

9+72+151 ème promotion – 2ème année

2008-2009

RMO : Fares CHARBEL

Intervenant : BRAHMI, LAKHAL, BEAUBOIS et CHARBEL

Intitulé du Module :

Page 1 sur 2

Date : 19-01-2009 Duree : 2h

 Avec documents Sans document Avec calculatrice Sans calculatrice

Nom de l'étudiant : Prénom : N° liste promo : Place :

QUESTIONS DE COURS

- 1 - Le nombre de REYNOLDS (R) détermine la nature de l'écoulement des fluides réels. Rappeler la valeur de (R) pour :
 - un régime laminaire. (1 point)
 - un régime turbulent. (1 point)
- 2 - Donner la définition d'un fluide incompressible. (1 point)
- 3 - Rappeler la formule de Pascal concernant la variation de la pression dans les fluides. (1 point)

EXERCICES

La pression dans les fluides

- |1 - Un manomètre différentiel est constitué de deux récipients cylindriques, de sections droites respectives S_1 et S_2 , reliés par un tube de section intérieure s constante.

L'ensemble contient deux liquides non miscibles de masses volumiques μ_1 et μ_2 (voir figure- 1 -)

- a -) Initialement, la pression au-dessus des deux liquides est la même et égale à P_0 , la surface de séparation est définie par H_1 et H_2 .
 Déterminer une relation entre μ_1 , μ_2 , H_1 et H_2 . (1 point)

- b -) On provoque au-dessus du liquide 1 une surpression ΔP et la surface de séparation des deux liquides se déplace de Δh .

D'autre part, la surface libre du liquide 1 se déplace de X et celle du liquide 2 se déplace de Y .

- b - 1 : Faire un schéma ,à l'aide du dispositif de la figure -1 - , en montrant Δh , X et Y (1 point)

- b - 2 : Etablir l'expression de la sensibilité $\Delta h/\Delta P$ en fonction de μ_1 , μ_2 , H_1 , H_2 , S_1 , S_2 et s (1 point)

- b - 3 : Calculer $\Delta h/\Delta P$. (1 point)

On donne :

$$\mu_1 = 998 \text{ Kg/m}^3 ; \mu_2 = 1024 \text{ Kg/m}^3 ; S_1 = S_2 = 100 \text{ s}$$

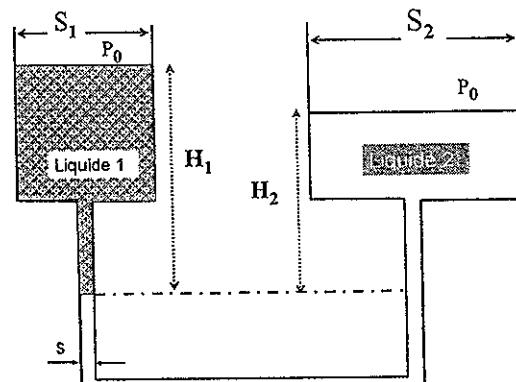


Figure - 1 -

Nom de l'étudiant : Prénom : Place :

2 - La porte rectangulaire **CD**, de la Figure - 2-, a pour longueur $L = 2 \text{ m}$ et largeur $\ell = 1,8 \text{ m}$ (suivant la perpendiculaire au plan de la figure). Son épaisseur étant négligeable, on donne la masse surfacique du matériau homogène la constituant $\sigma = 5110 \text{ kg.m}^{-2}$. Cette porte a la possibilité de pivoter autour de l'axe **C**.

$$\begin{aligned}g &= 9,81 \text{ m/s}^2 \\H &= 2 \text{ m} \\f &= 1 \text{ g/cm}^3\end{aligned}$$

