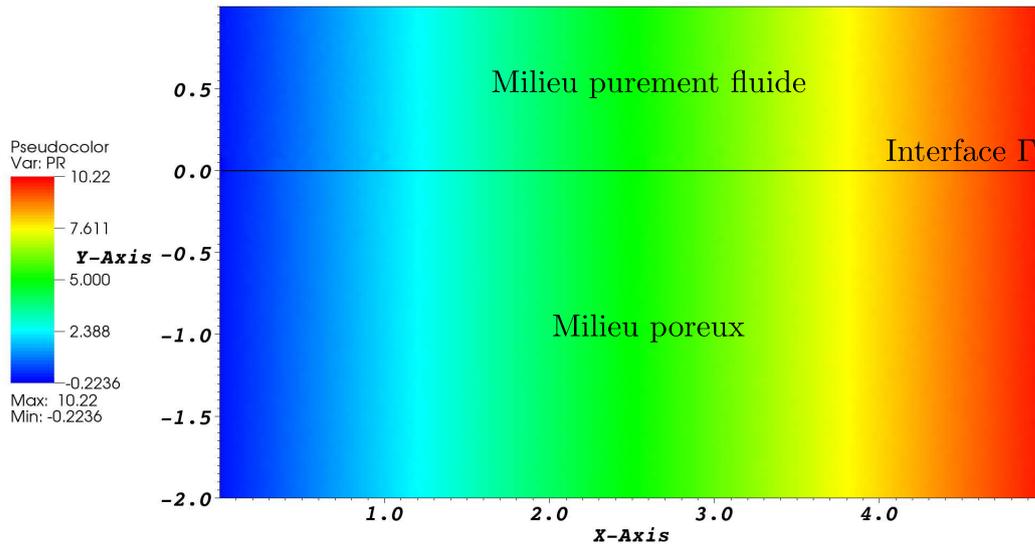


Figure 4.24: Isovaleurs de la pression pour le cas test de l'écoulement parallèle à l'interface.

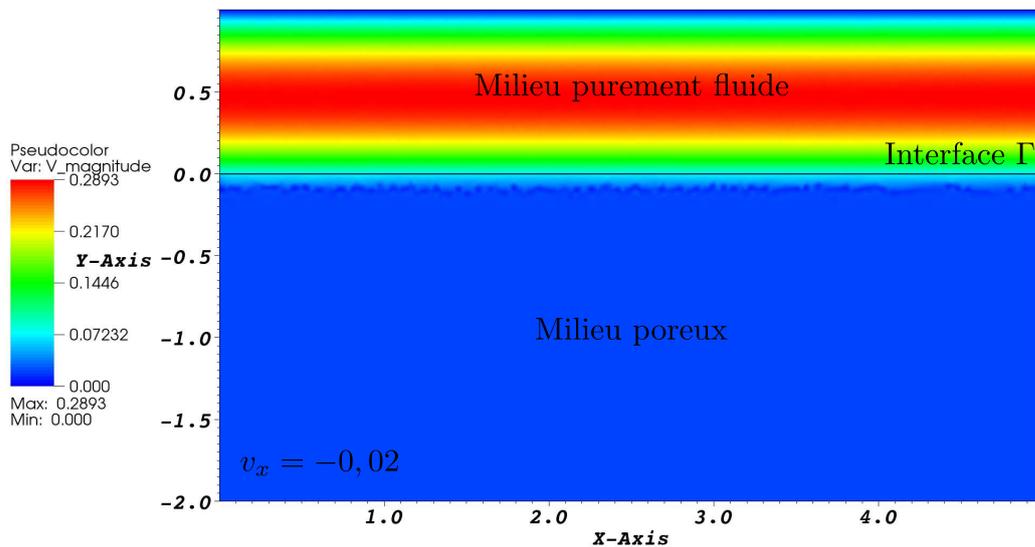


Figure 4.25: Isovaleurs de la vitesse pour le cas test de l'écoulement parallèle à l'interface.

La figure 4.27 montre l'influence de la perméabilité K . Nous pouvons observer que plus la perméabilité K augmente et plus la vitesse augmente. Cela modélise le fait que la perméabilité correspond à la section moyenne des canaux dans lesquels s'écoule la résine pendant l'infusion. Par conséquent, plus la perméabilité augmente, plus la section de ces canaux est importante et plus l'écoulement sera facilité.

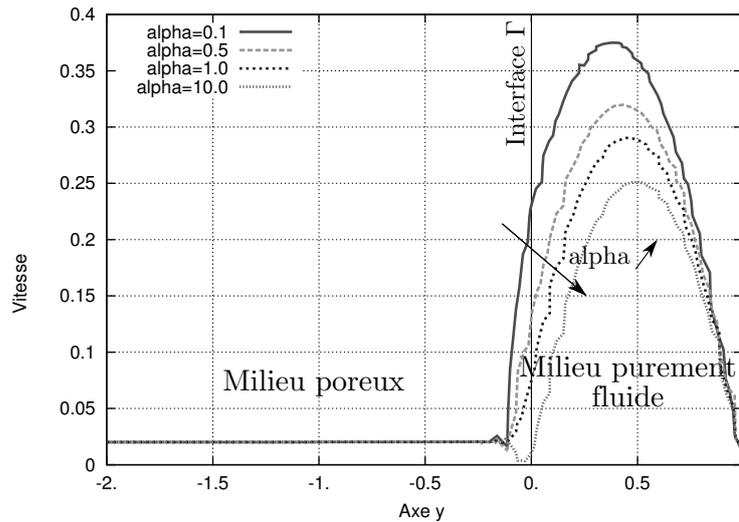


Figure 4.26: Amplitude de la vitesse dans le domaine purement fluide et dans le milieu poreux pour différentes valeurs de α avec $\eta = 1$ Pa.s et $K = 10^{-2}$ m².

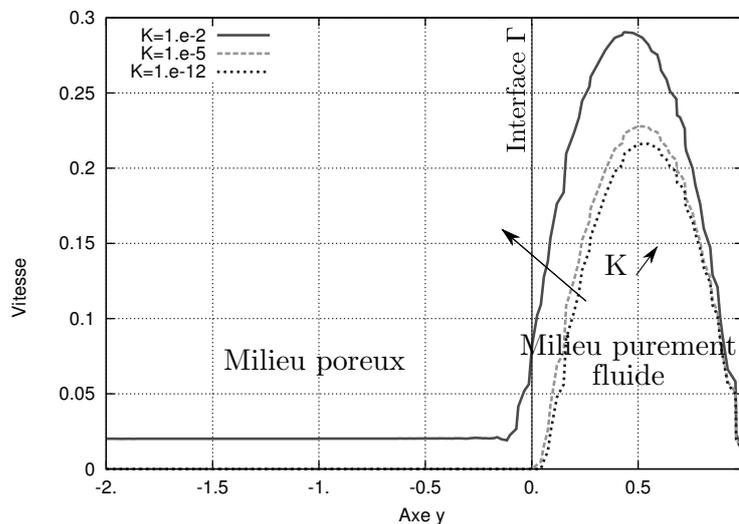


Figure 4.27: Amplitude de la vitesse dans le domaine purement fluide et dans le milieu poreux pour différentes valeurs de la perméabilité K avec $\eta = 1$ Pa.s et $\alpha = 1$.

Écoulement parallèle à l'interface pour différentes hauteurs du drainant

Dans la réalité, la hauteur du drainant est très faible (environ un dixième de la hauteur totale). Nous souhaitons vérifier que le couplage Stokes-Darcy fonctionne pour des hauteurs de drainant très faibles. Pour réaliser cela, nous allons de nouveau effectuer une simulation d'un écoulement parallèle à l'interface, mais cette fois-ci en prenant des grandeurs physiques qui se rapprochent de celles du procédé d'élaboration par infusion de résine (*i.e.* une pression de 10^5 Pa et une perméabilité de 10^{-11} m²).

La figure 4.28 montre le maillage et les conditions aux limites utilisés pour ce cas. Un gradient de pression de 10^5 Pa est appliqué entre le bord droit et le bord gauche du domaine. Une vitesse nulle est imposée sur la partie supérieure du domaine, et une vitesse normale nulle, sur la partie inférieure du domaine. Le maillage est raffiné près de l'interface pour atténuer les oscillations.

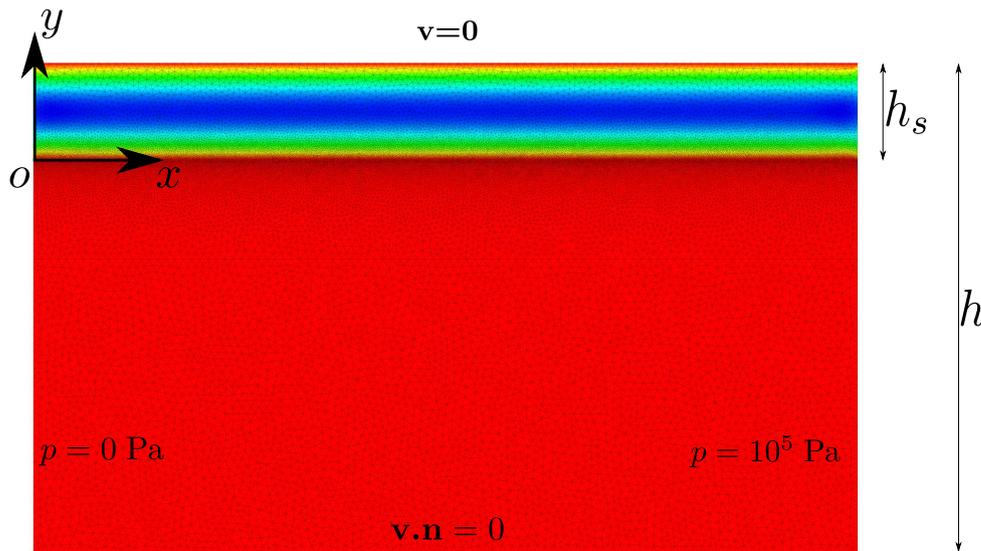


Figure 4.28: Conditions aux limites et maillage utilisés pour un écoulement parallèle à l'interface. h_s est la hauteur du drainant, et h , la hauteur totale du domaine.

Pour valider le couplage Stokes-Darcy, nous utilisons à nouveau la solution analytique donnée par la formule (4.68).

La figure 4.29 montre différents profils de la vitesse v_x pour différentes hauteurs du drainant h_s pour une perméabilité de la préforme de 10^{-11} m^2 . Sur cette figure, nous pouvons constater une bonne correspondance entre les résultats numériques et les résultats analytiques pour les différentes hauteurs du drainant testées. Grâce à ces résultats, nous pouvons conclure que le couplage Stokes-Darcy fonctionne pour des hauteurs plus faibles du drainant et dans le cas de perméabilités relativement faibles, proches de celles de renforts structuraux.

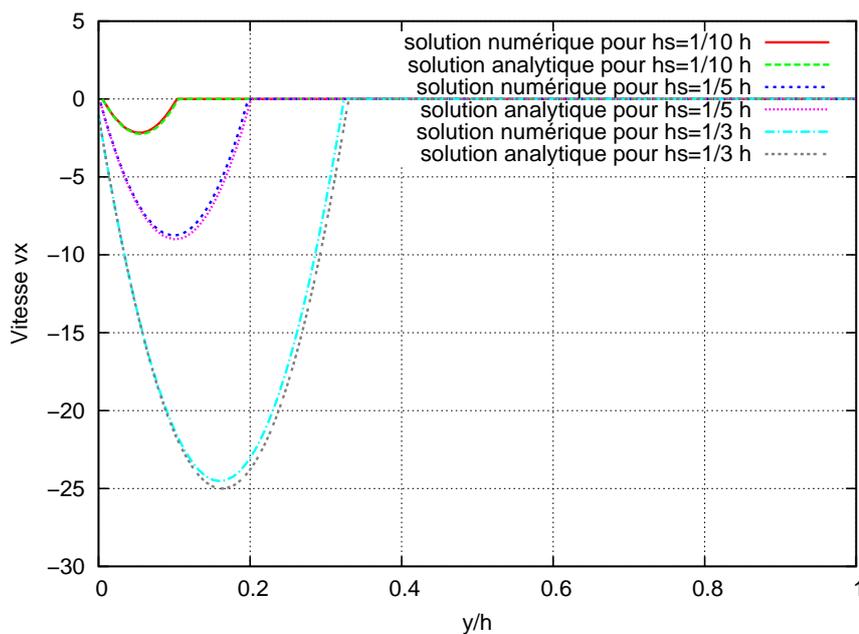


Figure 4.29: Différents profils de la vitesse v_x pour différentes hauteurs du drainant h_s avec $\eta = 1 \text{ Pa}\cdot\text{s}$, $K = 10^{-11} \text{ m}^2$ et $\alpha = 1$.

Écoulement perpendiculaire à l'interface

Nous avons également effectué une simulation d'un écoulement perpendiculaire à l'interface. La figure 4.30 montre les résultats obtenus. Un gradient de pression de 10 Pa est appliqué suivant l'axe y (figure 4.30a). Les autres conditions aux limites sont une vitesse normale nulle sur les bords gauche et droit de la géométrie.

Le fait que la vitesse dans Darcy est plus élevée que celle dans Stokes s'explique par la conservation du débit. En effet, on a :

$$v_d S_d = v_s S_s \quad (4.70)$$

avec S_d la surface « de fluide » dans Darcy et S_s la surface dans Stokes. La surface S_d est inférieure à la surface S_s ($S_d < S_s$) d'où le résultat observé sur la figure 4.30b.

De plus, la vitesse théorique dans Darcy est égale à 0,1 m/s (en appliquant la formule : $v_d = -\frac{K}{\eta} \nabla p$). On constate sur la 4.30b que l'on obtient le même résultat puisque la vitesse obtenue numériquement dans Darcy est égale à 0,1 m/s. On constate également sur la figure 4.30b la présence d'oscillations à l'interface entre Stokes et Darcy.

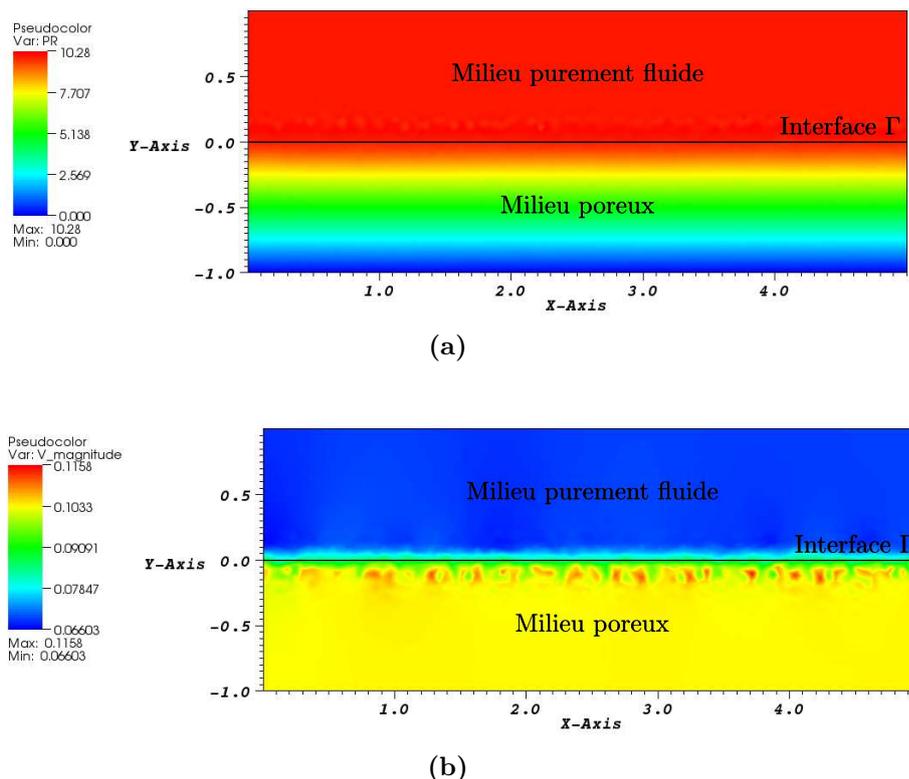


Figure 4.30: Écoulement perpendiculaire à l'interface avec $K = 10^{-2} \text{ m}^2$, $\eta = 1 \text{ Pa}\cdot\text{s}$ et $\alpha = 0, 1$. Résultats obtenus pour la pression (a) et pour la vitesse (b).

L'illustration de ces oscillations est montrée sur la figure 4.31. Cette figure présente l'évolution du rapport v_y/K suivant l'axe y . On constate sur cette figure que les oscillations au niveau de l'interface entre Stokes et Darcy ne sont pas très importantes pour des valeurs élevées de la perméabilité (par exemple pour $K = 10^{-2} \text{ m}^2$).

En revanche, elles sont beaucoup plus importantes pour des valeurs faibles de la perméabilité ($K = 10^{-11} \text{ m}^2$).

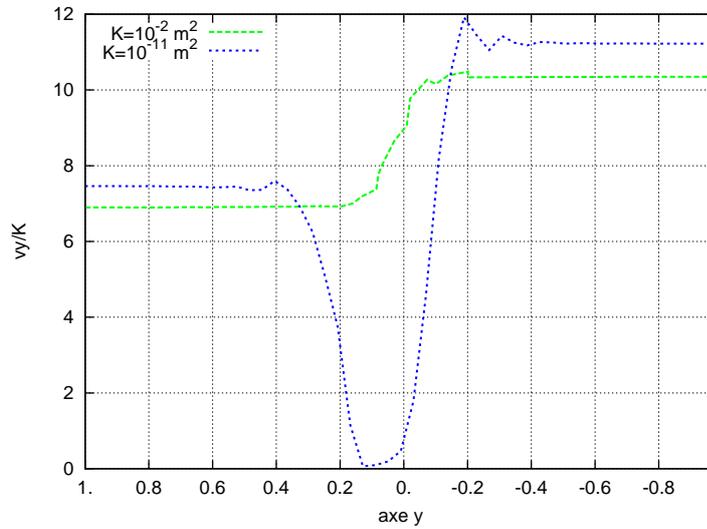


Figure 4.31: Rapport v_y/K en fonction de l'axe y pour deux valeurs de la perméabilité : $K = 10^{-2} \text{ m}^2$ et $K = 10^{-11} \text{ m}^2$.

La présence de ces oscillations à l'interface entre Stokes et Darcy montre que la formulation implémentée n'est pas parfaite et qu'il reste du travail à effectuer pour améliorer cette méthode. Par la suite, il faudra surveiller ces oscillations pour vérifier leur influence sur l'écoulement de la résine.

Convergence du problème couplé

La méthode des solutions manufacturées a été utilisée pour étudier la convergence du problème couplé. Le problème couplé est résolu sur un carré $[0, 1]^2$. L'interface Γ correspond à la ligne $x = 0,5$. Le domaine purement fluide Ω_s correspond à $x \in [0; 0,5]$ et le milieu poreux Ω_d correspond à $x \in [0,5; 1]$, comme illustré sur la figure 4.32. Nous avons choisi, comme solution exacte, les champs de vitesse et de pression donné dans [82]:

$$\mathbf{v}_s = \begin{cases} y^4 e^x \\ e^y \cos(2x) \end{cases} \quad p_s = -y^4 e^x \quad (4.71)$$

$$\mathbf{v}_d = \begin{cases} y^4 e^x \\ 4y^3 e^x \end{cases} \quad p_d = -y^4 e^x \quad (4.72)$$

Plusieurs maillages ont été testés (10×10 , 20×20 , 40×40 et 80×80). Des conditions de Dirichlet sont imposées sur la frontière du domaine. De plus, des conditions sont imposées sur l'interface Γ . Des termes additionnels (μ_1 et μ_2) sont ajoutés aux conditions sur l'interface (4.52) et (4.55) :

$$p_s - 2\eta \mathbf{n} \cdot \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}_s) \cdot \mathbf{n} = p_d + \mu_1 \quad \text{sur } \Gamma \quad (4.73)$$

$$\mathbf{v}_s \cdot \boldsymbol{\tau} = \frac{-\sqrt{K}}{\alpha} 2\mathbf{n} \cdot \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}(\mathbf{v}_s) \cdot \boldsymbol{\tau} + \mu_2 \quad \text{sur } \Gamma \quad (4.74)$$

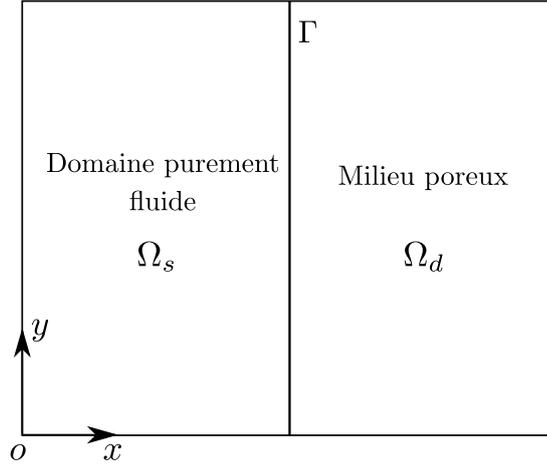


Figure 4.32: Domaine de calcul : le milieu purement fluide Ω_s est situé à gauche de Γ et le milieu poreux Ω_d à droite.

où μ_1 et μ_2 sont des fonctions sur l'interface Γ données par :

$$\mu_1 = -2y^4 e^x \quad (4.75)$$

$$\mu_2 = e^y \cos(2x) + 4y^3 e^x - 2e^y \sin(2x) \quad (4.76)$$

Les paramètres physiques sont $\eta = 1$, $\alpha = 1$ et $K = 1$. Une analyse de la convergence est effectuée à la fois pour la vitesse et la pression dans chaque sous-domaine Ω_s et Ω_d . Les erreurs sont calculées, elles permettent de déterminer les taux de convergence. Ceux-ci sont comparés aux taux de convergence théoriques. On rappelle que les ordres de convergence pour les équations de Stokes doivent vérifier [42] :

$$\|\mathbf{v} - \mathbf{v}_h\|_{1,\Omega_s} + \|p - p_h\|_{0,\Omega_s} \leq Ch(\|\mathbf{v}\|_{2,\Omega_s} + \|p\|_{1,\Omega_s}) \quad (4.77)$$

et pour les équations de Darcy [42] :

$$\begin{aligned} \|\mathbf{v} - \mathbf{v}_h\|_{0,\Omega_d} + \|\nabla \cdot (\mathbf{v} - \mathbf{v}_h)\|_{0,\Omega_d} \\ + \|(p - p_h)\|_{0,\Omega_d} \leq Ch(\|\mathbf{v}\|_{1,\Omega_d} + \|\nabla \cdot \mathbf{v}\|_{1,\Omega_d} + \|p\|_{1,\Omega_d}) \end{aligned} \quad (4.78)$$

où C est une constante.

Dans le domaine purement fluide Ω_s , régi par les équations de Stokes, les erreurs sont calculées et présentées dans les tableaux 4.5 et 4.6. Le tableau 4.5 montre les erreurs pour la pression en norme L^2 . La figure 4.33a montre sur une échelle logarithmique que les erreurs varient linéairement avec la taille de maille et que la pente est égal à 1.07. Le tableau 4.6 montre les erreurs pour la vitesse en normes L^2 et H^1 . La figure 4.33b montre sur une échelle logarithmique que l'erreur en norme H^1 varie linéairement avec la taille de maille et que la pente est égale à 1. L'erreur en norme L^2 varie de façon quadratique avec la taille de maille avec une pente de 1,94.

Maillage	h	$\ p - p_h\ _{0,\Omega_s}$
10×10	0,1	0,0543114
20×20	0,05	0,0250108
40×40	0,025	0,0119280
80×80	0,0125	0,0058167

Tableau 4.5: Erreurs commises en norme L^2 pour la pression dans le domaine purement fluide Ω_s .

Maillage	h	$\ \mathbf{v} - \mathbf{v}_h\ _{0,\Omega_s}$	$\ \mathbf{v} - \mathbf{v}_h\ _{1,\Omega_s}$
10×10	0,1	0,00413583	0,1778290
20×20	0,05	0,00103139	0,0889977
40×40	0,025	0,00026394	0,0445104
80×80	0,0125	7,35745e-05	0,0222570

Tableau 4.6: Erreurs commises en norme L^2 et H^1 pour la vitesse dans le domaine purement fluide Ω_s .

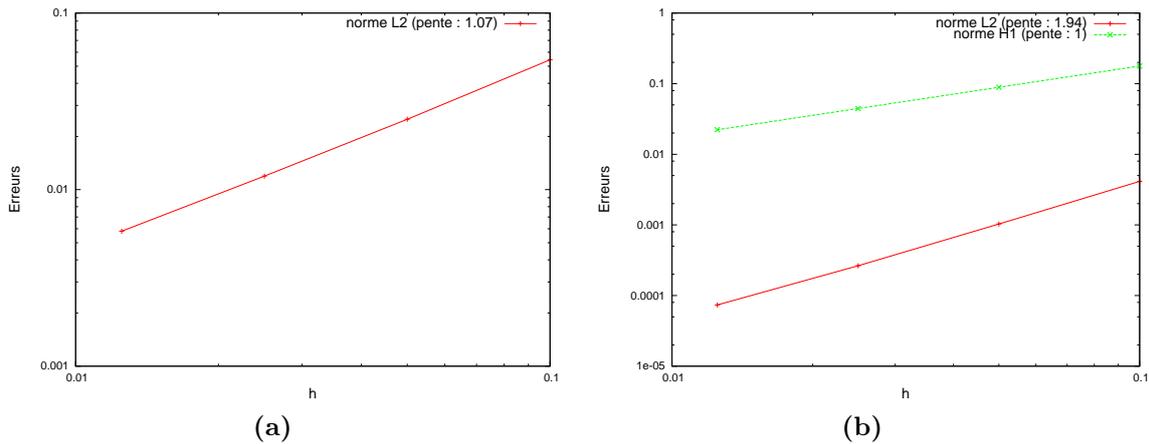


Figure 4.33: Convergence de l'erreur pour la pression (a) et la vitesse (b) dans le domaine purement fluide Ω_s .

La même étude est effectuée pour la vitesse et la pression dans le milieu poreux Ω_d . Les erreurs sont présentées dans le tableau 4.7. Nous pouvons remarquer que les taux de convergence correspondent aux taux de convergence théoriques, excepté pour la vitesse. En effet, le taux de convergence pour la vitesse correspond à un quart de la valeur théorique (figure 4.34). Il est relativement faible à cause de la présence de l'interface qui détériore la convergence⁴. Toutefois, malgré ce faible taux de convergence, la formulation de Stokes-Darcy reste intéressante. En effet, grâce à la formulation implémentée, les équations de Stokes et de Darcy peuvent être couplées en utilisant un seul maillage non structuré, avec un seul champ de vitesse et de pression pour tout le domaine. Cette approche rend les simulations plus faciles à

4. Dans la littérature, cette dégradation de la convergence à l'interface est également constatée dans [82].

effectuer notamment les simulations en 3D avec des géométries complexes. La figure 4.35 montre les isovaleurs de la solution numérique pour la pression (a) et pour la vitesse (b).

Maillage	h	$\ p - p_h\ _{0,\Omega_d}$	$\ \mathbf{v} - \mathbf{v}_h\ _{0,\Omega_d}$
10×10	0,1	0,0890310	0,322194
20×20	0,05	0,0435437	0,219818
40×40	0,025	0,0215207	0,152789
80×80	0,0125	0,0106968	0,107144

Tableau 4.7: Erreurs commises en norme L^2 pour la pression et la vitesse dans le milieu poreux Ω_d .

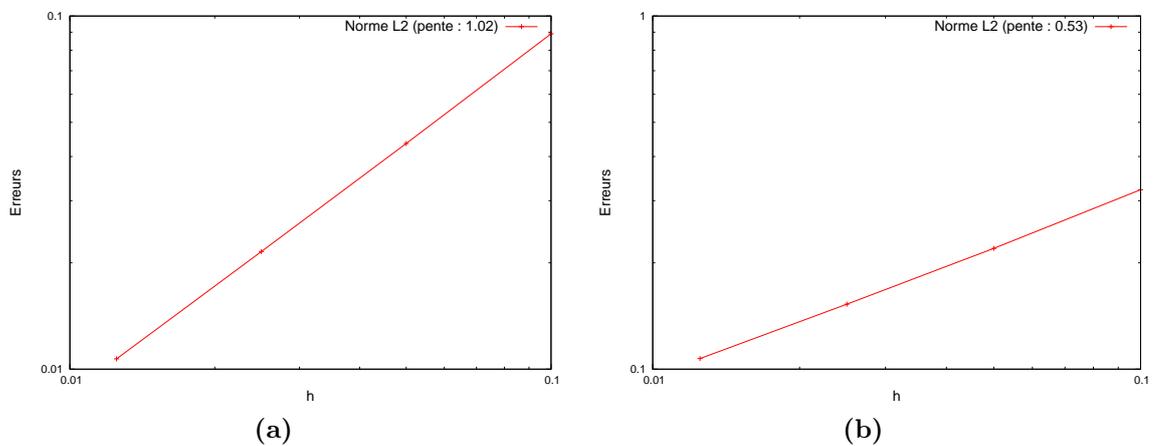


Figure 4.34: Convergence de l'erreur pour la pression (a) et la vitesse (b) dans le milieu poreux Ω_d .

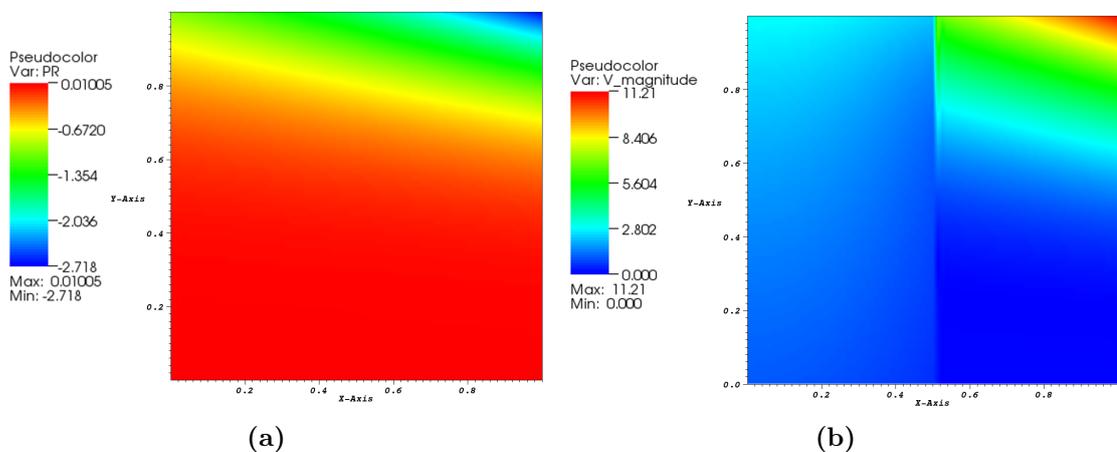


Figure 4.35: Isovaleurs de la pression (a) et de la vitesse (b).

4.5 Conclusion

Dans ce chapitre, nous avons présenté et validé le couplage entre les équations de Stokes et de Darcy. Les équations de Stokes sont utilisées pour modéliser l'écoulement dans le milieu purement fluide alors que celles de Darcy sont utilisées pour modéliser l'écoulement dans le milieu poreux. Des conditions sont considérées à l'interface entre le milieu purement fluide et le milieu poreux. Elles permettent de coupler ces deux domaines.

La formulation faible du problème couplé est obtenue en ajoutant les formulations faibles des équations de Stokes et de Darcy. La discrétisation est réalisée avec des éléments mixtes en vitesse-pression. Dans le milieu purement fluide, des éléments $P1+/P1$ sont utilisés et dans le milieu poreux, des éléments $P1/P1$ stabilisés avec une formulation multi-échelle sont utilisés.

Nous avons présenté plusieurs cas tests. Ces cas tests ont permis de valider le couplage entre les équations de Stokes et de Darcy. De plus, nous avons effectué une étude de convergence qui a permis de vérifier les taux de convergence du problème couplé.

Le couplage entre les équations de Stokes et de Darcy va être employé dans les prochains chapitres pour simuler numériquement les procédés par infusion de résine en utilisant la méthode des éléments finis. Mais avant cela, il nous faut présenter la déformation des préformes. Ceci fait l'objet du prochain chapitre.

5

Déformation des préformes

Sommaire

- 5.1 Introduction
- 5.2 Formulations Lagrangiennes
- 5.3 Evolution de la porosité
- 5.4 Comportement des préformes
- 5.5 Conclusion

5.1 Introduction

Dans ce chapitre, nous allons étudier la déformation des préformes. Celles-ci se déforment sous l'action de la pression mécanique appliquée par le sac à vide et de la pression de la résine à l'intérieur des pores. L'approche qui semble la plus intuitive pour traiter la déformation des préformes est l'approche Lagrangienne tout simplement parce que le comportement des préformes correspond à celui d'un solide.

Nous allons commencer par présenter les différentes formulations qui permettent de traiter la déformation des préformes. Ces formulations permettent de prendre en compte les grandes transformations (déplacements, rotations et déformations). Elles sont déjà présentes dans le code de calcul ZéBuLoN. Nous allons simplement rappeler les grands principes de ces formulations pour la clarté de l'exposé. Puis, nous allons étudier l'évolution de la porosité et le comportement des préformes sèches et humides au cours des déformations en supposant que les préformes ont un comportement élastique non-linéaire.

5.2 Formulations Lagrangiennes

Afin de prendre en compte la déformation des préformes, nous allons utiliser une approche Lagrangienne. Il existe plusieurs formulations pour traiter les grands déplacements, grandes rotations et grandes déformations. Dans la suite, nous allons présenter la formulation Lagrangienne totale et la formulation Lagrangienne réactualisée. Mais avant cela, il est nécessaire d'introduire quelques concepts qui nous serviront pour présenter ces formulations.

5.2.1 Les différentes configurations

Avant de présenter les outils qui permettront d'expliquer l'obtention des formulations Lagrangiennes, nous allons introduire les différentes configurations occupées par le domaine de calcul.

Le domaine de calcul se déplace et se déforme sous l'action de sollicitations. Il va occuper différentes régions dans l'espace. Soient Ω^0 et Ω^t les régions occupées par le domaine de calcul au temps t^0 et t (figure 5.1).

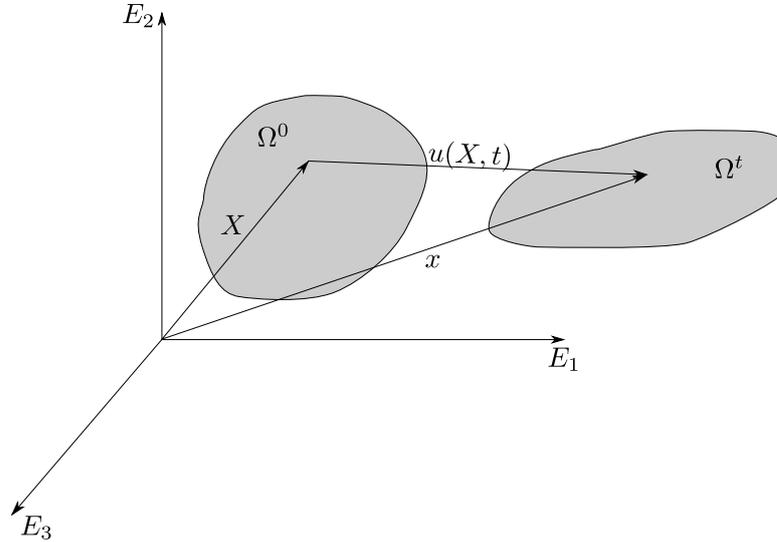


Figure 5.1: Les différentes configurations : Ω^0 correspond à la configuration initiale et Ω^t correspond à la configuration au temps t .

Ω^0 correspond donc au domaine initial (non déformé). Nous noterons \mathbf{X} un point de ce domaine. Au cours du calcul, Ω^0 va se déplacer et se déformer. Ω^t correspond au domaine obtenu après déformation. Nous noterons $\mathbf{x}(\mathbf{X}, t)$ le point correspondant à \mathbf{X} dans cette nouvelle configuration. Le champ de déplacement $\mathbf{u}(\mathbf{X}, t)$ lie le point \mathbf{X} dans la configuration initiale Ω^0 au point $\mathbf{x}(\mathbf{X}, t)$ dans la configuration déformée Ω^t par la relation suivante :

$$\mathbf{u}(\mathbf{X}, t) = \mathbf{x}(\mathbf{X}, t) - \mathbf{X} \quad (5.1)$$

5.2.2 Gradient de la transformation

Le tenseur gradient de la transformation permet de décrire la déformation subie par le domaine, il est noté \mathbf{F} . Nous noterons J son déterminant ($J = \det(\mathbf{F})$) et $F_{ij} = \frac{\partial x_i}{\partial X_j}$ ses composantes. Il est lié au tenseur gradient des déplacements par la relation suivante :

$$\mathbf{F} = \mathbf{I} + \nabla_{\mathbf{X}} \mathbf{u} \quad (5.2)$$

où \mathbf{I} est le tenseur identité.

Dans l'équation (5.2), le symbole $\nabla_{\mathbf{X}}$ indique que le gradient est relatif à la configuration initiale, c'est-à-dire que les dérivées sont effectuées par rapport aux variables \mathbf{X} .

5.2.3 Formules de transport

Nous rappelons ici les formules de transport qui nous seront très utiles par la suite. Les démonstrations de ces formules peuvent être trouvées, par exemple, dans les références [15] [29] et [44].

Transport d'un élément de longueur :

Soit $d\mathbf{X}$ un élément de longueur de la configuration initiale. Après déformation, cet élément de longueur est transformé en un élément de longueur $d\mathbf{x}$ d'après la relation suivante :

$$d\mathbf{x} = \mathbf{F}.d\mathbf{X} \quad (5.3)$$

Transport d'un élément de volume :

De même, un élément de volume dV dans la configuration initiale est transformé en un élément de volume dv dans la configuration déformée d'après la formule suivante :

$$dv = JdV \quad (5.4)$$

Cette formule nous sera très utile par la suite pour transformer des intégrales volumiques de la configuration déformée à la configuration initiale :

$$\int_{\Omega} f(\mathbf{x}, t) dv = \int_{\Omega^0} f(\mathbf{X}, t) JdV \quad (5.5)$$

Transport d'un élément de surface :

Un élément d'aire orienté $\mathbf{N}dS$ dans la configuration initiale est transformé en un élément d'aire orienté $\mathbf{n}ds$ dans la configuration déformée d'après la formule suivante :

$$\mathbf{n}ds = J\mathbf{F}^{-T}.\mathbf{N}dS \quad (5.6)$$

A partir de cette formule, on peut en déduire la normale à la configuration déformée \mathbf{n} en fonction de la normale à la configuration initiale \mathbf{N} :

$$\mathbf{n} = J\mathbf{F}^{-T}.\mathbf{N}\frac{dS}{ds} \quad (5.7)$$

De plus, le rapport des aires $\frac{ds}{dS}$ correspond au jacobien surfacique que l'on note J_s . En utilisant cette relation, l'équation (5.7) peut également s'écrire sous la forme suivante :

$$\mathbf{n} = \frac{J}{J_s}\mathbf{F}^{-T}.\mathbf{N} \quad (5.8)$$

Nous allons maintenant rappeler les principales mesures de déformations et de contraintes utilisées dans la littérature.

