

Leçon n°8 : Notion de viscosité, écoulement visqueux

Niveau	Licence
Prérequis	Approximation des milieux continus Dérivée particulaire Statique des fluides
Biblio	J'intègre : PC, Dunod Hydrodynamique physique Guyon
Plan	<ul style="list-style-type: none">I. <u>Viscosité des fluides</u><ul style="list-style-type: none">1. Expérience2. Viscosité dynamique3. Fluide Newtonien4. Equivalent volumique de la force viscosité de cisaillement : l'équation de Navier StokesII. <u>Régimes d'écoulements</u><ul style="list-style-type: none">1. Transport diffusif de mouvement<ul style="list-style-type: none">a. Equation de diffusionb. Vecteur densité de courant de diffusionc. Temps caractéristique de diffusion2. Transport convectif de quantité de mouvement3. Nombre de ReynoldsIII. <u>Couette plan</u><ul style="list-style-type: none">a. Champ des vitessesb. Conditions limites

Remarques :

Ecourter l'exemple si plus de temps

Attention niveau sonore !

Pas de bleu ou rouge !

En intro choix pédagogique

Sympa mais compliqué de suivre l'ensemble des dates.

L'expérience bien mais explication attention car les deux bords entre en jeu. Petite quantité pour que ce ne soit que le fond qui emporterait. Particule plus proche des deux bords sont emportées en premier.

Uniquement fluide newtonien.

Questions :

- Pourquoi Navier Stokes aussi bas alors qu'utiliser plus haut ?
Le mettre en grand deux, car le reste sont des simplifications, permet d'avoir l'exemple puis cas général.
- Commentaire physique sur le Pa.s pour donner un sens aux valeurs ?
Par exemple, eau et mille fois plus visqueux que l'air, eau tourne plus rapidement que l'air.
- Définition fluide newtonien ?
- Introduction du taux de cisaillement pourquoi ?
Écriture général des forces. Pas besoin d'en parler car c'est la même chose avec la forme non général quand on dit état cst.
- Exemples de fluide non newtonien ? Dentifrice, maïzena. Non linéaire. Fluide réoépaississant ou réofluidifiant.
- De quoi dépend éta s'il n'est pas constant ? Comment varie éta ?
Vitesse ou force.
- Avec l'équation de diffusion on peut avoir quelque chose de réversible :
gysérine entre deux cylindres avec de l'encre. Est-ce réversible ou non sachant que c'est une équation de diffusion ?

Deux solutions négative et positive. Réversibilité cinématique et non d'un point de vue thermodynamique. Car l'opérateur a apporté de l'énergie dans les deux sens. Si ça avait été réversible il aurait fallu que l'énergie lui soit restitué. Il faut changer les conditions initiales.

- C'est quoi la définition du transport convectif ? v.gard v, associé
- Si on applique cette équation à des ondes sonores que se passe t-il ?
Il manque un terme dans NS qui prend en compte la viscosité. Autrement NS ne permet pas de décrire l'atténuation des ondes sonores.
- Champs de vitesses dans une OPPM ? Mouvement particule de fluide ?
 $u = a \cos(\omega t - kx)$
- Mettre une image des évolutions des écoulements en fonction du nombre de Reynolds.

A faible Re \rightarrow écoulement visqueux. Plus c'est visqueux plus les déformations s'étendent loin.

Allé de Van der mal à partir d'un certain nombre de Reynolds

Puis régime très turbulent : a un moment elle remonte dans la couche limite qui diminue la turbulence totale.

