

Chapitre 1: Hydrostatique

Mécan. Flu 1

Unité de P : $P_a = N \cdot m^{-2} = kg \cdot m^{-1} \cdot s^{-2}$

↑ orienté vers l'ext.

Force exercée à travers dS par le fluide sur le solide: $d\vec{F} = -P \times dS \times \vec{n}$

Equation fondamentale de l'hydrostatique:

Fluide au repos ou uniformément accéléré, dans un champ de pesanteur $\vec{g} = -g \vec{e}_z$.

$$d\vec{F} = [-\vec{\nabla}P + \rho \vec{g}] dV. \Rightarrow \text{PFD: } [-\vec{\nabla}P + \rho \vec{g}] dV = m \vec{a} = \rho dV \vec{a}.$$

(Forme locale: $-\vec{\nabla}P + \rho \vec{g} = \rho \vec{a}$.)

Force hydrostatique sur une surface immergée S :

$$\vec{F} = \iint_S d\vec{F} = \iint_S -P \vec{n} dS.$$

Cas particulier d'une surface fermée:

$$\vec{F} = \oint_S -P \vec{n} dS = - \iiint_V \vec{\nabla}P dV$$

Fluide au repos: $-\vec{\nabla}P + \rho \vec{g} = 0 \quad \vec{F} = -g \iiint_V \rho dV = -mg$.

↳ relatif au fluide et non au solide!

Pour les fluides incompressibles ($\rho = \text{cte}$)

$$P(z) = P_0 + \rho g(z_0 - z) = P_0 + \rho gh.$$

Pour les fluides compressibles:

- Gaz parfait: $\rho = \frac{PM}{RT}$ d'où $P(z) = P(z_0) e^{\left(\frac{-\rho g (z-z_0)}{P}\right)}$ en isotherme

Chapitre 2: Tension de surface

Tension de surface $\rightarrow$ l.e. 1 φ condensé et un gaz

Tension interfaciale $\rightarrow$ l.e. 2 φ condensés.

$\neq$ de P sur une surface courbe : $\Delta P = \gamma \left(\frac{1}{R_1} + \frac{1}{R_2} \right)$

$N.m^{-1} = J.m^{-2}$

$\Rightarrow$ Surface du fluide sous tension : $\delta F = \gamma \delta L \Rightarrow \gamma = \frac{\delta F}{\delta L} = \frac{\delta W}{\delta A}$

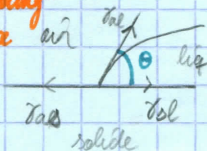
Energie plus élevée des molécules à la surface : $\delta W = \gamma \delta A$

$\gamma_{eau} = 0,072 N.m^{-1}$

Pression de Laplace : $\Delta P = \frac{2\gamma}{R}$

Equation de Young-Laplace

Sur l'axe horizontal : $\gamma_{as} = \gamma_{sl} + \gamma_{se} \cos \theta$



Surface hydrophobe : $\cos \theta < 0 \rightarrow \gamma_{as} < \gamma_{sl}$

Surface hydrophile : $\cos \theta > 0 \rightarrow \gamma_{as} > \gamma_{sl}$

Cas particuliers : $\cos \theta = 0 \quad \gamma_{as} = \gamma_{se}$ (eau sur argent)

$\cos \theta = -1 \quad (\theta = 180^\circ) \quad \gamma_{as} + \gamma_{sl} = \gamma_{se}$

Si $\gamma_{sl} > \gamma_{as} + \gamma_{se} \rightarrow$ démoillage total (eau sur PTFE)

Si $\gamma_{as} > \gamma_{sl} + \gamma_{se} \rightarrow$ mouillage total (eau sur verre propre).

Nombre de Bond (pour une gouttelette déposée sur un substrat) : $B_0 = \frac{\Delta P_{gravité}}{\Delta P_{capillaire}}$

Si r est une dimension caractéristique du système : $B_0 \approx \frac{\rho g r^2}{\gamma} \approx \frac{r^2}{a^2}$ avec $a = \sqrt{\frac{\gamma}{\rho g}}$

Si $B_0 \ll 1 \quad a \gg r$ effets de tension l'emportent
 $\rightarrow$ goutte reste quasiment sphérique.