5.2.4 Mesure des déformations

Plusieurs mesures de déformations existent en mécanique. Le tableau 5.1 présente ces mesures de déformations. Les tenseurs \mathbf{E}_0 et \mathbf{E}_1 sont appelés respectivement tenseurs des déformations de Hencky et de Biot. Le tenseur \mathbf{E}_2 est le tenseur de Green-Lagrange et \mathbf{e}_{-2} l'opposé du tenseur d'Euler-Almansi.

Dans ces relations, les tenseurs \mathbf{U} , \mathbf{V} et \mathbf{R} sont obtenus à partir de la décomposition polaire du tenseur \mathbf{F} . En effet, le tenseur gradient de la transformation \mathbf{F} peut s'écrire comme le produit d'un tenseur de rotation \mathbf{R} et d'un tenseur d'élongation \mathbf{U} ou, d'un tenseur d'élongation \mathbf{V} et d'un tenseur de rotation \mathbf{R} :

$$\mathbf{F} = \mathbf{R}.\mathbf{U} = \mathbf{V}.\mathbf{R} \quad (5.9)$$

En configuration Lagrangienne	En configuration Eulérienne
$E_\alpha = \frac{1}{\alpha}[U^\alpha - I] \quad \alpha \neq 0$	$e_\alpha = \frac{1}{\alpha}[I - V^\alpha] \quad \alpha \neq 0$
$E_0 = \ln U = \frac{1}{2} \ln C$ $E_1 = U - I$ $E_2 = \frac{1}{2}[U^2 - I] = \frac{1}{2}[C - I]$	$e_0 = \ln V = \frac{1}{2} \ln B$ $e_1 = I - V$ $e_{-2} = \frac{1}{2}[I - V^{-2}] = \frac{1}{2}[I - B^{-1}]$

Tableau 5.1: Mesures de déformations.

De plus, les tenseurs C et B sont respectivement les tenseurs de Cauchy-Green droit et gauche tels que :

$$C = F^T \cdot F = U^2 \quad \text{et} \quad B = F \cdot F^T = V^2 \quad (5.10)$$

5.2.5 Mesure des contraintes

Trois types de mesures existent pour les contraintes conjuguées aux déformations présentées ci-dessus :

Les contraintes de Cauchy :

Les contraintes de Cauchy s'expriment sous la forme suivante : si $d\mathbf{f}$ désigne une force sur la configuration actuelle agissant sur un élément de surface ds de normale \mathbf{n} , alors les contraintes de Cauchy sont définies par la relation :

$$d\mathbf{f} = \boldsymbol{\sigma} \cdot \mathbf{n} ds \quad (5.11)$$

de sorte que le tenseur de Cauchy $\boldsymbol{\sigma}$ exprime une force sur la configuration actuelle par unité d'aire déformée.

Les contraintes de Piola-Kirchoff 1 :

Le premier tenseur de Piola-Kirchoff $\boldsymbol{\Pi}$ exprime une force $d\mathbf{f}$ sur la configuration actuelle par unité d'aire non déformée NdS :

$$d\mathbf{f} = \boldsymbol{\Pi} \cdot N dS \quad (5.12)$$

Les contraintes de Piola-Kirchoff 2 :

Le second tenseur de Piola-Kirchoff \mathbf{S} exprime une force $d\mathbf{f}_0$ sur la configuration initiale par unité d'aire non déformée NdS :

$$d\mathbf{f}_0 = \mathbf{S} \cdot N dS \quad (5.13)$$

Relations entre les tenseurs des contraintes

Il existe des relations de passage entre les tenseurs des contraintes. Par exemple, le premier tenseur de Piola-Kirchoff $\boldsymbol{\Pi}$ est lié au second tenseur de Piola-Kirchoff \mathbf{S} et au tenseur de contrainte de Cauchy $\boldsymbol{\sigma}$ en utilisant les relations suivantes :

$$\boldsymbol{\Pi} = \mathbf{F} \cdot \mathbf{S} = J \boldsymbol{\sigma} \cdot \mathbf{F}^{-T} \quad \text{ou encore} \quad \boldsymbol{\sigma} = \frac{1}{J} \boldsymbol{\Pi} \cdot \mathbf{F}^T \quad (5.14)$$

Et, le tenseur de Cauchy $\boldsymbol{\sigma}$ est lié au second tenseur de Piola-Kirchoff \mathbf{S} en utilisant les relations suivantes :

$$\boldsymbol{\sigma} = \frac{1}{J} \mathbf{F} \cdot \mathbf{S} \cdot \mathbf{F}^T \quad \text{ou encore} \quad \mathbf{S} = J \mathbf{F}^{-1} \cdot \boldsymbol{\sigma} \cdot \mathbf{F}^{-T} \quad (5.15)$$

Nous avons maintenant tous les outils nécessaires pour présenter la formulation Lagrangienne totale et la formulation Lagrangienne réactualisée.

5.2.6 Formulation Lagrangienne totale

En négligeant les effets d'inertie, l'équation de conservation de la quantité de mouvement s'écrit sur la configuration déformée sous la forme suivante :

$$\mathbf{div} \boldsymbol{\sigma} + \mathbf{f}_v = \mathbf{0} \quad (5.16)$$

où \mathbf{f}_v représente les forces volumiques.

Des conditions aux limites sont ajoutées à cette équation pour compléter le problème. La frontière Γ^t du domaine Ω^t est décomposée en deux parties distinctes Γ_D^t et Γ_N^t où des conditions de Dirichlet et de Neumann sont imposées respectivement. Un déplacement nul est imposé sur Γ_D^t et un vecteur contrainte est imposé sur Γ_N^t .

Le problème à résoudre est donc le suivant :

$$\begin{cases} -\mathbf{div} \boldsymbol{\sigma} = \mathbf{f}_v & \text{dans } \Omega^t \\ \boldsymbol{\sigma} \cdot \mathbf{n} = \mathbf{t} & \text{sur } \Gamma_N^t \\ \mathbf{u} = \mathbf{0} & \text{sur } \Gamma_D^t \end{cases} \quad (5.17)$$

Ici, pour simplifier, nous imposons une condition de Dirichlet homogène ($\mathbf{u} = \mathbf{0}$) sur Γ_D^t . Mais, une condition non-homogène ($\mathbf{u} = \bar{\mathbf{u}}$) aurait très bien pu être imposée sur ce bord.

Nous allons présenter la formulation faible de l'équation (5.16) écrite sur la configuration déformée Ω^t . Cette formulation est obtenue en multipliant, d'une part, l'équation (5.16) par une fonction test \mathbf{w} , et d'autre part, en intégrant par parties sur Ω^t . Elle s'écrit sous la forme suivante :

$$\int_{\Omega^t} \boldsymbol{\sigma} : \nabla_x \mathbf{w} \, dv = \int_{\Gamma_N^t} \mathbf{t} \cdot \mathbf{w} \, ds + \int_{\Omega^t} \mathbf{f}_v \cdot \mathbf{w} \, dv \quad (5.18)$$

où le premier terme du second membre a été obtenu en considérant que sur Γ_D^t , là où le déplacement est imposé, la fonction test \mathbf{w} s'annule (condition de Dirichlet). Il reste une intégrale sur Γ_N^t où le terme $\boldsymbol{\sigma} \cdot \mathbf{n}$ est égal au vecteur contrainte \mathbf{t} d'après la condition de Neumann (5.17).

Les calculs sont effectués sur la géométrie déformée qui est a priori inconnue. Une solution consiste à ramener la formulation (5.18) sur la configuration initiale. En utilisant les propriétés de la trace et du produit doublement contracté ($\mathbf{A} : \mathbf{B} = \text{tr}(\mathbf{A} \cdot \mathbf{B}^T)$), le premier membre s'écrit sous la forme suivante :

$$\begin{aligned} \int_{\Omega^t} \boldsymbol{\sigma} : \nabla_x \mathbf{w} \, dv &= \int_{\Omega^0} \boldsymbol{\sigma} : \left(\nabla_X \mathbf{w} \cdot \mathbf{F}^{-1} \right) J dV \quad \text{car} \quad \frac{\partial w_i}{\partial x_j} = \frac{\partial w_i}{\partial X_k} \frac{\partial X_k}{\partial x_j} \\ &= \int_{\Omega^0} \text{tr} \left[\underbrace{J \boldsymbol{\sigma} \cdot \mathbf{F}^{-T}}_{\boldsymbol{\Pi}} \cdot \nabla_X^T \mathbf{w} \right] dV \\ &= \int_{\Omega^0} \boldsymbol{\Pi} : \nabla_X \mathbf{w} \, dV \end{aligned} \quad (5.19)$$

Le second membre est obtenu en utilisant la relation de transport de la normale (5.8) et la relation de passage entre le tenseur de contrainte de Cauchy $\boldsymbol{\sigma}$ et le premier tenseur de Piola-Kirchoff $\boldsymbol{\Pi}$ (5.14). Il s'écrit sous la forme suivante :

$$\begin{aligned} \int_{\partial\Omega^t} (\boldsymbol{\sigma} \cdot \mathbf{n}) \cdot \mathbf{w} \, ds + \int_{\Omega^t} \mathbf{f}_v \cdot \mathbf{w} \, dv &= \int_{\partial\Omega^0} \boldsymbol{\sigma} \cdot \left(\mathbf{F}^{-T} \cdot \mathbf{N} \frac{J}{J_s} \right) \cdot \mathbf{w} \, J_s \, dS + \int_{\Omega^0} \mathbf{f}_v \cdot \mathbf{w} \, J \, dV \\ &= \int_{\partial\Omega^0} (\boldsymbol{\Pi} \cdot \mathbf{N}) \cdot \mathbf{w} \, dS + \int_{\Omega^0} \mathbf{f}_v \cdot \mathbf{w} \, J \, dV \end{aligned} \quad (5.20)$$

Finalement, on obtient en posant $\boldsymbol{\Pi} \cdot \mathbf{N} = \mathbf{t}_0$ et $\mathbf{f}_{v_0} = J \mathbf{f}_v$:

$$\int_{\Omega^0} \boldsymbol{\Pi} : \nabla_X \mathbf{w} \, dV = \int_{\Gamma_N^0} \mathbf{t}_0 \cdot \mathbf{w} \, dS + \int_{\Omega^0} \mathbf{f}_{v_0} \cdot \mathbf{w} \, dV \quad (5.21)$$

Notons que c'est le premier tenseur de Piola-Kirchoff $\boldsymbol{\Pi}$ qui apparaît dans la formulation (5.21). Cependant, il est tout à fait possible de faire intervenir le second tenseur de Piola-Kirchoff \mathbf{S} à partir de la relation (5.14). La formulation ainsi obtenue s'écrit sous la forme :

$$\int_{\Omega^0} (\mathbf{F} \cdot \mathbf{S}) : \nabla_X \mathbf{w} \, dV = \int_{\Gamma_N^0} \mathbf{t}_0 \cdot \mathbf{w} \, dS + \int_{\Omega^0} \mathbf{f}_{v_0} \cdot \mathbf{w} \, dV \quad (5.22)$$

En utilisant la relation $(\mathbf{A} \cdot \mathbf{B}) : \mathbf{C} = \mathbf{B} : (\mathbf{A}^T \cdot \mathbf{C})$, la formulation (5.22) peut s'écrire sous la forme :

$$\int_{\Omega^0} \mathbf{S}(\mathbf{u}) : (\mathbf{F}^T \cdot \nabla_X \mathbf{w}) \, dV = \int_{\Gamma_N^0} \mathbf{t}_0 \cdot \mathbf{w} \, dS + \int_{\Omega^0} \mathbf{f}_{v_0} \cdot \mathbf{w} \, dV \quad (5.23)$$

Cette formulation correspond à la formulation Lagrangienne totale où la configuration de référence est la configuration initiale. Il s'agit d'une formulation où l'inconnue est le vecteur déplacement \mathbf{u} . La relation entre le tenseur des contraintes \mathbf{S} et le déplacement \mathbf{u} est donnée par la loi de comportement. Celle-ci est indépendante de l'écriture de la formulation faible (dans le cas élastique on a $\mathbf{S}(\mathbf{u}) = \mathbf{C} : \mathbf{E}(\mathbf{u})$).

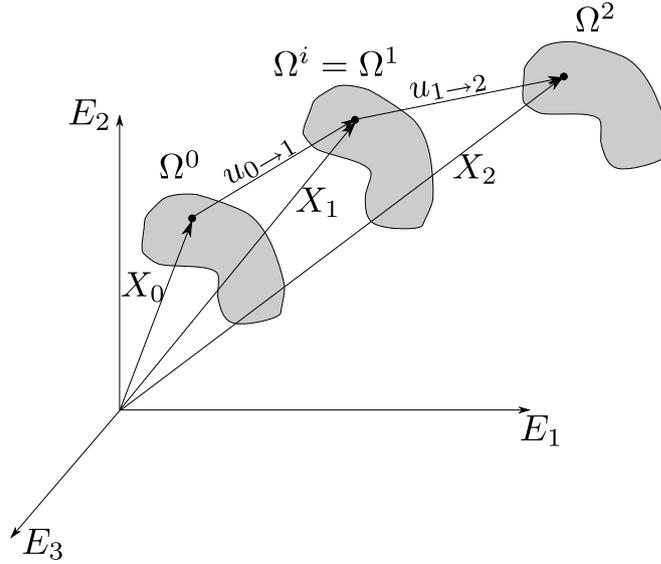
Cette formulation peut être inadaptée pour des problèmes subissant de grandes déformations car il est parfois difficile de passer directement de la configuration initiale à la configuration déformée à cause des déformations trop importantes. Dans la suite de ce chapitre, nous allons voir une autre formulation qui permet de prendre en compte ces grandes déformations. Il s'agit de la formulation Lagrangienne réactualisée qui consiste à réactualiser la géométrie à chaque pas de temps. Du point de vue numérique, cela consiste à formaliser le problème sur la dernière géométrie connue, mise à jour régulièrement.

5.2.7 Formulation Lagrangienne réactualisée

Pour expliquer cette formulation, nous allons modifier les notations utilisées jusqu'ici puisque nous allons introduire une configuration intermédiaire Ω^i (figure 5.2). Pour simplifier l'exposé, nous ne considérerons que trois géométries : la géométrie initiale Ω^0 , la géométrie intermédiaire $\Omega^i = \Omega^1$ et la géométrie finale $\Omega^t = \Omega^2$. Nous noterons \mathbf{X}_i les coordonnées dans la configuration Ω^i (avec $i = 0, 1, 2$) et $\mathbf{u}_{i \rightarrow j}$ le déplacement entre les différentes géométries.

Soit $\Phi_{i \rightarrow j}$ l'application de Ω_i sur Ω_j .

$$\Phi_{i \rightarrow j}(\mathbf{X}_i) = \mathbf{X}_j = \mathbf{X}_i + \mathbf{u}_{i \rightarrow j}$$

Figure 5.2: Configurations intermédiaires Ω^i

Le tenseur de la transformation $\mathbf{F}_{i \rightarrow j}$ s'écrit sous la forme :

$$(\mathbf{F}_{i \rightarrow j})_{mn} = \frac{\partial (\mathbf{X}_j)_m}{\partial (\mathbf{X}_i)_n} \quad (5.24)$$

où $(\mathbf{X}_j)_m$ est la m-ième composante de \mathbf{X}_j .

En utilisant ces notations, la formulation Lagrangienne totale pour passer de la configuration Ω^0 à la configuration Ω^1 s'écrit sous la forme suivante :

$$\int_{\Omega^0} \mathbf{S}(\mathbf{u}) : (\mathbf{F}_{0 \rightarrow 1}^T \cdot \nabla_{\mathbf{X}_0} \mathbf{w}) dV_0 = \int_{\Gamma_N^0} \mathbf{t}_0 \cdot \mathbf{w} dS_0 + \int_{\Omega^0} \mathbf{f}_{v_0} \cdot \mathbf{w} dV_0 \quad (5.25)$$

où l'inconnue est le champ de déplacement $\mathbf{u}_{0 \rightarrow 1}$.

La formulation Lagrangienne totale pour passer de la configuration Ω^0 à Ω^2 s'écrit sous la forme suivante :

$$\int_{\Omega^0} \mathbf{S}(\mathbf{u}) : (\mathbf{F}_{0 \rightarrow 2}^T \cdot \nabla_{\mathbf{X}_0} \mathbf{w}) dV_0 = \int_{\Gamma_N^0} \mathbf{t}_0 \cdot \mathbf{w} dS_0 + \int_{\Omega^0} \mathbf{f}_{v_0} \cdot \mathbf{w} dV_0 \quad (5.26)$$

Toutefois, nous ne pouvons pas résoudre ce problème à cause des déformations trop importantes. Par conséquent, nous allons transformer la formulation (5.26) sur la configuration intermédiaire Ω^1 déjà calculée. Cela donne pour le premier membre en utilisant la relation $\nabla_{\mathbf{X}_i} \mathbf{w} = \nabla_{\mathbf{X}_j} \mathbf{w} \cdot \mathbf{F}_{i \rightarrow j}$ et le fait que $\mathbf{F}_{0 \rightarrow 2} = \mathbf{F}_{1 \rightarrow 2} \cdot \mathbf{F}_{0 \rightarrow 1}$:

$$\begin{aligned} \int_{\Omega^0} \mathbf{S}(\mathbf{u}) : (\mathbf{F}_{0 \rightarrow 2}^T \cdot \nabla_{\mathbf{X}_0} \mathbf{w}) dV_0 &= \int_{\Omega^1} \mathbf{S}(\mathbf{u}) : \left((\mathbf{F}_{1 \rightarrow 2} \cdot \mathbf{F}_{0 \rightarrow 1})^T \cdot (\nabla_{\mathbf{X}_1} \mathbf{w} \cdot \mathbf{F}_{0 \rightarrow 1}) \right) J_{0 \rightarrow 1}^{-1} dV_1 \\ &= \int_{\Omega^1} \mathbf{S}(\mathbf{u}) : \left(\mathbf{F}_{0 \rightarrow 1}^T \cdot \mathbf{F}_{1 \rightarrow 2}^T \cdot \nabla_{\mathbf{X}_1} \mathbf{w} \cdot \mathbf{F}_{0 \rightarrow 1} \right) J_{0 \rightarrow 1}^{-1} dV_1 \\ &= \int_{\Omega^1} \tilde{\mathbf{S}}(\mathbf{u}) : \left(\mathbf{F}_{1 \rightarrow 2}^T \cdot \nabla_{\mathbf{X}_1} \mathbf{w} \right) dV_1 \end{aligned} \quad (5.27)$$

avec $\tilde{\mathbf{S}}(\mathbf{u}) = J_{0 \rightarrow 1}^{-1} \mathbf{F}_{0 \rightarrow 1} \cdot \mathbf{S} \cdot \mathbf{F}_{0 \rightarrow 1}^T$.

Pour le second membre, cela donne :

$$\int_{\Gamma_N^0} \mathbf{t}_0 \cdot \mathbf{w} \, dS_0 + \int_{\Omega^0} \mathbf{f}_{v_0} \cdot \mathbf{w} \, dV_0 = \int_{\Gamma_N^1} (J_s)_{0 \rightarrow 1}^{-1} \mathbf{t}_0 \cdot \mathbf{w} \, dS_1 + \int_{\Omega^1} J_{0 \rightarrow 1}^{-1} \mathbf{f}_{v_0} \cdot \mathbf{w} \, dV_1 \quad (5.28)$$

On obtient finalement en posant $\mathbf{t}_1 = (J_s)_{0 \rightarrow 1}^{-1} \mathbf{t}_0$ et $\mathbf{f}_{v_1} = J_{0 \rightarrow 1}^{-1} \mathbf{f}_{v_0}$:

$$\int_{\Omega^1} \tilde{\mathbf{S}}(\mathbf{u}) : \left(\mathbf{F}_{1 \rightarrow 2}^T \cdot \nabla_{X_1} \mathbf{w} \right) dV_1 = \int_{\Gamma_N^1} \mathbf{t}_1 \cdot \mathbf{w} \, dS_1 + \int_{\Omega^1} \mathbf{f}_{v_1} \cdot \mathbf{w} \, dV_1 \quad (5.29)$$

Dans l'équation (5.29), l'inconnue est le champ de déplacement $\mathbf{u}_{1 \rightarrow 2}$.

5.2.8 Résolution en utilisant la méthode de Newton-Raphson

On note $R(\mathbf{u}, \mathbf{w})$ le résidu de la formulation Lagrangienne réactualisée :

$$R(\mathbf{u}, \mathbf{w}) = \int_{\Omega^1} \tilde{\mathbf{S}}(\mathbf{u}) : \left(\mathbf{F}_{1 \rightarrow 2}^T \cdot \nabla_{X_1} \mathbf{w} \right) dV_1 - \int_{\Gamma_N^1} \mathbf{t}_1 \cdot \mathbf{w} \, dS_1 + \int_{\Omega^1} \mathbf{f}_{v_1} \cdot \mathbf{w} \, dV_1 \quad (5.30)$$

La formulation (5.29) est non-linéaire géométrique et le comportement utilisé pour les préformes est non-linéaire également. Pour résoudre ce problème, nous utilisons la méthode de Newton-Raphson implémentée dans ZéBuLoN. En partant de \mathbf{u}_0 , on cherche une correction $\delta_{\mathbf{u}}$ à apporter à \mathbf{u}_0 de façon à annuler le résidu exprimé par un développement de Taylor au premier ordre autour de \mathbf{u}_0 :

$$R(\mathbf{u}_0 + \delta_{\mathbf{u}}, \mathbf{w}) \approx R(\mathbf{u}_0, \mathbf{w}) + \frac{\partial R(\mathbf{u}_0, \mathbf{w})}{\partial \mathbf{u}} \cdot \delta_{\mathbf{u}} = 0 \quad (5.31)$$

La correction est obtenue par la résolution de l'équation suivante :

$$\frac{\partial R(\mathbf{u}_0, \mathbf{w})}{\partial \mathbf{u}} \cdot \delta_{\mathbf{u}} = -R(\mathbf{u}_0, \mathbf{w}) \quad (5.32)$$

où $\frac{\partial R(\mathbf{u}_0, \mathbf{w})}{\partial \mathbf{u}}$ se limite à la matrice de raideur tangente dans le cas de sollicitations indépendantes de la configuration. Cette correction n'étant pas parfaite numériquement, il faut procéder itérativement à d'autres corrections jusqu'à atteindre la convergence (figure 5.3).

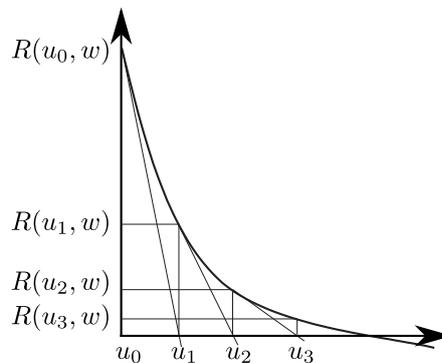


Figure 5.3: Méthode de Newton-Raphson.

5.2.9 Choix de la formulation

Nous avons choisi d'utiliser une formulation Lagrangienne réactualisée. La justification de ce choix est donnée par le fait que l'on peut obtenir directement les contraintes de Cauchy avec cette formulation. En effet, pour des petits incréments de chargement, le second tenseur de Piola-Kirchoff \mathbf{S} tend vers le tenseur des contraintes de Cauchy $\boldsymbol{\sigma}$. Cela nous sera utile lorsque nous implémenterons les lois de comportement des préformes qui sont connues en fonction du tenseur des contraintes de Cauchy $\boldsymbol{\sigma}$ de façon à être homogène pour le fluide et le solide.

De plus, nous allons effectuer un couplage avec la mécanique des fluides. En mécanique des fluides, on travaille avec la configuration courante donc on fera de même ici.

La formulation Lagrangienne réactualisée a déjà été implémentée dans le code de calcul ZéBuLoN. Nous allons, cependant, vérifier son implémentation grâce à des cas tests de compression et de cisaillement.

5.2.10 Vérification de la formulation Lagrangienne réactualisée

Nous avons choisi d'effectuer des cas tests de compression simple et de cisaillement simple pour vérifier l'implémentation de la formulation Lagrangienne réactualisée. Le cas test de compression permet de vérifier le comportement des préformes en compression sous l'action du sac à vide. Le cas test de cisaillement permet de vérifier la prise en compte de la rotation de la matière qui peut être non négligeable pour un comportement orthotrope ou isotrope transverse caractérisant les renforts structuraux.

Vérification avec un cas de compression simple

Le premier cas que nous avons choisi d'effectuer est un cas de compression en élasticité linéaire. Une pression de $5 \cdot 10^4$ Pa est appliquée sur une préforme de largeur $L = 0,025$ m et de hauteur $H = 0,02$ m (figure 5.4). Les paramètres physiques pour ce cas test sont les suivants : un module d'Young E de 266 kPa et un coefficient de Poisson ν de 0,3.

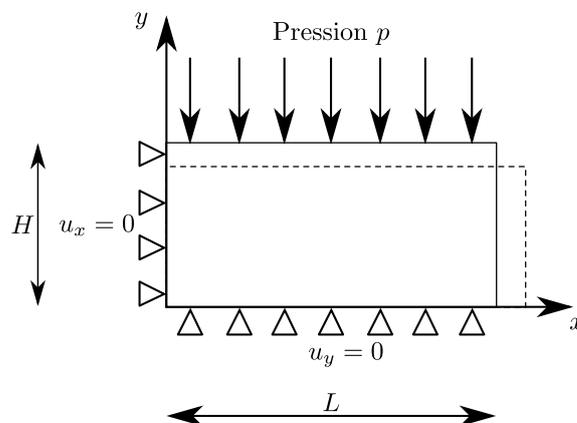


Figure 5.4: Cas test de compression

Il est possible d'obtenir pour ce cas une solution analytique pour le champ de

déplacement \mathbf{u} [25] :

$$\begin{cases} u_x = \frac{1 + \nu}{E} (\nu p x) \\ u_y = \frac{1 + \nu}{E} ((\nu - 1) p y) \end{cases} \quad (5.33)$$

Cette solution analytique a été obtenue en utilisant des fonctions d'Airy. Nous avons choisi de nous placer dans le cadre des déformations planes *i.e.* que la préforme ne peut se déformer que dans le plan xy ($\varepsilon_{xz} = \varepsilon_{yz} = \varepsilon_{zz} = 0$).

Le tableau 5.2 présente les résultats obtenus pour le champ de déplacement en utilisant une formulation en petites déformations non réactualisées. On constate une bonne correspondance entre les résultats numériques et les résultats analytiques.

Le tableau 5.3 présente les résultats obtenus pour le champ de déplacement en utilisant une formulation en grandes déformations réactualisées. Ces résultats sont comparés avec ceux obtenus en utilisant une formulation en petites déformations réactualisées disponible dans ZéBuLoN. Cette formulation peut être utilisée en grandes déformations en réactualisant systématiquement la géométrie au cours des itérations de l'algorithme de Newton.

On constate que les résultats sont très proches entre les deux formulations ce qui est normal puisque dans ce cas il n'y a pas de grandes rotations. En effet, la formulation en petites déformations réactualisées ne peut être utilisée que si les rotations sont faibles et si la discrétisation en temps est suffisamment fine.

Compression	Analytique	Formulation en petites déformations	Erreur relative
Déplacement u_x	$1,832707 \cdot 10^{-3}$ m	$1,833000 \cdot 10^{-3}$ m	0,016 %
Déplacement u_y	$-3,4209 \cdot 10^{-3}$ m	$-3,4210 \cdot 10^{-3}$ m	0,003 %

Tableau 5.2: Résultats obtenus pour le champ de déplacement en utilisant une formulation en petites déformations.

Compression	Formulation en petites déformations réactualisées	Formulation en grandes déformations réactualisées
Déplacement u_x	$1,973 \cdot 10^{-3}$ m	$1,735 \cdot 10^{-3}$ m
Déplacement u_y	$-2,929 \cdot 10^{-3}$ m	$-2,904 \cdot 10^{-3}$ m
Déformation ε_{xx}	$0,7321 \cdot 10^{-1}$	$0,6708 \cdot 10^{-1}$
Déformation ε_{yy}	-0,1713	-0,1568

Tableau 5.3: Résultats obtenus pour le champ de déplacement en utilisant une formulation en grandes déformations réactualisées.

La figure 5.5 présente les isovaleurs obtenues par la simulation pour les déplacements u_x et u_y en utilisant une formulation en petites déformations, et la figure 5.6, celles obtenues pour les déplacements u_x et u_y en utilisant une formulation en grandes déformations réactualisées. On constate qu'en utilisant une formulation en petites déformations (figure 5.5), il n'y a pas de réactualisation de la géométrie, ce qui n'est pas le cas en utilisant une formulation en grandes déformations réactualisées (figure 5.6).

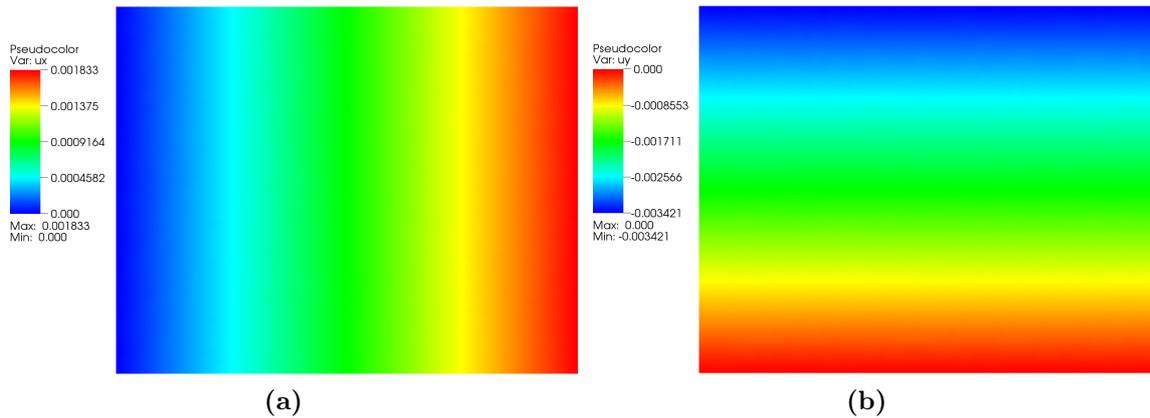


Figure 5.5: Résultats obtenus pour les déplacements u_x (a) et u_y (b) en utilisant une formulation en petites déformations (sans réactualisation de la géométrie).

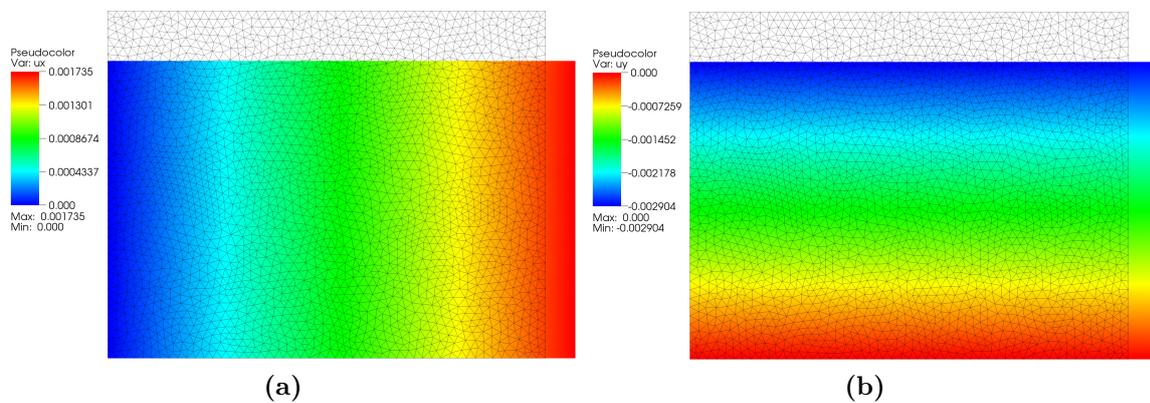


Figure 5.6: Résultats obtenus pour les déplacements u_x (a) et u_y (b) en utilisant une formulation en grandes déformations réactualisées.

Vérification avec un cas test de cisaillement simple

Le second cas test que nous avons choisi d'effectuer est un cas test de cisaillement en élasticité linéaire. Une pression de 10^4 Pa est appliquée tangentiellement sur la face supérieure d'une préforme de largeur $L = 0,025$ m et de hauteur $H = 0,02$ m (figure 5.7). Nous avons choisi de nous placer dans le cadre des déformations planes. Les paramètres physiques pour ce cas test sont les suivants : un module d'Young E de 266 kPa et un coefficient de Poisson ν de 0,3.

Le tableau 5.4 présente les résultats obtenus pour le champ de déplacement en utilisant une formulation en petites déformations réactualisées et en utilisant une formulation en grandes déformations réactualisées. Etant donné que les déformations sont faibles dans ce cas, on constate qu'on trouve les mêmes résultats entre les deux formulations. La figure 5.8 montre les isovaleurs du déplacement u_x en utilisant une formulation en petites déformations et en utilisant une formulation en grandes déformations.

Nous avons montré dans cette section que la formulation Lagrangienne réactualisée, implémentée dans ZéBuLoN, permet de traiter la compression et le cisaillement

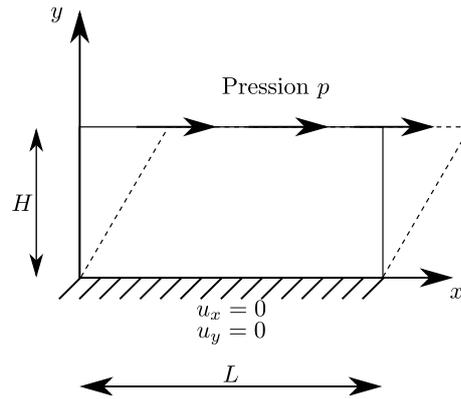
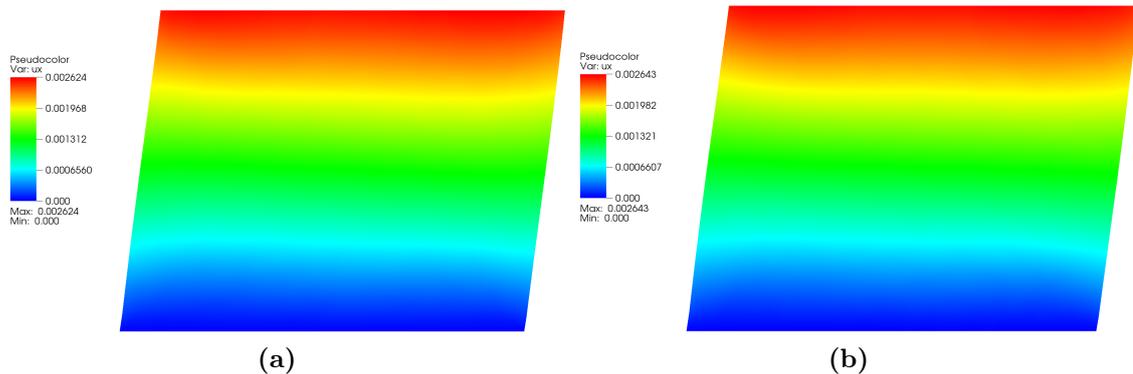


Figure 5.7: Cas test de cisaillement

Cisaillement	Formulation en petites déformations réactualisées	Formulation en grandes déformations réactualisées
Déplacement u_x	$2,624 \cdot 10^{-3}$ m	$2,643 \cdot 10^{-3}$ m

Tableau 5.4: Résultats obtenus pour le déplacement u_x en utilisant une formulation en petites déformations réactualisées et une formulation en grandes déformations réactualisées.Figure 5.8: Isovaleurs du déplacement u_x en utilisant une formulation en petites déformations réactualisées (a) et en utilisant une formulation en grandes déformations réactualisées (b).

d'une préforme. Nous avons vérifié son implémentation grâce à des solutions analytiques obtenues à partir des fonctions d'Airy. De plus, nous avons précisé que cette formulation facilite l'implémentation des lois de comportement puisqu'elle utilise directement le tenseur des contraintes de Cauchy.

5.3 Evolution de la porosité

L'équation de conservation de la masse n'intervient pas pour déterminer le champ de déplacement \mathbf{u} . Par contre, on utilise cette équation pour en déduire une équation d'évolution de la porosité. Cette porosité, qui dépend de l'état de déformation des préformes, est essentielle pour traiter l'écoulement du fluide dans les préformes lors

de l'infusion.

Pour traiter ce problème les hypothèses suivantes sont généralement définies :

- Les préformes sont compressibles. Elles sont constituées de pores et de fibres.
- Les fibres sont incompressibles.

5.3.1 Conservation de la masse

La loi de conservation de la masse s'énonce ainsi : la masse de tout domaine matériel suivi dans son mouvement reste constante :

$$\frac{D}{Dt} (m_s(\Omega)) = 0 \quad \text{soit :} \quad \frac{D}{Dt} \left(\int_{\Omega} \rho_s(\mathbf{x}, t) dv \right) = 0 \quad (5.34)$$

où $\rho_s(\mathbf{x}, t)$ ¹ est la masse volumique des préformes (partie solide) au point \mathbf{x} et à l'instant t . La partie fluide, lorsqu'elle est présente, est supposée incompressible.

En utilisant la formule qui permet de calculer la dérivée particulaire d'une intégrale de volume, on obtient :

$$\frac{D}{Dt} \left(\int_{\Omega} \rho_s dv \right) = \int_{\Omega} \left(\frac{D\rho_s}{Dt} dv + \rho_s \frac{D(dv)}{Dt} \right) = 0 \quad (5.35)$$

La dérivée particulaire de la masse volumique des préformes est donnée par [29] :

$$\frac{D\rho_s}{Dt} = \frac{\partial\rho_s}{\partial t} + \mathbf{v}_s \cdot \nabla_{\mathbf{x}} \rho_s \quad (5.36)$$

et celle du volume élémentaire, par [29]:

$$\frac{D(dv)}{Dt} = \text{div}_{\mathbf{x}} \mathbf{v}_s dv \quad (5.37)$$

En remplaçant les dérivées particulières de la masse volumique des préformes et du volume élémentaire par leurs expressions respectives, on obtient :

$$\int_{\Omega} \left(\frac{\partial\rho_s}{\partial t} + \mathbf{v}_s \cdot \nabla_{\mathbf{x}} \rho_s + \rho_s \text{div}_{\mathbf{x}} \mathbf{v}_s \right) dv = 0 \quad (5.38)$$

Etant donné que le maillage évolue, un terme convectif doit être ajouté à l'équation. Ce terme traduit l'évolution de la masse volumique induite par le mouvement du maillage :

$$\int_{\Omega} \left(\frac{\partial\rho_s}{\partial t} + (\mathbf{v}_s - \mathbf{w}) \cdot \nabla_{\mathbf{x}} \rho_s + \rho_s \text{div}_{\mathbf{x}} \mathbf{v}_s \right) dv = 0 \quad (5.39)$$

où \mathbf{w} est la vitesse du maillage. Dans notre cas, basé sur une approche lagrangienne, la vitesse du maillage est égale à la vitesse des particules ($\mathbf{w} = \mathbf{v}_s$). Par conséquent, on obtient :

$$\int_{\Omega} \left(\frac{\partial\rho_s}{\partial t} + \rho_s \text{div}_{\mathbf{x}} \mathbf{v}_s \right) dv = 0 \quad (5.40)$$

L'équation (5.40) correspond à la forme globale de la conservation de la masse. Etant donné que cette équation est valable pour tout domaine Ω , on peut réécrire cette équation sous une forme locale :

$$\frac{\partial\rho_s}{\partial t} + \rho_s \text{div}_{\mathbf{x}} \mathbf{v}_s = 0 \quad (5.41)$$

1. Pour alléger un peu les notations, nous choisissons d'écrire par la suite ρ_s au lieu de $\rho_s(\mathbf{x}, t)$.

En utilisant le fait que la fraction volumique de fibres \mathcal{V}_f est reliée à la porosité ψ par la relation $\mathcal{V}_f = \frac{V_f}{V_{total}} = (1 - \psi)$, la masse volumique des préformes ρ_s s'écrit sous la forme suivante :

$$\rho_s = \frac{(m_f + m_p)}{V_{total}} = \frac{m_f}{V_{total}} = \frac{m_f}{V_f} (1 - \psi) = \rho_f (1 - \psi) \quad (5.42)$$

où ρ_f est la masse volumique des fibres, m_f , la masse des fibres, et m_p , la masse des pores telle que $m_p = 0$. V_{total} est le volume total de la préforme et V_f celui des fibres.

