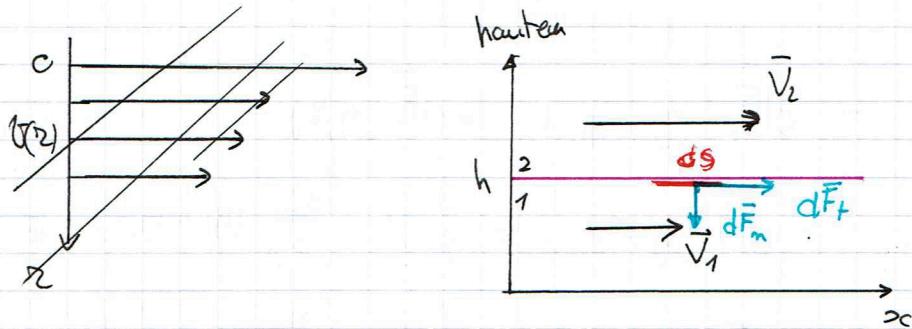


03 Notions de viscosité d'un fluide

Ecoulement visqueux.

S'expérience de Poiseuille montre que le fluide est entraîné ce qui ne peut s'expliquer qu'avec une relation de proche en proche



On peut exprimer la force tangentielle \vec{F}_t par

$$\vec{F}_t = d\vec{F}_{t \rightarrow 2} = \eta dS \frac{\partial v_x}{\partial y} \hat{e}_x \quad \left(\text{d'o } \frac{\partial v_x}{\partial y} : \text{ débit par unité de surface} \right)$$

\Rightarrow La couche 2 accélère la couche 1 et la couche 1 freine la couche 2

η est la viscosité dynamique en Poisseuille : Pa.s

Cette relation est définie au fluide Newtonien avec $\eta = \text{cst}$

On peut avoir $\eta = \eta(\dot{\gamma}) = \eta \left(\frac{\partial v_x}{\partial y} \right) = F \left(\frac{\partial v_x}{\partial y} \right) = \eta \left(\frac{\partial v_x}{\partial y} \right) = \eta(\dot{\gamma})$

si $\eta \left(\frac{\partial v_x}{\partial y} \right)$ grand $\frac{\partial v_x}{\partial y}$: rhéofluidifiant (sang, ...)

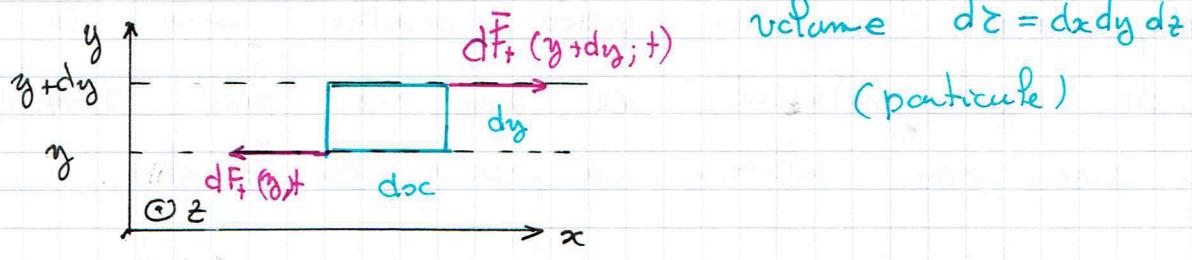
si $\eta \left(\frac{\partial v_x}{\partial y} \right)$ grand $\frac{\partial v_x}{\partial y}$: rhéopassif (coton + eau, maïzena)

+ Comportement visco-élastique

Le fluide peut être fluide ; visqueux ou complexe en fonction du temps d'observation par rapport à son temps de relaxation.