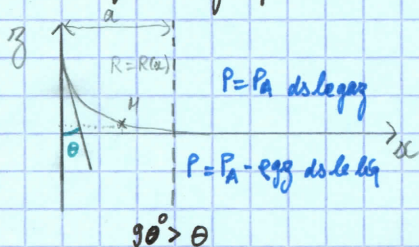
$\uparrow$ a pour les effets de tension de surface

Si $B_0 \gg 1 \quad a \ll r$ effets de la gravité l'emportent
 $\rightarrow$ aplatissement de la goutte.

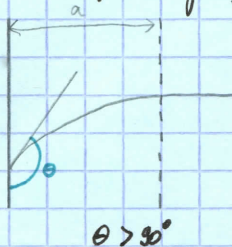
Angle de contact θ ne dépend que de γ
pas du nombre de Bond!

Cas d'une surface solide verticale

Surface hydrophile



Surface hydrophobe.



Loi de l'hydrostatique et équation de Laplace:

Si $x \gg a$: $R \rightarrow +\infty$ $\Delta P = 0$, $z = 0$
 Si $x < a$ $\Delta P \neq 0$, $z \neq 0$

a : longueur capillaire

$$\Delta P = P_A - (P_A - \rho g z) = \rho g z = \frac{\gamma}{R \cos \theta} \Rightarrow P \text{ plus grande ds l'air au niveau du rayon de courbure que ds le liquide.}$$

Cas d'une surface cylindrique verticale

Fluide dans un capillaire de diamètre intérieur R_0 : 2 cas limites.

$R_0 \gg a$ et $R_0 \ll a$. (La gravité n'a pas d'influence sur la forme de la surface libre.)

$$R = \frac{2\gamma}{\rho g z} = \frac{2\gamma}{\rho g h} \text{ pour une surface libre sphérique.}$$

Relation entre R et R_0 (surface libre sphérique).

$$\frac{R_0}{R} = \cos \theta$$

Équation de Jurin: $h = \frac{2\gamma}{\rho g R} = \frac{2\gamma \cos \theta}{\rho g R_0}$



Pour un couple liq/sol donné: γ et $\cos(\theta)$ sont fixés par la thermodynamique

$\rightarrow$ Si $R_0 \uparrow$, $h \uparrow$ (et inversement)

$\cos \theta > 0 \rightarrow$ surface hydrophile

$\cos \theta < 0 \rightarrow$ surface hydrophobe.

Chapitre 3 : Cinématique des fluides

Ecoulement stationnaire : la vitesse ne change pas au cours du temps en un point.
 $\Rightarrow$ trajectoire et lignes de courants confondues

Description du champ de vitesses : $\vec{v} = v_x \vec{e}_x + v_y \vec{e}_y + v_z \vec{e}_z$.

Méthode eulérienne : $\vec{v} = \vec{v}(x, y, z, t)$ ou $\vec{v} \cdot \begin{cases} v_x = v_x(x, y, z, t) \\ v_y = v_y(x, y, z, t) \\ v_z = v_z(x, y, z, t) \end{cases}$

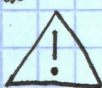
$\rightarrow$ Placements à t , on prend une photo / placement. Si champ stationnaire : même photo.

Méthode lagrangienne : $\vec{v} = \vec{v}(x_0, y_0, z_0, t)$ ou $\begin{cases} v_x = v_x^*(x_0, y_0, z_0, t) \\ v_y = v_y^*(x_0, y_0, z_0, t) \\ v_z = v_z^*(x_0, y_0, z_0, t) \end{cases}$
 $\Rightarrow x_0, y_0, z_0$: coordonnées d'une particule de fluide donnée à $t=0$.

$\rightarrow$ Fixe d'une particule à x_0, y_0, z_0 à $t=0$, et on suit l'évolution de sa vitesse au cours du temps.

$\frac{D\vec{v}}{Dt}$: évolution de la vitesse de la particule au cours du temps $\frac{D\vec{v}}{Dt} = \frac{\partial \vec{v}}{\partial t} + (\vec{v} \cdot \vec{\nabla}) \vec{v}$

$\frac{\partial \vec{v}}{\partial t}$: évolution de la vitesse en un point de l'espace au cours du temps



$$\vec{v} \cdot \vec{\nabla} \neq \vec{\nabla} \cdot \vec{v}$$

Vecteur tourbillon : $\vec{\Omega} = \frac{1}{2} \vec{\nabla} \wedge \vec{v}$

PFD pour un fluide parfait ($\eta=0$) : $\rho \frac{D\vec{v}}{Dt} = \rho \vec{f} - \vec{\nabla} p$ Ecoulement irrotationnel $\rightarrow \vec{\Omega} = \vec{0}$