De plus, en supposant que la masse volumique des fibres n'évolue pas :

$$\frac{\partial \rho_f}{\partial t} = 0 \quad (5.43)$$

on obtient :

$$-\frac{\partial \psi}{\partial t} + (1 - \psi) \operatorname{div}_{\mathbf{x}} \mathbf{v}_s = 0 \quad (5.44)$$

5.3.2 Conservation de la masse basée sur le Jacobien de la transformation

On peut également utiliser une version Lagrangienne de cette approche basée sur le Jacobien de la transformation [25]. Cette relation s'écrit entre 2 instants successifs t et $t + \Delta t$:

$$J(\mathbf{X}, t + \Delta t) \rho_s(\mathbf{X}, t + \Delta t) = J(\mathbf{X}, t) \rho_s(\mathbf{X}, t) \quad (5.45)$$

Cette équation peut être exprimée en fonction de la porosité ψ en utilisant la relation suivante : $\rho_s(\mathbf{X}, t) = (1 - \psi) \rho_f(\mathbf{X}, t)$. On obtient alors la porosité ψ en fonction de la déformation entre t et $t + \Delta t$ et de la porosité à t :

$$J(\mathbf{X}, t + \Delta t) (1 - \psi(\mathbf{X}, t + \Delta t)) = J(\mathbf{X}, t) (1 - \psi(\mathbf{X}, t)) \quad (5.46)$$

Toutefois, nous avons préféré utiliser l'équation (5.44) qui se prête mieux à une implémentation dans ZéBuLoN, même si cela nécessite de résoudre une équation supplémentaire.

5.3.3 Résolution par éléments finis

Multiplions l'équation (5.44) par une fonction test ψ^* et intégrons sur Ω . On obtient la formulation variationnelle qui a pour solution ψ tel que :

$$\int_{\Omega} \frac{\partial \psi}{\partial t} \psi^* dv = \int_{\Omega} [(1 - \psi) \operatorname{div}_{\mathbf{x}} \mathbf{v}_s] \psi^* dv \quad (5.47)$$

Pour résoudre l'équation (5.47), nous devons effectuer une discrétisation en temps. Celle-ci consiste tout d'abord à décomposer l'intervalle de temps $[0, T]$ en N intervalles :

$$[0, T] = \bigcup_{n=1}^N [t_{n-1}, t_n] \quad \text{avec} \quad \Delta t = t_n - t_{n-1} \quad (5.48)$$

L'étape suivante consiste à approcher l'opérateur continu de dérivation par une différence finie au premier ordre :

$$\frac{\partial \psi(t_n)}{\partial t} = \frac{\psi(t_n) - \psi(t_{n-1})}{\Delta t} \quad (5.49)$$

La formulation (5.47) est discrétisée en utilisant un schéma d'Euler explicite sous la forme suivante :

$$\int_{\Omega} \left(\frac{\psi(t_n) - \psi(t_{n-1})}{\Delta t} \right) \psi_h^* dv = \int_{\Omega} \left[(1 - \psi(t_{n-1})) \operatorname{div}_{\mathbf{x}} \mathbf{v}_s \right] \psi_h^* dv \quad (5.50)$$

La formulation (5.47) peut également être discrétisée en utilisant un schéma d'Euler implicite sous la forme suivante :

$$\int_{\Omega} \left(\frac{\psi(t_n) - \psi(t_{n-1})}{\Delta t} \right) \psi_h^* dv = \int_{\Omega} \left[(1 - \psi(t_n)) \operatorname{div}_{\mathbf{x}} \mathbf{v}_s \right] \psi_h^* dv \quad (5.51)$$

Nous allons maintenant comparer ces deux schémas sur un cas test de compression.

5.3.4 Validation avec un cas de compression

L'équation (5.47) peut être discrétisée en temps en utilisant un schéma explicite ou un schéma implicite. Nous proposons de tester ces deux schémas sur un cas de compression d'une préforme de largeur $L = 0,385$ m et de hauteur $H = 0,056$ m (figure 5.9). Un déplacement suivant l'axe y de 0,01 m est imposé sur la partie supérieure de cette préforme. La porosité initiale de la préforme est égale à 60%.

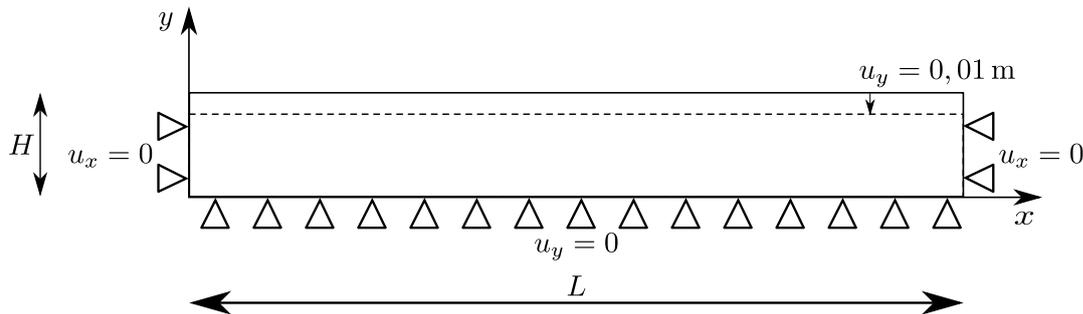


Figure 5.9: Cas test de compression.

Pour ce cas test, nous avons résolu successivement l'équation de conservation de la quantité de mouvement et l'équation de conservation de la masse. L'équation de conservation de la quantité de mouvement est résolue dans un premier temps pour déterminer le champ de déplacement \mathbf{u} . Celui-ci est ensuite utilisé dans l'équation de conservation de la masse pour calculer la vitesse $\mathbf{v}_s = \frac{\mathbf{u}}{\Delta t}$ et déterminer la porosité ψ .

Dans ce cas simple, il est possible d'obtenir une solution analytique pour déterminer la porosité à l'instant t en fonction de la porosité à l'instant initial. Celle-ci est obtenue en considérant que la masse des fibres est constante au cours du temps :

$$m_f^t = m_f^0 \quad (5.52)$$

où m_f^t et m_f^0 sont respectivement la masse des fibres au temps t et celle au temps initial. Cette équation peut également s'écrire en utilisant les masses volumiques :

$$V_f^t \rho_f^t = V_f^0 \rho_f^0 \quad (5.53)$$

avec $\rho_f^t = \rho_f^0$.

Le volume des fibres V_f ne varie pas au cours du temps et il est égal à : $V_f = V_{total}(1 - \psi)$. Par conséquent, on peut écrire que :

$$V_f = V_{total}^t(1 - \psi^t) = V_{total}^0(1 - \psi^0) \quad (5.54)$$

on obtient une relation pour le calcul de la porosité au temps t en fonction de la porosité au temps initial :

$$\psi^t = 1 - \frac{V_{total}^0}{V_{total}^t}(1 - \psi^0) \quad (5.55)$$

où V_{total}^0 et V_{total}^t sont, respectivement, le volume de la préforme à l'instant initial et à l'instant t , et ψ^0 et ψ^t , la porosité à l'instant initial et à l'instant t .

Le tableau 5.5 montre la valeur de la porosité en utilisant les schémas d'Euler implicite et explicite en fonction du pas de temps. Ce tableau montre que la porosité évolue en fonction du pas de temps dans le cas du schéma d'Euler explicite alors qu'elle reste constante dans le cas du schéma d'Euler implicite. De plus, la valeur de la porosité en utilisant le schéma d'Euler implicite correspond parfaitement avec celle obtenue analytiquement (51,30 % ici).

Pas de temps Δt	Schéma d'Euler implicite	Schéma d'Euler explicite
1	51,30 %	52,86 %
0,1	51,30 %	51,49 %
0,01	51,30 %	51,32 %
0,001	51,30 %	51,31 %

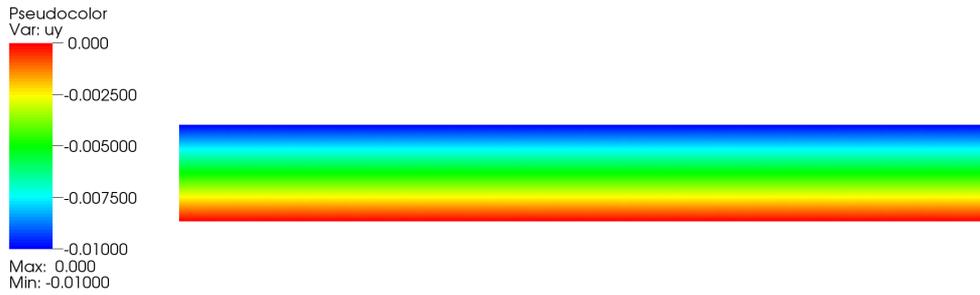
Tableau 5.5: Valeur de la porosité obtenue en utilisant les schémas d'Euler implicite et explicite en fonction du pas de temps Δt .

Le tableau 5.6 compare les résultats obtenus numériquement avec ceux obtenus analytiquement. On constate une parfaite correspondance entre les résultats analytiques et les résultats numériques obtenus avec un schéma implicite. L'épaisseur finale de la préforme est de 0,046 m et sa porosité est de 51,3 %. A partir de la valeur de la porosité, on peut calculer la fraction volumique de fibres \mathcal{V}_f ($\mathcal{V}_f = 1 - \psi$), elle est égale à 48,7 %.

Résultat	Analytique	Numérique (schéma d'Euler implicite)
Epaisseur initiale	0,056 m	0,056 m
Epaisseur finale	0,046 m	0,046 m
Porosité initiale ψ_0	60 %	60 %
Porosité finale ψ_t	51,3 %	51,3 %
Fraction volumique de fibres \mathcal{V}_f	48,7 %	48,7 %

Tableau 5.6: Comparaison des résultats obtenus.

La figure 5.10 montre les isovaleurs du déplacement u_y . Cette figure permet de vérifier que la déformation est bien homogène dans ce cas test.

Figure 5.10: Isovaleurs du déplacement u_y

5.4 Comportement des préformes

Nous allons maintenant étudier le comportement des préformes. Nous faisons une distinction entre les préformes sèches et les préformes humides. Cette distinction est réalisée au niveau de la loi de comportement. En effet, les préformes humides ont un comportement différent de celui des préformes sèches puisqu'elles doivent prendre en compte la pression exercée par la résine à l'intérieur des pores.

Nous allons présenter dans cette section le comportement des préformes sèches, supposé élastique non-linéaire, puis celui des préformes humides qui en découle via un comportement de type Terzaghi.

5.4.1 Comportement des préformes sèches

Dans la littérature, les lois de comportement dans la direction transverse des préformes sèches établissent une relation entre une mesure de contrainte et une mesure de la configuration géométrique (fraction volumique de fibres ou déformation) [49], [81], [71], [58]. Elles peuvent être classées en deux catégories : les lois de comportement basées sur des approches mécaniques et les lois de comportement phénoménologiques.

Les lois de comportement mécaniques :

Elles ont été développées à partir de la théorie des poutres en assimilant les fibres à des poutres. On peut citer à titre d'exemple la relation établie par Gutowski *et al.* [49] :

$$\sigma = A_s \frac{\sqrt{\frac{\mathcal{V}_f}{\mathcal{V}_0}} - 1}{\left(\sqrt{\frac{\mathcal{V}_a}{\mathcal{V}_f}} - 1\right)^4} \quad (5.56)$$

où \mathcal{V}_a est la fraction volumique maximale des fibres, \mathcal{V}_f est la fraction volumique des fibres en cours de compression, \mathcal{V}_0 est la fraction volumique initiale des fibres (avant compression) et A_s est une constante.

Les lois de comportement phénoménologiques

Elles sont basées sur des relations empiriques. On peut citer à titre d'exemple des lois de puissance [81] :

$$\sigma = a \mathcal{V}_f^b \quad (5.57)$$

où les constantes a et b sont déterminées à partir des courbes expérimentales.

Remarques sur les lois de comportement tirées de la littérature

L'inconvénient des lois de comportement tirées de la littérature est qu'elles se limitent à une relation entre la contrainte et la fraction volumique des fibres \mathcal{V}_f . Au contraire, dans une approche mécanique, la formulation d'une loi de comportement est basée sur des mesures de déformation. Cette approche est plus rigoureuse et plus générale. Ceci nous a conduit à utiliser une autre méthode pour caractériser le comportement des préformes sèches. En effet, nous avons préféré utiliser une loi de comportement établie à partir d'essais de compression tels que ceux réalisés dans le cadre de la thèse de P. Celle [25] sur des préformes NC2. Ils ont permis de mettre en évidence un comportement élastique non-linéaire dans la direction transverse [25] [73].

Dans la suite, nous décrivons comment nous avons pris en compte ce comportement dans le code de calcul ZéBuLoN.

Courbe expérimentale des préformes NC2

Les préformes NC2 sont des renforts multi-axiaux constitués de plusieurs nappes unidirectionnelles maintenues entre elles grâce à un fil de couture (figure 5.11).

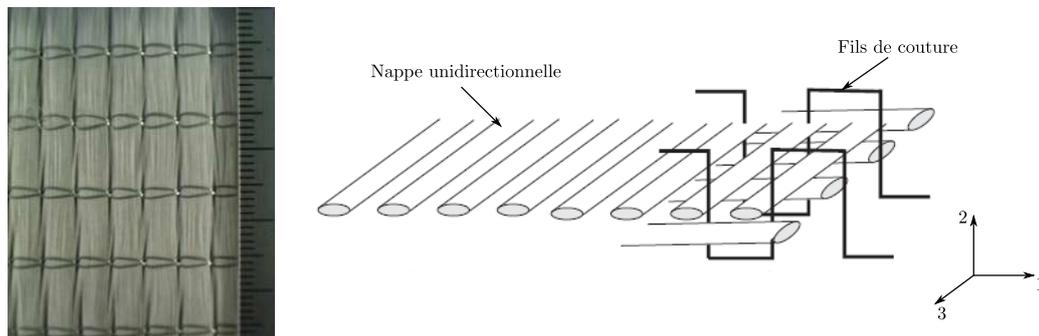


Figure 5.11: Préformes NC2 $([0, 90]_{100})$ à base de fibres de carbone.

Des essais de compression transverse sur un empilement de 100 nappes NC2 $([0, 90]_{100})$ ont été réalisés dans le cadre de la thèse de P. Celle [25]. Ces essais ont permis d'obtenir la loi de comportement en compression des préformes NC2. La courbe contrainte-déformation est présentée sur la figure 5.12 pour une préforme NC2 d'épaisseur initiale 0,056 m et de dimension $0,585 \times 0,385 \text{ m}^2$.

La figure 5.12 montre qu'au niveau de la première partie de la courbe, il y a de très fortes déformations pour de très faibles contraintes appliquées. Cette phase correspond à la disparition des vides entre les plis et à l'arrangement des mèches les unes par rapport aux autres. La seconde partie de la courbe 5.12 correspond à une phase de compaction de la préforme : de très faibles déformations induisent de très fortes contraintes.

Cette loi de comportement ne nous permet pas de modéliser le comportement des préformes dans un cas tridimensionnel. En effet, ici, seul le comportement suivant l'épaisseur des préformes est caractérisé et le comportement dans le plan n'est pas

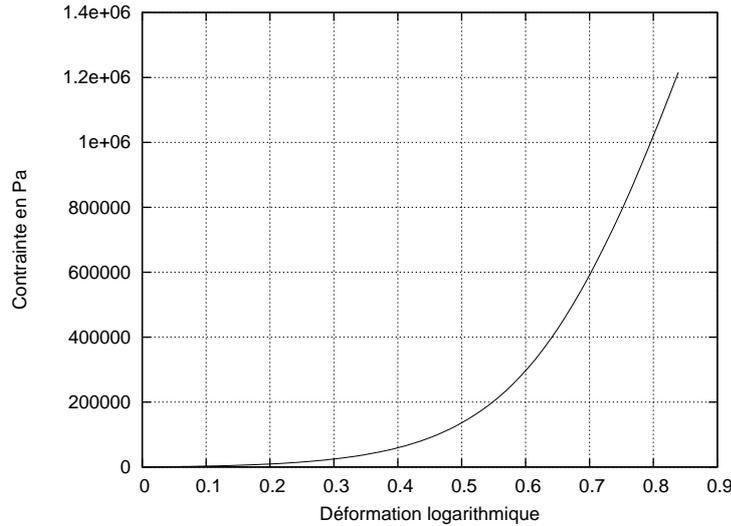


Figure 5.12: Loi de comportement des préformes NC2.

pris en compte. Il est donc nécessaire de caractériser le comportement suivant les autres directions.

Comportement orthotrope des préformes

Un matériau orthotrope est un matériau qui a trois plans de symétrie. La loi de comportement que nous allons obtenir en généralisant ce comportement dans un cas tridimensionnel est une loi du type :

$$\boldsymbol{\sigma} = \boldsymbol{C} : \boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{u}) \quad \text{ou encore sous forme indicielle} \quad \sigma_{ij} = C_{ijkl}\varepsilon_{kl} \quad (5.58)$$

où \boldsymbol{C} est le tenseur d'élasticité du quatrième ordre. En tant que tenseur du quatrième ordre, il possède 81 composantes. Mais, en utilisant les propriétés de symétrie de ce tenseur, on peut ramener ce nombre à 21 composantes différentes. Les propriétés de symétrie de ce tenseur sont les suivantes :

$$C_{ijkl} = C_{jikl} = C_{ijlk} = C_{klij} \quad (5.59)$$

Il est possible d'exprimer l'équation (5.58) sous une forme matricielle. Les préformes ont un comportement orthotrope puisqu'elles possèdent trois plans de symétrie (orthogonaux deux à deux). Pour un matériau orthotrope, la relation contrainte-déformation s'écrit sous la forme suivante :

$$\begin{pmatrix} \sigma_{11} \\ \sigma_{22} \\ \sigma_{33} \\ \sigma_{12} \\ \sigma_{23} \\ \sigma_{13} \end{pmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{1-\nu_{23}\nu_{32}}{E_2 E_3 S} & \frac{\nu_{21}+\nu_{31}\nu_{23}}{E_2 E_3 S} & \frac{\nu_{31}+\nu_{21}\nu_{32}}{E_2 E_3 S} & 0 & 0 & 0 \\ \frac{\nu_{12}+\nu_{32}\nu_{13}}{E_1 E_3 S} & \frac{1-\nu_{31}\nu_{13}}{E_1 E_3 S} & \frac{\nu_{32}+\nu_{12}\nu_{31}}{E_1 E_3 S} & 0 & 0 & 0 \\ \frac{\nu_{13}+\nu_{12}\nu_{23}}{E_1 E_2 S} & \frac{\nu_{23}+\nu_{21}\nu_{13}}{E_1 E_2 S} & \frac{1-\nu_{12}\nu_{21}}{E_1 E_2 S} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & G_{12} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & G_{23} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & G_{13} \end{bmatrix} \begin{pmatrix} \varepsilon_{11} \\ \varepsilon_{22} \\ \varepsilon_{33} \\ 2\varepsilon_{12} \\ 2\varepsilon_{23} \\ 2\varepsilon_{13} \end{pmatrix}$$

avec :

$$S = \frac{(1 - 2\nu_{21}\nu_{32}\nu_{13} - \nu_{13}\nu_{31} - \nu_{23}\nu_{32} - \nu_{12}\nu_{21})}{E_1 E_2 E_3}$$

et grâce à la symétrie du tenseur \mathbf{C} :

$$\frac{\nu_{21} + \nu_{31}\nu_{23}}{E_2 E_3 S} = \frac{\nu_{12} + \nu_{32}\nu_{13}}{E_1 E_3 S}, \quad \frac{\nu_{31} + \nu_{21}\nu_{32}}{E_2 E_3 S} = \frac{\nu_{13} + \nu_{12}\nu_{23}}{E_1 E_2 S}, \quad \frac{\nu_{32} + \nu_{12}\nu_{31}}{E_1 E_3 S} = \frac{\nu_{23} + \nu_{21}\nu_{13}}{E_1 E_2 S} \quad (5.60)$$

où les E_i sont les modules d'Young dans chaque direction, ν_{ij} les coefficients de Poisson et G_{ij} les modules de cisaillement. Pour ce comportement, il y a 9 coefficients indépendants à déterminer.

Il est parfois plus facile de travailler avec la relation inverse qui s'exprime en terme de modules d'Young et de coefficients de Poisson. Cette relation s'écrit pour un matériau orthotrope sous la forme suivante :

$$\begin{pmatrix} \varepsilon_{11} \\ \varepsilon_{22} \\ \varepsilon_{33} \\ 2\varepsilon_{12} \\ 2\varepsilon_{23} \\ 2\varepsilon_{13} \end{pmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{1}{E_1} & \frac{-\nu_{21}}{E_2} & \frac{-\nu_{31}}{E_3} & 0 & 0 & 0 \\ \frac{-\nu_{12}}{E_1} & \frac{1}{E_2} & \frac{-\nu_{32}}{E_3} & 0 & 0 & 0 \\ \frac{-\nu_{13}}{E_1} & \frac{-\nu_{23}}{E_2} & \frac{1}{E_3} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G_{12}} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G_{23}} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G_{13}} \end{bmatrix} \begin{pmatrix} \sigma_{11} \\ \sigma_{22} \\ \sigma_{33} \\ \sigma_{12} \\ \sigma_{23} \\ \sigma_{13} \end{pmatrix}$$

Afin d'assurer la symétrie de la matrice de souplesse, les coefficients de Poisson satisfont les relations suivantes :

$$\frac{\nu_{21}}{E_2} = \frac{\nu_{12}}{E_1}, \quad \frac{\nu_{31}}{E_3} = \frac{\nu_{13}}{E_1}, \quad \frac{\nu_{32}}{E_3} = \frac{\nu_{23}}{E_2} \quad (5.61)$$

Comportement isotrope transverse des préformes

Les préformes ont un comportement orthotrope. Etant donné que le comportement prédominant dans le cas de l'infusion de résine est le comportement dans la direction transverse, nous avons choisi d'utiliser un comportement isotrope transverse dont le plan d'isotropie est le plan des préformes ((e_1, e_3) sur la figure 5.11). Cette hypothèse permet de réduire à 5 le nombre de coefficients indépendants à déterminer pour caractériser complètement le comportement. Dans ce cas, la relation déformation-contrainte s'écrit sous la forme suivante :

$$\begin{pmatrix} \varepsilon_{11} \\ \varepsilon_{22} \\ \varepsilon_{33} \\ 2\varepsilon_{12} \\ 2\varepsilon_{23} \\ 2\varepsilon_{13} \end{pmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{1}{E_p} & \frac{-\nu_{tp}}{E_t} & \frac{-\nu_p}{E_p} & 0 & 0 & 0 \\ \frac{-\nu_{pt}}{E_p} & \frac{1}{E_t} & \frac{-\nu_{pt}}{E_p} & 0 & 0 & 0 \\ \frac{-\nu_p}{E_p} & \frac{-\nu_{tp}}{E_t} & \frac{1}{E_p} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G_t} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G_t} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G_p} \end{bmatrix} \begin{pmatrix} \sigma_{11} \\ \sigma_{22} \\ \sigma_{33} \\ \sigma_{12} \\ \sigma_{23} \\ \sigma_{13} \end{pmatrix}$$

où E_p et E_t sont les modules d'Young dans le plan et dans la direction transverse, G_p et G_t sont les modules de cisaillement dans le plan et dans la direction transverse, ν_{pt} , ν_{tp} et ν_p sont les coefficients de Poisson.

Les matrices de rigidité et de souplesse sont symétriques. Par conséquent, les coefficients de Poisson satisfont la relation suivante :

$$\frac{\nu_{tp}}{E_t} = \frac{\nu_{pt}}{E_p} \quad (5.62)$$

$$\text{et } G_p = \frac{E_p}{2(1 + \nu_p)}.$$

Cette relation a été implémentée dans le code calcul ZéBuLoN grâce au pseudo-language Zebfront :

$$\begin{pmatrix} \sigma_{11} \\ \sigma_{22} \\ \sigma_{33} \\ \sigma_{12} \\ \sigma_{23} \\ \sigma_{13} \end{pmatrix} = \begin{bmatrix} \mathcal{C}_{11} & \mathcal{C}_{12} & \mathcal{C}_{13} & 0 & 0 & 0 \\ \mathcal{C}_{21} & \mathcal{C}_{22} & \mathcal{C}_{23} & 0 & 0 & 0 \\ \mathcal{C}_{31} & \mathcal{C}_{32} & \mathcal{C}_{11} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \mathcal{C}_{44} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \mathcal{C}_{55} = \mathcal{C}_{44} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \mathcal{C}_{66} \end{bmatrix} \begin{pmatrix} \varepsilon_{11} \\ \varepsilon_{22} \\ \varepsilon_{33} \\ 2\varepsilon_{12} \\ 2\varepsilon_{23} \\ 2\varepsilon_{13} \end{pmatrix}$$

Cette équation peut être écrite sous la forme :

$$\{\sigma\} = [\mathcal{C}]\{\varepsilon\}$$

où $\{\varepsilon\}$ et $\{\sigma\}$ sont des vecteurs de 6×1 et $[\mathcal{C}]$ est la matrice de rigidité telle que :

$$[\mathcal{C}] = \begin{bmatrix} \frac{(-1+\nu_{tp} \nu_{pt})E_p}{-1+2\nu_{tp} \nu_{pt}+2\nu_{tp} \nu_{pt} \nu_p+\nu_p^2} & -\frac{E_p \nu_{tp}}{\nu_p-1+2\nu_{tp} \nu_{pt}} & -\frac{(\nu_{tp} \nu_{pt}+\nu_p)E_p}{-1+2\nu_{tp} \nu_{pt}+2\nu_{tp} \nu_{pt} \nu_p+\nu_p^2} & 0 & 0 & 0 \\ -\frac{E_t \nu_{pt}}{\nu_p-1+2\nu_{tp} \nu_{pt}} & \frac{E_t (\nu_p-1)}{\nu_p-1+2\nu_{tp} \nu_{pt}} & -\frac{E_t \nu_{pt}}{\nu_p-1+2\nu_{tp} \nu_{pt}} & 0 & 0 & 0 \\ -\frac{(\nu_{tp} \nu_{pt}+\nu_p)E_p}{-1+2\nu_{tp} \nu_{pt}+2\nu_{tp} \nu_{pt} \nu_p+\nu_p^2} & -\frac{E_p \nu_{tp}}{\nu_p-1+2\nu_{tp} \nu_{pt}} & \frac{(-1+\nu_{tp} \nu_{pt})E_p}{-1+2\nu_{tp} \nu_{pt}+2\nu_{tp} \nu_{pt} \nu_p+\nu_p^2} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & G_t & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & G_t & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & G_p \end{bmatrix}$$

La détermination des propriétés pour caractériser complètement le comportement est présentée en annexe B.

Comportement suivant la direction transverse

Le comportement non-linéaire dans la direction transverse est pris en compte en « interpolant » la courbe 5.12 par un polynôme de Lagrange. Le terme \mathcal{C}_{22} dans l'expression de la matrice de rigidité est remplacé par ce polynôme. Dans le schéma de résolution de Newton-Raphson utilisé pour prendre en compte cette non-linéarité matériaux, le comportement tangent \mathcal{C}_{22}^t est représenté par la pente locale de ce polynôme ($\mathcal{C}_{22}^t = \frac{\partial \sigma_{22}}{\partial \varepsilon_{22}}$). Cela permet de prendre en compte de façon pragmatique le comportement non-linéaire prédominant dans les procédés par infusion de résine.

Pour valider l'implémentation de cette loi de comportement, il n'est pas nécessaire d'utiliser un élément géométrique réel. Il existe dans ZéBuLoN un module de simulation qui permet d'intégrer un système différentiel sans avoir recours à la technique élément fini pour la résolution. Nous avons utilisé ce module de simulation pour valider l'implémentation de notre loi de comportement dans la direction transverse.

Compression d'une préforme plane

Pour valider l'implémentation de la loi de comportement, un cas de compression transverse a également été réalisé sur une préforme plane d'épaisseur 0,056 m et de largeur 0,385 m. Une pression de 10^5 Pa est appliquée sur la surface supérieure de

la préforme. Sur la partie inférieure de la préforme, un déplacement nul est imposé. Sur les bords droit et gauche, un déplacement normal nul est imposé. L'épaisseur initiale de la préforme est de 0,056 m et sa porosité initiale de 79,7%. Ce cas est présenté sur la figure 5.13.

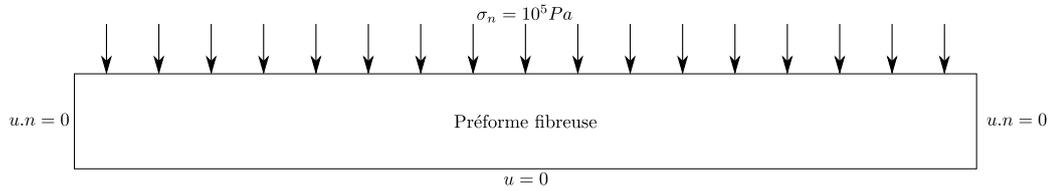


Figure 5.13: Conditions aux limites pour la compression d'une préforme plane.

Le tableau 5.7 montre les résultats numériques obtenus. On peut vérifier ces résultats en déterminant sur la courbe contrainte-déformation (figure 5.12) la valeur de la déformation logarithmique correspondant à une contrainte de 10^5 Pa soit $\varepsilon_L = -0,47$. A partir de la déformation logarithmique, on peut calculer la déformation « classique » ε_E . En effet, la déformation logarithmique correspondant au passage de la longueur initiale l_0 à la longueur $l_0 + \Delta l$ est égale à :

$$\varepsilon_L = \int_{l_0}^{l_0 + \Delta l} \frac{dl}{l} = \ln \frac{l_0 + \Delta l}{l_0} = \ln(1 + \varepsilon_E) \quad (5.63)$$

d'où la déformation « classique » : $\varepsilon_E = \exp(\varepsilon_L) - 1$. Puis ensuite, à partir de la déformation « classique », on peut calculer le déplacement u_y ($u_y = \varepsilon_E l_0$) et l'épaisseur finale de la préforme (tableau 5.7).

Résultats	Numérique	Analytique
Déplacement u_y (mm)	20,79	21
Epaisseur finale de la préforme (mm)	35,21	35
Porosité (%)	67,7	67,5
Fraction volumique de fibres (%)	32,3	32,5

Tableau 5.7: Résultats obtenus pour la compression d'une préforme plane.

On peut constater une très bonne corrélation entre les résultats numériques et les résultats analytiques.

5.4.2 Comportement des préformes humides

Nous allons maintenant étudier le comportement des préformes humides. Les préformes humides ont un comportement différent de celui des préformes sèches puisqu'elles doivent prendre en compte l'influence de la résine à l'intérieur des pores.

Modèle de Terzaghi

Le modèle le plus couramment utilisé pour représenter le comportement des préformes humides est le modèle de Terzaghi [80], [61]. Il consiste à prendre en

compte l'influence de la résine à travers sa pression hydrostatique. Il s'exprime sous la forme suivante :

$$\boldsymbol{\sigma} = \boldsymbol{\sigma}_{ef} - s p \mathbf{I} \quad (5.64)$$

où $\boldsymbol{\sigma}$ désigne les contraintes dans les préformes, $\boldsymbol{\sigma}_{ef}$ les contraintes effectives (c'est-à-dire les contraintes en l'absence de résine), s la saturation, p la pression hydrostatique du fluide et \mathbf{I} le tenseur identité. On remarque que lorsque la pression de la résine est nulle, on retrouve le comportement des préformes sèches.

Ce modèle nécessite d'effectuer un couplage entre l'écoulement de la résine et la compression des préformes puisqu'il faut d'abord calculer la pression de la résine pour ensuite l'utiliser au niveau de la loi de comportement des préformes humides.

Validation de l'implémentation du modèle de Terzaghi

Pour valider l'implémentation de la loi de comportement, nous avons effectué un cas test de compression sur une préforme présentant un bord libre. Ce cas test est illustré sur la figure 5.14. Il présente une symétrie matérielle qui nous permet de n'étudier qu'une moitié de la géométrie.

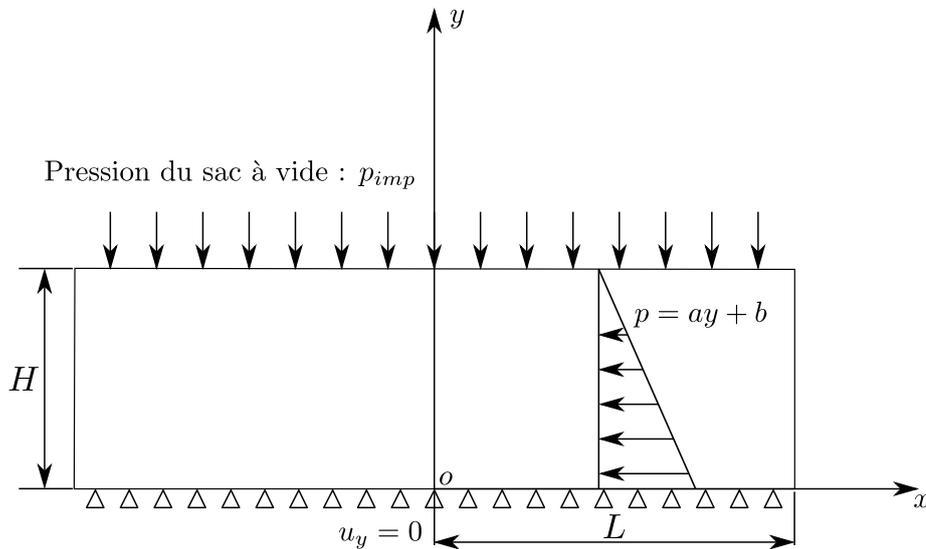


Figure 5.14: Cas de compression d'une préforme avec bord libre.

Une préforme de largeur $2L$ (avec $L = 4.10^{-2}$ m) et de hauteur H (avec $H = 2.10^{-2}$ m) est soumise à une pression de 10^4 Pa sur sa partie supérieure. La préforme est également soumise à une pression hydrostatique qui correspond à la pression exercée par la résine à l'intérieur des pores. Cette pression est supposée linéaire en y :

$$p = ay + b \quad (5.65)$$

où p est la pression hydrostatique de la résine et a et b sont des coefficients (ici $a = -5.10^6$ et $b = 10^5$).

Pour ce cas test, nous avons choisi d'utiliser un comportement élastique linéaire pour les préformes sèches. Cette simplification nous a permis de trouver une solution analytique pour le déplacement vertical u_y . Cette solution analytique a été obtenue à partir des fonctions d'Airy (annexe C); elle s'exprime sous la forme suivante :

$$u_y = \frac{1 + \nu}{E} \left[(1 - 2\nu) \left(\frac{a}{2} y + b \right) y + (\nu - 1) G y \right]$$

avec $G = aH + b + P_{imp}$. Dans cette équation, ν est le coefficient de Poisson et E le module de Young (ici $E = 266$ kPa et $\nu = 0,3$).

Nous avons également choisi de nous placer dans le cadre des déformations planes (*i.e.* $\varepsilon_{xz} = \varepsilon_{yz} = \varepsilon_{zz} = 0$). De plus, nous choisissons d'utiliser une formulation en petites déformations réactualisées pour la simulation de ce cas test car les fonctions d'Airy ne peuvent être employées qu'en petites déformations.

Les isovaleurs du déplacement et de la pression sont présentées sur la figure 5.15. La figure 5.16 présente une comparaison entre les résultats analytiques et les

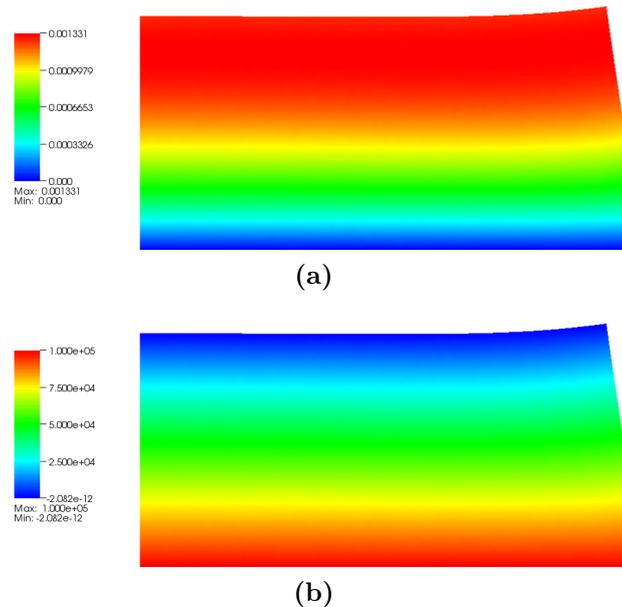


Figure 5.15: Cas test de compression avec bord libre : résultats numériques pour le déplacement (a) et pour la pression (b).

résultats numériques pour les nœuds situés en $x = 0$ (plan de symétrie). On observe sur cette figure une bonne corrélation entre les résultats analytiques et les résultats numériques. Cela permet de valider l'implémentation du modèle de Terzaghi. La figure 5.17 montre l'évolution de la position des nœuds situés sur le bord supérieur du domaine. On peut constater sur cette figure un gonflement de la préforme.