- Importance de la forme du Re ?
- Pourquoi limite à 2000 ? Uniquement pour une forme. Principe de similitude.
- C'est quoi le principe de similitude ? Re très puissant pour une forme donnée, pour cette forme décrit totalement par Re .
- Différence entre le comportement laminaire visqueux et laminaire parfait ?
- Où intervient la couche limite ? Terme en η laplacien non négligeable pour grand Re alors on coupe \rightarrow couche limite

Foy aile sous l'eau

- Peut-on parler de couche limite si on est dans le régime visqueux ? Tout le fluide devient la couche limite car η laplacien est prépondérant.
- Application couette plan ? Invariance et symétrie, hyp sys infini. Invariance par translation U_x et $u_z \rightarrow p(y)$ et $v(y)$. Plan antisymétrique en yz , v est perpendiculaire donc en u_x . $v(M,t) = v_x(y,t)u_x$
- Que se passe-t-il si on prend une vitesse de la plaque qui oscille ? $(v.grad)v = 0 \rightarrow \mu dv/dt = \eta$ laplacien de v . Champ ressemble à un adn. Retrouve l'effet de peau.

force tangentielle de cisaillement exercée / le fluide
au dessus de l'ordonnée y sur une surface dS du fluide
situé en dessous.

$$\overrightarrow{dF_{\text{visc}}} = \eta \, dS \, \frac{\partial v_x}{\partial y}(y, t) \overrightarrow{u_y}.$$

η viscosité dynamique du fluide Pa.s.

diapo.

3) Fluides newtoniens.

$$\overrightarrow{dF_{\text{visc}}} = \eta \, dS \, \frac{\partial v_x}{\partial y} \overrightarrow{u_y}$$

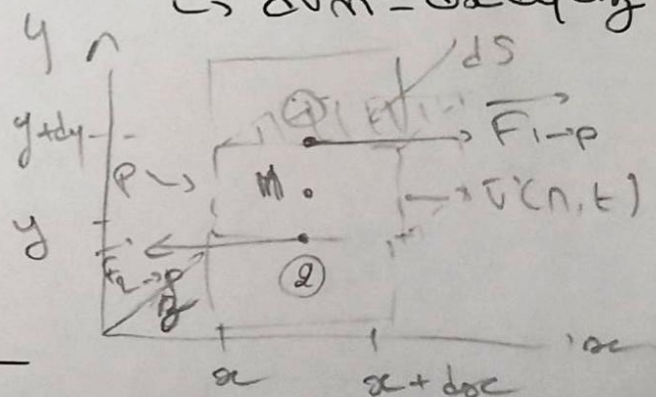
→ fluide dont la viscosité est cte η l'intensité du cisaillement $\dot{\gamma}$ lui est appliqué.

4) Equivalent volumique de la force de viscosité de cisaillement.

On reprend notre ex précédent → P = volume
 $\hookrightarrow dV = dx dy dz$

compris entre x et $x + dx$

y
 z



$$\vec{F}_{\text{visc} \text{ ①} \rightarrow P} = \eta dS \frac{\partial v}{\partial y}(y+dy, t) \vec{u}_x$$

$$\vec{F}_{\text{visc} \text{ ②} \rightarrow P} = -\eta dS \frac{\partial v}{\partial y}(y, t) \vec{u}_x$$

$$\vec{F}_{\text{visc}} = \vec{F}_{\text{visc} \text{ ①} \rightarrow P} + \vec{F}_{\text{visc} \text{ ②} \rightarrow P}$$

$$= \eta dS \left(\frac{\partial v}{\partial y}(y+dy, t) - \frac{\partial v}{\partial y}(y, t) \right) \vec{u}_x$$

② en dessous de P.
 et ① force visc. de cis
 est au dessus sur en
 dessous... ②

DL 1^{er} ordre en dy : $\vec{dF}_{\text{visc}} = \eta dx dy dz \frac{\partial^2 v_x}{\partial y^2}(y, t) \vec{u}_x$

$$\vec{dF}_{\text{visc}} = \eta \Delta \vec{v} dV \quad \text{"} \Delta v_x \vec{u}_x \equiv \Delta \vec{v}$$

eq. volumique des forces de viscosité $\vec{f}_{\text{visc}} = \eta \Delta \vec{v}$

L - Newtonien + incompressible.