Expressions des débits massique et volumique à travers une surface orientée S.

$$Q_v = \iint_S \vec{v} \cdot \vec{n} \cdot dS \quad (\text{m}^3 \cdot \text{s}^{-1})$$

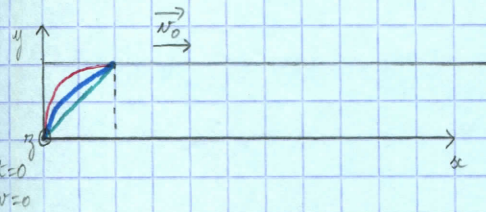
$$Q_m = \iint_S \rho \vec{v} \cdot \vec{n} \cdot dS \quad (\text{kg} \cdot \text{s}^{-1})$$

Forme locale de l'équation de conservation de la masse : $\frac{\partial \rho}{\partial t} + \vec{\nabla} \cdot (\rho \vec{v}) = 0$

$\rightarrow$ écoulement stationnaire : $\vec{\nabla} \cdot (\rho \vec{v}) = 0$

$\rightarrow$ écoulement incompressible à ρ uniforme : $\vec{\nabla} \cdot \vec{v} = 0$.

Chapitre 4 : Notions sur la viscosité.



temps très court
temps plus long
régime stationnaire

$$\vec{v} \mid v_x(y, t)$$

PFD : $\rho \vec{a} = \rho \vec{g} - \vec{\nabla} P \Rightarrow \text{Problème!}$

$\downarrow$ selon $\vec{e}_x$ $\downarrow$ selon $\vec{e}_y$

$\Rightarrow \exists$ force de frottements visqueux $\vec{F}$.

$$\vec{F} = \eta S \frac{dv_x}{dz} \vec{e}_x$$

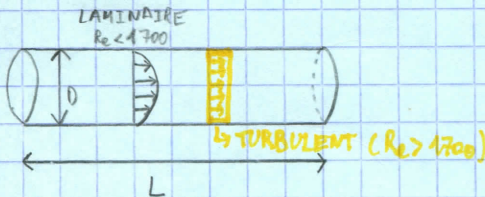
Si écoulement stationnaire avec gradient uniquement de pression hydrostatique :

$$\vec{F} = \eta S \frac{v_0}{h} \vec{e}_x$$

$\Rightarrow$ Bilan des forces visqueuses : - sur une couche d'épaisseur dz : $\Sigma \vec{F} = S dz \eta \frac{\partial^2 v_x}{\partial z^2} \vec{e}_x$
 - sur un volume dV : $\Sigma \vec{F} = S dV \eta \nabla^2 \vec{v}$.

Equation de Navier-Stokes (PFD pour fluide visqueux) : $\rho \frac{D\vec{v}}{Dt} = \rho \vec{g} - \vec{\nabla} P + \eta \nabla^2 \vec{v}$

$\hookrightarrow = 0$ si fluide parfait.



$$Re = \frac{\rho \bar{v} D}{\eta} = \frac{\bar{v} D}{\nu} \rightarrow \text{écoulement dans une conduite}$$

$$Re = \frac{\rho \bar{v} L}{\eta} \rightarrow \text{écoulement autour d'un obstacle}$$

Forces de traînée sur une sphère de rayon R :

LAMINAIRE : $F = 6\pi \eta R v$

TURBULENT : $F = \frac{1}{2} \rho v^2 (\pi R^2) C_{00}$

C_{00} est adimensionnel.

Chapitre 4 : Équations d'Euler et de Bernoulli

I) Equation d'Euler

$\Sigma = \text{glob. fluide } (dV, \rho, \vec{a})$

NI II : $\text{dim } \vec{a} = \Sigma d\vec{F}$ avec $\Sigma d\vec{F} : \begin{matrix} - \vec{\nabla} P dV \\ - d\vec{F} \end{matrix}$ ϕ de force de viscosité.