5.4.3 Distinction entre le comportement des préformes sèches et le comportement des préformes humides

Etant donné que nous utilisons un seul maillage pour les préformes sèches et les préformes humides, nous appliquons la même loi de comportement sur tout le domaine. Autrement dit, nous appliquons le modèle de Terzaghi sur tout le domaine. Pour distinguer les préformes humides des préformes sèches, nous utilisons une fonction Heaviside H . Le terme en pression dans le modèle de Terzaghi est multiplié par cette fonction Heaviside :

$$\boldsymbol{\sigma} = \boldsymbol{\sigma}_{ef} - p\mathbf{I}H \quad (5.66)$$

avec :

$$H = \begin{cases} 1 & \text{pour les préformes humides} \\ 0 & \text{pour les préformes sèches} \end{cases}$$

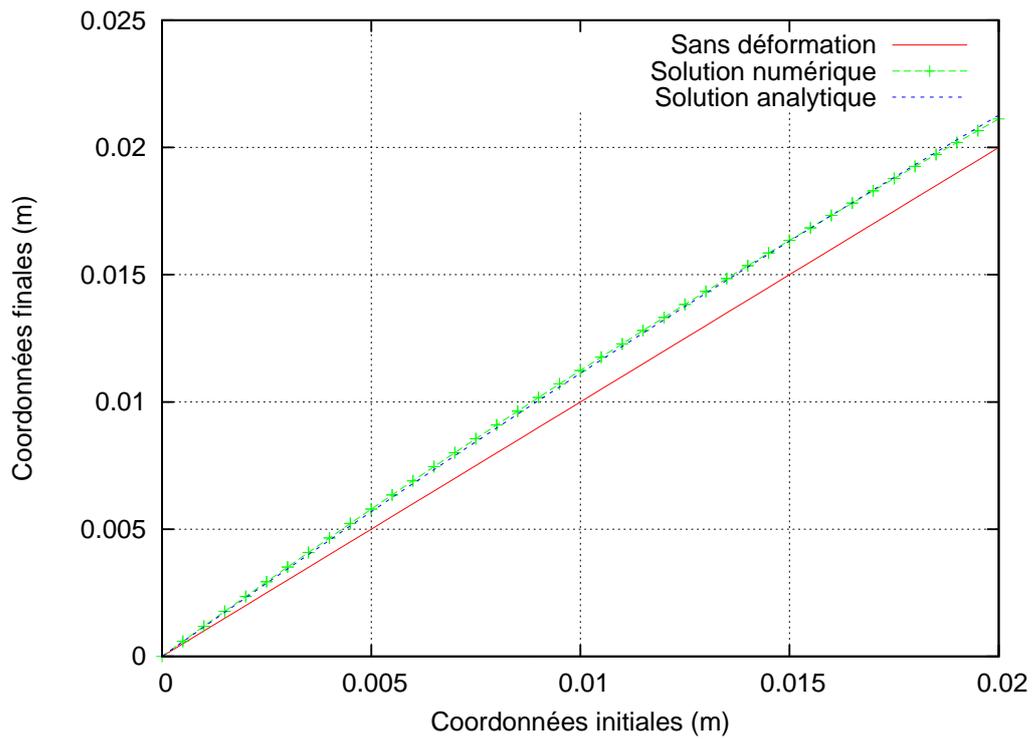


Figure 5.16: Cas test de compression avec bord libre : comparaison entre les résultats analytiques et numériques.

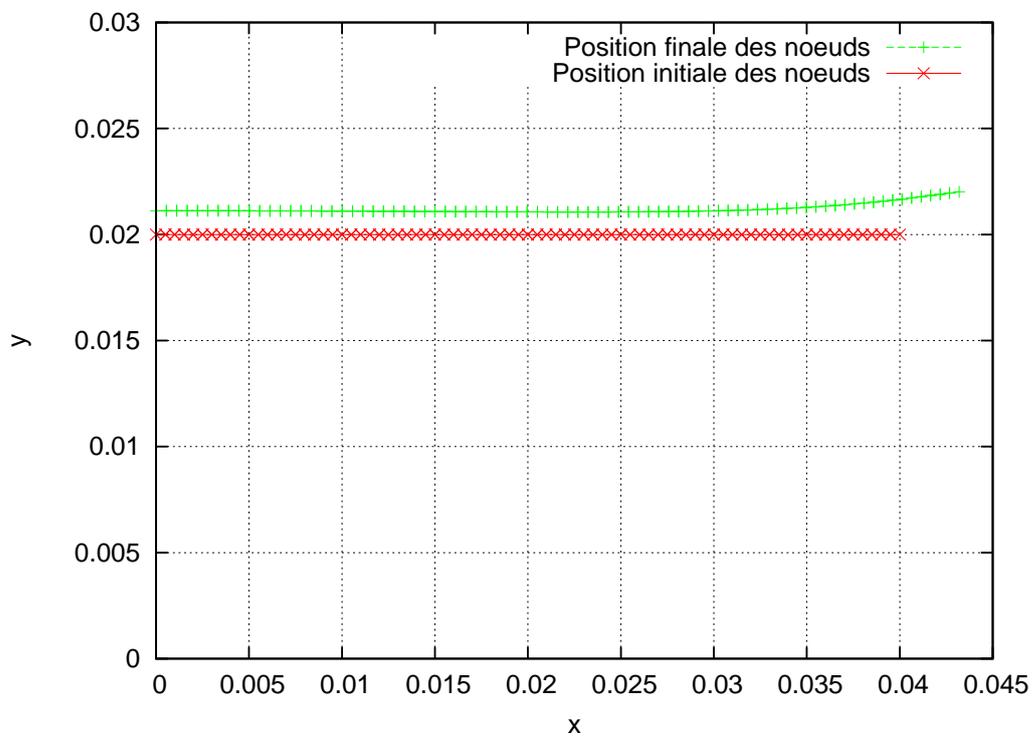


Figure 5.17: Cas test de compression avec bord libre : évolution de la position des noeuds situés sur le bord supérieur du domaine.

Cette fonction Heaviside est déterminée, dans notre approche numérique, à partir des fonctions Level-set qui sont utilisées pour représenter l'interface Stokes-Darcy et le front fluide.

5.5 Conclusion

Dans ce chapitre, nous avons présenté la formulation Lagrangienne réactualisée qui permet de traiter la déformation des préformes. Cette formulation a déjà été implémentée dans le code de calcul ZéBuLoN. Nous avons vérifié son implémentation à partir de cas tests de compression et de cisaillement.

La formulation Lagrangienne réactualisée facilite l'implémentation de la loi de comportement des préformes puisqu'elle utilise le tenseur des contraintes de Cauchy. Nous avons fait la distinction entre le comportement des préformes sèches et le comportement des préformes humides. Pour les préformes sèches nous avons utilisé un comportement non-linéaire dans la direction transverse et pour les préformes humides ce comportement non-linéaire est complété pour prendre en compte la présence du fluide grâce au modèle de Terzaghi.

Nous avons montré également que l'équation de conservation de la masse permet de déduire, sous certaines hypothèses, une équation d'évolution pour la porosité. Cette équation a été implémentée et validée à partir d'un cas test de compression.

Dans le prochain chapitre, nous allons étudier le couplage entre l'écoulement de la résine et la déformation des préformes puis nous allons présenter des simulations d'injection et d'infusion de résine sur des cas tests et des exemples plus complexes.

6

Simulations des procédés de fabrication des matériaux composites

Sommaire

- 6.1 Introduction
- 6.2 Algorithmes de couplage
- 6.3 Injection d'une plaque avec un drainant pré-rempli
- 6.4 Infusion d'une plaque avec un drainant pré-rempli
- 6.5 Injection d'une plaque avec remplissage du drainant
- 6.6 Infusion d'une plaque avec remplissage du drainant
- 6.7 Injection d'une pièce complexe
- 6.8 Conclusion

6.1 Introduction

Dans ce chapitre, nous allons présenter des simulations numériques des procédés de fabrication des matériaux composites. Conformément aux approches mises en place, nous considérerons uniquement les aspects mécaniques, *i.e.* l'écoulement de la résine et la déformation des préformes. Les aspects thermo-physico-chimiques, en particulier l'évolution de la résine en fonction de la température et du degré de réticulation, ne seront pas traités ici.

Nous allons étudier l'influence des paramètres matériaux (viscosité, perméabilité,...) et procédés (pression,...) sur le temps de remplissage et sur l'écoulement de la résine.

6.2 Algorithmes de couplage

Nous présentons ici les deux algorithmes de couplage que nous avons utilisés au niveau des simulations numériques. Ces algorithmes diffèrent selon que l'on prenne en compte ou non la déformation des préformes. Le premier algorithme propose un couplage entre le problème d'écoulement de la résine et le problème Level-set. Il correspond à la simulation de l'injection d'une résine dans une préforme. Le second algorithme est basé sur un couplage entre le problème de déformation des préformes, le problème d'écoulement de la résine et le problème Level-set. Il correspond à la simulation de l'infusion d'une résine dans une préforme, *i.e.* l'écoulement d'une résine à travers un renfort fibreux subissant une déformation sous l'action d'une pression extérieure.

6.2.1 Présentation de l'algorithme d'injection

Le schéma de l'algorithme d'injection est présenté sur la figure 6.1. Cet algorithme repose sur la résolution de deux sous-problèmes à chaque incrément de temps : le problème d'écoulement de la résine et le problème Level-set.

Le couplage entre le problème d'écoulement de la résine et le problème Level-set s'effectue, d'une part en récupérant dans le problème Level-set la vitesse calculée par le problème d'écoulement de la résine, et d'autre part, en récupérant dans le problème d'écoulement de la résine la fonction Level-set transportée pour actualiser les propriétés matériaux. Un incrément de calcul se compose donc d'une étape d'écoulement de la résine, puis d'une étape de transport de la fonction Level-set (figure 6.1).

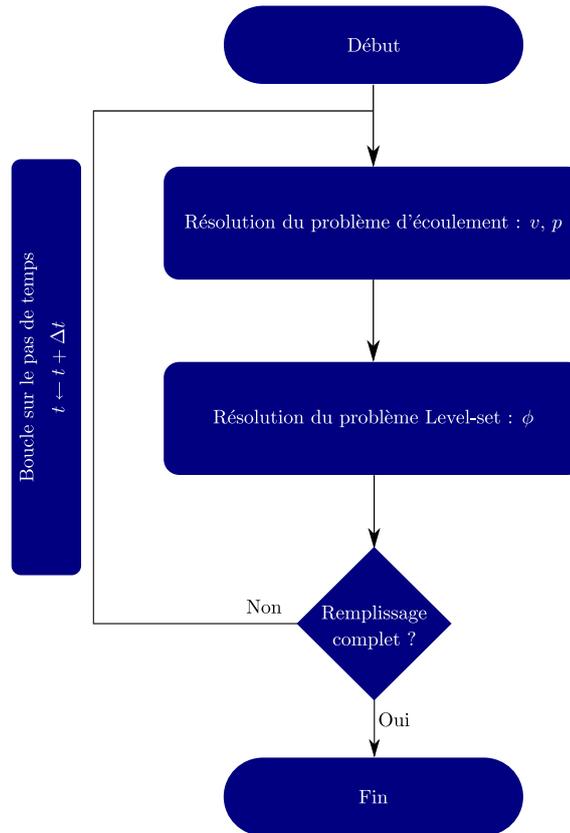


Figure 6.1: Schéma de l'algorithme d'injection.

Nous devons résoudre les deux problèmes suivants :

– **Le problème d'écoulement de la résine**

Les équations de Stokes sont utilisées pour modéliser l'écoulement de la résine dans le milieu purement fluide :

$$\begin{aligned} -\operatorname{div} (2\eta\boldsymbol{\varepsilon}(\mathbf{v})) + \nabla p &= \mathbf{0} \quad \text{dans } \Omega_s \\ \operatorname{div} \mathbf{v} &= 0 \quad \text{dans } \Omega_s \end{aligned}$$

et les équations de Darcy sont utilisées pour modéliser l'écoulement de la résine dans le milieu poreux :

$$\begin{aligned} \frac{\eta}{K}\mathbf{v} + \nabla p &= \mathbf{0} \quad \text{dans } \Omega_d \\ \operatorname{div} \mathbf{v} &= 0 \quad \text{dans } \Omega_d \end{aligned}$$

Comme indiqué dans les chapitres précédents, nous avons effectué un couplage fort entre ces équations et avons choisi de résoudre ce problème couplé à l'aide d'une formulation mixte en vitesse-pressure.

– **Le problème Level-set**

La fonction Level-set ϕ est transportée grâce à la résolution de l'équation de transport suivante :

$$\frac{\partial \phi}{\partial t} + \mathbf{v} \cdot \nabla \phi = 0 \quad (6.1)$$

Une étape de réinitialisation est effectuée pour récupérer la propriété de fonction distance signée de la fonction Level-set ϕ si cette propriété est perdue lors du transport.

6.2.2 Présentation de l'algorithme d'infusion

Le schéma de l'algorithme d'infusion est présenté sur la figure 6.2. Comme pour l'algorithme d'injection, cet algorithme est basé sur la résolution de plusieurs sous-problèmes. Le problème de compaction des préformes est résolu une seule fois au début du calcul. Il correspond à l'application de la pression exercée par le sac à vide sur l'empilement résine+préforme. Après ce calcul, le maillage est actualisé et une nouvelle géométrie est obtenue. Commence ensuite la résolution à chaque pas de temps de quatre sous-problèmes. Le champ de déplacement obtenu nous permet de calculer une nouvelle porosité et donc une nouvelle perméabilité à partir de la relation de Carman-Kozeny. Puis, le problème d'écoulement de la résine est résolu. Les champs de vitesse et de pression sont obtenus sur tout le domaine. Le problème Level-set est ensuite résolu. Pour calculer la nouvelle fonction distance signée qui est solution de l'équation de transport, il faut récupérer le champ de vitesse calculé par le problème d'écoulement de la résine. Enfin, le problème de déformation des préformes est de nouveau résolu en prenant en compte cette fois-ci le modèle de Terzaghi. A la fin de ce calcul, la géométrie est actualisée.

Nous devons résoudre les cinq problèmes suivants :

– **Le problème de compaction des préformes**

Ce problème est traité à l'aide d'une formulation Lagrangienne réactualisée. Cette formulation utilise le modèle de Terzaghi pour décrire le comportement des préformes. Dans ce modèle, les préformes sèches ont un comportement élastique non-linéaire.

$$\mathbf{div} \boldsymbol{\sigma} = \mathbf{0} \quad \text{avec} \quad \boldsymbol{\sigma}(\mathbf{u}) = \boldsymbol{\sigma}_{ef}(\mathbf{u}) - p_d \mathbf{I} \quad (6.2)$$

où p_d est la pression de Darcy. Celle-ci est nulle dans ce cas puisque la résine n'a pas encore commencé à infuser dans les préformes.

– **Le calcul de la porosité et de la perméabilité**

La porosité est solution de :

$$-\frac{\partial \psi}{\partial t} + (1 - \psi) \mathbf{div} \mathbf{v}_s = 0 \quad (6.3)$$

Cette équation est déterminée à partir de l'équation de conservation de la masse. A partir de la nouvelle valeur de la porosité, nous pouvons calculer une nouvelle valeur de la perméabilité isotrope à partir de la relation de Carman-Kozeny :

$$K = \frac{d_f^2}{16 h_k} \frac{\psi^3}{(1 - \psi)^2} \quad (6.4)$$

où d_f est le diamètre moyen des fibres et h_k la constante de Kozeny.

– **Le problème d'écoulement de la résine**

Les équations de Stokes sont utilisées pour modéliser l'écoulement de la résine dans le milieu purement fluide :

$$\begin{aligned} -\mathbf{div} (2\eta\dot{\mathbf{v}}) + \nabla p &= \mathbf{0} \quad \text{dans } \Omega_s \\ \mathbf{div} \mathbf{v} &= 0 \quad \text{dans } \Omega_s \end{aligned}$$

et les équations de Darcy sont utilisées pour modéliser l'écoulement de la résine dans le milieu poreux :

$$\begin{aligned} \frac{\eta}{K} \mathbf{v} + \nabla p &= \mathbf{0} \quad \text{dans } \Omega_d \\ \mathbf{div} \mathbf{v} &= 0 \quad \text{dans } \Omega_d \end{aligned}$$

Nous avons effectué un couplage fort entre ces équations et nous avons choisi de résoudre ce problème couplé à l'aide d'une formulation mixte en vitesse-pression.

– **Le problème level-set**

La fonction Level-set ϕ est transportée grâce à la résolution de l'équation de transport suivante :

$$\frac{\partial \phi}{\partial t} + \mathbf{v} \cdot \nabla \phi = 0 \quad (6.5)$$

Une étape de réinitialisation est effectuée pour récupérer la propriété de fonction distance signée de la fonction Level-set ϕ si cette propriété est perdue lors du transport.

– **Le problème de déformation des préformes**

Ce problème est traité à l'aide d'une formulation Lagrangienne réactualisée. Cette formulation utilise le modèle de Terzaghi pour décrire le comportement des préformes. Dans ce modèle, les préformes sèches ont un comportement élastique non-linéaire.

$$\mathbf{div} \boldsymbol{\sigma} = \mathbf{0} \quad \text{avec} \quad \boldsymbol{\sigma}(\mathbf{u}) = \boldsymbol{\sigma}_{ef}(\mathbf{u}) - p_d \mathbf{I} \quad (6.6)$$

où p_d est la pression de Darcy.

Nous avons choisi de résoudre ces problèmes de manière découplée. Cela implique que le pas de temps soit suffisamment petit et que les grandeurs ne varient pas beaucoup d'un pas de temps à l'autre.

Nous allons maintenant présenter plusieurs simulations numériques effectuées à partir de ces algorithmes d'injection et d'infusion. Celles-ci sont résumées ci-dessous :

- La première simulation que nous allons présenter correspond à l'injection d'une plaque avec un drainant pré-rempli. Le but est de simuler l'écoulement d'une résine liquide à travers une préforme fibreuse en utilisant le couplage Stokes-Darcy et en prenant en compte l'évolution du front de matière avec la méthode Level-set.
- La seconde simulation correspond à l'infusion d'une plaque avec un drainant pré-rempli. Le but est de simuler l'écoulement d'une résine liquide à travers une préforme fibreuse en utilisant le couplage Stokes-Darcy, la méthode Level-set et en prenant en compte la déformation des préformes.
- La troisième simulation correspond à l'injection d'une plaque avec remplissage du drainant. Le but est de simuler l'écoulement en prenant en compte le couplage Stokes-Darcy, la méthode Level-set et le remplissage du drainant.
- La quatrième simulation correspond à l'infusion d'une plaque avec remplissage du drainant. Le but est de simuler l'écoulement en prenant en compte le couplage Stokes-Darcy, la méthode Level-set, le remplissage du drainant et la déformation des préformes.
- La cinquième simulation correspond à l'injection d'une pièce ayant une forme un peu plus complexe.

Dans ces exemples, on distingue deux cas : soit le drainant est déjà rempli par la résine soit celui-ci est rempli au cours du calcul par la résine. Dans le premier cas, la pression d'injection est imposée sur la partie supérieure du drainant. Dans le deuxième cas, la pression est imposée au moyen d'une buse d'injection.

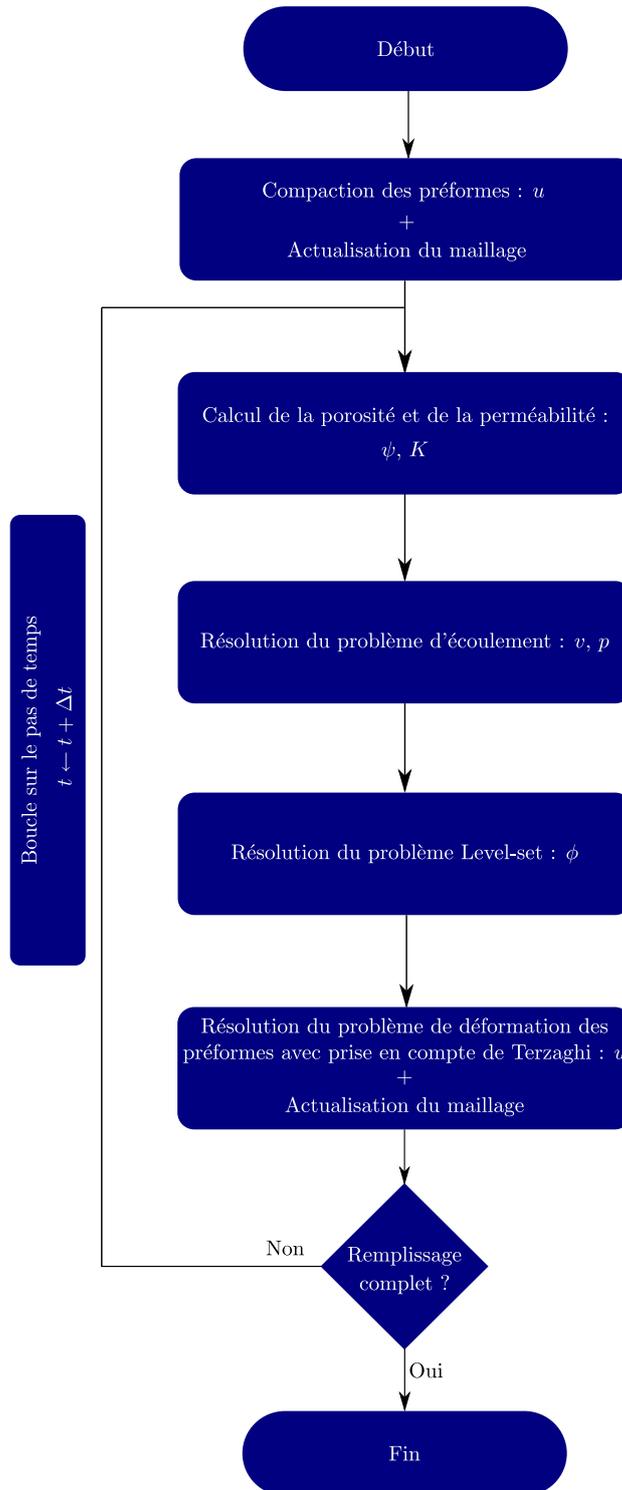


Figure 6.2: Schéma de l'algorithme d'infusion.

6.3 Injection d'une plaque avec un drainant pré-rempli

La première simulation que l'on souhaite présenter suppose un drainant pré-rempli. Le but est de simuler seulement l'écoulement d'une résine liquide à travers une préforme fibreuse en utilisant le couplage Stokes-Darcy. Nous verrons par la suite que l'utilisation d'un drainant pré-rempli est justifiée pour des valeurs très faibles de la perméabilité. Pour cette simulation, nous ne prenons pas en compte la déformation de la préforme.

6.3.1 Définition du problème

Nous proposons de simuler un cas simple : celui de l'imprégnation d'une préforme plane d'épaisseur 0,02 m et de largeur 0,385 m. La géométrie et les conditions aux limites sont présentées sur la figure 6.3. Une pression d'injection de 10^5 Pa est imposée sur la partie supérieure du domaine et le vide est appliqué sur la partie inférieure. Sur les autres bords du domaine, une vitesse normale nulle est imposée pour éviter que la résine ne puisse sortir du domaine.

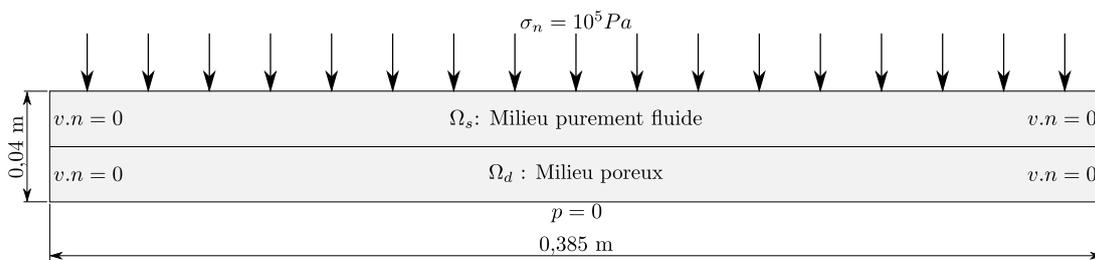


Figure 6.3: Géométrie et conditions aux limites pour l'injection d'une plaque avec un drainant pré-rempli.

Le maillage a été réalisé avec le logiciel gmsh [47], [48]. Il est constitué de 35270 éléments triangulaires (18061 noeuds). Pour cette simulation, nous avons choisi d'utiliser un maillage relativement fin et des petits pas de temps ($\Delta t = 10^{-5}$ s). Ces deux paramètres ont une influence importante sur la précision des résultats. L'influence du maillage est tout à fait classique pour la méthode des éléments finis. Celle du pas de temps est liée à l'instationnarité du problème d'écoulement.

Pour cette simulation, deux fonctions Level-set ont été utilisées : une pour décrire l'interface entre le milieu purement fluide et le milieu poreux, et une autre, pour représenter le front de résine. Au début du calcul, les deux fonctions Level-set sont confondues étant donné que le drainant est déjà rempli par la résine.

Le comportement de l'air n'est pas décrit de façon très précise au niveau de la simulation. L'air est considéré comme un fluide newtonien incompressible avec une viscosité très faible par rapport à celle de la résine : $\eta_a \ll \eta_f$, où η_a est la viscosité de l'air et η_f celle de la résine. La faible viscosité assure que la vitesse du fluide n'est pas perturbée à l'interface fluide/air. Au niveau de la simulation, nous avons pris une viscosité pour l'air 10^3 fois plus faible que celle de la résine.

Une « loi de mélange » permet d'effectuer la transition entre les propriétés de la résine et celles de l'air au niveau de l'interface. Cette transition s'effectue sur une certaine épaisseur de l'interface définie par ε (généralement on choisit $2\varepsilon = 1,5h$ où h est la taille de maille de l'élément). Pour réaliser la loi de mélange, nous utilisons

une fonction Heaviside $H(\phi)$ qui vaut 1 si $\phi > \varepsilon$ et 0 si $\phi < -\varepsilon$. Par exemple, pour la viscosité et la densité, les lois de mélange sont :

$$\eta = H(\phi)\eta_f + (1 - H(\phi))\eta_a \quad (6.7)$$

$$\rho = H(\phi)\rho_f + (1 - H(\phi))\rho_a \quad (6.8)$$

avec comme fonction Heaviside :

$$H(\phi) = \begin{cases} 0 & \text{si } \phi < -\varepsilon \\ \frac{1}{2}(1 + \frac{\phi}{\varepsilon}) & \text{si } |\phi| \leq \varepsilon \\ 1 & \text{si } \phi > \varepsilon \end{cases} \quad (6.9)$$

Les paramètres utilisés pour cette simulation sont essentiellement les propriétés de la préforme et de la résine. La viscosité de la résine est égale à 0,03 Pa.s. La perméabilité de la préforme est considérée ici isotrope et constante. Elle est égale à 10^{-8} m^2 . Les autres paramètres utilisés pour cette simulation sont présentés dans le tableau 6.1 :

Pression d'injection	Viscosité de la résine	Perméabilité de la préforme	Epaisseur de la préforme
10^5 Pa	0,03 Pa.s	10^{-8} m^2	0,02 m

Tableau 6.1: Paramètres de la simulation numérique.

6.3.2 Résultats de la simulation

La figure 6.4 montre l'écoulement de la résine dans la préforme. La résine est représentée en rouge et l'air en bleu. Pour cette simulation, le drainant est déjà rempli par la résine. On vérifie sur cette figure un écoulement unidirectionnel de haut en bas de la résine dans la préforme.

6.3.3 Influence des paramètres du procédé

Au niveau des simulations, il est important de pouvoir prédire le temps de remplissage. Celui-ci joue un rôle important au niveau du temps de cycle total de fabrication d'une pièce composite. Dans la suite, nous allons effectuer une étude pour essayer de déterminer quels sont les paramètres qui ont une influence sur le temps de remplissage.

Comme nous l'avons indiqué au chapitre 2, nous utilisons la relation de Darcy pour modéliser l'écoulement de la résine dans les préformes. Cette relation va nous permettre d'obtenir une solution analytique pour connaître la position du front de résine en fonction du temps. En effet, en intégrant la loi de Darcy, nous obtenons une relation entre la position du front de résine et le temps pour un écoulement unidirectionnel. Cette relation s'écrit sous la forme suivante :

$$y(t)^2 = \frac{2 K \Delta P t}{\eta} \quad (6.10)$$

où $y(t)$ est la position du front de résine, K la perméabilité de la préforme, ΔP la différence de pression entre le bord supérieur et le bord inférieur du domaine, η la

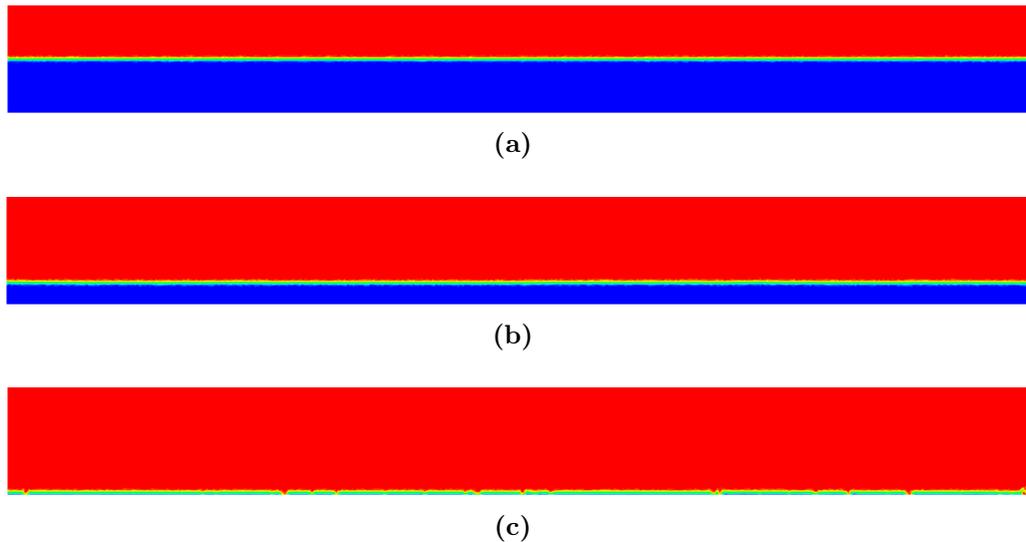


Figure 6.4: Simulation de l'imprégnation d'une préforme plane en supposant que le drainant est déjà rempli par la résine. La résine est représentée en rouge et l'air en bleu.

viscosité de la résine et t le temps. Nous allons nous servir de cette relation pour effectuer une comparaison entre les résultats numériques et les résultats analytiques donnés à partir de cette relation.

Calcul de la position du front de résine

La figure 6.5 présente la position du front de résine en fonction du temps. On constate une bonne corrélation entre les résultats numériques et les résultats analytiques. On note que la résine s'écoule très rapidement dans la préforme au début du calcul comme le laisse prévoir la forme de la solution analytique (6.10). En effet, environ la moitié de la préforme est imprégnée par la résine au début du calcul ($t < 0,001$ s). Puis, la résine s'écoule de façon beaucoup plus lentement par la suite ($t > 0,001$ s).

On remarque sur la figure 6.5 que la préforme n'est pas complètement remplie par la résine puisque le front de résine n'atteint jamais la valeur correspondant à l'épaisseur de la préforme (c'est-à-dire 0,02 m). En effet, nous avons choisi d'arrêter le calcul lorsque la préforme est remplie à 98%¹.

Influence de la viscosité sur le temps de remplissage

L'influence de la viscosité sur le temps de remplissage a été étudiée en prenant différentes valeurs de la viscosité (de 0,01 à 0,04 Pa.s) et en gardant les autres paramètres constants. La figure 6.6 présente l'évolution du temps de remplissage en fonction de la viscosité de la résine. Sur cette figure, on constate une évolution linéaire du temps de remplissage en fonction de la viscosité. Le temps de remplissage augmente en même temps qu'augmente la viscosité. En effet, lorsque la viscosité de

1. Nous avons choisi d'arrêter le calcul lorsque la préforme est remplie à 98% à cause de petits défauts de remplissage qui peuvent se créer.

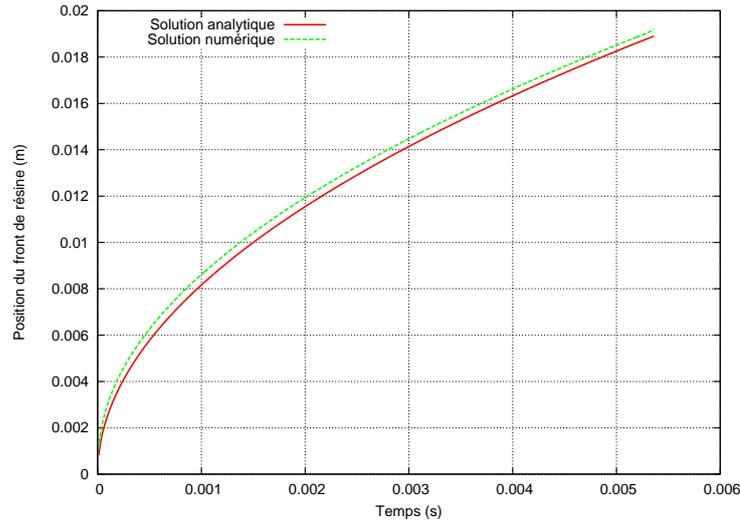


Figure 6.5: Position du front de résine en fonction du temps.

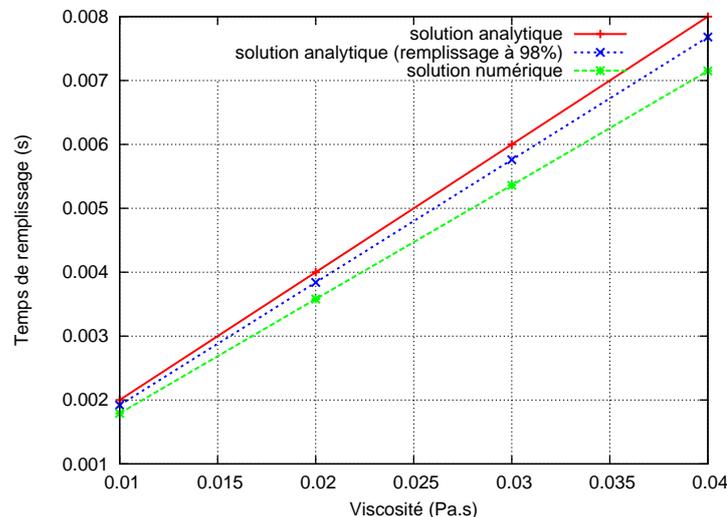


Figure 6.6: Evolution du temps de remplissage en fonction de la viscosité de la résine.

la résine augmente, la vitesse de remplissage diminue et il faut plus de temps pour imprégner la préforme. Ce résultat est en accord avec l'équation (6.10).

Sur la figure 6.6, on constate une légère erreur entre la solution numérique et la solution analytique (erreur relative de 10%). Une partie de cette erreur (3%) est liée au fait que la préforme n'est pas complètement remplie lors de la simulation numérique puisque nous avons choisi d'arrêter le calcul lorsque la préforme est remplie à 98%.

Influence de la pression d'injection sur le temps de remplissage

L'influence de la pression d'injection sur le temps de remplissage a été étudiée en prenant différentes valeurs pour la pression (de 1 à 5 Pa) et en gardant les autres paramètres constants. La figure 6.7 présente l'évolution du temps de remplissage en fonction de la pression d'injection de la résine. Sur cette figure, on vérifie bien que le temps de remplissage diminue lorsque la pression d'injection de la résine augmente. Ce résultat est en accord avec l'équation (6.10).

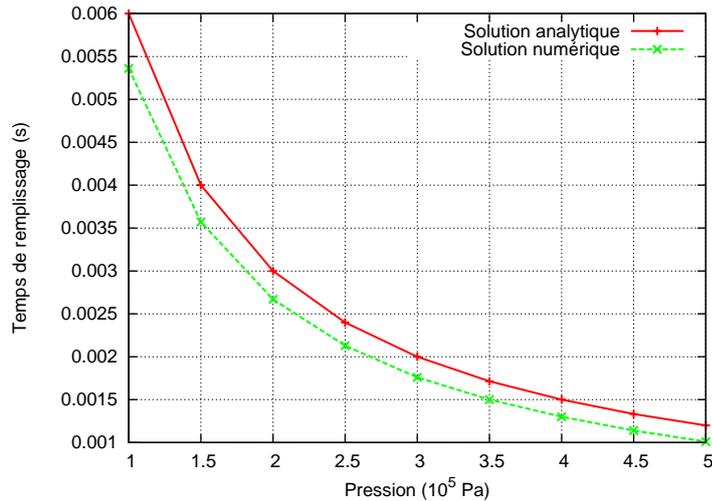


Figure 6.7: Evolution du temps de remplissage en fonction de la pression d'injection imposée.

Influence de la perméabilité sur le temps de remplissage

Pour étudier l'influence de la perméabilité sur le temps de remplissage, différentes valeurs de la perméabilité ont été testées pour la préforme (de 10^{-7} à 10^{-10} m^2). Les autres paramètres sont gardés constants. La figure 6.8 présente sur une échelle logarithmique l'évolution du temps de remplissage en fonction de la perméabilité de la préforme. Sur la figure 6.8, on constate que le temps de remplissage diminue lorsque la perméabilité de la préforme augmente. Ce résultat est en accord avec l'équation (6.10).

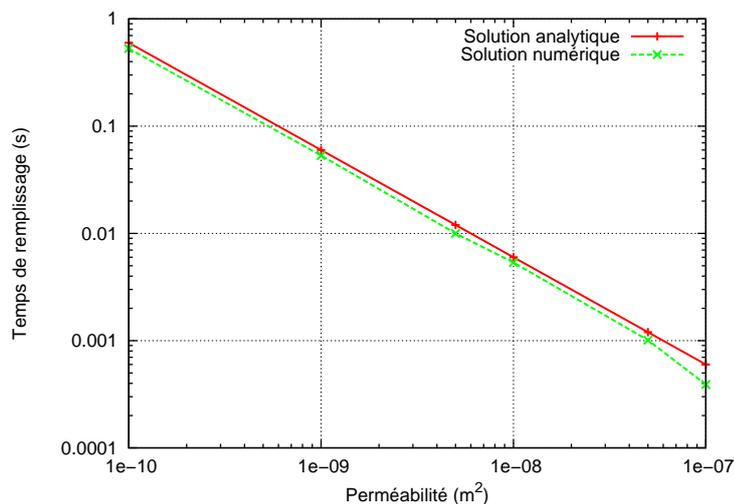


Figure 6.8: Evolution du temps de remplissage en fonction de la perméabilité de la préforme.

La figure 6.9a montre des oscillations de la vitesse au niveau de l'interface Stokes-Darcy pour une perméabilité de 10^{-11} m^2 . Ces oscillations ont déjà été observées au chapitre 4. Pour les cas traités jusqu'à maintenant, elles ne gênaient pas l'écoulement de la résine. Or, on constate maintenant que ces oscillations perturbent l'écoulement

pour des valeurs très faibles de la perméabilité ($K < 10^{-11} \text{ m}^2$). En effet, la figure 6.9b montre l'évolution du front de résine. Celui-ci est perturbé au niveau de l'interface Stokes-Darcy à cause de la vitesse (la méthode Level-set n'est pas en cause). Par conséquent, pour les simulations à venir, nous prendrons essentiellement des valeurs de la perméabilité supérieures à 10^{-11} m^2 .

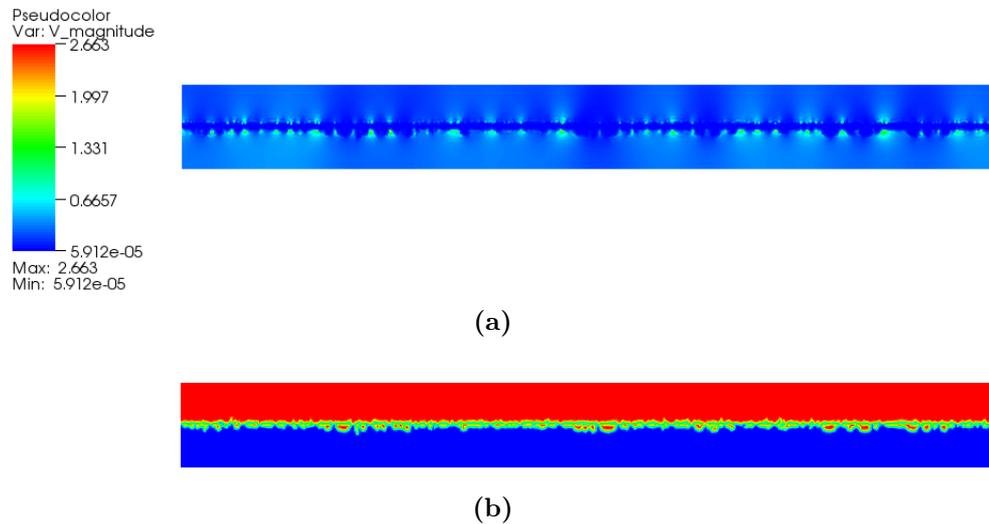


Figure 6.9: Oscillations de la vitesse à l'interface Stokes-Darcy pour une perméabilité de 10^{-11} m^2 : iso-valeurs de la vitesse (a) et front de résine (b).