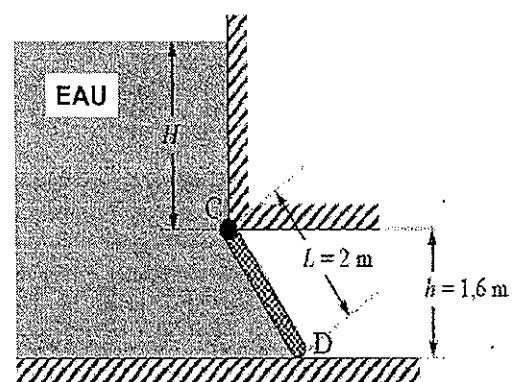
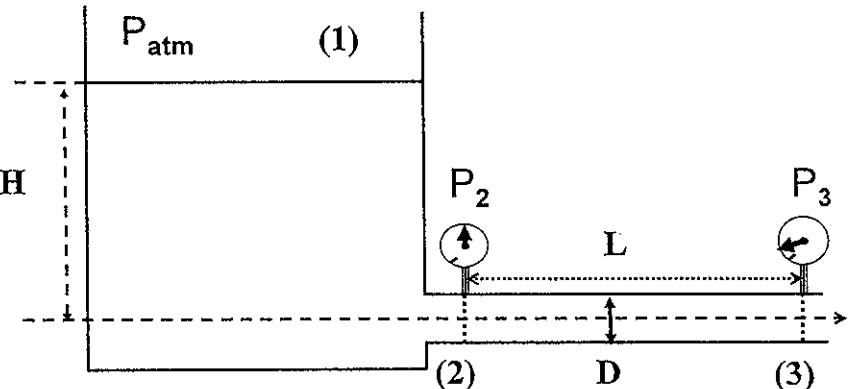


Figure - 2-

- a - Déterminer la force de pression hydrostatique \vec{F} s'exerçant sur la porte. (1 point)
- b - Déterminer la position du point d'application **P** de cette force. (1 point)
- c - En calculant, d'une part le moment de la force hydrostatique \vec{F} par rapport à l'axe de rotation, et d'autre part, le moment du poids de la porte par rapport à l'axe de rotation, déduire la hauteur d'eau **H** nécessaire pour qu'il y ait un début d'ouverture de la porte. (1 point)

Figure - 3 -



3 -

1^{ère} partie : écoulement visqueux entre les sections (2) et (3)

Un écoulement d'huile de graissage de viscosité dynamique moyenne $\eta = 0,275 \text{ P} \text{ (P : POISEUILLE)}$ et de masse volumique $\rho = 890 \text{ kg.m}^{-3}$ se fait dans un tube horizontal de diamètre interne $D = 150 \text{ mm}$ et de longueur $L = 120 \text{ m}$. On installe sur ce tube, deux capteurs de pression constitués par deux manomètres, les valeurs des pressions relatives données par ces appareils sont : $P_2 = 1,12 \text{ bar}$ et $P_3 = 0,465 \text{ bar}$.

On donne : $P_{\text{atm}} = \text{pression atmosphérique} = 1,0 \times 10^5 \text{ Pa}$, $g = 9,81 \text{ m.s}^{-2}$.

- a - Calculer la différence de pression $\Delta P_{23} = P_2 - P_3$, (1 point)
- b - Calculer la vitesse des particules le long de l'axe du tube V_0 (1 point)
- c - En utilisant la loi de Poiseuille calculer la valeur du débit-volume q_v . (1 point)
- d - Déduire la vitesse moyenne \bar{V} du fluide dans le tube. (1 point)
- e - calculer le nombre de Reynolds Re . Que peut-on conclure au niveau de la nature de l'écoulement ? (2 points)

2^{ème} partie : écoulement parfait, sans frottement, entre (1) et (2)

L'écoulement entre la surface libre (1) du liquide dans le récipient et la section droite (2) dans le tube, se passe sans frottements, donc suit la loi de BERNoulli.

- f - En appliquant BERNoulli entre les sections (1) et (2), trouver l'expression littérale donnant H en fonction de P_0, P_2, V, ρ et g (2 points)
- g - Calculer numériquement H . (1 point)

Correction

Examen : 2A
Physiq. 3

Questions de cours

- 1- $Re = \frac{\rho \cdot v \cdot d}{\eta}$
- 1
- régime lamininaire $Re < 2000$
- régime turbulent $Re > 3000$

2- Fluide incompressible

→ C'est un fluide dont le volume ne change pas quand la pression exercée à sa surface change

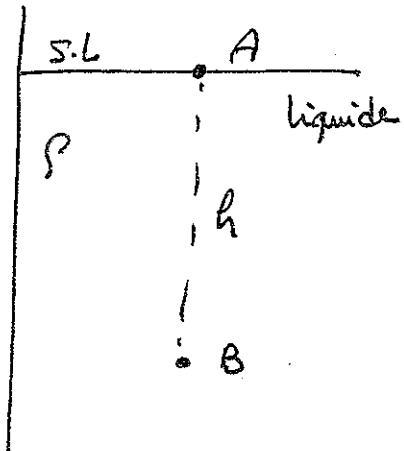
ou $\Rightarrow V = \text{cte}$ lorsque $P \uparrow$ 1