Equation de Navier
Stokes

2^{de} Loi de Newton:

$$\rho \frac{D\vec{v}}{Dt} = (-\text{grad } p) dV + \eta \frac{\partial^2 \vec{v}}{\partial y^2} + \int_V dV.$$

avec \vec{f}_v : la densité volumique des actions à distance.

En se limitant au poids: $\vec{f}_v = \rho \vec{g}$

$$\boxed{\rho} \left(\frac{\partial \vec{v}}{\partial t} + \underbrace{\left(\vec{v} \cdot \text{grad} \right) \vec{v}}_{\text{terme convectif}} \right) = -\text{grad } p + \underbrace{\left[\eta \Delta \vec{v} \right]}_{\text{terme diffusif}} + \rho \vec{g}$$

II - Régimes d'écoulements.

1) Transport diffusif de qte de mment.

Les part de fluides de \rightarrow élevée transmettent de mome en proche leur qte de mment aux part de \rightarrow + faible (transp. \perp à la dirⁿ de l'écoulement)

a) eq^e de diffusion

part : $dV = dx dy dz$

S'exercent sur elle :

- forces visqueuses $d\vec{F}_{\text{visc}} = \eta dV \frac{\partial^2 v_x}{\partial y^2} \vec{u}_x$

- forces pressantes $d\vec{F} = - \text{grad } p dV$

On considère les plaques infinies \rightarrow ϕ effet de bord

$p(x) = p(y)$.

2^e loi de CP de (R) galiléen:

$$\rho dV \frac{D\vec{v}}{Dt} = - \text{grad } p dV + \eta dV \frac{\partial^2 v_x}{\partial y^2} \vec{u}_x$$

\vec{u}_x
($\rho dV (\frac{d\vec{v}}{dt} + \vec{v} \cdot \text{grad } \vec{v}) / \vec{u}_x = - \frac{dp(y)}{dx} dV \vec{u}_x + \eta dV \frac{\partial^2 v_x}{\partial y^2} \vec{u}_x$

$$\rho dV \frac{\partial v_x}{\partial t} + \rho dV v_x \frac{\partial v_x}{\partial x} = \eta dV \frac{\partial^2 v_x}{\partial y^2}$$

$$\frac{\partial^2 v_x}{\partial y^2} - \frac{\rho}{\eta} \frac{\partial v_x}{\partial t} = 0$$

$\nu \text{ (m}^2 \cdot \text{s}^{-1}\text{)}$
viscosité cinématique

qté de mient volumiq selon \vec{v}

$$L \rightarrow P_{v, x} = \rho V_{v, x}$$

eq de
diff =

$$\frac{\partial^2 P_{v, x}}{\partial y^2} - \frac{1}{\nu} \frac{\partial P_{v, x}}{\partial t} = 0.$$

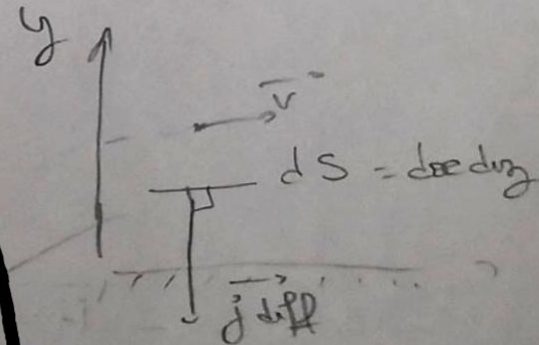
b) vect densité de courant \vec{j} diff = qté de mient volumiq
q traverse une surface unitaire droite / unité de tps.