6.4 Infusion d'une plaque avec un drainant pré-rempli

La simulation que l'on souhaite présenter maintenant suppose un drainant pré-rempli. Le but est de simuler l'écoulement d'une résine liquide à travers une préforme fibreuse en utilisant le couplage Stokes-Darcy et en prenant en compte la déformation de la préforme.

6.4.1 Définition du problème

Nous allons simuler l'infusion d'une résine dans une préforme plane d'épaisseur 0,02 m et de largeur 0,385 m. La géométrie et les conditions aux limites utilisées pour cette simulation sont présentées sur la figure 6.10. Ici, deux types de conditions aux limites sont employées : des conditions aux limites pour la partie solide (figure 6.10a) et des conditions aux limites pour la partie fluide (figure 6.10b). Pour la partie solide, une pression de 10^5 Pa est imposée sur la partie supérieure. Cette pression correspond à la pression exercée par le sac à vide. Sur la partie inférieure du domaine, un déplacement nul est imposé puisque l'ensemble résine+préforme est posé sur un moule rigide. Sur les bords droit et gauche du domaine, un déplacement normal nul est imposé puisque l'ensemble résine+préforme est maintenu en position par des adhésifs placés sur les cotés. Pour la partie fluide, une pression d'injection de 10^5 Pa est imposée sur la partie supérieure et le vide est appliqué sur la partie inférieure. Sur les autres bords du domaine, une vitesse normale nulle est imposée pour éviter que la résine ne puisse sortir du domaine.

On remarque que pour la partie solide on impose un déplacement nul sur le bas du domaine et que pour la partie fluide on impose une pression. En effet, on est obligé d'imposer une pression pour, d'une part, que l'on ait un gradient de pression entre le bord supérieur et le bord inférieur, et d'autre part, que l'air puisse s'échapper².

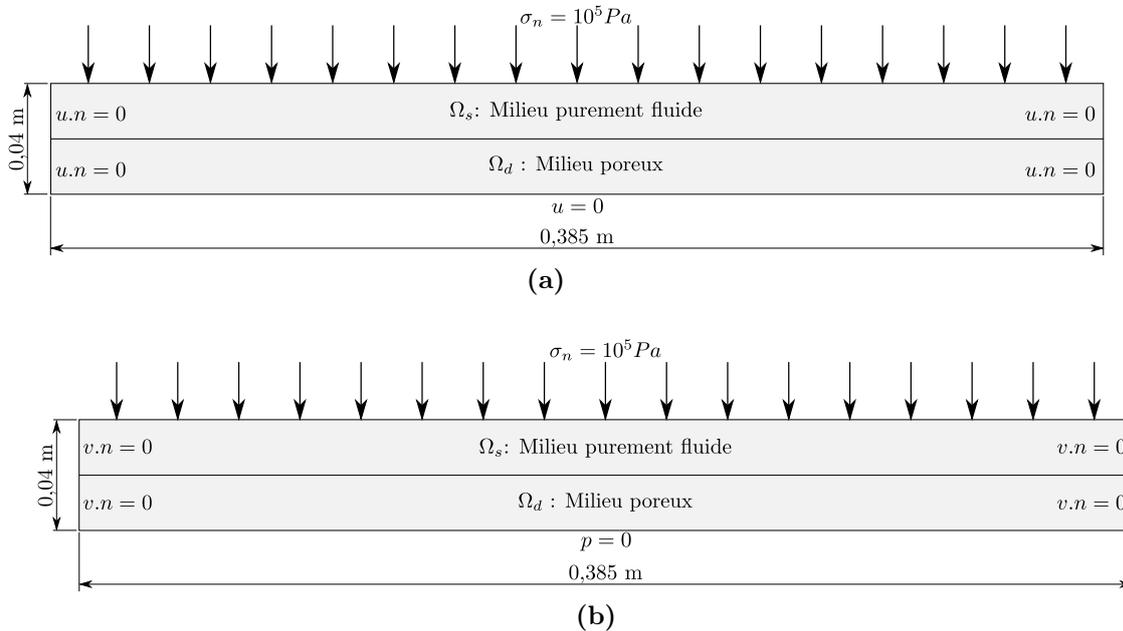


Figure 6.10: Conditions aux limites pour l'infusion d'une plaque sans remplissage du drainant pour la partie solide (a) et pour la partie fluide (b).

Le maillage a été réalisé avec le logiciel gmsh. Il est constitué de 35270 éléments (18061 noeuds). L'épaisseur initiale de la préforme est de 0,02 m. La viscosité de la résine est égale à 0,03 Pa.s. Nous utilisons la relation de Carman-Kozeny pour calculer la perméabilité. La porosité initiale de la préforme est égale à 63,5%. Les fibres ont un diamètre de 0,001 m et la constante de Kozeny h_k est égale à 5. Ces valeurs conduisent à une perméabilité initiale de $2,4 \cdot 10^{-8} \text{ m}^2$. Pour cette simulation, nous utilisons le comportement des préformes NC2. Les paramètres utilisés dans cette simulation sont résumés dans le tableau 6.2.

Pression d'injection	Viscosité de la résine	Pression de compression	Perméabilité initiale	Porosité initiale	Epaisseur de la préforme
10^5 Pa	0,03 Pa.s	10^5 Pa	$2,4 \cdot 10^{-8} \text{ m}^2$	63,5 %	0,02 m

Tableau 6.2: Paramètres de la simulation numérique.

6.4.2 Résultats de la simulation

La figure 6.11 montre l'écoulement de la résine dans une préforme compressible. La résine est représentée en rouge et l'air en bleu. Le drainant est déjà rempli par la résine.

2. Nous rappelons que l'air est modélisé ici comme un fluide newtonien incompressible avec une viscosité très faible par rapport à celle de la résine.

Il y a deux étapes au niveau de la simulation numérique. La première étape correspond à la compression de la préforme (figure 6.11a et 6.11b) et la deuxième à l'infusion de la résine (figure 6.11c et 6.11d).

Tout d'abord, le sac à vide exerce une pression mécanique sur la face supérieure qui entraîne une compression de l'empilement (figure 6.11b). Puis, une fois que cette étape de compression est terminée, l'infusion de la résine dans la préforme peut commencer (figure 6.11c).

On constate sur la figure 6.11 que le drainant est compressible alors que dans la réalité celui-ci est incompressible. En effet, cela est dû au fait que nous n'avons pas pris de loi de comportement à part pour le drainant. Celui-ci se comporte comme la préforme. C'est un point à améliorer par la suite au niveau de la méthode.

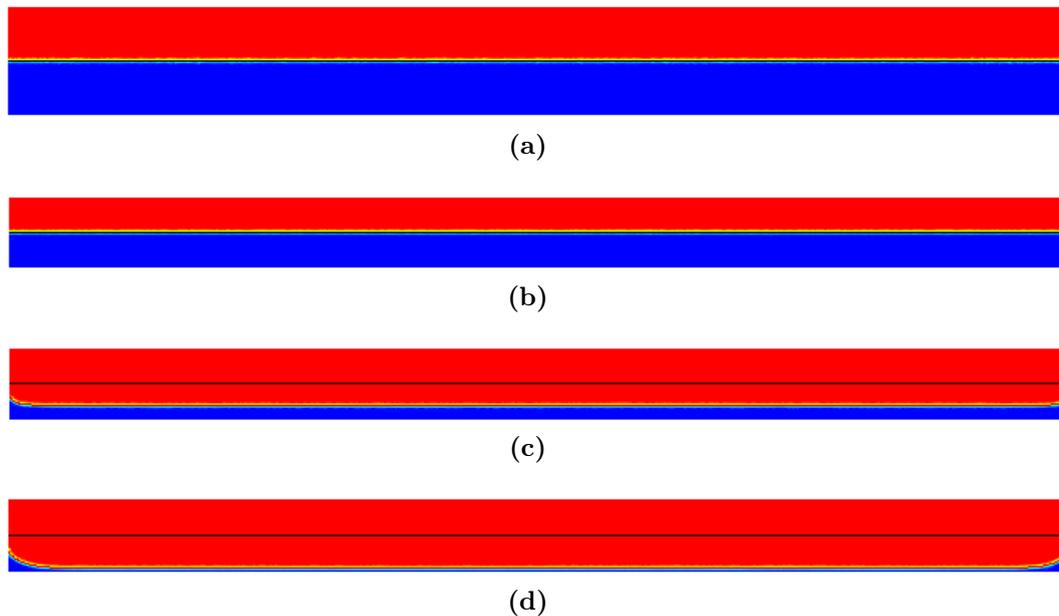


Figure 6.11: Simulation de l'infusion d'une préforme plane en supposant que le drainant est déjà rempli par la résine. La résine est représentée en rouge et l'air en bleu.

Le tableau 6.3 présente les résultats obtenus pour l'épaisseur et la fraction volumique de fibres. On constate une diminution de l'épaisseur de la préforme. Celle-ci passe de 20 mm à 13,1 mm. Par contre, la fraction volumique de fibres augmente. Elle passe de 36,5% à 56%.

On observe également dans le tableau 6.3 un gonflement de la préforme lors de l'infusion de la résine. Ce gonflement est lié à l'action de la résine à l'intérieur des pores.

		Résultats numériques
Valeurs initiales	Epaisseur de la préforme (mm)	20
	Fraction volumique de fibres (%)	36,5
Après compression	Epaisseur de la préforme (mm)	12,6
	Fraction volumique de fibres (%)	58,05
Après infusion	Epaisseur de la préforme (mm)	13,1
	Gonflement de la préforme (mm)	0,5
	Fraction volumique de fibres (%)	56

Tableau 6.3: Résultats numériques obtenus pour l'épaisseur de la préforme et pour la fraction volumique de fibres.

6.5 Injection d'une plaque avec remplissage du drainant

La simulation que l'on souhaite présenter maintenant suppose un drainant qui n'est pas encore rempli par la résine. Le but est de simuler le remplissage du drainant et l'imprégnation de la préforme.

Par rapport au cas précédent, l'écoulement n'est plus unidirectionnel. Par conséquent, il n'y a plus de solution analytique pour cette simulation.

6.5.1 Définition du problème

Le domaine de calcul est un rectangle de $0,056 \text{ m} \times 0,292 \text{ m}$ avec une buse d'injection. La géométrie et les conditions aux limites sont présentées sur la figure 6.12. Une pression de 10^5 Pa est imposée au niveau de la buse d'injection et le vide est appliqué sur la partie basse du domaine. Sur les autres bords, une vitesse normale nulle est imposée.

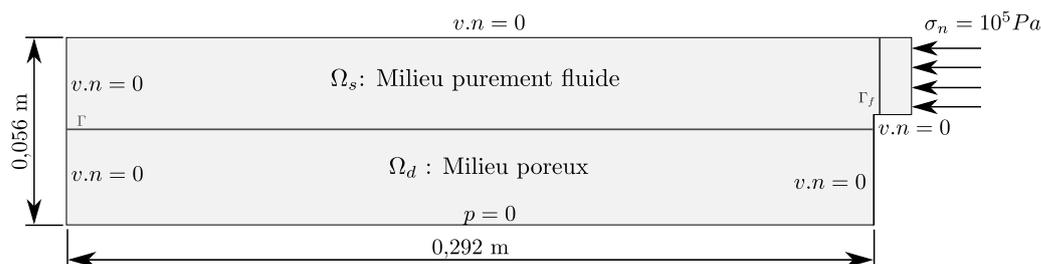


Figure 6.12: Géométrie et conditions aux limites.

Le maillage a été réalisé sous gmsht. Il est constitué de 37679 éléments (19194 noeuds). Les paramètres utilisés dans cette simulation sont présentés dans le tableau 6.4.

Pression d'injection	Viscosité de la résine	Perméabilité de la préforme	Epaisseur de l'empilement
10^5 Pa	$0,03 \text{ Pa.s}$	10^{-8} m^2	$0,056 \text{ m}$

Tableau 6.4: Paramètres de la simulation numérique.

6.5.2 Résultats de la simulation

La figure 6.13 montre l'écoulement de la résine. La résine est représentée en rouge et l'air en bleu. Nous pouvons constater sur cette figure, d'une part, que l'imprégnation de la résine dans la préforme se produit bien avant le remplissage complet du drainant³ (figure 6.13b), et d'autre part, que le front de résine enferme de l'air lorsqu'il atteint le bord gauche du domaine (figure 6.13c). L'air peut éventuellement être chassé en plaçant un évent à cet endroit.

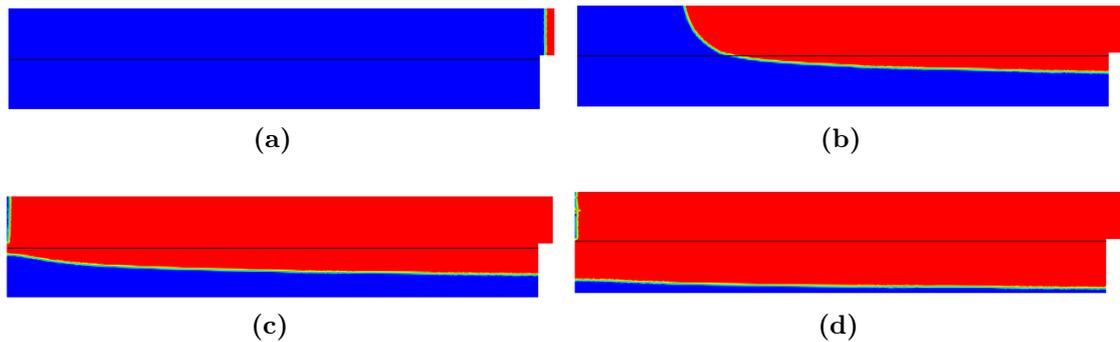


Figure 6.13: Simulation 2D de l'injection d'une résine avec remplissage du drainant. La résine est représentée en rouge et l'air en bleu.

Nous avons effectué la même simulation en 3D. La figure 6.14 montre l'écoulement de la résine pour ce cas qui correspond, en fait, à une extension du cas 2D. Les remarques faites précédemment pour le cas 2D sont également valables pour cette simulation.

Pour avoir vraiment un écoulement 3D de la résine, nous avons choisi de modifier la géométrie du domaine pour décentrer la buse d'injection. La figure 6.15 montre l'évolution du front de résine dans la nouvelle géométrie. Les traînées du front de résine observées sur la figure 6.15 sont liées à la disparition progressive de l'isovaleur zéro de la fonction Level-set. Comme pour le cas 2D, on constate que l'infusion dans le milieu poreux commence bien avant le remplissage complet du drainant (figure 6.15b).

3. Cet effet est très fortement dépendant de la valeur de la perméabilité utilisée.

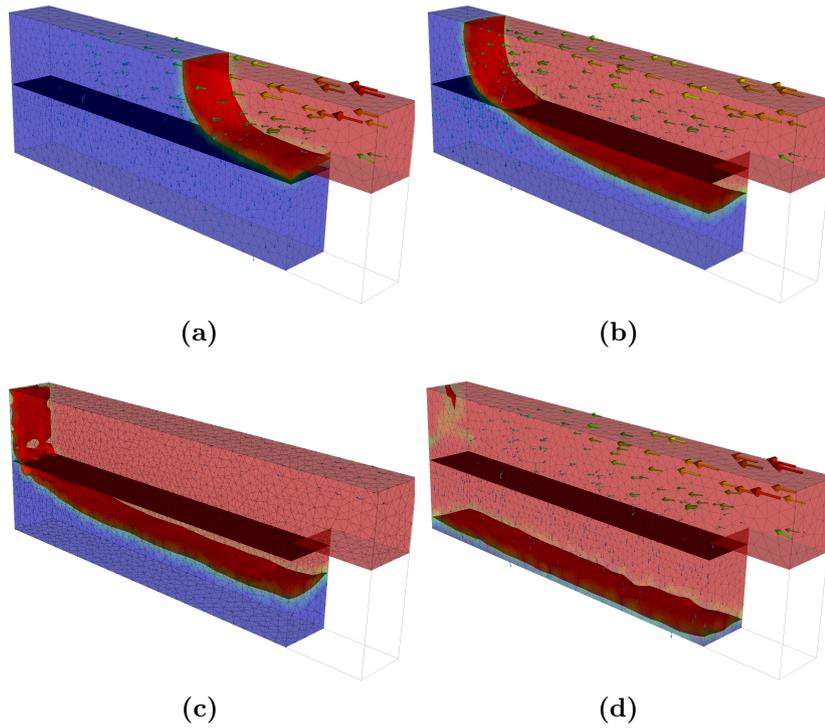


Figure 6.14: Simulation 3D de l'injection d'une résine avec remplissage du drainant. La résine est représentée en rouge et l'air en bleu.

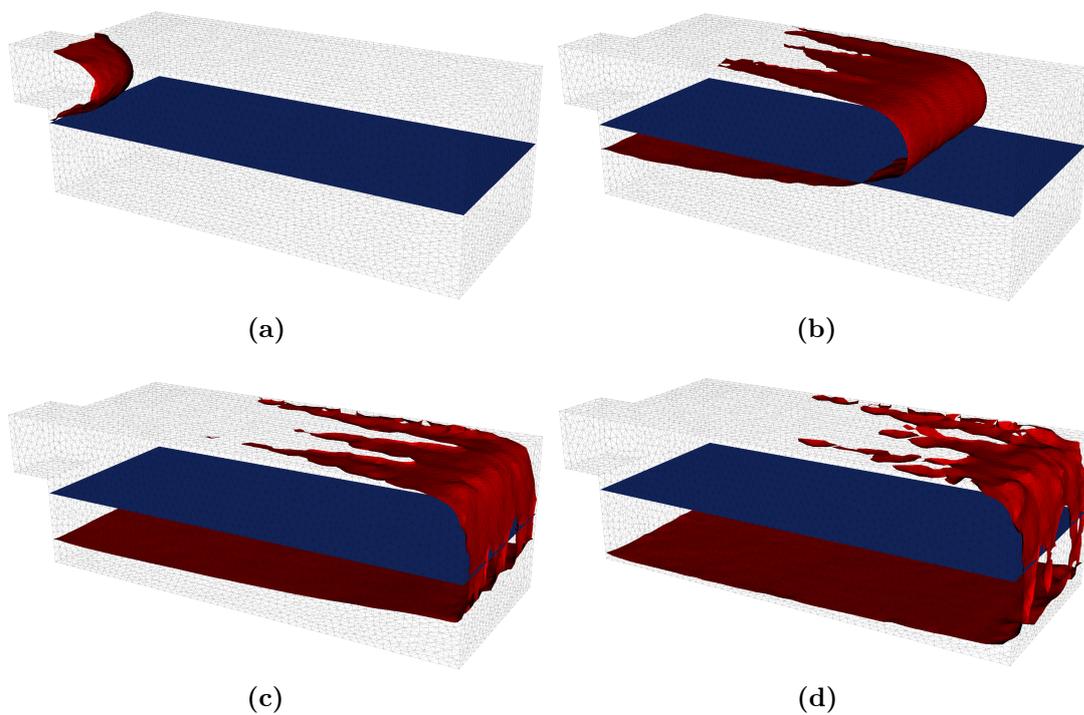


Figure 6.15: Simulation 3D de l'injection d'une résine avec remplissage du drainant : évolution du front de résine. Le front de résine est représenté en rouge et l'interface entre Stokes et Darcy en bleu.

6.6 Infusion d'une plaque avec remplissage du drainant

Nous allons maintenant prendre en compte la déformation des préformes en effectuant un couplage faible entre la mécanique des solides et la mécanique des fluides.

6.6.1 Définition du problème

Le domaine de calcul est un rectangle de $0,056 \text{ m} \times 0,292 \text{ m}$ avec une buse d'injection. Les conditions aux limites sont présentées sur la figure 6.16. Deux types de conditions aux limites sont utilisées : des conditions aux limites pour la partie solide (figure 6.16a) et des conditions aux limites pour la partie fluide (figure 6.16b). Pour la partie solide, une pression de 10^5 Pa est imposée sur la partie supérieure. Sur les autres bords du domaine, un déplacement normal nul est imposé. Pour la partie fluide, une pression d'injection de 10^5 Pa est imposée au niveau de la buse d'injection et le vide est appliqué sur la partie inférieure. Sur les autres bords du domaine, une vitesse normale nulle est imposée pour éviter que la résine ne puisse sortir du domaine.

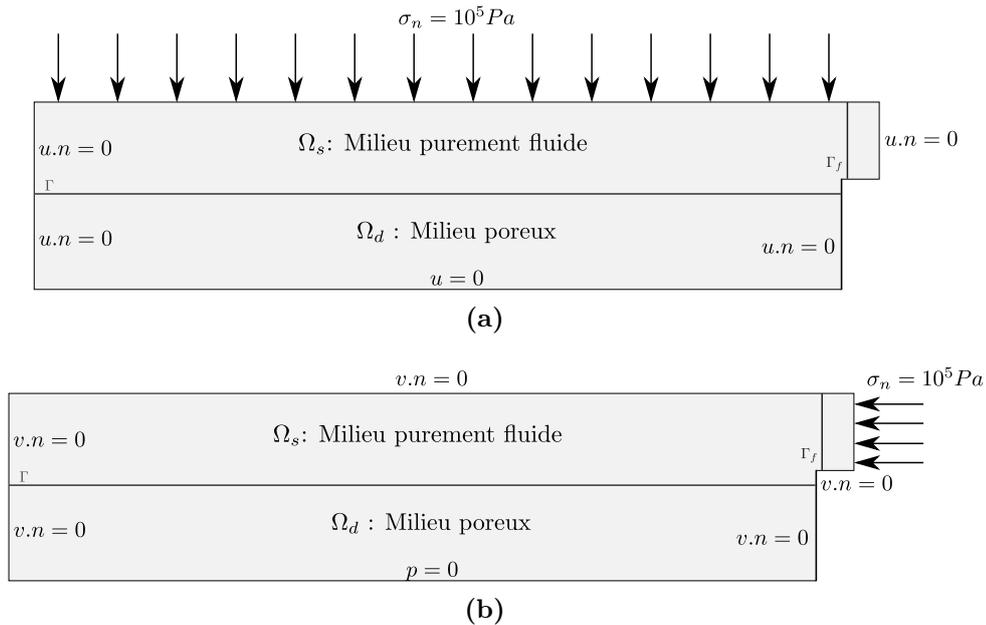


Figure 6.16: Conditions aux limites pour l'infusion d'une plaque avec remplissage du drainant pour la partie solide (a) et pour la partie fluide (b).

Nous utilisons la relation de Carman-Kozeny pour calculer la perméabilité. La porosité initiale de la préforme est égale à 60%. Les fibres ont un diamètre de 10^{-3} m et la constante de Kozeny h_k est égale à 5. Ces valeurs conduisent à une perméabilité initiale de $2,4 \cdot 10^{-8} \text{ m}^2$. Pour cette simulation, nous utilisons le comportement des préformes NC2. Les autres paramètres utilisés dans cette simulation sont présentés dans le tableau 6.5.

Concernant le chargement, nous imposons une rampe de pression pour t compris entre 0 et 0,001 s jusqu'à atteindre une valeur de 10^5 Pa . Puis, la pression mécanique

Pression d'injection	Viscosité de la résine	Pression de compression	Perméabilité initiale	Porosité initiale	Epaisseur de l'empilement
10^5 Pa	0,03 Pa.s	10^5 Pa	$2,4 \cdot 10^{-8} \text{ m}^2$	60 %	0,056 m

Tableau 6.5: Paramètres de la simulation numérique.

est gardée constante. L'infusion de la résine commence une fois que cette valeur a été atteinte.

6.6.2 Résultats de la simulation

La figure 6.17 montre l'écoulement de la résine dans une préforme compressible. La résine est représentée en rouge et l'air en bleu. Dans ce cas, la résine remplit intégralement le drainant.

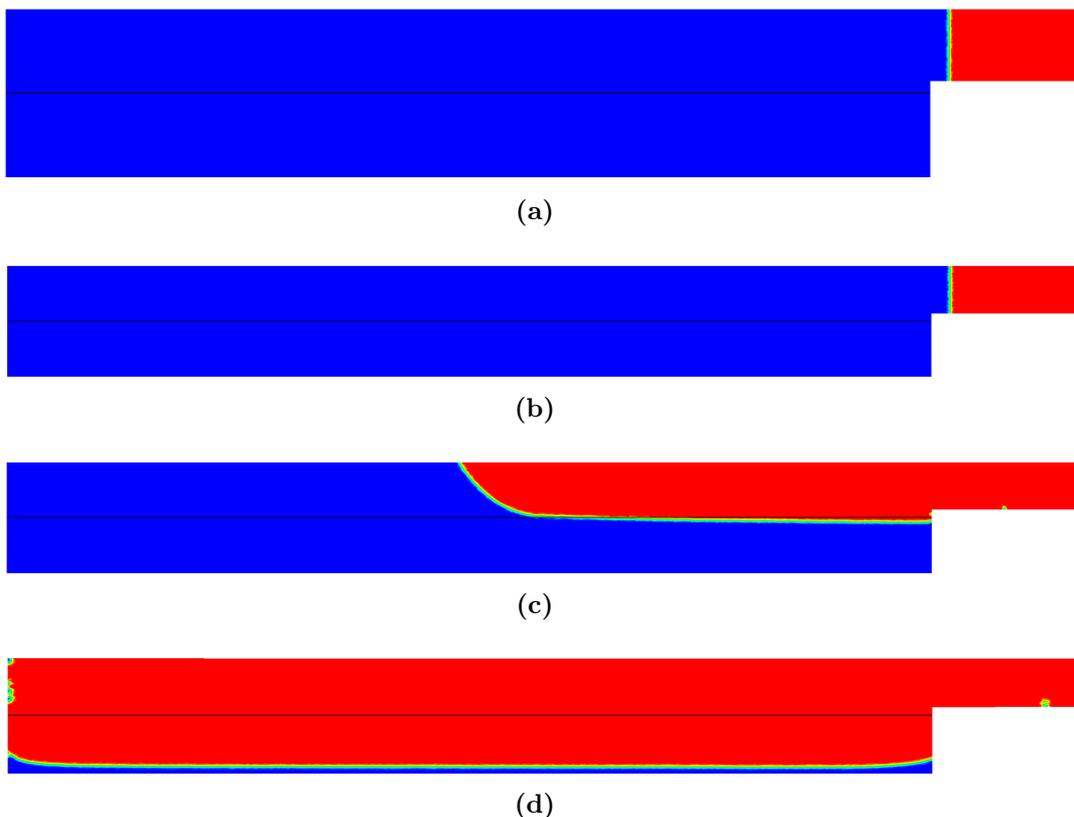


Figure 6.17: Simulation 2D de l'infusion avec remplissage du drainant. La résine est représentée en rouge et l'air en bleu.

Evolution de l'épaisseur

La figure 6.18 présente l'évolution de l'épaisseur de l'empilement en fonction du temps t . Sur cette figure, on observe deux phases : une phase de compression ($0 < t < 0,001$ s) et une phase d'infusion ($t > 0,001$ s). On constate que l'épaisseur de l'empilement subit une diminution très significative lors de la phase de compression

de l'empilement (passage de 56 mm à 35 mm) puis elle subit une très faible augmentation (passage de 35 mm à 36 mm) lors de la phase d'infusion. Ainsi, à la fin de l'infusion, l'épaisseur de la préforme a augmenté par rapport au début de l'infusion. Cette augmentation de l'épaisseur lors de l'infusion de la résine a été observé par [58] et [3]. Elle est liée à l'action de la résine à l'intérieur des pores.

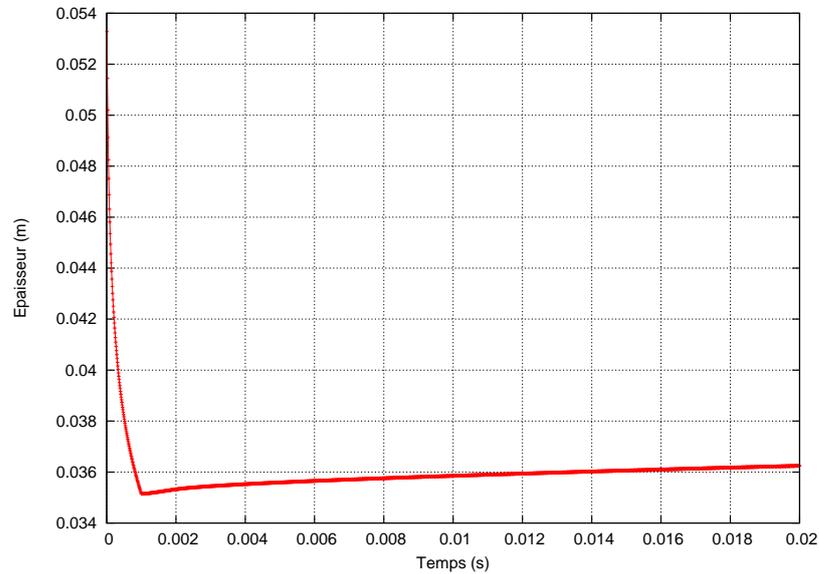


Figure 6.18: Evolution de l'épaisseur de l'empilement en fonction du temps.

La figure 6.19 présente l'évolution de la fraction volumique de fibres moyenne⁴ en fonction du temps.

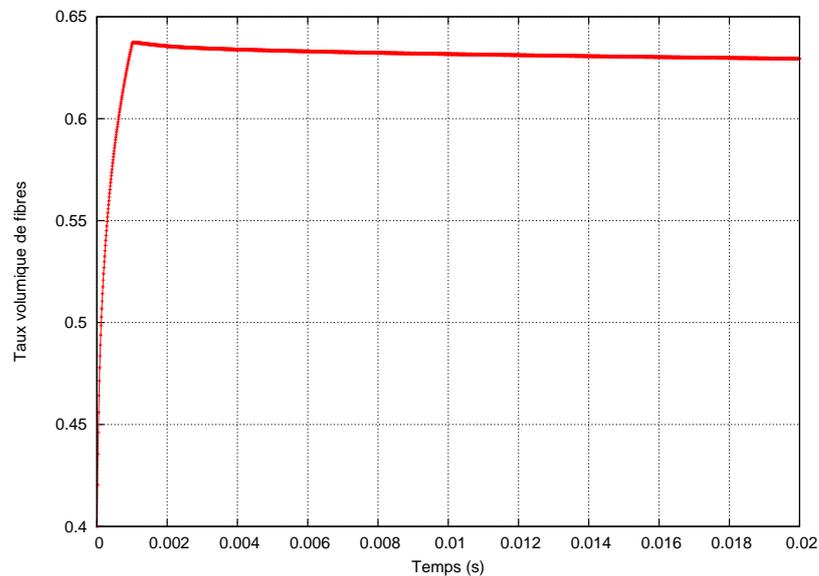


Figure 6.19: Evolution de la fraction volumique de fibres moyenne de la préforme.

Le tableau 6.6 présente les résultats obtenus pour l'épaisseur et la fraction volumique de fibres. Globalement, on constate une diminution de l'épaisseur de l'empilement. Celle-ci passe de 56 mm à 36 mm. Par contre, la fraction volumique de fibres augmente. Elle passe de 40% à 62,94%.

4. Il s'agit d'une moyenne arithmétique.

		Résultats numériques
Valeurs initiales	Epaisseur de l'empilement (mm)	56
	Fraction volumique de fibres (%)	40
Après compression	Epaisseur de l'empilement (mm)	35
	Fraction volumique de fibres (%)	63,73
Après infusion	Epaisseur de l'empilement (mm)	36
	Gonflement de l'empilement (mm)	1
	Fraction volumique de fibres (%)	62,94

Tableau 6.6: Résultats numériques obtenus pour l'épaisseur de l'empilement et pour la fraction volumique de fibres.

Volume rempli

La figure 6.20 présente le volume rempli en fonction du temps. On constate un remplissage très rapide au début du calcul qui correspond au remplissage du drainant, puis un remplissage beaucoup plus lent qui correspond au remplissage des préformes (lié à la faible perméabilité des préformes).

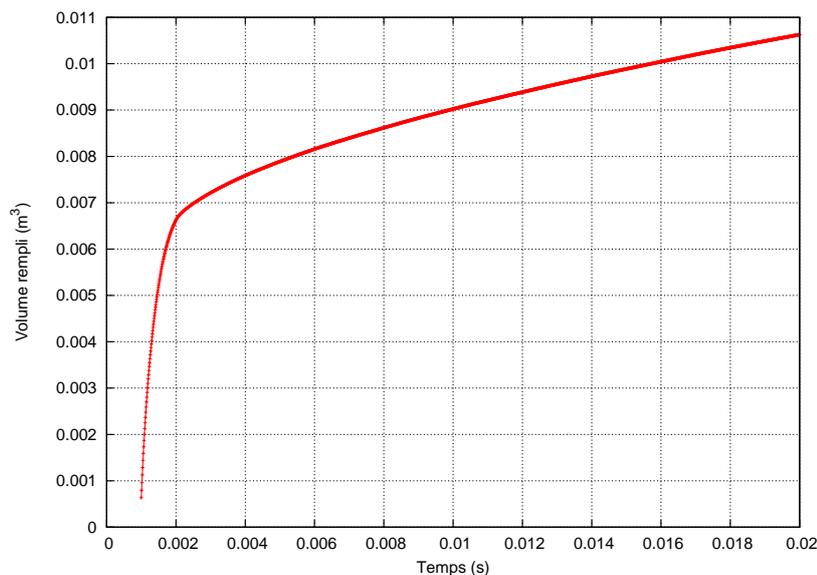


Figure 6.20: Evolution du volume rempli en fonction du temps.

Evolution de la perméabilité

La figure 6.21 présente l'évolution de la perméabilité moyenne en fonction du temps. On constate une forte diminution de la perméabilité lors de la phase de compression des préformes sous l'action du sac à vide. Puis, on constate une augmentation progressive de la perméabilité au cours de l'infusion de la résine dans les préformes.

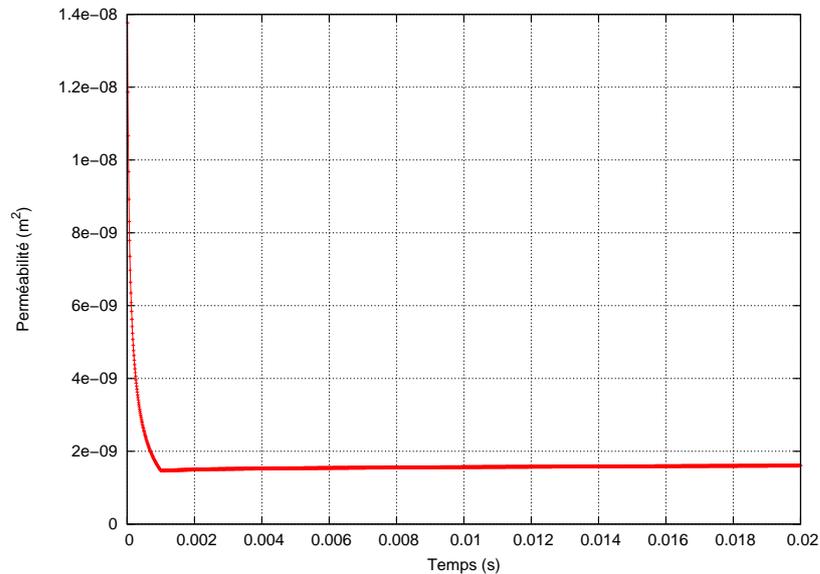


Figure 6.21: Evolution de la perméabilité moyenne de la préforme au cours de la compression ($0 < t < 0,001$ s) et au cours de l'infusion ($t > 0,001$ s).

Nous avons effectué la même simulation en 3D. La figure 6.22 montre la compaction de la préforme et l'évolution du front de résine pour ce cas qui correspond en fait à une extension du cas 2D. Les remarques faites précédemment pour le cas 2D sont également valables pour cette simulation.

Nous avons montré grâce aux simulations effectuées que nos développements permettent de prendre en compte le couplage entre l'écoulement de la résine et la déformation des préformes et donc d'accéder à des paramètres qui caractérisent l'état de la pièce finale (épaisseurs, fraction volumique de fibres...).

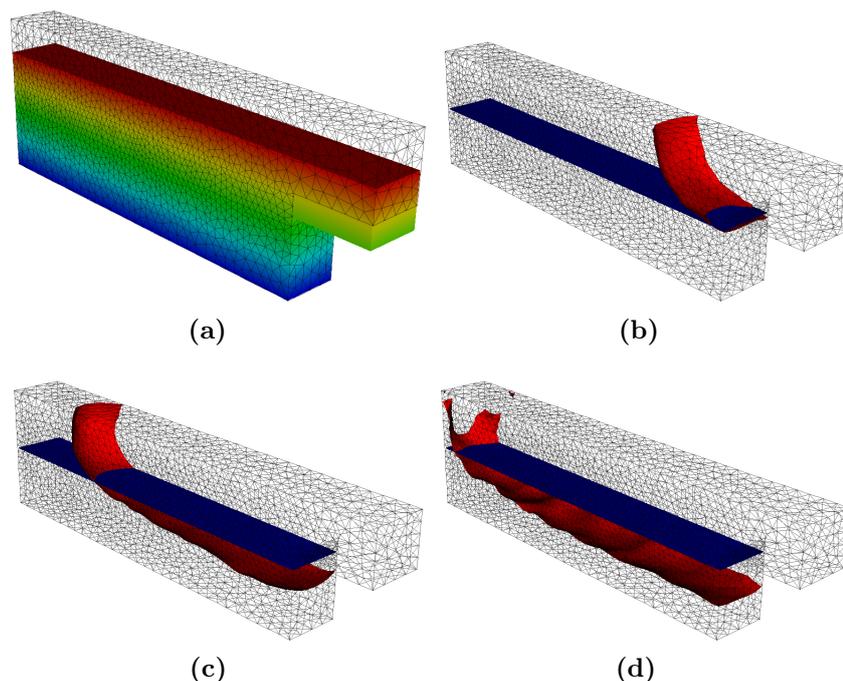


Figure 6.22: Simulation 3D de l'infusion d'une résine avec remplissage du drainant. L'interface Stokes-Darcy est représentée en bleu tandis que l'interface fluide/air est représentée en rouge. Champ de déplacement (a), évolution du front de résine (b) \rightarrow (d).

6.7 Injection d'une pièce complexe

Nous allons maintenant étudier l'injection d'une pièce ayant une forme un peu plus complexe. Le but de cette simulation est de réaliser un écoulement dans une pièce plus complexe et de montrer un exemple d'initialisation d'une fonction Level-set.

6.7.1 Définition du problème

La géométrie et les conditions aux limites sont présentées sur la figure 6.23. Une pression de 10^5 Pa est imposée au niveau de la buse d'injection. Le vide est appliqué sur la partie inférieure du domaine. Sur les autres bords du domaine, une vitesse normale nulle est imposée.

Nous avons construit la géométrie 3D en extrudant la forme obtenue en 2D. Nous avons choisi de décentrer la buse d'injection pour avoir un écoulement 3D. Les maillages de la pièce en 2D (figure 6.24) et en 3D (figure 6.25) ont été réalisés avec le logiciel gmsh.

6.7.2 Représentation des interfaces

Pour cette simulation, une difficulté supplémentaire est liée à l'initialisation des fonctions Level-set qui permettent de représenter les interfaces. Nous allons présenter la méthode que nous avons choisie d'utiliser pour initialiser ces fonctions Level-set.