3 Pascal

Fluide incompressible
en équilibre

$P_B - P_A = \Delta P = \rho \cdot g \cdot h$

1



Exercices

1

Fluides en équilibre \Rightarrow Pascal

$$\Delta P = \rho \cdot g \cdot h$$

a Sur la figure - 1 -, considérons deux points A et B (en horizontal et en liquide), donc à l'aide de Pascal, on peut écrire :

$$\begin{cases} P_A - P_0 = \mu_1 g H_1 \\ P_B - P_0 = \mu_2 g H_2 \end{cases}$$

$$\text{or } P_A = P_B$$

$$\text{D'où } \boxed{\mu_1 \cdot H_1 = \mu_2 \cdot H_2}$$

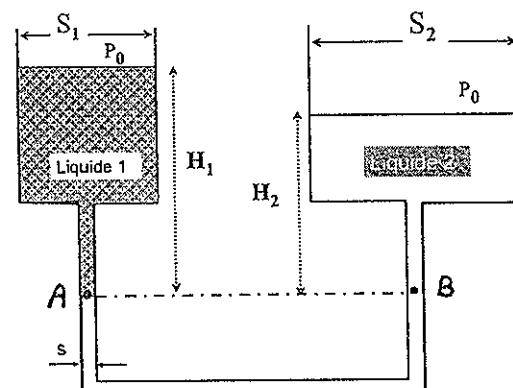


Figure - 1 --

6 - 1 - Schéma \longrightarrow

$$- 2 - \frac{\Delta h}{\Delta P} = ?$$

Lorsque la pression augmente du côté 1, la surface de séparation des 2 liquides baisse de Δh , la surface libre du liquide 1 baisse de h_1 , celle du liquide 2 augmente (ou monte) de h_2 .

Le principe de conservation des volumes nous permet d'écrire $\Delta V_{perdu} = \Delta V_{gagné}$

$$\text{avec } \Delta V_{perdu} = h_1 \cdot S_1 = s \cdot \Delta h$$

$$\Delta V_{gagné} = h_2 \cdot S_2 = s \cdot \Delta h$$

$$\text{Donc } h_1 = \frac{s \cdot \Delta h}{S_1} \text{ et } h_2 = \frac{s \cdot \Delta h}{S_2}$$

D'autre part, l'égalité des pressions aux points C et D donne :

$$P_C - [P_0 + \Delta P] = \mu_1 (H_1 - h_1 + \Delta h) \cdot g \quad \text{et} \quad P_D - P_0 = \mu_2 g (H_2 + h_2 + \Delta h)$$

avec $P_0 = P_C$

$$\text{Donc après simplification, on a: } \Delta P + \mu_1 g [-h_1 + \Delta h] = \mu_2 g [h_2 + \Delta h]$$

$$\Delta P = (\mu_2 - \mu_1) \cdot g \cdot \Delta h + g (\mu_1 h_1 + \mu_2 h_2) = (\mu_2 - \mu_1) g \cdot \Delta h + g \cdot s \cdot \Delta h \left(\frac{\mu_1}{S_1} + \frac{\mu_2}{S_2} \right) = g \cdot \Delta h \left[\mu_2 - \mu_1 + s \left(\frac{\mu_1}{S_1} + \frac{\mu_2}{S_2} \right) \right]$$

$$\Rightarrow \boxed{\frac{\Delta h}{\Delta P} = \frac{1}{g \left[\mu_2 - \mu_1 + s \left(\frac{\mu_1}{S_1} + \frac{\mu_2}{S_2} \right) \right]}} = \underline{\underline{0,2 \text{ mm/Pa}}}$$