~~1 - mient qté de mient p t dt:~~

$$\Delta Q = \int_V \frac{\partial \rho}{\partial t} dV = \int_V \frac{\partial}{\partial t} (\rho dV) = \frac{d}{dt} \int_V \rho dV$$

~~Or d'ap eq de diff = :~~

$$\frac{d P_{v, x}}{dt} = \nu \frac{\partial^2 P_{v, x}}{\partial y^2} = \nu \frac{\partial^2 P_{v, x}}{\partial y^2}$$





$$\vec{j}_{\text{diff}} = -D \vec{\text{grad}}(P_{V, \alpha}).$$

C) Tps caract. de diffusion:

$$\frac{\partial^2}{\partial y^2} P_{V, \alpha} - \frac{1}{D} \frac{\partial P_{V, \alpha}}{\partial t} = 0.$$

Dimensionnement : $\frac{P_V}{L^2} \sim \frac{1}{D} \frac{P_V}{\tau_{\text{diff}}}$

$$\tau_{\text{diff}} \sim \frac{a^2}{D}$$

L distance caract.
de l'écoulement

$$\tau \sim \frac{(1 \cdot 10^{-2})^2}{10^{-3} / 10^3}$$

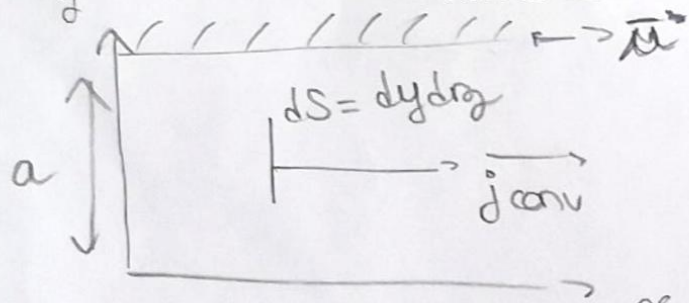
$$\sim 100 \text{ s}$$

$$\rho_{\text{eau}} = 10^3 \text{ kg} \cdot \text{m}^{-3}$$

2) Transport convectif de q_{té} de mvent -

Transport dû, dans le sens de l'écoulement
au déplacement de fluide

g vecteur densité de courant de convection:



~~$$dP_{conv} = j_{conv} dS \vec{u}$$~~

$$\Rightarrow j_{conv} = Pr, \alpha \vec{v} = (Pr \alpha) \vec{v}$$

$$\gamma_{conv} = \frac{a}{L}$$

$v = v \rightarrow$ caract de l'écoulement.

3) Nbre de Reynolds.

caract. Reynolds

caractérise l'importance relative du transport de qté de mient convectif \propto diffusif.

$$j_{diff} = -\eta \text{grad}(Pr \alpha) \sim \eta \frac{Pr \alpha}{L} = \frac{\eta v}{L}$$

$$j_{conv} = (Pr \alpha) \vec{v} \sim Pr \alpha v \sim \frac{\eta}{2} v^2$$

$$Re = \frac{\text{flux conv de qté de mient}}{\text{diff}} = \frac{j_{conv}}{j_{diff}} = \frac{Pr \alpha v^2}{\frac{\eta v}{L}} = \frac{Pr \alpha v L}{\eta}$$

$$Re = \frac{\gamma_{diff}}{\gamma_{conv}}$$

laminaire

idem.

transite

turbulents

2000

3000

γ_{diff}
 γ_{conv}



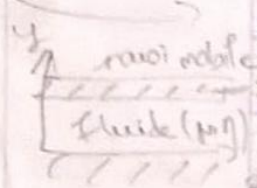
bien def.

appait = de
pour billions.

blanche limite
zone dans laquelle
le γ_{diff} des γ_{conv} varie
→ A proximité d'un
obstacle.
proche CL:
 $\gamma_{diff} > \gamma_{conv}$

loin CL:
 $\gamma_{conv} > \gamma_{diff}$
CL: $\gamma_{diff} \sim \gamma_{conv}$
 $L > Re$

III - Coulement // = écoulement par lequel le terme convectif $(\vec{v} \cdot \vec{\text{grad}}) \vec{v} = 0$ (qq soit ρ_0)



ex : Couette plan

a) Choix de \vec{u}_x et \vec{u}_y

hyp :