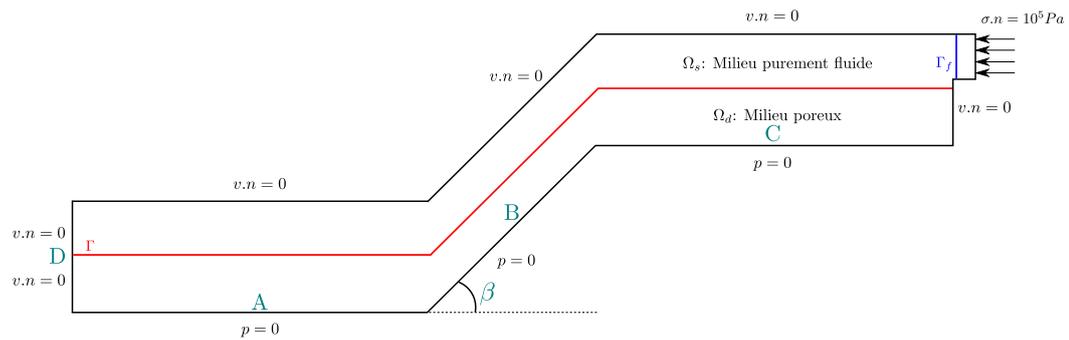


Figure 6.23: Pièce complexe (géométrie et conditions aux limites) avec $A=0,1$ m, $B=0,1$ m, $C=0,1$ m, $D=0,04$ m et $\beta = \frac{\pi}{4}$.

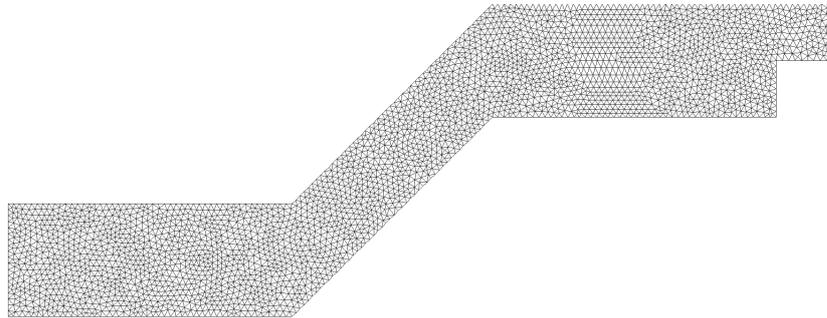


Figure 6.24: Maillage de la pièce en 2D : 6073 éléments (3213 nœuds).

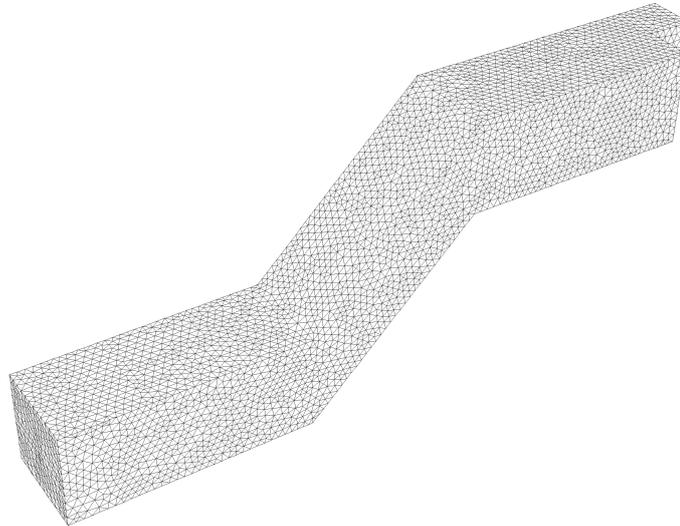


Figure 6.25: Maillage de la pièce en 3D : 126583 éléments (23194 nœuds).

La fonction Level-set utilisée pour représenter le front de résine s'initialise facilement puisqu'il s'agit d'un plan. En revanche, l'initialisation de la fonction Level-set représentant l'interface entre Stokes et Darcy est un peu plus complexe puisque les iso-valeurs de cette fonction doivent suivre les formes de l'interface qui elle-même suit les formes du contour de la pièce. Nous allons seulement décrire la méthode utilisée pour initialiser la fonction Level-set représentant l'interface entre Stokes et Darcy. Pour initialiser cette fonction Level-set, nous calculons la plus petite distance de chaque nœud du maillage par rapport à trois rectangles (figure 6.26). Les

rectangles sont représentés en bleu, ils correspondent à l'interface entre Stokes et Darcy. Ces trois rectangles ne sont pas décrits par un ensemble de nœuds mais sont immergés dans le maillage préexistant via l'iso-valeur zéro de la fonction Level-set.

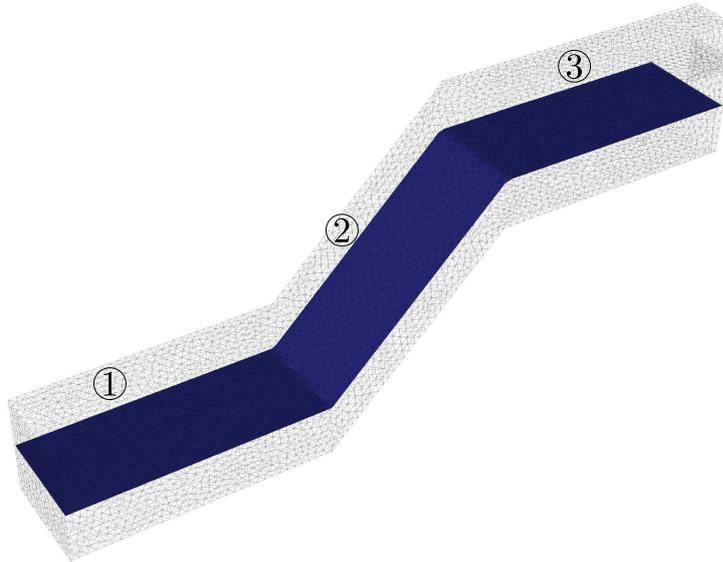


Figure 6.26: Représentation des trois rectangles.

Nous définissons un rectangle par ses quatre sommets P_0 , P_1 , P_2 et P_3 . En posant $\mathbf{e}_0 = P_1 - P_0$ et $\mathbf{e}_1 = P_3 - P_0$, un rectangle peut être défini par $\mathcal{R}(s, t) = P_0 + s\mathbf{e}_0 + t\mathbf{e}_1$ avec $(s, t) \in [0, 1]^2$ comme illustré sur la figure 6.27.

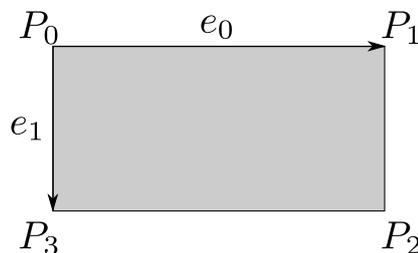


Figure 6.27: Définition d'un rectangle \mathcal{R} .

Soit un nœud M et un rectangle \mathcal{R} (figure 6.28). La plus petite distance du nœud M au rectangle \mathcal{R} correspond à la distance séparant le nœud M de son projeté orthogonal M' sur le plan d'équation $ax + by + cz + d = 0$:

$$d = \frac{|ax + by + cz + d|}{\sqrt{a^2 + b^2 + c^2}} \quad (6.11)$$

Plusieurs cas sont possibles. Si M' est à l'intérieur du rectangle \mathcal{R} , alors M' est le point le plus proche de M . En revanche, si M' est à l'extérieur du rectangle \mathcal{R} , alors le point le plus proche est soit un sommet de \mathcal{R} soit un point situé sur un côté de \mathcal{R} .

On peut identifier 9 régions (figure 6.29). Si le point projeté est dans la région 0, alors celui-ci est le point le plus proche de M . Si au lieu de cela, il est dans une des régions 2, 4, 6 ou 8, alors le point le plus proche est respectivement le point P_1 , P_0 , P_3 ou P_2 . S'il est situé dans une des régions 1, 3, 5, 7, alors le point le plus proche est respectivement la projection de ce point sur le bord P_1P_2 , P_1P_0 , P_0P_3 , P_3P_2 .

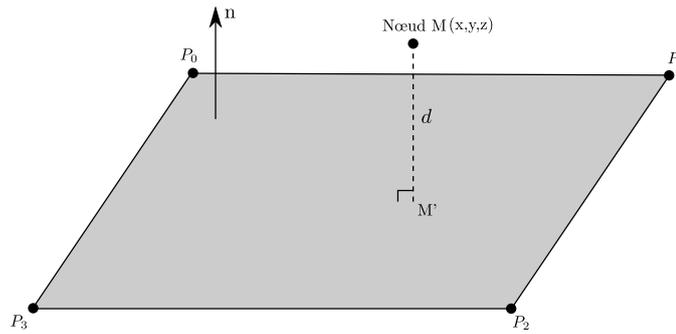


Figure 6.28: Distance du nœud M au rectangle \mathcal{R} .

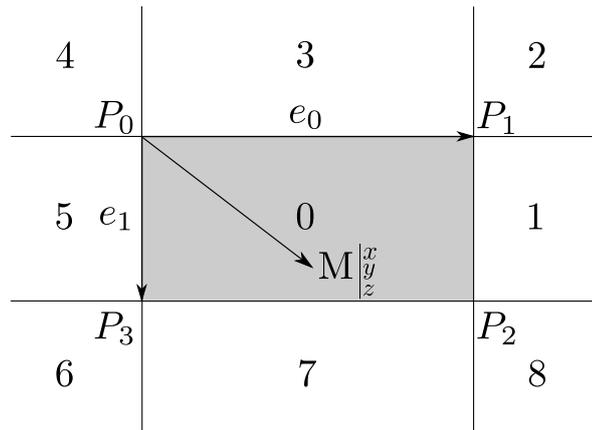


Figure 6.29: Différentes régions possibles.

A partir du calcul de la plus petite distance par rapport aux trois rectangles, nous pouvons initialiser la fonction Level-set représentant l'interface entre Stokes et Darcy. La figure 6.30 montre les iso-valeurs de cette fonction en 2D, et la figure 6.31, les iso-valeurs de cette fonction en 3D.

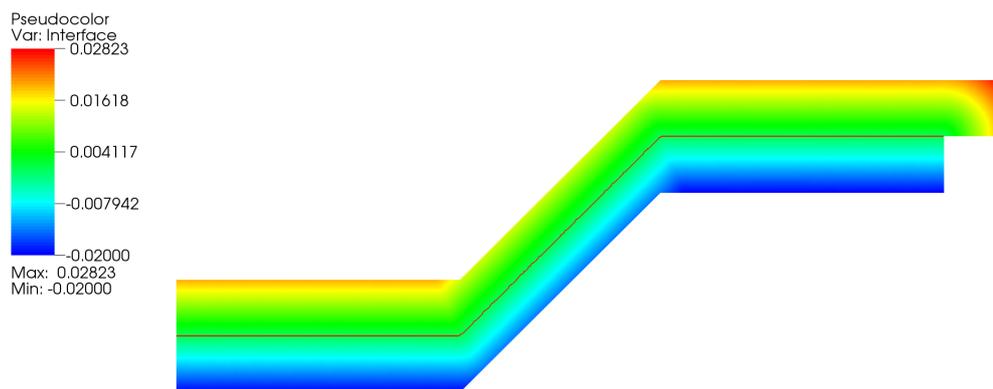


Figure 6.30: Iso-valeurs de la fonction Level-set représentant l'interface entre Stokes et Darcy en 2D. L'interface entre Stokes et Darcy est représentée en rouge.

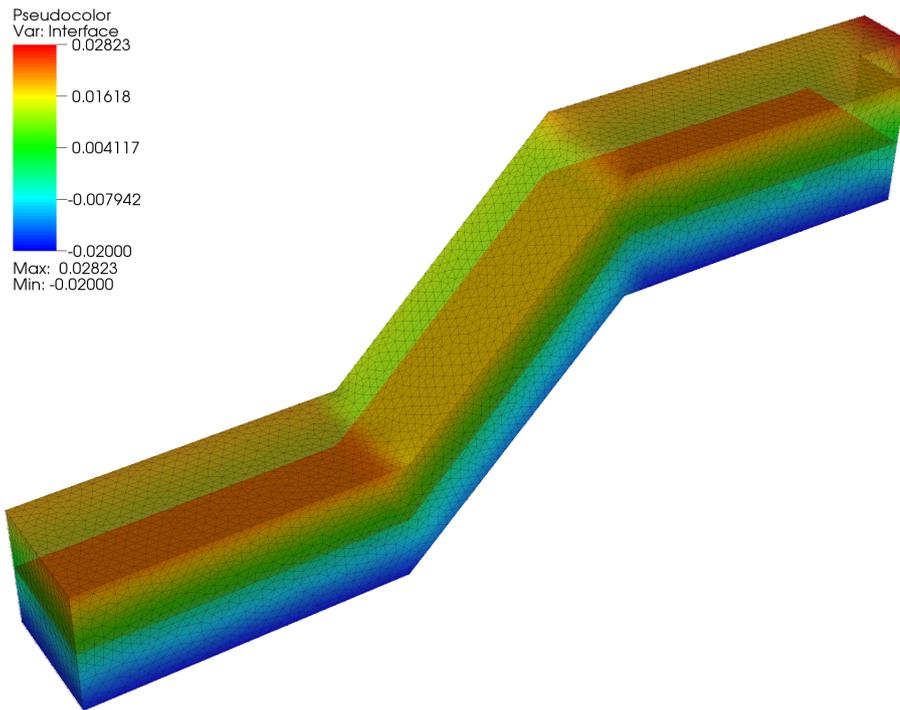


Figure 6.31: Iso-valeurs de la fonction Level-set représentant l'interface entre Stokes et Darcy en 3D. L'interface entre Stokes et Darcy est représentée en rouge.

6.7.3 Résultats numériques de la simulation

Nous allons maintenant présenter les résultats des simulations 2D et 3D que nous avons effectuées. Pour ces simulations, nous avons testé différentes valeurs pour la perméabilité des préformes ($K = 10^{-5}$, $K = 10^{-8}$ et $K = 10^{-9} m^2$) afin d'étudier quelle est l'influence de la perméabilité de la préforme sur l'écoulement de la résine.

Le premier cas que nous proposons d'étudier est celui obtenu pour une perméabilité de $10^{-5} m^2$. La figure 6.32 montre l'écoulement de la résine en 2D pour cette perméabilité. Les figures 6.33 et 6.34 montrent l'écoulement de la résine en 3D pour cette même valeur de la perméabilité. On constate sur ces figures que la résine imprègne immédiatement la préforme. En effet, il est relativement facile pour la résine de s'écouler à l'intérieur de la préforme étant donnée la forte perméabilité de celle-ci. On observe pratiquement un écoulement radial de la résine.

La figure 6.35 montre l'écoulement de la résine en 2D pour une perméabilité de $10^{-8} m^2$. Les figures 6.36 et 6.37 montrent l'écoulement de la résine en 3D pour cette même valeur de la perméabilité. On constate que pour une perméabilité plus faible, la résine a plutôt tendance à s'écouler d'abord dans le drainant puis ensuite dans la préforme.

Cette tendance est confirmée pour une perméabilité de $10^{-9} m^2$ (figures 6.38 en 2D, 6.39 et 6.40 en 3D). En effet, pour cette valeur de la perméabilité, la résine suit le chemin le plus facile pour s'écouler c'est-à-dire qu'elle remplit d'abord le milieu purement fluide, puis seulement après, elle commence à infuser dans le milieu poreux. On peut en conclure que pour des perméabilités très faibles ($K < 10^{-9}$), l'hypothèse du drainant pré-rempli est justifiée. Ceci peut amener à des simplifications dans les simulations.

On constate que les simulations effectuées sont relativement robustes puisque le front de résine n'est pas perturbé lorsqu'il traverse l'interface entre Stokes et Darcy excepté pour une valeur de la perméabilité de $10^{-9} m^2$. En effet, pour cette valeur de la perméabilité, on constate quelques oscillations au niveau de l'interface qui disparaissent par la suite (figure 6.38c).

On constate également que les temps de remplissage sont assez faibles par rapport aux temps de cycle des procédés par infusion de résine. Cela vient des perméabilités qui sont un peu plus élevées que celles des renforts structuraux.

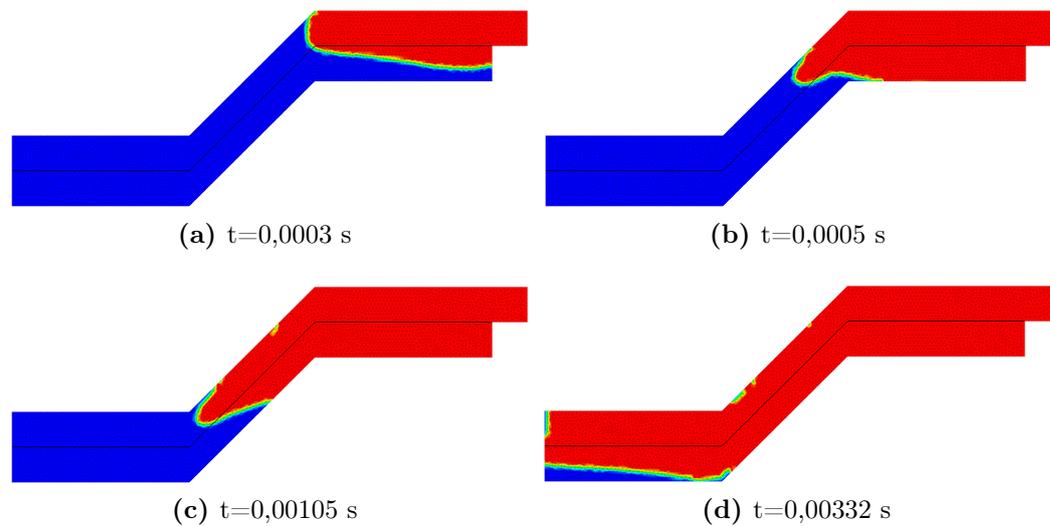


Figure 6.32: Simulation de l'injection d'une résine en 2D pour une perméabilité de 10^{-5} m^2 . La résine est représentée en rouge et l'air en bleu. Le temps total de la simulation est de $0,00375$ s et le pas de temps utilisé est de 10^{-5} s (375 incréments en temps).

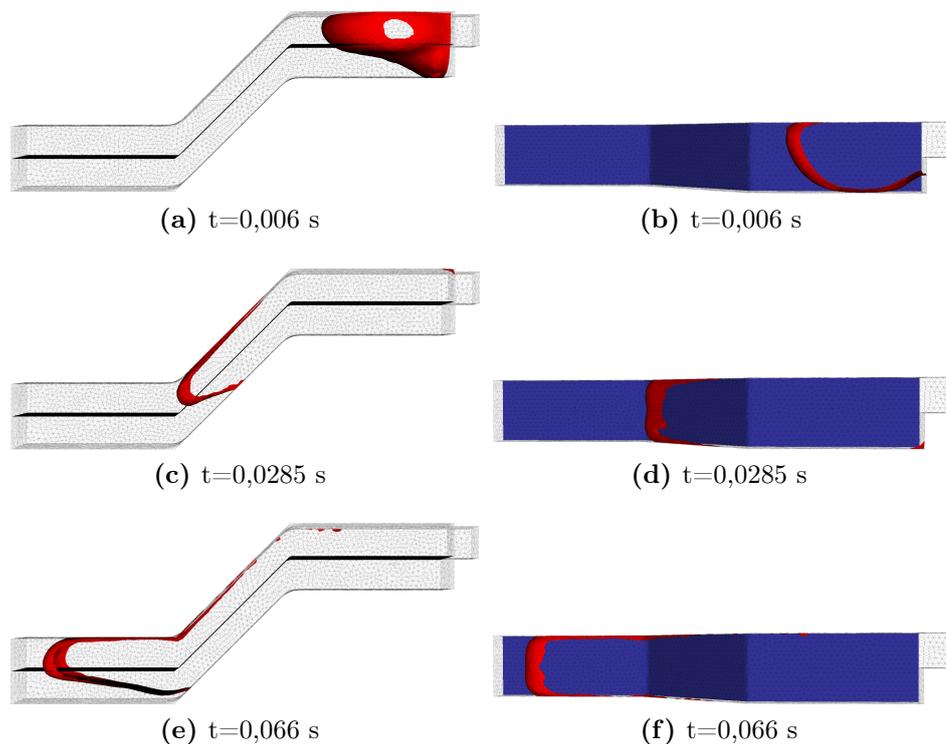


Figure 6.33: Simulation de l'injection d'une résine en 3D pour une perméabilité de 10^{-5} m^2 . L'interface Stokes-Darcy est représentée en bleu tandis que l'interface fluide/air est représentée en rouge. Le temps total de la simulation est de $0,09$ s et le pas de temps utilisé est de $0,0015$ s (60 incréments en temps).

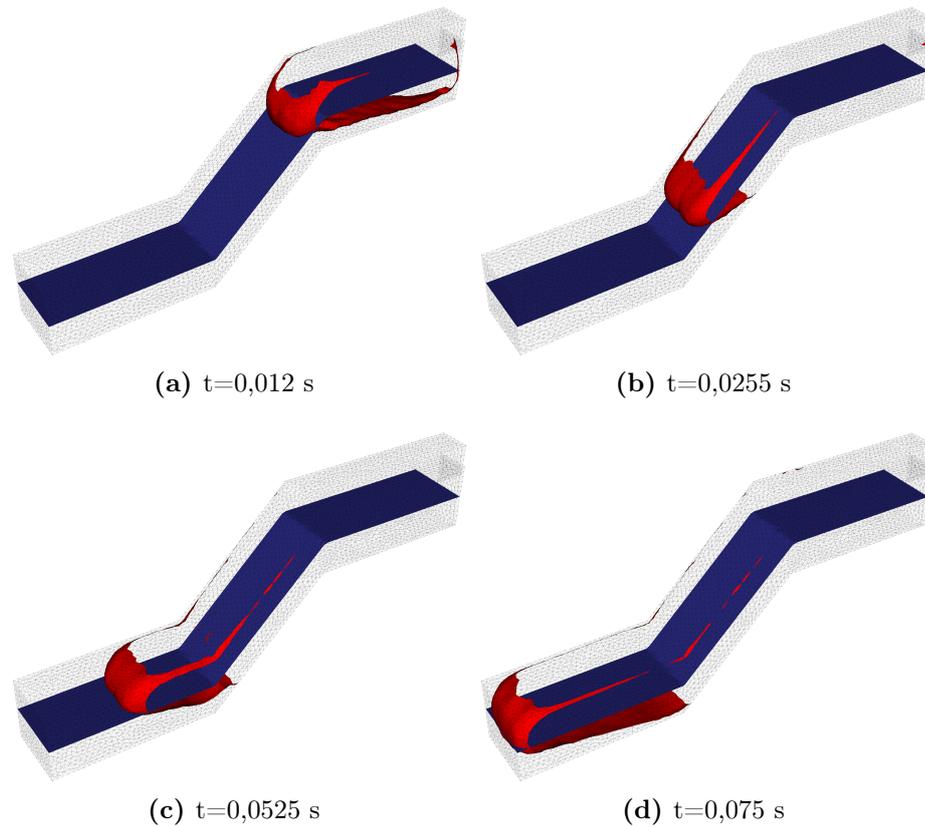


Figure 6.34: Simulation de l'injection d'une résine en 3D pour une perméabilité de 10^{-5} m^2 . L'interface Stokes-Darcy est représentée en bleu tandis que l'interface fluide/air est représentée en rouge. Le temps total de la simulation est de 0,09 s et le pas de temps utilisé est de 0,0015 s (60 incréments en temps).

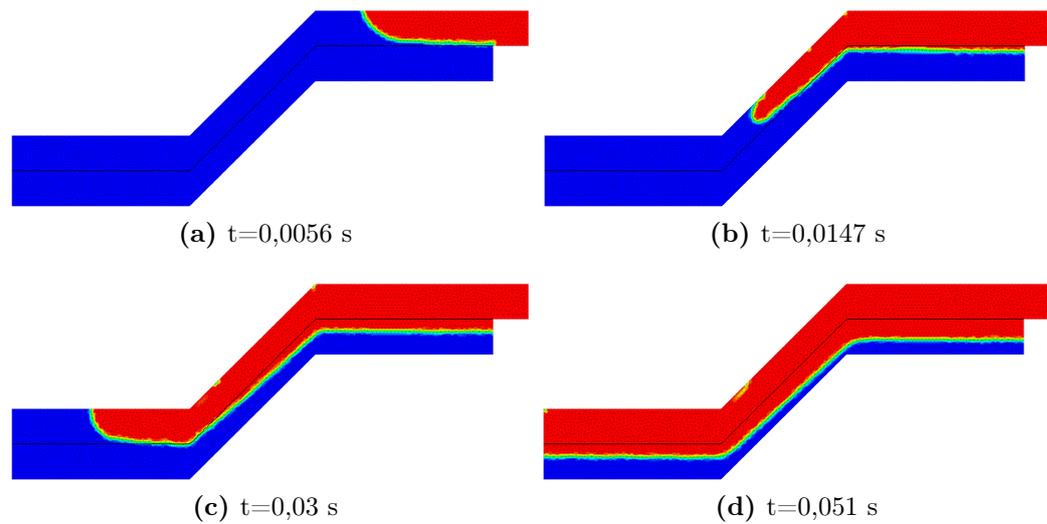


Figure 6.35: Simulation de l'injection d'une résine en 2D pour une perméabilité de 10^{-8} m^2 . La résine est représentée en rouge et l'air en bleu. Le temps total de la simulation est de 0,12 s et le pas de temps utilisé est de 0,0003 s (380 incréments en temps). Temps CPU = 1591,58 s.

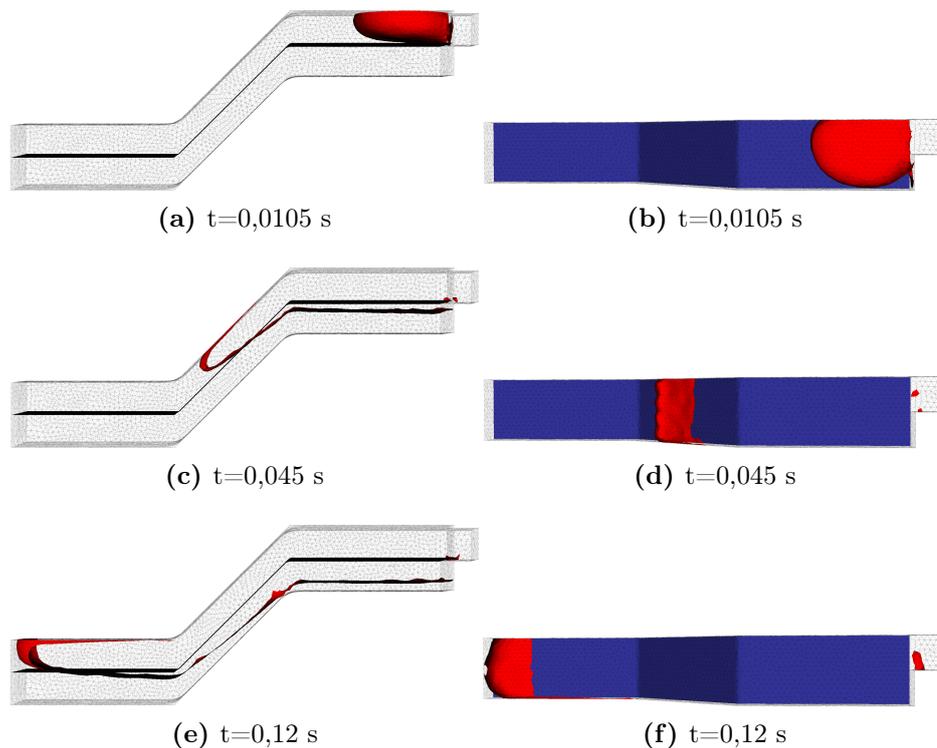


Figure 6.36: Simulation de l'injection d'une résine en 3D pour une perméabilité de 10^{-8} m^2 . L'interface Stokes-Darcy est représentée en bleu tandis que l'interface fluide/air est représentée en rouge. Le temps total de la simulation est de 0,27 s et le pas de temps utilisé est de 0,0015 s (180 incréments en temps). Temps CPU = 4734,01 s.

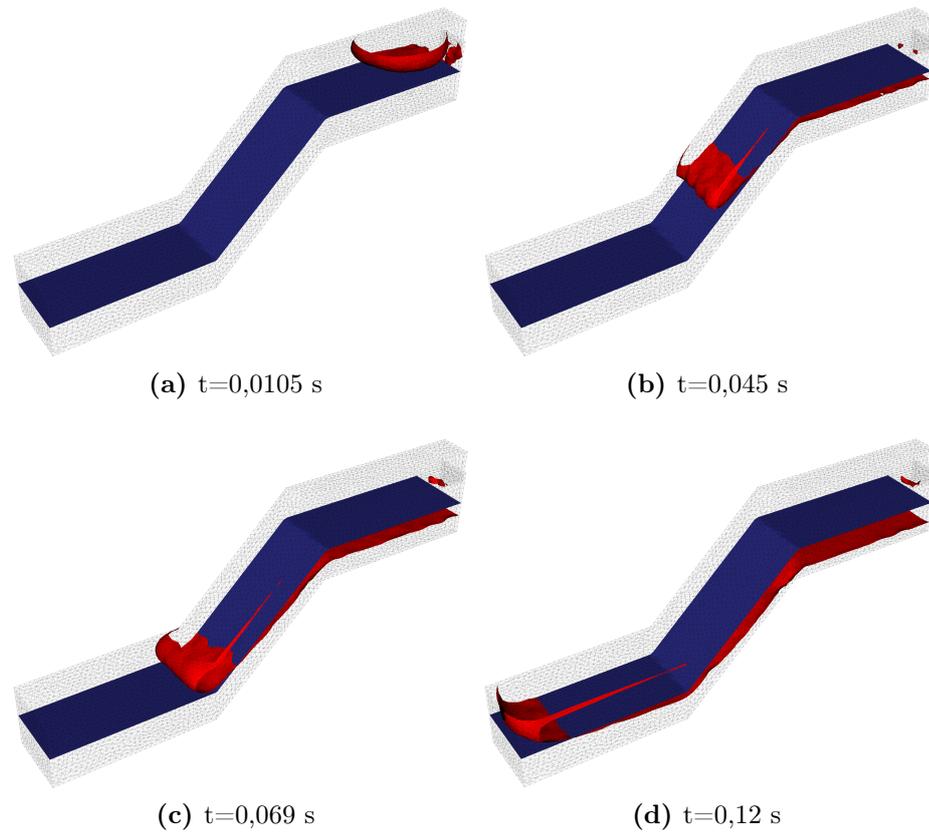


Figure 6.37: Simulation de l'injection d'une résine en 3D pour une perméabilité de 10^{-8} m². L'interface Stokes-Darcy est représentée en bleu tandis que l'interface fluide/air est représentée en rouge. Le temps total de la simulation est de 0,27 s et le pas de temps utilisé est de 0,0015 s (180 incréments en temps). Temps CPU = 4734,01 s.

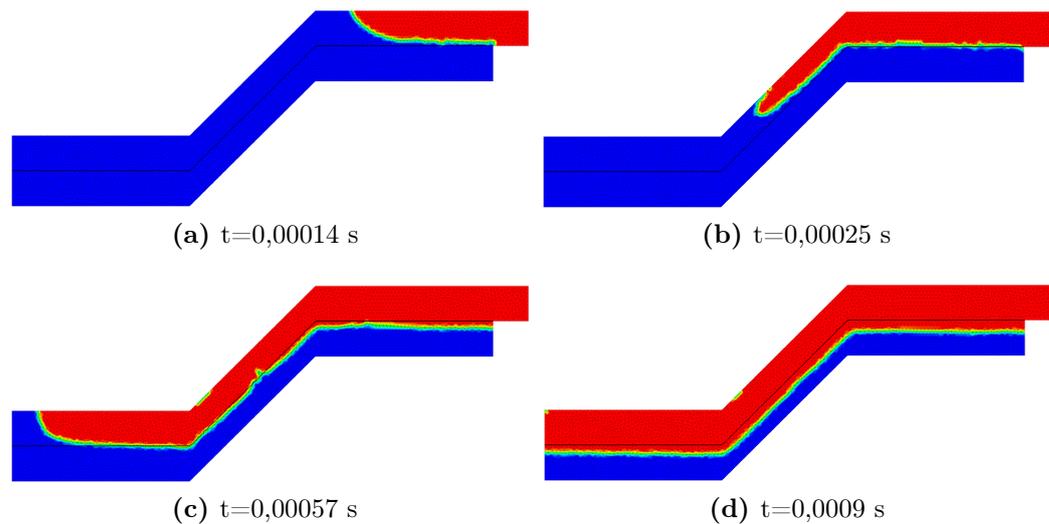


Figure 6.38: Simulation de l'injection d'une résine en 2D pour une perméabilité de 10^{-9} m^2 . La résine est représentée en rouge et l'air en bleu. Le temps total de la simulation est de 0,09 s et le pas de temps utilisé est de 0,0003 s (300 incréments en temps).

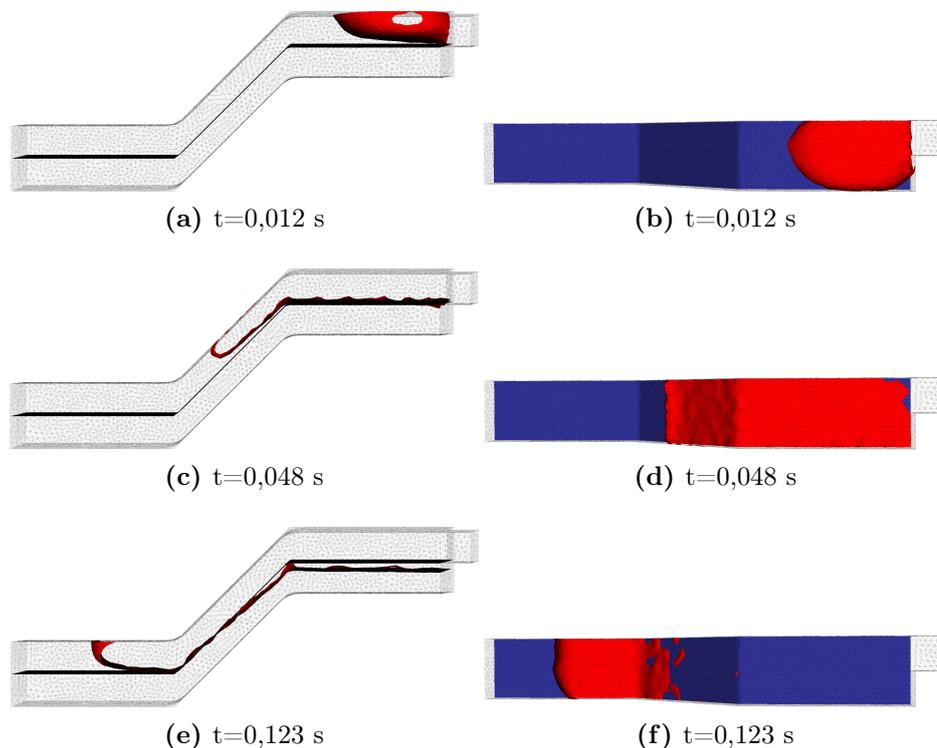


Figure 6.39: Simulation de l'injection d'une résine en 3D pour une perméabilité de 10^{-9} m^2 . L'interface Stokes-Darcy est représentée en bleu tandis que l'interface fluide/air est représentée en rouge. Le temps total de la simulation est de 0,75 s et le pas de temps utilisé est de 0,0015 s (500 incréments en temps).

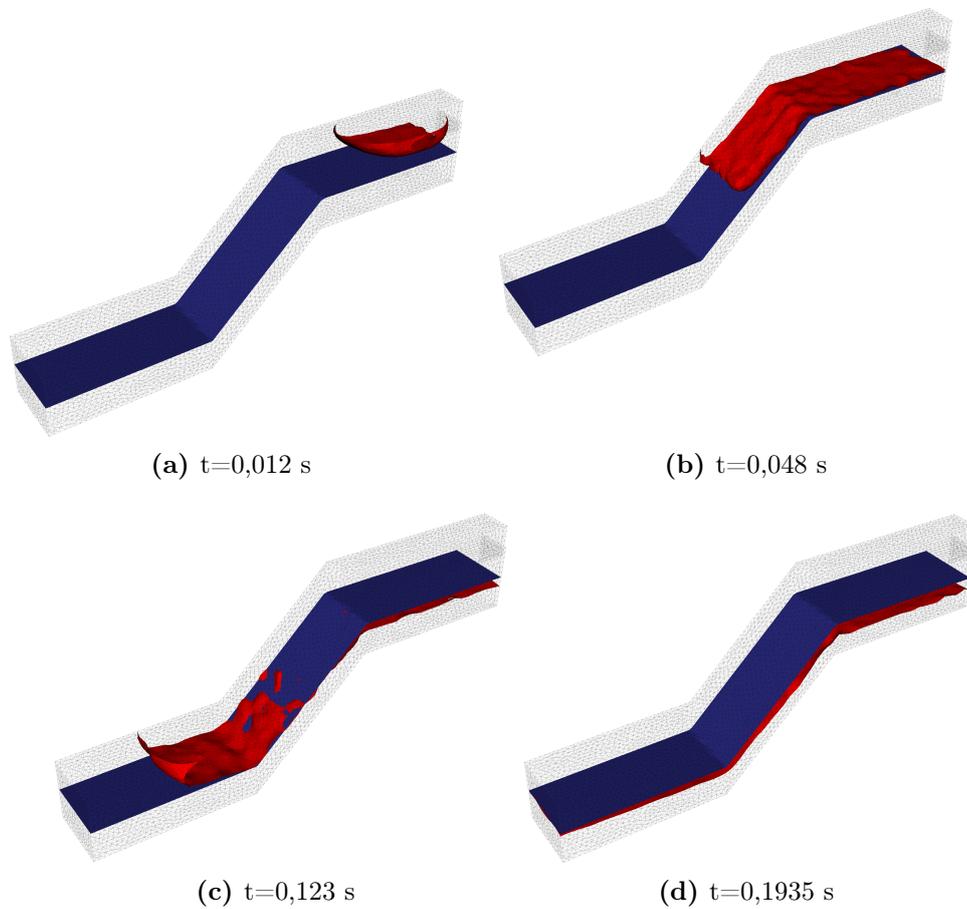


Figure 6.40: Simulation de l'injection d'une résine en 3D pour une perméabilité de 10^{-9} m^2 . L'interface Stokes-Darcy est représentée en bleu tandis que l'interface fluide/air est représentée en rouge. Le temps total de la simulation est de 0,75 s et le pas de temps utilisé est de 0,0015 s (500 incréments en temps).

6.8 Conclusion

Dans ce chapitre, nous avons présenté plusieurs simulations numériques d'injection ou d'infusion de résine. Elles ont permis de mettre en évidence l'importance de certains paramètres pour l'étude des procédés par infusion de résine comme par exemple le temps de remplissage, l'épaisseur de l'empilement et la fraction volumique de fibres de la préforme conformément à ce qui a été montré par P. Wang [84]. De plus, nous avons pu constater l'efficacité de la méthode Level-set pour suivre le front de résine aussi bien que pour représenter l'interface entre Stokes et Darcy.

Les simulations numériques, présentées dans ce chapitre, ont permis de montrer la robustesse de notre approche pour modéliser les procédés de fabrication des matériaux composites, et en particulier, les procédés d'élaboration par infusion de résine.