$\vec{a} = -\vec{\nabla} P + \frac{d\vec{F}}{dV}$

$\vec{a} = \frac{D\vec{v}}{Dt} = \frac{\partial \vec{v}}{\partial t} + (\vec{v} \cdot \vec{\nabla}) \cdot \vec{v}$ Equation d'Euler : $\rho \left[\frac{\partial \vec{v}}{\partial t} + \vec{\nabla} \left(\frac{v^2}{2} \right) + (\vec{\nabla} \wedge \vec{v}) \wedge \vec{v} \right] = -\vec{\nabla} P + \frac{d\vec{F}}{dV}$

$\rho = \text{cte}$ (incompressibilité)

$\rho \neq \text{cte}$ (compressibilité)

$\text{div}(\vec{v}) = 0 \Rightarrow \begin{cases} \frac{\partial \rho}{\partial t} + \vec{\nabla}(\rho \vec{v}) = 0 \\ \frac{\partial \rho}{\partial t} + \rho \vec{\nabla} \cdot \vec{v} = 0 \end{cases}$

Force liée à la pesanteur : $d\vec{F}_m = \rho dV \vec{g}$
 $\Rightarrow \frac{d\vec{F}_m}{dV} = -\rho (\vec{\nabla} g \cdot \vec{z})$

$\frac{\partial \vec{v}}{\partial t} + \vec{\nabla} \left(\frac{v^2}{2} \right) + (\vec{\nabla} \wedge \vec{v}) \wedge \vec{v} = -\frac{1}{\rho} \vec{\nabla} (P) - \vec{\nabla} (g z)$

II) Equations de Bernoulli

Hypothèse à appliquer $\forall$ de Bernoulli : réf. galiléen.

1^{ère} équation :

- Hypothèses :
- stationnarité de l'écoulement $\rightarrow \frac{\partial \vec{v}}{\partial t} = 0$
 - incompressibilité du fluide $\rightarrow (\rho = \text{cte})$
 - irrotationnalité de l'écoulement $\rightarrow (\vec{\nabla} \wedge \vec{v}) = 0$
 - homogénéité du fluide $\rightarrow$ p_{pt} du fluide applicables partout.

$\vec{\nabla} \left(\frac{v^2}{2} \right) = -\vec{\nabla} \left(\frac{P}{\rho} + g z \right) \Leftrightarrow \vec{\nabla} \left(\frac{v^2}{2} + \frac{P}{\rho} + g z \right) = 0 \rightarrow \text{Vrai tout le temps!}$

$\Rightarrow \left(\frac{v^2}{2} + \frac{P}{\rho} + g z \right) = \text{cte} \quad (v=0 \Rightarrow \text{statique des fluides}).$

2^{ème} équation :

- Hypothèses : stationnarité de l'écoulement
 incompressibilité et homogénéité du fluide.

Introduction de $d\vec{h}$.

$$(\vec{\nabla} \wedge \vec{v}) \wedge \vec{v} = -\vec{\nabla} \left(\frac{v^2}{2} + \frac{p}{\rho} + gz \right) \Rightarrow (\vec{\nabla} \wedge \vec{v}) \wedge \vec{v} \, dM = -\vec{\nabla} \left(\frac{v^2}{2} + \frac{p}{\rho} + gz \right) \cdot d\vec{M}.$$

On intègre entre 2 pts d'une même ligne de courant

$$\int_A^B (\vec{\nabla} \wedge \vec{v}) \wedge \vec{v} \, d\vec{M} = \int_A^B -\vec{\nabla} \left(\frac{v^2}{2} + \frac{p}{\rho} + gz \right) d\vec{M}$$

$$\Rightarrow 0 = \int_A^B -d \left(\frac{v^2}{2} + \frac{p}{\rho} + gz \right) \Rightarrow \frac{v_A^2}{2} + \frac{p_A}{\rho} + gz_A = \frac{v_B^2}{2} + \frac{p_B}{\rho} + gz_B.$$

3^{ème} équation

Hypothèses: - irrotationnalité de l'écoulement
- incompressibilité et homogénéité du fluide

$$\frac{\partial \vec{v}}{\partial t} + \vec{\nabla} \left(\frac{v^2}{2} + \frac{p}{\rho} + gz \right) = \vec{0}$$

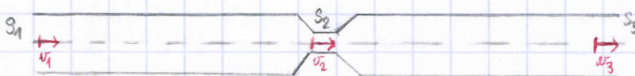
Introduction de ϕ : $\vec{v} = \vec{\nabla}(\phi)$

$$\Rightarrow \frac{\partial}{\partial t} (\nabla \phi) + \vec{\nabla} \left(\frac{v^2}{2} + \frac{p}{\rho} + gz \right) = 0$$

$$\Rightarrow \vec{\nabla} \left(\frac{\partial \phi}{\partial t} + \frac{v^2}{2} + \frac{p}{\rho} + gz \right) = 0 \quad \text{Vrai en tt pt de l'espace!}$$

$$\frac{\partial \phi}{\partial t} + \frac{v^2}{2} + \frac{p}{\rho} + gz = \text{cte} \quad \text{Si } \phi \text{ irrotationnalité} \rightarrow \text{valable sur 1 ligne de courant.}$$