1) écoulement stationnaire

$$\frac{\partial \vec{v}}{\partial t} = 0$$

2) parois considérées ∞ infinies

\rightarrow invariance / translation

selon \vec{u}_x et \vec{u}_y du sy (plaq mobile) donc les champs associés à l'écoulement $p(n, t)$ et $\vec{v}(n, t)$ ne dépendent que de y . (d'effet de bord)

3) les lignes de courant sont selon \vec{u}_x : écoulement

laminaire : $\vec{v}(n, t) = v_x(y, t) \vec{u}_x$

$$\begin{aligned} \text{On a } (\vec{v} \cdot \vec{\text{grad}}) \vec{v} &= v_x \vec{u}_x \left(\frac{\partial}{\partial x} \vec{u}_x + \frac{\partial}{\partial y} v_y + \frac{\partial}{\partial z} \vec{u}_z \right) \vec{u}_x \\ &= \left(v_x \frac{\partial}{\partial x} \right) v_x(y, t) \vec{u}_x = 0 \Rightarrow \text{écoulement} // \end{aligned}$$

4) fluide newtonien, écoulement incompressible

$$\rightarrow \text{Navier Stokes } \rho \left(\frac{\partial \vec{v}}{\partial t} + \vec{v} \cdot \vec{\text{grad}} \vec{v} \right) = -\vec{\text{grad}} p + \eta \Delta \vec{v} + \rho \vec{g}$$

$$(\Delta \vec{v} = \Delta v_x \vec{u}_x = \frac{\partial^2 v_x}{\partial y^2} \vec{u}_x)$$

$$\text{projection selon } \vec{u}_y : -\frac{dp}{dy} - \rho g = 0 \rightarrow p(y) = -\rho g y + \text{cte.}$$

*

$$\text{projection selon } \vec{u}_x : \eta \frac{\partial^2 v_x}{\partial y^2} = 0 \rightarrow v_x(y) = Ay + B$$

$$1) \text{ CL : } v_x(y=0) = B = 0$$

$$v_x(y=a) = A \times a = u \Rightarrow A = \frac{u}{a}$$

Profil linéaire
D'où $\vec{v}(n) = \frac{u}{a} y \vec{u}_x$

IV- Application dans un écoulement parallèle : Couette Plan

*

CL \rightarrow co' genre de respiration : écoulement
adhère aux parois : $\bar{v}'_{\text{fluide}}(n,t) = \bar{v}'_{\text{paroi}}(n,t)$

Conclusion :

D'autres app possible \rightarrow poiseuille plan où la
CLP des \rightarrow suit ce paramètre TD.

App \circ poiseuille cylindrique \rightarrow médecine bien entrer le
débit volumique et ne \neq ce de p^v . (vaisseaux sanguins) $Q_v = \frac{\pi R^4}{8 \eta L} (\Delta p)$

Juste pour l'avoir en tête pour les questions

Autre ex d'écoulement // \rightarrow Ecoulement de Poiseuille cylindrique
 \rightarrow impose / un gradient de vitesse le long d'une conduite
 cylindrique d'axe Ox , de longueur L , rayon R

$$CL: p(x=0) = p_e \quad p(x=L) = p_s$$

- hyp: 1) écoulement incompressible d'un fluide newtonien
 2) écoulement stationnaire
 3) lignes de courant selon \vec{u}_x
 4) Conduite horizontale, effet de la pesanteur négligé
 \rightarrow invariance / relatif ϕ selon O
 $\rightarrow v(r, x, t) = v_x(r, x, t) \vec{u}_x$

Écoulement incompressible $\rightarrow \text{div} \vec{v} = 0 = \frac{\partial v_x}{\partial x}$

$$\text{Donc } (\vec{v} \cdot \text{grad}) \vec{v} = v_x \frac{\partial v_x(r, x, t)}{\partial x} \vec{u}_x = 0$$

$$\text{Eq de Navier Stokes: } \rho \left(\frac{\partial \vec{v}}{\partial t} + \vec{v} \cdot \text{grad} \vec{v} \right) = \text{grad} p + \eta \Delta \vec{v} + \vec{f}_v$$