Conclusion générale

Les procédés par infusion de résine permettent de fabriquer des matériaux composites à matrice organique. Ces procédés ont été mis au point pour résoudre les problèmes de remplissage liés au procédé RTM (Resin Transfer Molding) pour la fabrication de pièces de grandes dimensions. Ils consistent à infuser une résine liquide à travers l'épaisseur des préformes plutôt que dans le plan. Ces procédés assurent une bonne imprégnation des préformes par rapport aux procédés RTM puisque les distances de parcours de la résine sont beaucoup plus faibles. Cependant, bien que ces procédés soient efficaces, ils restent encore mal maîtrisés. En effet, les caractéristiques physiques et mécaniques de la pièce finale (notamment les épaisseurs et les fractions volumiques de fibres) sont difficilement prévisibles.

L'objectif de cette thèse était de modéliser et de simuler l'écoulement d'une résine liquide dans une préforme compressible afin de mieux maîtriser les procédés par infusion de résine. Pour répondre à cet objectif, nous avons proposé un modèle numérique qui s'appuie sur la méthode des éléments finis. Il comprend, d'une part, un couplage fort entre les modèles d'écoulement d'un fluide dans un drainant et dans une préforme fibreuse (couplage Stokes-Darcy), et d'autre part, un couplage entre la mécanique des fluides et la mécanique des solides.

Le couplage fort entre l'écoulement dans le drainant, régi par les équations de Stokes, et l'écoulement dans les préformes, régi les équations de Darcy est résolu en utilisant une formulation mixte en vitesse-pression. Dans le milieu purement fluide, des éléments P1+/P1 ont été utilisés et dans le milieu poreux, des éléments P1/P1 stabilisés avec une formulation multi-échelle ont été employés. Des fonctions distances signées sont utilisées pour représenter l'interface entre Stokes-Darcy et pour représenter le front de résine. Ces fonctions distances signées permettent aussi d'imposer les conditions de continuité et de Beaver-Joseph-Saffman sur cette interface.

Le couplage entre la mécanique des fluides et la mécanique des solides est réalisé en résolvant l'équation de conservation de la quantité de mouvement avec le modèle de Terzaghi. Dans ce modèle, les préformes sèches ont un comportement élastique non-linéaire. L'évolution de la porosité au cours de la déformation des préformes découle de l'équation de conservation de la masse dont la résolution permet d'actualiser la porosité en fonction de la déformation. A partir de cette nouvelle valeur, la perméabilité est mise à jour en utilisant la relation de Carman-Kozeny.

Ce travail est novateur puisqu'à notre connaissance il n'existe pas d'étude équivalente dans la littérature comprenant à la fois le traitement de l'infusion d'une résine liquide dans un milieu poreux compressible et le couplage fort entre les équations de Stokes et de Darcy. De plus, le modèle mis en place est intéressant puisqu'il permet de traiter des géométries complexes grâce au fait que les équations de Stokes et de Darcy sont couplées en utilisant un seul maillage.

Chaque partie de ce modèle a été testée indépendamment et a été validée avec des solutions analytiques et en utilisant la méthode des solutions manufacturées. Des simulations numériques d'injection et d'infusion de résine ont ensuite été effectuées.

Elles ont permis de mettre en évidence des résultats significatifs pour la compréhension des procédés par infusion de résine, notamment en mettant en évidence certains paramètres qui sont pertinents pour l'étude de ces procédés comme par exemple le temps de remplissage, l'épaisseur de l'empilement et la fraction volumique de fibres de la préforme.

Les perspectives envisagées à ce travail de recherche sont nombreuses et concernent les aspects physiques autant que numériques. Concernant l'aspect physique, il sera indispensable de compléter la modélisation actuelle en intégrant la thermo-physico-chimie de la résine. En effet, nous avons montré au chapitre 2 que la viscosité de la résine est fonction de la température et du degré de réticulation. Or, pour l'instant, nous avons supposé que la viscosité de la résine était constante. La prise en compte de ces phénomènes permettrait de mieux connaître les temps d'infusion et de prendre en compte les phénomènes de retrait de la résine lors de la réticulation. De plus, cela permettrait de comparer les résultats obtenus numériquement avec ceux obtenus expérimentalement dans le cadre de la thèse de P. Wang [84].

De plus, des caractérisations expérimentales doivent être menées pour la perméabilité qui est un paramètre essentiel au niveau des procédés d'élaboration par infusion de résine. En effet, dans ces travaux de recherche, nous avons utilisé le modèle général de Carman-Kozeny alors que nous avons utilisé le comportement mécanique des préformes NC2 au niveau des simulations numériques.

Concernant l'aspect numérique, nous pensons qu'il serait intéressant d'envisager à plus long terme d'effectuer un couplage fort entre la mécanique des fluides (*i.e.* l'écoulement de la résine) et la mécanique des solides (*i.e.* la déformation des préformes). Cela permettrait de diminuer les temps des calculs.

Nous pensons qu'il serait intéressant d'effectuer une opération de remaillage. En effet, le domaine subit d'importantes déformations lors de la phase de compression et il peut être utile d'effectuer une opération de remaillage pour avoir une discrétisation correcte du domaine et ainsi avoir de meilleurs résultats. Des outils pour remailler sont présents dans le code de calcul ZéBuLoN mais les développements semblent restreints pour l'instant à des problèmes de mécanique des solides.

Une autre piste d'amélioration concerne le réglage du pas de temps. En effet, nous avons pu constater que les vitesses d'écoulement de la résine sont très différentes entre le milieu purement fluide et le milieu poreux notamment pour des grandeurs physiques se rapprochant des grandeurs réelles. Cela entraîne des problèmes pour le réglage du pas de temps. Il serait intéressant d'avoir une gestion automatique de ce pas de temps au cours du remplissage. Cela permettrait de diminuer les temps de calculs tout en assurant la robustesse de l'outil numérique mis en place.

Une autre façon pour diminuer les temps des calculs est l'utilisation du calcul parallèle. En effet, il peut être intéressant de partitionner le domaine global en plusieurs sous-domaines sur lesquels sont résolus des problèmes locaux (inversion de systèmes linéaires). Ces problèmes sont résolus sur des processeurs distincts. Puis, un solveur d'interface (complément de Schur ou FETI) est utilisé pour effectuer la jointure des solutions locales à la frontière des sous-domaines. Ces solveurs sont déjà présents dans le code de calcul ZéBuLoN. Cependant, ils n'ont pas pu être utilisés par manque de temps et parce qu'il est nécessaire d'effectuer des développements supplémentaires au niveau de la mécanique des fluides et au niveau du problème Level-set.

Enfin, le problème qui reste le plus ouvert concerne le couplage Stokes-Darcy. En effet, celui-ci n'est pas encore pleinement satisfaisant puisqu'on a pu constater des oscillations de la vitesse à l'interface entre Stokes et Darcy pour certaines situations comme par exemple pour un écoulement perpendiculaire à l'interface pour des perméabilités inférieures à 10^{-11} m^2 . Une caractérisation fine des interactions hydro-mécaniques aux échelles micro et méso pourrait apporter des éléments de réponse quant aux oscillations observées numériquement à l'interface lorsque les perméabilités sont faibles. A l'inverse, les développements numériques réalisés dans le cadre de cette thèse pourraient être utilisés à des échelles inférieures (intra et inter torons), et également complétés pour prendre en compte des phénomènes physiques tels que la capillarité.

Certaines de ces perspectives sont en cours de développement à l'école des Mines de Saint-Etienne puisque suite à ce travail de recherche, deux thèses ont été lancées pour compléter cette approche purement « mécanique » des procédés d'élaboration par infusion de résine. En effet, une thèse a été lancée pour prendre en compte la thermo-physico-chimie de la résine dans un cadre industriel (thèse de A. Dereims) et une autre pour réduire les temps des calculs en utilisant les méthodes évoquées précédemment (thèse de L. Abouorm).

A

Solutions analytiques

Sommaire

- A.1 Cas test de Poiseuille
- A.2 Cas test d'un écoulement radial
- A.3 Écoulement parallèle à l'interface

A.1 Cas test de Poiseuille

Il est possible de trouver une solution analytique au problème de Poiseuille. Cette solution analytique est déterminée en considérant les équations de Stokes incompressibles écrites sous la forme suivante :

$$-\eta \Delta \mathbf{v} + \nabla p = \mathbf{f}_v \quad (\text{A.1a})$$

$$\nabla \cdot \mathbf{v} = 0 \quad (\text{A.1b})$$

Dans la suite, on considérera qu'il n'y a pas de forces volumiques ($\mathbf{f}_v = \mathbf{0}$). L'écoulement est laminaire, par conséquent :

$$\mathbf{v} = v_x(x, y) \mathbf{e}_x$$

où \mathbf{e}_x est le vecteur unitaire suivant l'axe x .

L'équation (A.1b) traduisant l'incompressibilité implique que $\frac{\partial v_x}{\partial x} = 0$ et donc que :

$$\mathbf{v} = v_x(y) \mathbf{e}_x$$

La projection de l'équation de conservation de la quantité de mouvement suivant \mathbf{e}_x s'écrit :

$$\frac{\partial p}{\partial x} = \eta \frac{\partial^2 v_x}{\partial y^2}$$

et suivant \mathbf{e}_y (le vecteur unitaire suivant l'axe y) :

$$\frac{\partial p}{\partial y} = 0$$

Donc $p = p(x)$, et $\frac{\partial p}{\partial x} = \eta \frac{\partial^2 v_x}{\partial y^2} = C$, puisque p dépend de x et v_x de y .

La pression p est une fonction linéaire de x et $\frac{\partial p}{\partial x} = C = \frac{\Delta p}{L} = \frac{p_1 - p_0}{L}$. Ainsi, on obtient :

$$p(x) = \frac{p_1 - p_0}{L} x + p_0$$

$$v_x(y) = \frac{1}{2\eta}Cy^2 + K_1y + K_2$$

En prenant en compte les conditions aux limites sur les parois du canal (en $y = 0$ et $y = H$), on en déduit que $K_2 = 0$ et $K_1 = \frac{-CH}{2\eta}$.

D'où :

$$v_x(y) = \frac{C}{2\eta}(y^2 - Hy)$$

En considérant que :

$$Q = \int_0^H v_x(y)dy$$

on en déduit :

$$C = \frac{-12\eta Q}{H^3}$$

D'où :

$$v_x = \frac{6Q}{H^3}(yH - y^2) \quad (\text{A.2a})$$

$$p = \left(\frac{-12Q\eta}{H^3}\right)x + p_0 \quad (\text{A.2b})$$

A.2 Cas test d'un écoulement radial

Le cas test que l'on souhaite modéliser est celui d'un écoulement radial représenté sur la figure A.1. Ce problème étant axisymétrique, nous choisissons de n'étudier qu'un quart de la géométrie.

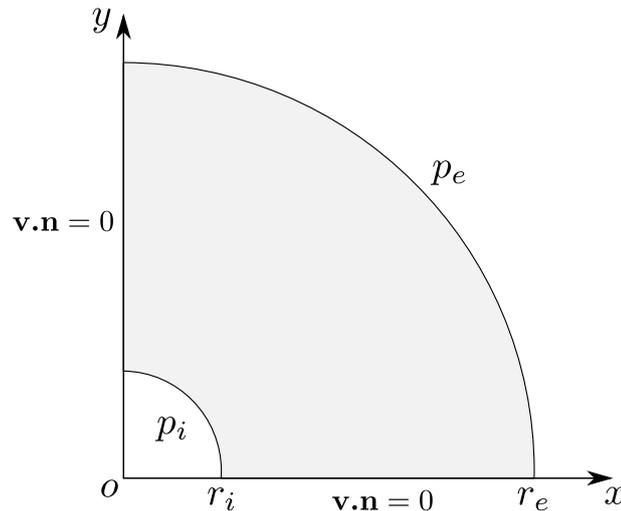


Figure A.1: Etude d'un écoulement radial (géométrie et conditions aux limites).

Il est possible d'obtenir une solution analytique pour ce cas test. Cette solution analytique est obtenue en combinant l'équation de Darcy avec l'équation de conservation de la masse. Ainsi, on obtient :

$$\operatorname{div} \left(\frac{\mathbf{K}}{\eta} \cdot \nabla p \right) = 0 \quad (\text{A.3})$$

En considérant que le tenseur de perméabilité \mathbf{K} est réduit à une constante et que la viscosité η est constante, on obtient l'équation de Laplace :

$$\Delta p = 0 \tag{A.4}$$

qui s'écrit en coordonnées polaires pour un champ de pression purement radial sous la forme :

$$\frac{d^2 p}{dr^2} + \frac{1}{r} \frac{dp}{dr} = 0 \tag{A.5}$$

Désignons la dérivée $\frac{dp}{dr}$ par y . On a ainsi :

$$\frac{dp}{dr} = y \quad \text{et} \quad \frac{d^2 p}{dr^2} = \frac{dy}{dr} \tag{A.6}$$

En substituant ces expressions dans l'équation (A.5), on obtient une équation différentielle du premier ordre :

$$\frac{dy}{dr} + \frac{y}{r} = 0 \tag{A.7}$$

On obtient, par intégration, la solution générale de cette équation : $y = \frac{A}{r}$. On en déduit à partir de la relation $\frac{dp}{dr} = y$ la solution générale de l'équation (A.5) :

$$p(r) = A \ln r + B \tag{A.8}$$

où A et B sont des constantes.

En prenant en compte les conditions aux bords, on peut déterminer les constantes A et B :

$$\begin{cases} p_e = A \ln r_e + B \\ p_i = A \ln r_i + B \end{cases} \tag{A.9}$$

On obtient :

$$A = \frac{(p_e - p_i)}{\ln\left(\frac{r_e}{r_i}\right)} \quad \text{et} \quad B = p_i - \frac{(p_e - p_i)}{\ln\left(\frac{r_e}{r_i}\right)} \ln r_i \tag{A.10}$$

On obtient ainsi une solution analytique pour la pression $p(r)$ et pour la vitesse $v(r)$:

$$\begin{cases} p(r) = p_i + (p_e - p_i) \frac{\ln\left(\frac{r}{r_i}\right)}{\ln\left(\frac{r_e}{r_i}\right)} \\ v(r) = -\frac{K}{\eta} \frac{1}{r} \frac{(p_e - p_i)}{\ln\left(\frac{r_e}{r_i}\right)} \end{cases} \tag{A.11}$$

A.3 Écoulement parallèle à l'interface

Afin de valider le couplage entre Stokes et Darcy, nous avons effectué un cas test d'un écoulement parallèle à l'interface (figure A.2).

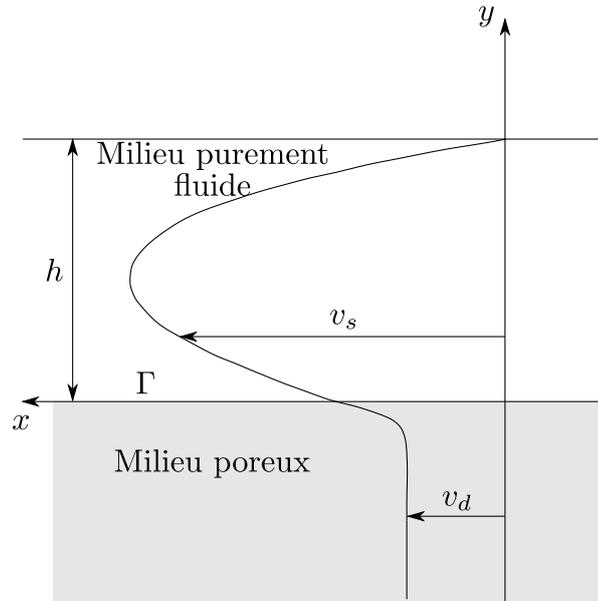


Figure A.2: Profil de la vitesse à l'interface avec un milieu poreux.

Il est possible d'obtenir une solution analytique pour la vitesse dans le milieu purement fluide.

On considère que l'écoulement dans le milieu purement fluide est décrit par l'équation de Stokes :

$$\frac{\partial^2 v_{s_x}}{\partial y^2} = \frac{1}{\eta} \frac{dp}{dx} \quad (\text{A.12})$$

et que l'écoulement dans le milieu poreux est décrit par l'équation de Darcy :

$$v_{d_x} = -\frac{K}{\eta} \frac{dp}{dx} \quad (\text{A.13})$$

De plus, on considère une différence de vitesse entre la vitesse du fluide dans le milieu purement fluide v_{s_x} et celle dans le milieu poreux v_{d_x} . Cette différence de vitesse est proportionnelle au taux de cisaillement du fluide.

$$\frac{\partial v_{s_x}}{\partial y} = \frac{\alpha}{\sqrt{K}} (v_{s_x} - v_{d_x}) \quad \text{sur } \Gamma \quad (\text{A.14})$$

On intègre l'équation de Stokes (A.12) en prenant en compte la condition aux limites (A.14) et une condition de vitesse nulle sur la surface supérieure ($v_{s_x} = 0$ pour $y = h$). On obtient ainsi une solution analytique pour la vitesse dans le milieu purement fluide :

$$\begin{cases} v_{s_x} &= -\frac{K}{2\eta} \left(\frac{\lambda^2 + 2\alpha\lambda}{1 + \alpha\lambda} \right) \frac{dp}{dx} \left(1 + \frac{\alpha}{\sqrt{K}} y \right) + \frac{1}{2\eta} \left(y^2 + 2\alpha y \sqrt{K} \right) \frac{dp}{dx} \\ v_{s_y} &= 0 \end{cases}$$

avec $\lambda = \frac{H}{\sqrt{K}}$.

B Détermination des coefficients pour la loi de comportement des préformes NC2

Sommaire

- B.1 Loi de comportement des préformes NC2
- B.2 Comportement d'un pli de NC2
- B.3 Comportement d'un empilement [0,90]

La détermination des propriétés pour caractériser complètement le comportement des préformes NC2 n'est pas directe. Nous allons déterminer ici les coefficients de la loi de comportement des préformes en effectuant un certain nombre d'hypothèses.

B.1 Loi de comportement des préformes NC2

Nous rappelons que pour un comportement orthotrope, la relation déformation-contrainte s'écrit sous la forme :

$$\begin{pmatrix} \varepsilon_{11} \\ \varepsilon_{22} \\ \varepsilon_{33} \\ 2\varepsilon_{12} \\ 2\varepsilon_{23} \\ 2\varepsilon_{13} \end{pmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{1}{E_1} & \frac{-\nu_{21}}{E_2} & \frac{-\nu_{31}}{E_3} & 0 & 0 & 0 \\ \frac{-\nu_{12}}{E_1} & \frac{1}{E_2} & \frac{-\nu_{32}}{E_3} & 0 & 0 & 0 \\ \frac{-\nu_{13}}{E_1} & \frac{-\nu_{23}}{E_2} & \frac{1}{E_3} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G_{12}} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G_{23}} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G_{13}} \end{bmatrix} \begin{pmatrix} \sigma_{11} \\ \sigma_{22} \\ \sigma_{33} \\ \sigma_{12} \\ \sigma_{23} \\ \sigma_{13} \end{pmatrix}$$

avec les relations suivantes :

$$\frac{\nu_{21}}{E_2} = \frac{\nu_{12}}{E_1}, \quad \frac{\nu_{31}}{E_3} = \frac{\nu_{13}}{E_1}, \quad \frac{\nu_{32}}{E_3} = \frac{\nu_{23}}{E_2} \quad (\text{B.1})$$

Le comportement des préformes NC2 est supposé isotrope transverse, de plan d'isotropie (e_1, e_3) . Dans ce cas, la relation déformation-contrainte s'écrit sous la forme suivante :

$$\begin{pmatrix} \varepsilon_{11} \\ \varepsilon_{22} \\ \varepsilon_{33} \\ 2\varepsilon_{12} \\ 2\varepsilon_{23} \\ 2\varepsilon_{13} \end{pmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{1}{E_p} & \frac{-\nu_{tp}}{E_t} & \frac{-\nu_p}{E_p} & 0 & 0 & 0 \\ \frac{-\nu_{pt}}{E_p} & \frac{1}{E_t} & \frac{-\nu_{pt}}{E_p} & 0 & 0 & 0 \\ \frac{-\nu_p}{E_p} & \frac{-\nu_{tp}}{E_t} & \frac{1}{E_p} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G_t} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G_t} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G_p} \end{bmatrix} \begin{pmatrix} \sigma_{11} \\ \sigma_{22} \\ \sigma_{33} \\ \sigma_{12} \\ \sigma_{23} \\ \sigma_{13} \end{pmatrix}$$

où E_p et E_t sont les modules d'Young dans le plan ($E_1 = E_3 = E_p$) et dans la direction transverse ($E_2 = E_t$), G_p et G_t sont les modules de cisaillement dans le plan ($G_{13} = G_p$) et dans la direction transverse ($G_{12} = G_{23} = G_t$), ν_{pt} , ν_{tp} et ν_p sont les coefficients de Poisson tels que : $\nu_{12} = \nu_{32} = \nu_{pt}$, $\nu_{21} = \nu_{23} = \nu_{tp}$, $\nu_{13} = \nu_{31} = \nu_p$.

Les coefficients de Poisson satisfont la relation suivante :

$$\frac{\nu_{tp}}{E_t} = \frac{\nu_{pt}}{E_p} \quad (\text{B.2})$$

$$\text{et } G_p = \frac{E_p}{2(1 + \nu_p)}.$$

B.2 Comportement d'un pli de NC2

Nous allons commencer par étudier le comportement d'un pli de NC2 (figure B.1). Celui-ci est constitué de deux composants : des fibres de carbone ($E = 266000 \text{ Pa}$, $\nu = 0,3$) et de l'air.

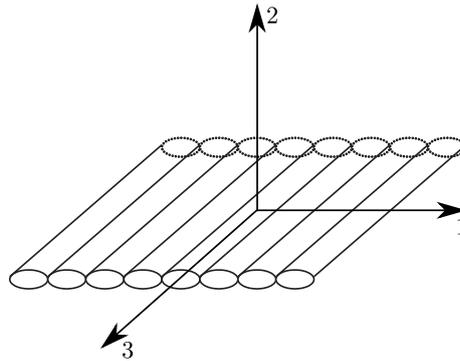


Figure B.1: Pli de NC2 à base de fibres de carbone.

Nous allons faire un certain nombre d'hypothèses. En effet, nous allons considérer que l'air peut s'échapper librement du milieu poreux sans générer de contraintes mécaniques. Autrement dit, on considère que l'air est entièrement compressible ($\nu = 0$) et n'offre aucune résistance mécanique ($E = 0 \text{ Pa}$).

Nous allons utiliser la théorie des mélanges [11] pour déterminer les caractéristiques mécaniques du pli. En effet, à partir du module de Young des fibres de carbone (dans la direction longitudinale des fibres) et de leur coefficient de Poisson, on peut calculer le module longitudinal du pli $E_L^{pli} = E_L^{fibre}(1 - \psi)$ et le coefficient de Poisson $\nu^{pli} = \nu^{fibre}(1 - \psi)$ du milieu homogène équivalent.

Le module transverse du pli est calculé en utilisant la relation suivante :

$$\frac{1}{E_T^{pli}} = \frac{(1 - \psi)}{E_T^{fibre}}$$

B.3 Comportement d'un empilement [0,90]

La figure B.2 montre un empilement [0, 90] à base de fibres de carbone. La rigidité

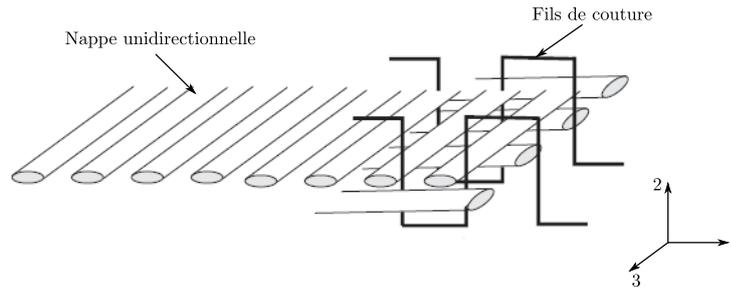


Figure B.2: Empilement [0, 90] à base de fibres de carbone.

E_t dans la direction transverse au plan des NC2 est donnée par la courbe contrainte-déformation (figure 5.12) caractérisée expérimentalement par P. Celle [25]. Le comportement dans le plan des préformes n'a pas été caractérisé. Cependant, en utilisant la théorie des mélanges, nous pouvons déterminer le module dans le plan E_p à partir de la formule suivante :

$$E_p = \frac{h_0}{h} E_L^{pli0} + \frac{h_{90}}{h} E_T^{pli90}$$

où le rapport $\frac{h_0}{h}$ correspond à l'épaisseur du pli à 0 sur l'épaisseur totale, et $\frac{h_{90}}{h}$, à l'épaisseur du pli à 90 sur l'épaisseur totale.

Pour les coefficients de Poisson ν_{pt} et ν_{tp} , nous choisissons de prendre une valeur nulle ce qui signifie que la compression suivant l'épaisseur des préformes n'influence pas le comportement dans le plan. Autrement dit, il n'y a pas de déformations dans le plan de la préforme lorsqu'on sollicite celle-ci dans son épaisseur. Cette hypothèse a été observée expérimentalement par P. Wang [84].

Concernant le coefficient de Poisson ν_p de l'empilement, on utilise la relation :

$$\nu_p = \nu_p^{pli}$$

Il reste à déterminer le module de cisaillement G_t . Ce coefficient est déterminé en première approximation en utilisant la relation suivante :

$$G_t = G_f (1 - \psi)$$

où G_f est le module de cisaillement des fibres.

C Solution analytique pour valider le modèle de Terzaghi

Sommaire

- C.1 Principe de la méthode
- C.2 Application au cas test de compression d'une préforme

C.1 Principe de la méthode

En négligeant les forces d'inertie, l'équation de conservation de la quantité de mouvement s'écrit sous la forme suivante :

$$\mathbf{div} \boldsymbol{\sigma} + \mathbf{f}_v = \mathbf{0}$$

Nous allons admettre que les forces de volume dérivent d'un potentiel V sous la forme suivante :

$$\mathbf{f}_v = \begin{Bmatrix} f_x \\ f_y \end{Bmatrix} = \nabla V$$

L'équation de conservation de la quantité de mouvement s'écrit dans ce cas sous la forme :

$$\mathbf{div} \boldsymbol{\sigma} + \nabla V = \mathbf{0}$$

ce qui s'écrit aussi sous la forme :

$$\begin{cases} \frac{\partial(\sigma_{xx} + V)}{\partial x} + \frac{\partial\sigma_{xy}}{\partial y} = 0 \\ \frac{\partial\sigma_{xy}}{\partial x} + \frac{\partial(\sigma_{yy} + V)}{\partial y} = 0 \end{cases} \quad (\text{C.1})$$

C.1.1 Détermination du champ de contraintes

Pour déterminer le champ de contraintes, il faut commencer par trouver une fonction scalaire ϕ (appelée fonction d'Airy) qui satisfait :

$$\nabla^4 \phi \equiv \frac{\partial^4 \phi}{\partial x^4} + 2 \frac{\partial^4 \phi}{\partial x^2 \partial y^2} + \frac{\partial^4 \phi}{\partial y^4} = C(\nu) \Delta V \quad (\text{C.2})$$

où

$$C(\nu) = \begin{cases} \frac{1 - \nu}{1 - 2\nu} & (\text{en déformations planes}) \\ 1 & (\text{en contraintes planes}) \end{cases} \quad (\text{C.3})$$

Le champ de contraintes en déformation plane est alors donné par les relations suivantes :

$$\begin{aligned}\sigma_{xx} &= \frac{\partial^2 \phi}{\partial y^2} - V \\ \sigma_{yy} &= \frac{\partial^2 \phi}{\partial x^2} - V \\ \sigma_{xy} &= \sigma_{yx} = -\frac{\partial^2 \phi}{\partial x \partial y} \\ \sigma_{zz} &= \nu (\sigma_{xx} + \sigma_{yy}) \\ \sigma_{xz} &= \sigma_{yz} = 0\end{aligned}\tag{C.4}$$

C.1.2 Détermination des déformations et du champ de déplacements

Il est possible de calculer les déformations en utilisant les formules suivantes :

$$\begin{cases} \varepsilon_{xx} = \frac{1+\nu}{E} [(1-\nu)\sigma_{xx} - \nu\sigma_{yy}] \\ \varepsilon_{yy} = \frac{1+\nu}{E} [-\nu\sigma_{xx} + (1-\nu)\sigma_{yy}] \end{cases}\tag{C.5}$$

Il est également possible de calculer les déplacements [16], [25]. Dans ce cas, la relation $\varepsilon_{ij} = \frac{1}{2} (u_{i,j} + u_{j,i})$ est utilisée. Nous considérons un point x_0 dans le solide. Le déplacement de ce point est nul. La rotation du solide est également considérée comme nulle. Il est alors possible de calculer les déplacements en n'importe quel point x dans le solide en intégrant les déformations le long du chemin le plus approprié voir figure (C.1) :

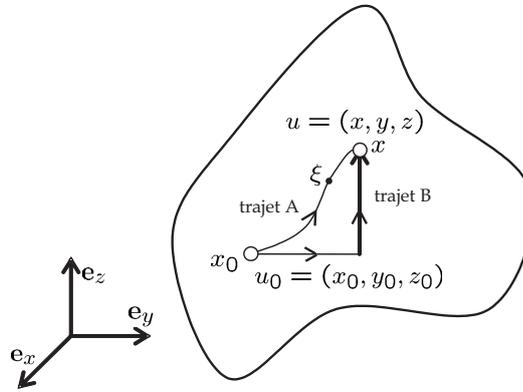


Figure C.1: Procédure de calcul des déplacements - Intégration des déformations le long du chemin le plus approprié [25].

$$u_i(\mathbf{x}) = \int_{x_0}^x U_{ij}(\mathbf{x}, \xi) d\xi_j$$

avec $U_{ij}(\mathbf{x}, \xi) = \varepsilon(\xi) + (x_k - \xi_k) \left[\frac{\partial \varepsilon_{ij}(\xi)}{\partial \xi_k} - \frac{\partial \varepsilon_{kj}(\xi)}{\partial \xi_i} \right]$ où les x_k sont les composantes du vecteur position aux points auxquels nous calculons les déplacements et les ξ_j sont les composantes du vecteur position d'un point situé le long du trajet d'intégration.

Plus de détails sur la procédure de calcul des déplacements peuvent être trouvés dans [16].

C.2 Application au cas test de compression d'une préforme

Le cas test que l'on souhaite résoudre est représenté sur la figure C.2. Il présente une symétrie matérielle qui nous permet de n'étudier qu'une moitié de la préforme.

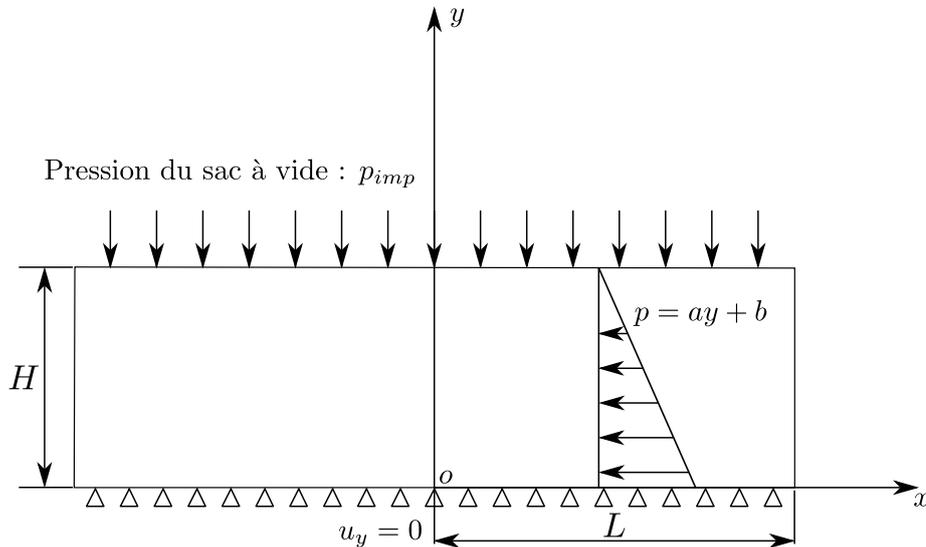


Figure C.2: Cas de compression d'une préforme avec bord libre.

Les conditions aux limites pour ce problème sont :

$$\begin{cases} \sigma_{ij}n_j = 0 \Rightarrow \sigma_{xx} = \sigma_{yx} = 0 & \text{sur } x = \pm L \text{ quelque soit } y \\ u_y = 0 & \text{sur } y = 0 \text{ quelque soit } x \\ \sigma_{xy} = 0, \sigma_{yy} = -P_{imp} & \text{sur } y = H \text{ quelque soit } x \end{cases}$$

La première condition aux limites établit qu'il n'y a pas de forces externes appliquées sur la surface droite et sur la surface gauche de la préforme. Par conséquent, les vecteurs contraintes sont nuls sur ces faces. La deuxième condition aux limites établit que la partie inférieure de la préforme ne peut pas se déplacer suivant l'axe y . Et enfin, la troisième condition aux limites établit qu'une pression est appliquée sur la partie supérieure de la préforme.

L'équation de conservation de la quantité de mouvement s'écrit en utilisant la relation de Terzaghi ($\boldsymbol{\sigma} = \boldsymbol{\sigma}_{ef} - p\mathbf{I}$) avec $p = V = -(ay + b)$ sous la forme :

$$\mathbf{div} \boldsymbol{\sigma}_{ef} + \mathbf{f}_p = \mathbf{0}$$

avec

$$\mathbf{f}_p = \begin{Bmatrix} 0 \\ -a \end{Bmatrix}$$

Nous allons maintenant trouver une fonction d'Airy qui satisfait les conditions aux limites définies précédemment. Nous avons choisi d'utiliser la forme suivante pour la fonction d'Airy ϕ :

$$\begin{aligned} \phi(x, y) = & A_1 x^4 + A_2 x^3 y + A_3 x^2 y^2 + A_4 x y^3 + A_5 y^4 \\ & + B_1 x^3 + B_2 x^2 y + B_3 x y^2 + B_4 y^3 \\ & + C_1 x^2 + C_2 x y + C_3 y^2 \end{aligned}$$

Nous rappelons que la fonction d'Airy ϕ doit satisfaire la relation suivante :

$$\nabla^4 \phi \equiv \frac{\partial^4 \phi}{\partial x^4} + 2 \frac{\partial^4 \phi}{\partial x^2 \partial y^2} + \frac{\partial^4 \phi}{\partial y^4} = 0$$

ce qui implique que :

$$3A_1 + A_3 + 3A_5 = 0 \quad (\text{C.6})$$

Dans un état de déformation plane, le champ de contraintes s'écrit sous la forme suivante :

$$\begin{cases} \sigma_{xx} = \frac{\partial^2 \phi}{\partial y^2} - V = 2 A_3 x^2 + 6 A_4 x y + 12 A_5 y^2 + 2 B_3 x + 6 B_4 y + 2 C_3 + (a y + b) \\ \sigma_{yy} = \frac{\partial^2 \phi}{\partial x^2} - V = 12 A_1 x^2 + 6 A_2 x y + 2 A_3 y^2 + 6 B_1 x + 2 B_2 y + 2 C_1 + (a y + b) \\ \sigma_{xy} = \sigma_{yx} = -\frac{\partial^2 \phi}{\partial x \partial y} = -3 A_2 x^2 - 4 A_3 x y - 3 A_4 y^2 - 2 B_2 x - 2 B_3 y - C_2 \end{cases}$$

En utilisant les conditions aux limites, on peut déterminer les constantes qui apparaissent dans la fonction d'Airy ϕ .

Les surfaces de droite et de gauche sont libres. Par conséquent :

$$\sigma_{xx} = \sigma_{yx} = 0 \text{ sur } x = \pm L$$

Cela implique que les constantes $A_4 = B_3 = 0$, $A_3 = B_2 = 0$, $A_5 = B_4 = C_3 = 0$ et enfin $A_1 = 0$.

Le champ de contraintes s'écrit alors sous la forme :

$$\begin{cases} \sigma_{xx} = (a y + b) \\ \sigma_{yy} = 6 A_2 x y + 6 B_1 x + 2 C_1 + (a y + b) \\ \sigma_{xy} = \sigma_{yx} = -3 A_2 x^2 - C_2 = 3 A_2 (L^2 - x^2) \text{ car } C_2 = -3 A_2 L^2 \end{cases}$$

Une pression est appliquée sur la face supérieure. Par conséquent :

$$\begin{aligned} \sigma_{xy}|_{y=H} = 0 &\Rightarrow -3 A_2 x^2 - C_2 = 3 A_2 (L^2 - x^2) = 0 \Rightarrow A_2 = 0 \\ \sigma_{yy}|_{y=H} = -P_{imp} &\Rightarrow 6 B_1 x + 2 C_1 + (a H + b) = -P_{imp} \end{aligned}$$

Par ailleurs on a $-3 A_2 L^2 - C_2 = 0$ soit : $C_2 = 0$

Le moment sur la face supérieure s'écrit sous la forme suivante :

$$M|_{y=H} = e \int_{-L}^{+L} \sigma_{yy} x dx = e \int_{-L}^{+L} [6 B_1 x^2 + 2 C_1 x + (a H + b) x] dx = 0$$

où e est l'épaisseur de la préforme. Cela implique que : $B_1 = 0$.

L'effort sur la face supérieure s'écrit sous la forme suivante :

$$F|_{y=H} = e \int_{-L}^{+L} \sigma_{yy} dx = e \int_{-L}^{+L} (2 C_1 + (a H + b)) dx = -P_{imp} e 2 L$$

ce qui implique que : $C_1 = -\frac{P_{imp} + (a H + b)}{2}$.

Finalement le champ de contraintes dans la préforme, en déformation plane, s'écrit sous la forme suivante :

$$\begin{cases} \sigma_{xx} = (a y + b) \\ \sigma_{yy} = -P_{imp} - (a H + b) + (a y + b) \\ \sigma_{xy} = \sigma_{yx} = 0 \end{cases} \quad (\text{C.7})$$

C.2.1 Calcul des déformations

Les déformations peuvent être calculées en utilisant les formules suivantes :

$$\begin{cases} \varepsilon_{xx} = \frac{1+\nu}{E} [(1-\nu)\sigma_{xx} - \nu\sigma_{yy}] \\ \varepsilon_{yy} = \frac{1+\nu}{E} [-\nu\sigma_{xx} + (1-\nu)\sigma_{yy}] \end{cases} \quad (\text{C.8})$$

Elles s'écrivent sous la forme suivante :

$$\begin{cases} \varepsilon_{xx} = \frac{1+\nu}{E} [(1-2\nu)(ay+b) + \nu G] \\ \varepsilon_{yy} = \frac{1+\nu}{E} [(1-2\nu)(ay+b) + (\nu-1)G] \\ \varepsilon_{xy} = 0 \end{cases}$$

avec $G = aH + b + P_{imp}$.