Effet Venturi



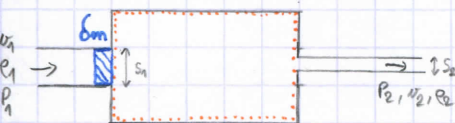
Hypothèses: fluide parfait, incompressible et homogène et écoulement stationnaire.

$$m_1 = m_2 \Leftrightarrow \rho Dv_1 = \rho Dv_2 \Leftrightarrow v_1 S_1 = v_2 S_2$$

$$2^{\text{ème}} \text{ équation de Bernoulli: } \frac{p_1}{\rho} + \frac{1}{2} v_1^2 = \frac{p_2}{\rho} + \frac{1}{2} v_2^2 \quad p_2 = p_1 + \rho \left[\frac{1}{2} v_1^2 - \frac{1}{2} v_2^2 \right].$$

Chapitre 5 : Bilans macroscopiques en régime stationnaire

Bilan sur Σ ouvert et fixe



Système étalé

$$\left. \begin{array}{l} \text{à } t : m(t) \\ \text{à } t+dt : m(t+dt) \end{array} \right\} dm = m(t+dt) - m(t).$$

$$\delta m = \delta m_1 - \delta m_2 = dm$$

$$\begin{aligned} &= \rho_1 \delta V_1 - \rho_2 \delta V_2 \\ &= \rho_1 v_1 dt S_1 - \rho_2 v_2 dt S_2. \end{aligned}$$

Fluide parfait

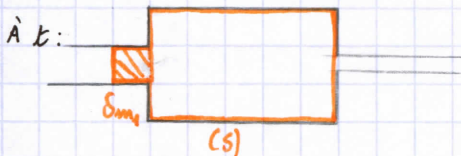
Régime stationnaire : $m(t+dt) = m(t)$

$$\delta m_1 = \delta m_2$$

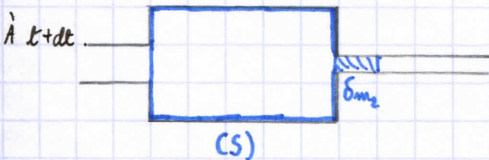
$$\rho_1 v_1 S_1 dt = \rho_2 v_2 S_2 dt$$

$$\Rightarrow \rho_1 v_1 = \rho_2 v_2 = \text{cte} \quad \text{Avec } \rho = \text{cte} \Rightarrow \rho v_1 = \rho v_2.$$

Bilan sur Σ fermé et déformable.



$$S^*(t) = S(t) + S \delta m_1$$



$$S^*(t+dt) = S(t+dt) + S \delta m_2$$

$$m^* = m + \delta m$$

$$m^*(t) = m(t) + \delta m_1$$

$$m^*(t+dt) = m(t+dt) + \delta m_2$$

$$m^*(t) = m^*(t+dt) \Leftrightarrow m(t) + \delta m_1 = m(t+dt) + \delta m_2$$

Bilan EPSA (Entrée + Production = Sortie + Accumulation).

Σ ouvert : $e_1 v_1 S_1 + 0 = e_2 v_2 S_2 \frac{dm}{dt}$ $\frac{dm}{dt} = 0$ si régime stationnaire.

Σ fermé : $\emptyset$ entre, sort et produit.

$$\Rightarrow 0 + 0 = 0 + \frac{dm^*}{dt} \quad (\Leftrightarrow) \quad m^* = \text{cte}$$
$$m^*(t+dt) = m^*(t)$$
$$m(t) + \delta m_1 = m(t+dt) + \delta m_2$$

Or $m(t) = m(t+dt) \Rightarrow \delta m_1 = \delta m_2$

Pour une grandeur extensive $G \neq \text{masse}$ ($\vec{p}, \vec{L}, E_c$ ou E_{int}, S).

$$G^*(t+dt) - G^*(t) = G(t+dt) + \delta G_2 - [G(t) + \delta G_1]$$

$$= [G(t+dt) - G(t)] - [\delta G_1 - \delta G_2]$$

$$= [G(t+dt) - G(t)] - \delta G_e.$$

$$\Rightarrow dG = dG^* + \delta G_e.$$