Dynamique d'un écoulement visqueux

Forces volumiques dues aux contraintes visqueuses



$$d\vec{F}_{\text{tot}} = d\vec{F}_t(y+dy, t) + d\vec{F}_t(y, t)$$

on a donc $d\vec{F}_t(y+dy, t) = \eta dS \frac{\partial u_x}{\partial y}(y+dy, t) \hat{e}_x$ $dS = dx dy$

et

$$d\vec{F}_t(y, t) = -\eta dS \frac{\partial u_x}{\partial y}(y, t) \hat{e}_x$$

$$\Rightarrow d\vec{F}_{\text{tot}} = \eta dS \left[\frac{\partial u_x}{\partial y}(y+dy, t) - \frac{\partial u_x}{\partial y}(y, t) \right] \hat{e}_x$$

$$= \eta dS dy \frac{\partial^2 u_x}{\partial y^2}(y, t) \hat{e}_x$$

$$= \eta d\bar{v} \frac{\partial^2 u_x}{\partial y^2}(y, t) \hat{e}_x \quad \text{et} \quad \vec{P}_v = \eta \frac{\partial^2 u_x}{\partial y^2}(y, t) \hat{e}_x$$

en 3D

$$\underline{\vec{P}_v} = \eta \nabla \Delta \vec{v}$$

On rajoute ce terme à l'équation d'Euler et on trouve Navier - Stokes

$$\cancel{\rho \left(\frac{\partial \vec{v}}{\partial t} + (\vec{v} \cdot \nabla) \vec{v} \right)} = - \nabla P + \eta \Delta \vec{v} + \vec{f}_{\text{ext}}$$

Ceci pour un fluide incompressible $\cancel{\text{div } \vec{v} = 0}$

2 Constantes d'intégration pour P et \vec{v} . On les détermine à partir des conditions limites.

- continuité de u_t à travers l'interface
- continuité de u_n et donc P à pression
- continuité de P à contrainte tangentielle

Les termes qui comparaissent pour la résolution de NS sont les termes convection (non linéaires) et le terme du second ordre.

On peut les évaluer pour justifier de les négliger.

Soit D l'échelle caractéristique du problème

$$\|\rho (\vec{v} \text{ grad}) \vec{v}\| \approx \rho \frac{v^2}{D} \quad \text{et} \quad \|\eta \Delta \vec{v}\| \approx \eta \frac{v}{D^2}$$

$$\Rightarrow \text{nbr sans dimension : Reynolds} \quad Re = \frac{\text{terme convection}}{\text{terme visqueux}} = \frac{\rho v D}{\eta}$$

Re $\ll 1$; terme convection négligeable

Ecoulement lamininaire essentiellement visqueux

Re $\gg 1$; effets visqueux sur les bords (couche limite)

\Rightarrow Équation d'Euler

Ecoulement turbulent si Re augmente $\sim Re > 10^5$

ce n'est pas évident

Ex: balle de tennis à 100 km/h $\rightarrow Re \sim 10^5$

Si on néglige le terme convection $\Rightarrow Re \ll 1$

$$\Rightarrow \text{NS devient } \rho \frac{\partial \vec{v}}{\partial t} = \eta \Delta \vec{v}$$

$$\Rightarrow \frac{\partial \vec{v}}{\partial t} = \nu \Delta \vec{v}$$

$$\nu = \frac{\eta}{\rho} \quad \begin{matrix} \text{viscosité} \\ \text{cinétique} \end{matrix}$$

On a une équation de diffusion

et le coef de diffusion est ν

\Rightarrow diffusion de la quantité de mouvement

$$+ \sum_{\text{diff}} = \frac{L^2}{\nu} \quad \text{et} \quad \tau_{\text{diff}} = \frac{L}{\nu} \quad \Rightarrow \quad Re = \frac{\tau_{\text{diff}}}{\tau_{\text{convection}}}$$

τ : temps caractéristique

Se viscosimétrie de Corlette (voir slide)

cylindre 2 : $\bar{\omega} = \omega \bar{u}_z$

cylindre 1 immobile en régime stationnaire, dég
coordonnées cylindriques

→ invariance par θ

→ invariance par translation z

$$\Rightarrow p = p(r) \quad \text{et} \quad \bar{v} = \bar{v}(r)$$

1) fluide incompressible : $\operatorname{div}(\bar{v}) = 0$

en cylindrique

$$\frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} (r u_r) + \frac{1}{r} \frac{\partial u_\theta}{\partial \theta} + \frac{\partial u_z}{\partial z} = 0$$

$$\Rightarrow \frac{1}{r} \frac{\partial}{\partial r} (r u_r) = 0 \quad \Rightarrow \quad \underline{r u_r(r) = \text{cst}}$$

condition d'imperméabilité à $r=r_1$ $u_r(r_1)=0$

d'où $\forall r \quad r u_r(r_1) = r_1 u_r(r_1) = 0 \quad \text{i.e.} \quad \underline{u_r(r) = 0 \quad \forall r}$