C.2.2 Calcul des déplacements u_x et u_y

Pour calculer les U_{ij} , on utilise la relation :

$$U_{ij} = \varepsilon(\xi) + (x_k - \xi_k) \left[\frac{\partial \varepsilon_{ij}(\xi)}{\partial \xi_k} - \frac{\partial \varepsilon_{kj}(\xi)}{\partial \xi_i} \right]$$

On obtient :

$$\begin{aligned} U_{xx} &= \frac{1+\nu}{E} [(1-2\nu)(a\eta+b) + \nu G] + (y-\eta) \frac{1+\nu}{E} [(1-2\nu)a] \\ U_{yy} &= \frac{1+\nu}{E} [(1-2\nu)(a\eta+b) + (\nu-1)G] \\ U_{xy} &= 0 \\ U_{yx} &= -\frac{1+\nu}{E} (x-\xi) [(1-2\nu)a] \end{aligned}$$

On peut ensuite calculer les déplacements u_x et u_y en calculant les intégrales le long des chemins :

$$\begin{aligned} u_x &= \int_{(0,0)}^{(x,y)} (U_{xx}d\xi + U_{xy}d\eta) \\ u_y &= \int_{(0,0)}^{(x,y)} (U_{yx}d\xi + U_{yy}d\eta) \end{aligned}$$

On obtient :

$$\begin{cases} u_x(x,y) = \frac{1+\nu}{E} [(1-2\nu)(ay+b)x + \nu Gx] \\ u_y(x,y) = \frac{1+\nu}{E} \left[(1-2\nu) \left(\frac{a}{2}y + b \right) y + (\nu-1)Gy - \frac{1-2\nu}{2}ax^2 \right] \end{cases}$$

avec $G = aH + b + P_{imp}$

Table des figures

1.1	Différents types d'architecture des préformes : unidirectionnel (a), mat (b), tissu (c), renfort multidirectionnel (d) [25].	4
1.2	Procédé VARTM : Vacuum Assisted Resin Transfer Molding [25].	5
1.3	Procédé LRI : Liquid Resin Infusion	6
1.4	Procédé RFI : Resin Film Infusion	7
2.1	Les différentes échelles possibles pour la modélisation des procédés par infusion de résine.	12
2.2	Modélisation adoptée pour les procédés par infusion de résine : découpage en trois zones (résine seule, préformes humides et préformes sèches).	13
2.3	Interactions entre les phénomènes physiques mis en jeu au niveau de la modélisation des procédés par infusion de résine.	14
2.4	Vitesses moyenne et réelle de la résine.	17
3.1	Méthode des marqueurs de volume [31].	24
3.2	Méthode des marqueurs de front [31].	25
3.3	Fusion de deux interfaces	25
3.4	Méthode VOF (Volume of fluid) : (a) Principe de la méthode VOF, (b) VOF-SLIC, (c) VOF-PLIC [83].	27
3.5	Fonction distance signée.	29
3.6	Fonction $\text{sign}(\phi)$	33
3.7	Expansion d'un cercle : isovaleurs de la fonction ϕ . Le cercle correspond à l'isovaleur 0 de la fonction ϕ	35
3.8	Expansion d'un cercle. Le maillage est composé de 9880 éléments soit 5070 nœuds.	36
3.9	Expansion d'un cercle : comparaison entre la solution analytique et la solution numérique.	37
3.10	Rotation d'un cercle autour d'un axe : champ de vitesse.	38
3.11	Rotation d'un cercle autour d'un axe. Le maillage est composé de 2640 éléments soit 1390 nœuds.	39
3.12	Evolution du volume du cercle en fonction du temps.	39
3.13	Vitesse de propagation de la réinitialisation.	40
3.14	Réinitialisation de la fonction ϕ	41
4.1	Fonctions de forme pour l'élément P1+/P1 ou P1-bulle/P1 pour un triangle et un tétraèdre.	47
4.2	Fonctions de forme pour la bulle dans le cas d'un élément triangulaire : fonctions polynômiales de degré 3 (a) et fonctions hiérarchiques (b) [25].	47
4.3	Élément P1+/P1.	50
4.4	Élément P2/P1.	50
4.5	Ecoulement de Poiseuille (géométrie et conditions aux limites).	51

4.6	Maillage non structuré à base de triangles (1170 éléments, 646 nœuds).	51
4.7	Isovaleurs de la vitesse.	52
4.8	Isovaleurs de la pression.	52
4.9	Comparaison entre les résultats numériques et analytiques pour la vitesse v_x (a) et pour la pression p (b) en utilisant l'élément P1+/P1.	52
4.10	Comparaison entre les résultats numériques et analytiques pour la vitesse v_x (a) et pour la pression p (b) en utilisant l'élément P2/P1. .	53
4.11	Erreurs commises avec une approximation linéaire pour la pression (a) et pour la vitesse (b) en utilisant l'élément P1+/P1.	55
4.12	Résultats obtenus pour la pression (a) et pour la vitesse (b).	56
4.13	Ecoulement radial (géométrie et conditions aux limites).	61
4.14	Isovaleurs de la vitesse (a) et de la pression (b) pour la formulation primale.	62
4.15	Comparaison entre les résultats numériques et les résultats analytiques pour la vitesse (a) et pour la pression (b) en utilisant la formulation primale.	63
4.16	Isovaleurs de la vitesse (a) et de la pression (b) pour la formulation duale.	64
4.17	Comparaison entre les résultats numériques et analytiques pour la vitesse (a) et pour la pression (b) en utilisant la formulation duale. .	65
4.18	Erreurs commises avec une approximation linéaire pour la pression (a) et pour la vitesse (b) en utilisant l'élément P1/P1 stabilisé par une formulation multi-échelle.	67
4.19	Résultats obtenus pour la pression (a) et pour la vitesse (b).	67
4.20	Domaine d'étude.	68
4.21	Profil de la vitesse à l'interface avec un milieu poreux.	69
4.22	Conditions aux limites pour un écoulement parallèle à l'interface. . .	73
4.23	Comparaison entre la solution analytique et la solution numérique pour la vitesse dans le domaine purement fluide.	74
4.24	Isovaleurs de la pression pour le cas test de l'écoulement parallèle à l'interface.	75
4.25	Isovaleurs de la vitesse pour le cas test de l'écoulement parallèle à l'interface.	75
4.26	Amplitude de la vitesse dans le domaine purement fluide et dans le milieu poreux pour différentes valeurs de α avec $\eta = 1$ Pa.s et $K = 10^{-2}$ m ²	76
4.27	Amplitude de la vitesse dans le domaine purement fluide et dans le milieu poreux pour différentes valeurs de la perméabilité K avec $\eta = 1$ Pa.s et $\alpha = 1$	76
4.28	Conditions aux limites et maillage utilisés pour un écoulement parallèle à l'interface. h_s est la hauteur du drainant, et h , la hauteur totale du domaine.	77
4.29	Différents profils de la vitesse v_x pour différentes hauteurs du drainant h_s avec $\eta = 1$ Pa.s, $K = 10^{-11}$ m ² et $\alpha = 1$	77
4.30	Ecoulement perpendiculaire à l'interface avec $K = 10^{-2}$ m ² , $\eta = 1$ Pa.s et $\alpha = 0, 1$. Résultats obtenus pour la pression (a) et pour la vitesse (b).	78
4.31	Rapport v_y/K en fonction de l'axe y pour deux valeurs de la perméabilité : $K = 10^{-2}$ m ² et $K = 10^{-11}$ m ²	79

4.32	Domaine de calcul : le milieu purement fluide Ω_s est situé à gauche de Γ et le milieu poreux Ω_d à droite.	80
4.33	Convergence de l'erreur pour la pression (a) et la vitesse (b) dans le domaine purement fluide Ω_s	81
4.34	Convergence de l'erreur pour la pression (a) et la vitesse (b) dans le milieu poreux Ω_d	82
4.35	Isovaleurs de la pression (a) et de la vitesse (b).	82
5.1	Les différentes configurations : Ω^0 correspond à la configuration initiale et Ω^t correspond à la configuration au temps t	86
5.2	Configurations intermédiaires Ω^i	91
5.3	Méthode de Newton-Raphson.	92
5.4	Cas test de compression	93
5.5	Résultats obtenus pour les déplacements u_x (a) et u_y (b) en utilisant une formulation en petites déformations (sans réactualisation de la géométrie).	95
5.6	Résultats obtenus pour les déplacements u_x (a) et u_y (b) en utilisant une formulation en grandes déformations réactualisées.	95
5.7	Cas test de cisaillement	96
5.8	Isovaleurs du déplacement u_x en utilisant une formulation en petites déformations réactualisées (a) et en utilisant une formulation en grandes déformations réactualisées (b).	96
5.9	Cas test de compression.	99
5.10	Isovaleurs du déplacement u_y	101
5.11	Préformes NC2 ($[0, 90]_{100}$) à base de fibres de carbone.	102
5.12	Loi de comportement des préformes NC2.	103
5.13	Conditions aux limites pour la compression d'une préforme plane.	106
5.14	Cas de compression d'une préforme avec bord libre.	107
5.15	Cas test de compression avec bord libre : résultats numériques pour le déplacement (a) et pour la pression (b).	108
5.16	Cas test de compression avec bord libre : comparaison entre les résultats analytiques et numériques.	109
5.17	Cas test de compression avec bord libre : évolution de la position des nœuds situés sur le bord supérieur du domaine.	109
6.1	Schéma de l'algorithme d'injection.	112
6.2	Schéma de l'algorithme d'infusion.	116
6.3	Géométrie et conditions aux limites pour l'injection d'une plaque avec un drainant pré-rempli.	117
6.4	Simulation de l'imprégnation d'une préforme plane en supposant que le drainant est déjà rempli par la résine. La résine est représentée en rouge et l'air en bleu.	119
6.5	Position du front de résine en fonction du temps.	120
6.6	Evolution du temps de remplissage en fonction de la viscosité de la résine.	120
6.7	Evolution du temps de remplissage en fonction de la pression d'injection imposée.	121
6.8	Evolution du temps de remplissage en fonction de la perméabilité de la préforme.	121

6.9	Oscillations de la vitesse à l'interface Stokes-Darcy pour une perméabilité de 10^{-11} m^2 : iso-valeurs de la vitesse (a) et front de résine (b).	122
6.10	Conditions aux limites pour l'infusion d'une plaque sans remplissage du drainant pour la partie solide (a) et pour la partie fluide (b).	123
6.11	Simulation de l'infusion d'une préforme plane en supposant que le drainant est déjà rempli par la résine. La résine est représentée en rouge et l'air en bleu.	124
6.12	Géométrie et conditions aux limites.	125
6.13	Simulation 2D de l'injection d'une résine avec remplissage du drainant. La résine est représentée en rouge et l'air en bleu.	126
6.14	Simulation 3D de l'injection d'une résine avec remplissage du drainant. La résine est représentée en rouge et l'air en bleu.	127
6.15	Simulation 3D de l'injection d'une résine avec remplissage du drainant : évolution du front de résine. Le front de résine est représenté en rouge et l'interface entre Stokes et Darcy en bleu.	127
6.16	Conditions aux limites pour l'infusion d'une plaque avec remplissage du drainant pour la partie solide (a) et pour la partie fluide (b).	128
6.17	Simulation 2D de l'infusion avec remplissage du drainant. La résine est représentée en rouge et l'air en bleu.	129
6.18	Evolution de l'épaisseur de l'empilement en fonction du temps.	130
6.19	Evolution de la fraction volumique de fibres moyenne de la préforme.	130
6.20	Evolution du volume rempli en fonction du temps.	131
6.21	Evolution de la perméabilité moyenne de la préforme au cours de la compression ($0 < t < 0,001 \text{ s}$) et au cours de l'infusion ($t > 0,001 \text{ s}$).	132
6.22	Simulation 3D de l'infusion d'une résine avec remplissage du drainant. L'interface Stokes-Darcy est représentée en bleu tandis que l'interface fluide/air est représentée en rouge. Champ de déplacement (a), évolution du front de résine (b) \rightarrow (d).	133
6.23	Pièce complexe (géométrie et conditions aux limites) avec $A=0,1 \text{ m}$, $B=0,1 \text{ m}$, $C=0,1 \text{ m}$, $D=0,04 \text{ m}$ et $\beta = \frac{\pi}{4}$	134
6.24	Maillage de la pièce en 2D : 6073 éléments (3213 nœuds).	134
6.25	Maillage de la pièce en 3D : 126583 éléments (23194 nœuds).	134
6.26	Représentation des trois rectangles.	135
6.27	Définition d'un rectangle \mathcal{R}	135
6.28	Distance du nœud M au rectangle \mathcal{R}	136
6.29	Différentes régions possibles.	136
6.30	Iso-valeurs de la fonction Level-set représentant l'interface entre Stokes et Darcy en 2D. L'interface entre Stokes et Darcy est représentée en rouge.	136
6.31	Iso-valeurs de la fonction Level-set représentant l'interface entre Stokes et Darcy en 3D. L'interface entre Stokes et Darcy est représentée en rouge.	137
6.32	Simulation de l'injection d'une résine en 2D pour une perméabilité de 10^{-5} m^2 . La résine est représentée en rouge et l'air en bleu. Le temps total de la simulation est de $0,00375 \text{ s}$ et le pas de temps utilisé est de 10^{-5} s (375 incréments en temps).	139

6.33	Simulation de l'injection d'une résine en 3D pour une perméabilité de 10^{-5} m^2 . L'interface Stokes-Darcy est représentée en bleu tandis que l'interface fluide/air est représentée en rouge. Le temps total de la simulation est de 0,09 s et le pas de temps utilisé est de 0,0015 s (60 incréments en temps).	139
6.34	Simulation de l'injection d'une résine en 3D pour une perméabilité de 10^{-5} m^2 . L'interface Stokes-Darcy est représentée en bleu tandis que l'interface fluide/air est représentée en rouge. Le temps total de la simulation est de 0,09 s et le pas de temps utilisé est de 0,0015 s (60 incréments en temps).	140
6.35	Simulation de l'injection d'une résine en 2D pour une perméabilité de 10^{-8} m^2 . La résine est représentée en rouge et l'air en bleu. Le temps total de la simulation est de 0,12 s et le pas de temps utilisé est de 0,0003 s (380 incréments en temps). Temps CPU = 1591,58 s.	141
6.36	Simulation de l'injection d'une résine en 3D pour une perméabilité de 10^{-8} m^2 . L'interface Stokes-Darcy est représentée en bleu tandis que l'interface fluide/air est représentée en rouge. Le temps total de la simulation est de 0,27 s et le pas de temps utilisé est de 0,0015 s (180 incréments en temps). Temps CPU = 4734,01 s.	141
6.37	Simulation de l'injection d'une résine en 3D pour une perméabilité de 10^{-8} m^2 . L'interface Stokes-Darcy est représentée en bleu tandis que l'interface fluide/air est représentée en rouge. Le temps total de la simulation est de 0,27 s et le pas de temps utilisé est de 0,0015 s (180 incréments en temps). Temps CPU = 4734,01 s.	142
6.38	Simulation de l'injection d'une résine en 2D pour une perméabilité de 10^{-9} m^2 . La résine est représentée en rouge et l'air en bleu. Le temps total de la simulation est de 0,09 s et le pas de temps utilisé est de 0,0003 s (300 incréments en temps).	143
6.39	Simulation de l'injection d'une résine en 3D pour une perméabilité de 10^{-9} m^2 . L'interface Stokes-Darcy est représentée en bleu tandis que l'interface fluide/air est représentée en rouge. Le temps total de la simulation est de 0,75 s et le pas de temps utilisé est de 0,0015 s (500 incréments en temps).	143
6.40	Simulation de l'injection d'une résine en 3D pour une perméabilité de 10^{-9} m^2 . L'interface Stokes-Darcy est représentée en bleu tandis que l'interface fluide/air est représentée en rouge. Le temps total de la simulation est de 0,75 s et le pas de temps utilisé est de 0,0015 s (500 incréments en temps).	144
A.1	Etude d'un écoulement radial (géométrie et conditions aux limites).	152
A.2	Profil de la vitesse à l'interface avec un milieu poreux.	154
B.1	Pli de NC2 à base de fibres de carbone.	156
B.2	Empilement [0, 90] à base de fibres de carbone.	157
C.1	Procédure de calcul des déplacements - Intégration des déformations le long du chemin le plus approprié [25].	160
C.2	Cas de compression d'une préforme avec bord libre.	161

Liste des tableaux

1.1	Comparaison de différents types de fibres [40].	4
4.1	Erreurs commises pour la pression en utilisant l'élément P1+/P1. . .	54
4.2	Erreurs commises pour la vitesse en utilisant l'élément P1+/P1. . .	55
4.3	Erreurs commises en norme L^2 et en semi-norme H^1 pour la pression en utilisant l'élément P1/P1 stabilisé par une formulation multi-échelle.	66
4.4	Erreurs commises en norme L^2 pour la vitesse en utilisant l'élément P1/P1 stabilisé par une formulation multi-échelle.	67
4.5	Erreurs commises en norme L^2 pour la pression dans le domaine purement fluide Ω_s	81
4.6	Erreurs commises en norme L^2 et H^1 pour la vitesse dans le domaine purement fluide Ω_s	81
4.7	Erreurs commises en norme L^2 pour la pression et la vitesse dans le milieu poreux Ω_d	82
5.1	Mesures de déformations.	88
5.2	Résultats obtenus pour le champ de déplacement en utilisant une formulation en petites déformations.	94
5.3	Résultats obtenus pour le champ de déplacement en utilisant une formulation en grandes déformations réactualisées.	94
5.4	Résultats obtenus pour le déplacement u_x en utilisant une formulation en petites déformations réactualisées et une formulation en grandes déformations réactualisées.	96
5.5	Valeur de la porosité obtenue en utilisant les schémas d'Euler implicite et explicite en fonction du pas de temps Δt	100
5.6	Comparaison des résultats obtenus.	100
5.7	Résultats obtenus pour la compression d'une préforme plane.	106
6.1	Paramètres de la simulation numérique.	118
6.2	Paramètres de la simulation numérique.	123
6.3	Résultats numériques obtenus pour l'épaisseur de la préforme et pour la fraction volumique de fibres.	125
6.4	Paramètres de la simulation numérique.	125
6.5	Paramètres de la simulation numérique.	129
6.6	Résultats numériques obtenus pour l'épaisseur de l'empilement et pour la fraction volumique de fibres.	131

Bibliographie

- [1] S.G. ADVANI et E.M. SOZER : *Process Modeling in Composites Manufacturing*. Marcel Dekker, Inc: New York, 2002.
- [2] S.G. ADVANI et M. SOZER : *Comprehensive composite materials*, chapitre 2.23: Liquid Molding of Thermoset Composites, pages 808–890. Elsevier Science, 2001.
- [3] K.J. AHN, J.C. SEFERIS et L. LETTERMAN : Autoclave resin infusion process : analysis and prediction of resin content. *S.A.M.P.E. Quarterly*, 21(2):3–10, 1990.
- [4] V. ANTONUCCI, M. GIORDANO, L. NICOLAIS, A. CALABRO, A. CUSANO, A. CUTOLO et S. INSERRA : Resin flow monitoring in resin film infusion process. *Journal of Materials Processing Technology*, 143-144:687–692, 2003.
- [5] T. ARBOGAST et D.S. BRUNSON : A computational method for approximating a Darcy-Stokes system governing a vuggy porous medium. *Computational geosciences*, 11(3):207–218, 2007.
- [6] D.N. ARNOLD, F. BREZZI et M. FORTIN : A stable finite element for Stokes equations. *Calcolo*, 21:337 – 344, 1984.
- [7] E.J. BARBERO : *Introduction to composite materials design*. Taylor & Francis Group, 1998.
- [8] O. BASSET : *Simulation numérique d'écoulements multi fluides sur grille de calcul*. Thèse de doctorat, Ecole Nationale Supérieure des Mines de Paris, 2006.
- [9] J. BEAR : *Dynamics of Fluids in Porous Media*. Dover Publications, 1990.
- [10] G.S. BEAVERS et D.D. JOSEPH : Boundary conditions at a naturally permeable wall. *Journal of Fluid Mechanics*, 30(01):197–207, 1967.
- [11] J.M. BERTHELOT : *Matériaux composites : Comportement mécanique et analyse des structures*. Tec & Doc Lavoisier, Paris, 2005.
- [12] J. BESSON et R. FOERCH : Large scale object-oriented finite element code design. *Computer Methods in Applied Mechanics and Engineering*, 142(1-2):165 – 187, 1997.
- [13] M.A. BIOT : General theory of three dimensional consolidation. *Journal of applied physics*, 12(2):155–164, 1941.
- [14] D. C. BLEST, S. MCKEE, A. K. ZULKIFLE et P. MARSHALL : Curing simulation by autoclave resin infusion. *Composites Science and Technology*, 59(16):2297–2313, 1999.
- [15] J. BONET et D. R. WOOD. : *Nonlinear continuum mechanics for finite element*. Cambridge University Press, 1997. ISBN-13: 978-0521572729.
- [16] A. F. BOWER : *Applied Mechanics of Solids*. CRC Press, 2009. ISBN-13: 978-1439802472.

- [17] F. BREZZI, L. P. FRANCA, T. J. R. HUGHES et A. RUSSO : $b = \int g$. *Computer Methods in Applied Mechanics and Engineering*, 145(3-4):329 – 339, 1997.
- [18] H.C. BRINKMAN : A calculation of the viscous force exerted by a flowing fluid on a dense swarm of particules. *Applied science research*, A1:27–34, 1947.
- [19] A. BROOKS et T.J.R. HUGHES : Sreamline upwind/Petrov-Galerkin formulation for convection dominated flow with particular emphasis on the incompressible Navier-Stokes equations. *Computer Methods in Applied Mechanics and Engineering*, 32:199–259, 1982.
- [20] W. D. BROUWER, E. C. F. C. van HERPT et M. LABORDUS : Vacuum injection moulding for large structural applications. *Composites Part A: Applied Science and Manufacturing*, 34(6):551 – 558, 2003.
- [21] J. BRUCHON : *Etude de la formation d'une structure de mousse par simulation directe de l'expansion de bulles dans une matrice liquide polymère*. Thèse de doctorat, Ecole Nationale Supérieure des Mines de Paris, 2004.
- [22] M. J. BUNTAIN et S. BICKERTON : Compression flow permeability measurement: a continuous technique. *Composites Part A: Applied Science and Manufacturing*, 34(5):445–457, 2003.
- [23] E. BURMAN et P.HANSBO : A unified stabilized method for Stokes' and Darcy's equations. *Journal of Computational and Applied Mathematics*, 198(1):35 – 51, 2007.
- [24] J.P. CAUCHOIS : *RTM process*. Syntech, 1997. ISBN-10: 2951128606.
- [25] P. CELLE : *Couplages fluide/milieu poreux en grandes déformations pour la modélisation des procédés d'élaboration par infusion*. Thèse de doctorat, Ecole Nationale Supérieure des Mines de Saint-Etienne, 2006.
- [26] P. CELLE, S. DRAPIER et J.M. BERGHEAU : Etude d'un modèle mécanique et thermo-physico-chimique pour la mise en oeuvre de matériaux composites par infusion. *Revue des Composites et des Matériaux Avancés*, 15(3):413–419, 2005.
- [27] É. CHAMBERLAND : Solutions manufacturées en grandes déformations hyperélastiques. Mémoire de D.E.A., Université Laval, 2009.
- [28] É. CHAMBERLAND, A. FORTIN et M. FORTIN : Comparison of the performance of some finite element discretizations for large deformation elasticity problems. *Computers and Structures*, 88(11-12):664 – 673, 2010.
- [29] J. COIRIER : *Mécanique des milieux continus : cours et exercices corrigés*. Dunod, 2001. ISBN-13: 978-2100053810.
- [30] G.H. COTTET et E. MAITRE : A level set method for fluid-structure interactions with immersed surfaces. *Mathematical Models and Methods in Applied Sciences*, 16(3):415 – 438, 2006.
- [31] F. COUDERC : *Développement d'un code de calcul pour la simulation d'écoulements de fluides non miscibles. Application à la désintégration assistée d'un jet liquide par un courant gazeux*. Thèse de doctorat, Ecole nationale supérieure de l'aéronautique et de l'espace, 2007.
- [32] T. COUPEZ : Réinitialisation convective et locale des fonctions level set pour le mouvement des surfaces et d'interfaces. In *Journées Activités Universitaires de Mécanique*, La Rochelle, 2006.

- [33] B.J. DALY et A.E. PRACHT : Numerical study of density current surges. *Physics of Fluids*, 11:15–30, 1967.
- [34] H. DARCY : *Les fontaines publiques de la ville de Dijon*. Dalmont, 1856.
- [35] R. DEBAR : A method in two-d eulerian hydrodynamics. Rapport technique, UCID-19683, Lawrence Livermore National Laboratory, 1974.
- [36] M. DISCACCIATI et A. QUARTERONI : Analysis of a domain decomposition method for the coupling of Stokes and Darcy equations. *In Proceedings of ENUMATH 2001, the 4th European conference*, 2003.
- [37] J. DONEA et A. HUERTA : *Finite Element Methods for Flow Problems*. John Wiley and Sons Inc, 2003. ISBN-13: 978-0471496663.
- [38] S. DRAPIER, J. MONATTE, O. ELBOUZZAOUI et P. HENRAT : Characterization of transient through-thickness permeabilities of non crimp new concept (NC2) multiaxial fabrics. *Composites Part A: Applied Science and Manufacturing*, 36(7):877–892, 2005.
- [39] F.A.L. DULLIEN : *Porous Media : Fluid Transport and Pore Structure*, volume 21. Academic Press, New York, 1979.
- [40] M. DURSAPT : Mise en forme des matériaux composites. Cours de l’Ecole Nationale d’Ingénieurs de Saint-Etienne.
- [41] O. ELBOUZZAOUI : *Caractérisation de la perméabilité transverse de nouveaux renforts multiaxiaux cousus pour composites structuraux*. Thèse de doctorat, Ecole Nationale Supérieure des Mines de Saint-Etienne, 2004.
- [42] A. ERN : *Aide-mémoire des éléments finis*. Dunod/L’usine Nouvelle, 2005. ISBN-13: 978-2100073030.
- [43] A. FARINA et L. PREZIOSI : Non-isothermal injection molding with resin cure and preform deformability. *Composites Part A: Applied Science and Manufacturing*, 31(12):1355–1372, 2000.
- [44] A. FORTIN et A. GARON : Les éléments finis : de la théorie à la pratique, 2010. Cours de l’université de Laval.
- [45] M. FORTIN et F. BREZZI : *Mixed and Hybrid Finite Element Method*. Springer: Berlin, 1991.
- [46] D.K. GARTLING, C.E. HICKOX et R.C. GIVLER. : Simulation of coupled viscous and porous flow problems. *Computational Fluid Dynamics*, 7(1-2):23–48, 1996.
- [47] C. GEUZAINÉ et J.-F. REMACLE : Gmsh: a three-dimensional finite element mesh generator with built-in pre- and post-processing facilities. *International Journal for Numerical Methods in Engineering*, 79(11):1309–1331, 2009.
- [48] C. GEUZAINÉ et J.F. REMACLE : *GMSH*, volume 2006. <http://geuz.org/gmsh/doc/texinfo/gmsh.pdf>, <http://geuz.org/gmsh/doc/texinfo/gmsh.pdf> édition, 2006.
- [49] T.G. GUTOWSKI et AL. : Consolidation experiments for laminate composites. *Journal of Composite Materials*, 21(1):650–669, 1987.
- [50] N. L. HAN, S. S. SUH, J. M. YANG et H. T. HAHN : Resin film infusion of stitched stiffened composite panels. *Composites Part A: Applied Science and Manufacturing*, 34(3):227–236, 2003.

- [51] F.H. HARLOW et J.E. WELCH : Numerical calculation of time dependent viscous incompressible flow of fluid with free surface. *Physics of Fluids*, 8(12):2182–2189, 1965.
- [52] S.M. HASSANIZADEH : General conservation equations for multi-phase systems, 3. Constitutive theory for porous media flow. In G.F. PINDER, éditeur : *Flow through Porous Media*, pages 30–45. CML Publications, Southampton, 1983.
- [53] C. W. HIRT et B. D. NICHOLS : Volume of fluid (VOF) method for the dynamics of free boundaries. *Journal of Computational Physics*, 39(1):201 – 225, 1981.
- [54] T.J.R. HUGHES, A. MASUD et J. WAN : A stabilized mixed discontinuous galerkin method for darcy flow. *Computer Methods in Applied Mechanics and Engineering*, 195(25-28):3347 – 3381, 2006. Discontinuous Galerkin Methods.
- [55] S. C. JOSHI, X. L. LIU et Y. C. LAM : A numerical approach to the modeling of polymer curing in fibre-reinforced composites. *Composites Science and Technology*, 59(7 SU -):1003–1013, 1999.
- [56] W. JÄGER et A. MIKELIC : On the roughness-induced effective boundary conditions for an incompressible viscous flow. *Journal of Differential Equations*, 170(1):96–122, 2001.
- [57] M. R. KAMAL et S. SOUROUR : Kinetics and thermal characterization of thermoset cure. *Polymer Engineering and Science*, 13(1):59–64, 1973.
- [58] M. K. KANG, W. I. LEE et H. T. HAHN : Analysis of vacuum bag resin transfer molding process. *Composites Part A: Applied Science and Manufacturing*, 32(11):1553–1560, 2001.
- [59] T. KARPER, K.A. MARDAL et R. WINTHER : Unified finite element discretizations of coupled Darcy-Stokes flow. *Numerical Methods for Partial Differential Equations*, 25(2):311–326, 2009.
- [60] M. KAVIANY : *Principles of heat Transfer in Porous Media*. Springer-Verlag New York, New York, 1995. ISBN-13: 978-0387945507.
- [61] E. A. KEMPNER et H. T. HAHN : A unified approach to manufacturing simulation for composites. In *Proceedings of the First Korea-U.S. Workshop on Composite Materials*, Seoul, Korea, 1998.
- [62] W.J. LAYTON, F. SCHIEWECK et I. YOTOV : Coupling fluid flow with porous media flow. *SIAM Journal on Numerical Analysis*, 40(6):2195–2218, 2003.
- [63] W.I. LEE, A.C. LOOS et G.C. SPRINGER : Heat of reaction, degree of cure, and viscosity of hercules 3501-6 resin. *Journal of Composite Materials*, 16:510–520, 1982.
- [64] A.C. LOOS et J.D. MACRAE : A process simulation model for the manufacture of a blade-stiffened panel by the resin film infusion process. *Composites Science and Technology*, 56(3):273 – 289, 1996.
- [65] A. MASUD et T. J. R. HUGHES : A stabilized mixed finite element method for darcy flow. *Computer Methods in Applied Mechanics and Engineering*, 191(39-40):4341 – 4370, 2002.
- [66] A. MASUD et T.J.R. HUGHES : A stabilized mixed finite element method for Darcy flow. *Computer Methods in Applied Mechanics and Engineering*, 191(39-40):4341–4370, 2002.

- [67] K.B. NAKSHATRALA, D.Z. TURNER, K.D. HJELMSTAD et A. MASUD : A stabilized mixed finite element method for darcy flow based on a multiscale decomposition of the solution. *Computer Methods in Applied Mechanics and Engineering*, 195(33-36):4036 – 4049, 2006.
- [68] A. NEGRIER et J.C. RIGAL : Présentation des matériaux composites. *Techniques de l'ingénieur*, A7790, 1991.
- [69] W.F. NOH et P.R. WOODWARD : SLIC (Simple Line Interface Calculation). *In Proceedings of the Fifth International Conference on Numerical Methods in Fluid Dynamics Springer-Verlag New York*, volume 59, pages 330–340, 1976.
- [70] S. OSHER et J.A. SETHIAN : Fronts propagating with curvature-dependent speed: Algorithms based on hamilton-jacobi formulations. *Journal of Computational Physics*, 79(1):12 – 49, 1988.
- [71] J. PARK et M.K. KANG : A numerical simulation of the resin film infusion process. *Composite Structures*, 60(4):431 – 437, 2003.
- [72] E. PERCHAT : *MINI-Element et factorisations incomplètes pour la parallélisation d'un solveur de Stokes 2D. Application au forgeage*. Thèse de doctorat, Ecole Nationale Supérieure des Mines de Paris, 2000.
- [73] J. R. PHELAN et G. WISE : Analysis of transverse flow in aligned fibrous porous media. *Composites Part A: Applied Science and Manufacturing*, 27(1):25–34, 1996.
- [74] B. QI, J. RAJU, T KRUCKENBERG et R. STANNING : A Resin Film Infusion process for manufacture of advanced composite structures. *Composite Structures*, 47(1-4):471–476, 1999.
- [75] B. RIVIÈRE et I. YOTOV : Locally conservative coupling of Stokes and Darcy flows. *SIAM Journal on Numerical Analysis*, 42(5):1959–1977, 2005.
- [76] P.G. SAFFMAN : On the boundary condition at the surface of a porous medium. *Studies in Applied Mathematics*, L(2):93 – 101, 1971.
- [77] K. SALARI et P. KNUPP : Code verification by the method of manufactured solutions. Rapport technique, Sandia National Laboratories, 2000.
- [78] J. A. SETHIAN : *Level Set Methods and Fast Marching Methods: Evolving Interfaces in Computational Geometry, Fluid Mechanics, Computer Vision, Computer-Aided Design, Optimal Control and Material Sciences*. Cambridge University Press, 1999. ISBN-13: 978-0521645577.
- [79] M. SUSSMAN, P. SMEREKA et S. OSHER : A level set approach for computing solutions to incompressible two-phase flow. *Journal of Computational Physics*, 114(1):146 – 159, 1994.
- [80] K. TERZAGHI, R.B. PECK et G. MESRI : *Soil Mechanics in Engineering Practice*. Jones Wiley & Sons, New York, 1967. ISBN-13: 978-0471086581.
- [81] S. TOLL et J.A.E. MANSON : An analysis of the compressibility of fibre assemblies. *In Proceedings of the FRC Conference*, Newcastle upon Tyne, 1994.
- [82] J.M. URQUIZA, D. N'DRI, A. GARON et M.C. DELFOUR : Coupling Stokes and Darcy equations. *Applied Numerical Mathematics*, 58(5):525 – 538, 2008.
- [83] P. VIGNEAUX : *Méthodes Level Set pour des problèmes d'interface en microfluidique*. Thèse de doctorat, Université Sciences et Technologies - Bordeaux 1, 2007.

-
- [84] P. WANG : *Étude numérique et expérimentale de procédé d'élaboration des matériaux composites par infusion de résine*. Thèse de doctorat, Ecole Nationale supérieure des Mines de Saint-Étienne, 2010.
- [85] C. WILLIAMS, J. SUMMERSCALES et S. GROVE : Resin infusion under flexible tooling (RIFT): a review. *Composites Part A: Applied Science and Manufacturing*, 27(7):517–524, 1996.

NNT : 2010 EMSE 0591

Guillaume PACQUAUT

Stokes/Darcy coupling in a Level-set framework in Large deformations to simulate the manufacturing process by resin infusion.

Speciality : Mechanics and Engineering

Keywords : Infusion, Stokes-Darcy coupled problem, Beaver-Joseph-Saffman condition, Hughes Variational Multiscale, Level-Set.

Abstract : Manufacturing processes by resin infusion are used to elaborate composite structures with organic matrix. These processes have been developed in recent years to overcome the filling problems associated with the Resin Transfer Molding processes (RTM). They consist in infusing liquid resin through the thickness of the preforms rather than in their plane. The impregnation of the preforms by the resin is improved by reducing the distance that the resin has to travel. However, although these processes are efficient, they still remain hard to control. Indeed, the physical and mechanical properties of the final part (*i.e.* the final thickness and the fiber volume fraction) are hardly predictable.

This work proposes a numerical model to simulate the manufacturing processes by resin infusion using the finite element method. This model allows to represent the resin flow into porous preforms, which are themselves subject to large deformations. In this study, for computation efficiency, a macroscopic description is used.

In the process, a liquid zone is laying on the dry preforms. These latter are considered as a porous medium. The Stokes and the Darcy equations are used respectively to describe the resin flow into the liquid zone and into the preforms.

The originality of the model consists in using one single unstructured mesh. The discretization is ensured by using a mixed velocity-pressure formulation. Indeed, a P1/P1 formulation is employed throughout the entire discretized domain, stabilized in the Darcy region with a multi-scale formulation and in the Stokes subdomain with a hierarchical-based bubble, *i.e.* a P1+/P1 finite element. Signed distance functions are used both to represent the Stokes-Darcy interface and to capture the moving flow front. These functions permit, also, to enforce properly the interface conditions.

Concerning the deformations of the preforms, an updated Lagrangian scheme is used. In the Lagrangian formulation, the behavior of the wet preforms is represented by using the Terzaghi model in which the dry preforms have a non-linear elastic behavior. The permeability depends on the porosity through the Carman-Kozeny relationship. The porosity is determined from the mass conservation equation.

This model has been implemented in Zset and validated by benchmarks. Several numerical simulations of manufacturing processes by resin infusion are presented at the end of this manuscript. They show the robustness of the approaches implemented.

NNT : 2010 EMSE 0591

Guillaume PACQUAUT

Couplage Stokes/Darcy dans un cadre Level-set en grandes déformations pour la simulation des procédés d'élaboration par infusion de résine.

Spécialité : Mécanique et Ingénierie

Mots-clefs : Infusion, couplage Stokes-Darcy, condition de Beaver-Joseph-Saffman, Hughes Variational Multiscale, Level-Set, milieu poreux, grandes déformations.

Résumé : Les procédés par infusion de résine permettent de fabriquer des structures composites à matrice organique. Ces procédés ont été mis au point pour résoudre les problèmes de remplissage liés au procédé RTM (Resin Transfer Molding) pour la fabrication de pièces de grandes dimensions. Ils consistent à infuser une résine liquide à travers l'épaisseur des préformes fibreuses plutôt que dans le plan sous l'effet d'une pression appliquée sur l'empilement résine/renforts. L'imprégnation des préformes par la résine est améliorée compte tenu des faibles distances de parcours de la résine. Cependant, bien que ces procédés soient efficaces, ils restent encore mal maîtrisés. En effet, les caractéristiques physiques et mécaniques de la pièce finale (notamment les épaisseurs et les fractions volumiques de fibres) sont difficilement prévisibles à l'heure actuelle.

Ce travail de recherche propose un modèle numérique multi-physique pour simuler les procédés par infusion de résine. Ce modèle permet de représenter l'écoulement d'une résine liquide dans des préformes poreuses subissant de grandes déformations. Dans cette étude, une modélisation macroscopique isotherme est utilisée.

Au niveau du procédé, une zone de résine liquide est déposée sur les préformes. Ces dernières étant considérées comme un milieu poreux. Les équations de Stokes et de Darcy sont utilisées pour modéliser l'écoulement de la résine respectivement dans le drainant et dans les préformes.

L'originalité du modèle réside dans le fait qu'un seul maillage est utilisé pour les deux milieux. La discrétisation est réalisée avec des éléments mixtes : dans Stokes, des éléments P1+/P1 sont utilisés et dans Darcy, des éléments P1/P1 stabilisés avec une formulation multi-échelle sont employés. Des fonctions distances signées sont utilisées pour représenter l'interface entre Stokes-Darcy et pour représenter le front de résine. Ces fonctions distances signées permettent aussi d'imposer les conditions de continuité et de Beaver-Joseph-Saffman sur cette interface.

Concernant la déformation des préformes, une formulation Lagrangienne réactualisée est utilisée. Dans cette formulation Lagrangienne, le comportement des préformes humides est représenté à l'aide du modèle de Terzaghi dans lequel les préformes sèches ont un comportement élastique non-linéaire. La perméabilité, qui est déterminée en utilisant la relation de Carman-Kozeny, dépend de la porosité. Celle-ci est déterminée à partir de l'équation de conservation de la masse.

Ce modèle a été implémenté dans ZéBuLoN et validé par des cas tests. Plusieurs simulations numériques d'infusion de résine, présentées à la fin de ce manuscrit, montrent la robustesse des approches mises en place.