$\vec{v} = 0$ $\vec{v} = 0$ $\vec{v} = 0$ $\vec{v} = 0$

$$-\text{grad} p + \eta \Delta \vec{v} = \vec{0} \quad \vec{v}(r) = v_x(r) \vec{u}_x \quad \Delta \vec{v} = \frac{1}{r} \frac{d}{dr} \left(r \frac{dv_x}{dr} \right) \vec{u}_x$$

$$\bullet \text{ selon } \vec{u}_x: - \frac{dp}{dx} + \eta \frac{1}{r} \frac{d}{dr} \left(r \frac{dv_x}{dr} \right) = 0$$

$$\frac{dp}{dx} = \frac{\eta}{r} \frac{d}{dr} \left(r \frac{dv_x}{dr} \right) = k$$

$$\frac{dp}{dx} = k$$

$$p(x) = kx + k'$$

$$CL: p(x=0) = k' = p_e$$

$$p(x=L) = kL + p_e = p_s$$

$$k = \frac{p_s - p_e}{L}$$

$$p(x) = \frac{p_s - p_e}{L} x + p_e$$

$$\text{ce q nous donne } \frac{\eta}{r} \frac{d}{dr} \left(r \frac{dv_x}{dr} \right) = \frac{p_s - p_e}{L}$$

$$\frac{r dv_x}{dr} = \frac{p_s - p_e}{2\eta L} r^2 + A$$

$$\frac{dv_x}{dr} = \frac{p_s - p_e}{2\eta L} r + \frac{A}{r}$$

$$v_x = \frac{p_s - p_e}{4\eta L} r^2 + A \ln r + B$$

$\neq 0$ sinon diverge

$$CL: v_{ae}(r=R) = \frac{P_s - P_e}{4\eta L} R^2 + B = 0 \quad B = -\frac{P_s - P_e}{4\eta L} R^2$$

$$\vec{v}(r) = \frac{P_e - P_s}{4\eta L} (R^2 - r^2) \vec{u}_x = \text{profil parabolique}$$

$$v_{max} = v(r=0) = \frac{P_e - P_s}{4\eta L} R^2 \vec{u}_x$$

Loi de Hagen Poiseuille = expression du débit en travers
une section droite (E) de la conduite, valable en
écoulement laminaire
 $Dv = \iint_{NE(E)} \vec{v}(r) \cdot d\vec{S}_n$
 $\hookrightarrow r dr d\theta$ (1 de débit)

Si on divise la conduite
en 16 parties, on divise le débit

$$Dv = \frac{P_e - P_s}{4\eta L} \int_0^R (R^2 - r^2) r dr \int_0^{2\pi} d\theta$$

$$\Rightarrow Dv = \frac{\pi R^4}{8\eta L} (P_e - P_s) \quad \text{conduite cylindrique}$$

Analogies électrocinétiques

$$Dv \xrightarrow{m^3 s^{-1}} I$$

$$Pa \rightarrow \Delta p = P_e - P_s \xrightarrow{} U = \Delta v$$

$$\text{Comme } U = R I \Rightarrow R = \frac{U}{I}$$

$$\Delta p = R_{hyd} Dv$$

$$\text{On obtient la résistance hydraulique } R_{hyd} = \frac{8\eta L}{\pi R^4}$$

Puissance = force \times vitesse

$$P = R I^2$$

$$P_{hyd} = R_{hyd} Dv^2$$

Régime permanent qd v_{lim} est atteinte $\rightarrow \vec{a} = \vec{0}$

$$\text{forces de trainée : } Re \ll 1 \quad \vec{T} = -6\pi\eta_{env} R \vec{v}_{lim}$$

$Re \gg 10^3$ Coefficient de trainée constant

$$\vec{T} = \frac{1}{2} C_x N_{env} S_{lim}^2 \left(\frac{-\vec{v}}{\|\vec{v}\|} \right)$$

Check on internet