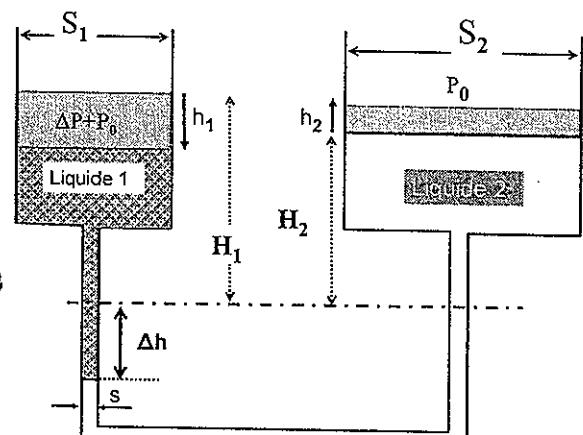


Figure - 1 --

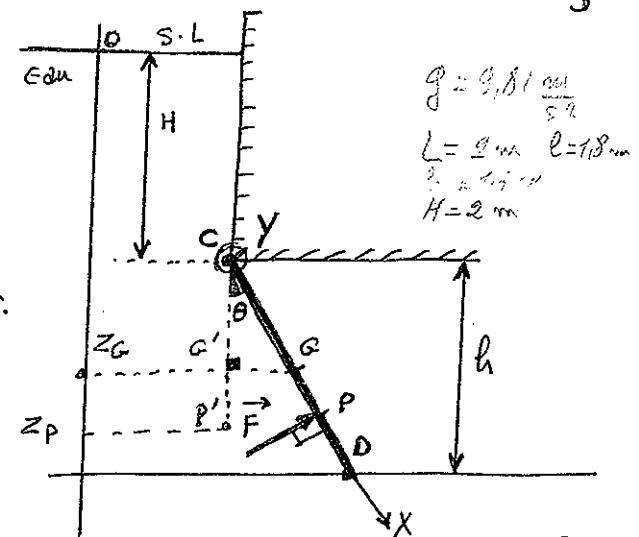
(a) La force de pression hydrostatique \vec{F} exercée sur la porte a :

- Une direction : \perp à la porte
- Un sens : de l'intérieur vers l'ext.
- Un point d'application P
- Un module $\|\vec{F}\| = \rho \cdot g \cdot Z_G \cdot S$

$$\text{Donc } \|\vec{F}\| = \rho \cdot g \cdot (Z_G + H) \cdot L \cdot S$$

Finalement

$$F = \rho g \cdot L \cdot L \cdot (H + \frac{h}{2})$$



$$F = 98,9 \text{ kN}$$

Position du point P ? ou bien $CP = ?$

$$\text{Pour déterminer } CP, \text{ nous utilisons } Z_P = \frac{\int_s z^2 ds}{Z_G \cdot S'}$$

Alors, nous projettions toutes les données de l'exercice sur l'axe des z . $\Rightarrow Z_P = \frac{\int_s z^2 dy \cdot dz}{Z_G \cdot S'}$

où S' c'est la projection de S (surface réelle de la porte) sur l'axe des z , d'où $S' = L \cdot h$

$$\Rightarrow Z_P = \frac{\int_0^L dy \int_H^{H+h} z^2 dz}{(L \cdot h)(H + \frac{h}{2})} = \frac{\frac{L}{2} \cdot \left[\frac{z^3}{3} \right]_H^{H+h}}{L \cdot h (H + \frac{h}{2})} = \frac{\frac{1}{3} \left[(H+h)^3 - H^3 \right]}{\frac{h}{2} (2H+h)} = H + CP'$$

$$\Rightarrow Z_P = \frac{\frac{2}{3} \left[(h+H)(H+h)^2 - H^3 \right]}{h(2H+h)} = H + \frac{h}{L} \cdot CP$$

$$\Rightarrow \frac{h}{L} \cdot CP = -H + \frac{\frac{2}{3} \left[H^3 + 2H^2h + Hh^2 + h^3 + 2Hh^2 + h^3 - H^3 \right]}{h(2H+h)} = -H + \frac{\frac{2}{3} \left[3H^2h + 3Hh^2 + h^3 \right]}{h^2 + 2Hh}$$

$$\Rightarrow \frac{h}{L} \cdot CP = \frac{\frac{2}{3} \left[3H^2h + 3Hh^2 + h^3 \right] - H(h^2 + 2Hh)}{h(2H+h)}$$

$$= \frac{2H^2h + 2Hh^2 + \frac{2}{3}h^3 - Hh^2 - 2H^2h}{h(2H+h)} = \frac{Hh^2 + \frac{2}{3}h^3}{h(2H+h)} = \frac{h^2(H + \frac{2}{3}h)}{h(2H+h)}$$

$$\Rightarrow CP = \frac{L(H + \frac{2}{3}h) \cdot h^2}{(2H+h) \cdot h^2}$$

$$CP = \frac{L(H + \frac{2}{3}h)}{2H+h}$$

$$CP = \frac{2(2 + \frac{2}{3}1,6)}{2 \cdot 2 + 1,6}$$

$$CP = 1,095 \text{ m}$$

$$\begin{aligned} g &= 9,81 \frac{\text{m}}{\text{s}^2} \\ L &= 2 \text{ m} \quad l = 1,8 \text{ m} \\ h &= 1,7 \text{ m} \\ H &= 2 \text{ m} \end{aligned}$$

(c)