2) NS en régime stationnaire

$$\rho (\bar{v} \cdot \bar{g}^{\text{local}}) \bar{v} = -\bar{g}^{\text{local}} \rho + \eta \Delta \bar{v} + \rho \bar{g}$$

On projette en θ

$$\rho \left(\frac{u_\theta}{r} \frac{\partial}{\partial \theta} + u_z \frac{\partial}{\partial z} \right) \bar{v} = \eta \left(\frac{\partial^2 u_\theta}{\partial r^2} + \frac{1}{r} \frac{\partial u_\theta}{\partial r} - \frac{u_\theta}{r^2} \right)$$

a $\bar{v} = \bar{v}(r)$ d'où

$$0 = \eta \left(\frac{\partial^2 u_\theta}{\partial r^2} + \frac{1}{r} \frac{\partial u_\theta}{\partial r} - \frac{u_\theta}{r^2} \right)$$

$$\Rightarrow \frac{d}{dr} \left(\frac{\partial u_\theta}{\partial r} + \frac{u_\theta}{r} \right)$$

$$\Rightarrow \frac{d u_\theta}{d r} + \frac{u_\theta}{r} = Q$$

\Rightarrow D'abord la équation homogène $\dot{V}_0 + \frac{U_0}{\rho} = 0$

$$\Rightarrow U_0 = K \cdot \frac{1}{\rho}$$

\Rightarrow méthode de variation de P_a constante : $U_0 = K(r) \cdot \frac{1}{\rho}$

on insède dans l'éq diff pour trouver $K(r)$

$$\Rightarrow \text{solution générale } U_0(r) = \frac{Q r^2}{2} + \frac{K}{\rho r}$$

on résout avec les conditions aux limites :

Condition d'adhérence sur R_1 et R_2

$$U_0(R_1) = 0 \quad \text{et} \quad U_0(R_2) = \omega R_2$$

$$\Downarrow \\ K = - \frac{Q R_1^2}{2}$$

$$\Downarrow \\ \omega R_2 = \frac{Q R_2}{2} - \frac{Q R_1^2}{2 R_2} \\ = \frac{Q}{2} \left(R_2 - \frac{R_1^2}{R_2} \right) \\ \Rightarrow Q = \frac{2 \omega R_2}{R_2^2 - R_1^2} = \frac{2 \omega R_2^2}{R_2^2 - R_1^2}$$

$$\Rightarrow U_0(r) = \frac{\omega R_2^2}{2} \frac{r^2 - R_1^2}{R_2^2 - R_1^2}$$

3)

On cherche P_a face tangentielle du fluide sur le cylindre

$$\begin{aligned} \vec{dF}_{\text{fluid} \rightarrow 1} &= \eta \left. \frac{\partial U_0}{\partial r} \right|_{r=R_1} dS \vec{e}_\theta \\ &= \eta \frac{\omega R_2^2}{R_1} \frac{1}{R_2^2 - R_1^2} (2R_1 - \cancel{R_1^2}) dS \vec{e}_\theta \\ &= \frac{2 \eta \omega R_2^2 \cancel{R_1}}{R_2^2 - R_1^2} dS \vec{e}_\theta \end{aligned}$$

et le moment exercé par P_a face au plan Oz

$$dM = R_1 dF = \frac{2 \eta \omega R_2^2 R_1}{R_2^2 - R_1^2}$$

Sur l'ensemble du cylindre

$$\Gamma = \frac{4\pi \eta \omega L R_2^2 R_1^2}{R_2^2 - R_1^2}$$

Le moment dynamique du pendule de torsion est C dég

$$\Rightarrow \gamma = \frac{C(R_2^2 - R_1^2)}{4\pi \eta \omega R_2^2 R_1^2 L} \text{ dég}$$

(On a négligé les effets de bords)