Soit \vec{P} le poids de la partie et \vec{G} son centre de gravité (voir schéma). \vec{P} se compose de 2 forces \vec{P}_T (composante tangentielle) et \vec{P}_N (composante normale)

Mont des forces

$$\vec{M}_{FC} = \vec{F} \wedge \vec{CP} = F \cdot \vec{CP} \sin 90^\circ = F \cdot \vec{CP}$$

$$\vec{F}_{p_n/c} = \vec{p}_n \wedge \vec{CG} = p_n \cdot \vec{CG} \cdot \sin(\pi + 90^\circ) \\ = -p_n \cdot \vec{CG}$$

La porte reste en équilibre lorsque la somme des moments $\Gamma_C = 0$

$$\text{Done} \quad F. \overline{CP} - P_n. \overline{CG} = 0$$

Consequence dynamique: La porte reste immobile tant que $F_{CP} = P_v \cdot \overline{C_G}$

$$\underline{\text{Cest-à-dire:}} \quad \frac{L}{2} \cdot P \cdot \frac{X}{L} = SgLL(H + \frac{h}{2}) \cdot \left[\frac{L(H + \frac{2}{3}h)}{2H + h} \right]$$

Remplaçons P et X par leur valeur :

$$\frac{1}{2} \cdot (\sigma g L \cdot \ell) \left(\frac{\sqrt{L^2 - h^2}}{L} \right) = \sigma g L \cdot \ell \cdot \frac{(2H+h) \left[L \left(H + \frac{2}{5}h \right) \right]}{2(2H+h)}$$

$$\text{Simplification: } gT.L \cdot \frac{\sqrt{L^2 - h^2}}{\sqrt{}} = Sg = S.L(H + h/2)_{\frac{1}{3}}$$

$$D \cdot L \cdot \sqrt{1 - (\frac{h}{L})^2} = P \cdot L \left(H + 2 \frac{h}{3} \right) \rightarrow \frac{D}{P} \cdot \sqrt{1 - (\frac{h}{L})^2} = H + \frac{2}{3} h$$

$$\rightarrow H = \frac{v_p}{\rho} \sqrt{1 - \left(\frac{h}{h_c}\right)^2} - \frac{2}{3} h \rightarrow \text{porte restes fermés}$$

→ C'est-à-dire pour $H=2m$

à partir de cette valeur la pente commence à se décrocher.

$$V = 3110 \frac{X_8}{m^2}$$

3

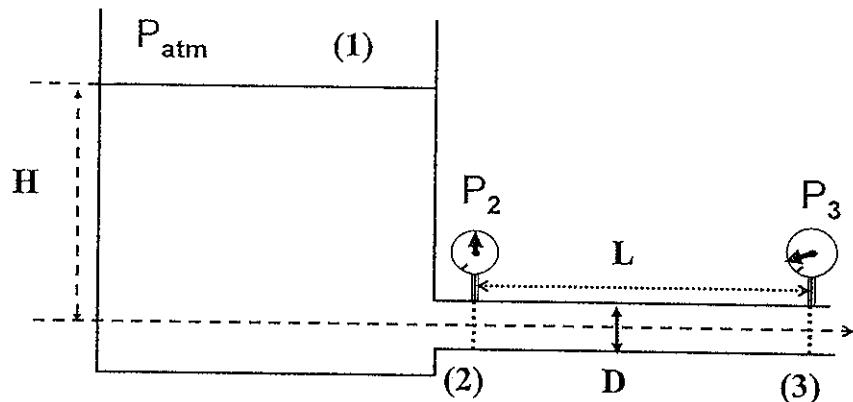


Figure - 3 -

1^{re} partie

a) La différence de pression $\Delta P = P_2 - P_3 = (1,12 - 0,465) \cdot 10^5 = \underline{0,655 \cdot 10^5 \text{ Pa}}$

b) $v_0 = ?$

Pour un écoulement d'un fluide réel dans un tube cylindrique horizontal, l'expression de la vitesse des particules est de la forme

$$v = \frac{\Delta P}{4 \eta L} (r^2 - x^2)$$

où r : rayon du tube
 x : distance par rapport à l'axe du tube

ici calculer v_0 revient à prendre $x = 0$

D'où $v_0 = \frac{\Delta P}{4 \eta \cdot L} (r^2)$

$$v_0 = \frac{0,655 \cdot 10^5 \cdot 0,075 \cdot 0,075}{4 \cdot 0,275 \cdot 120} = \underline{2,79 \text{ m/s}}$$

c) $q_v = ?$

Loi de Poiseuille $q_v = \frac{\Delta P \cdot \pi r^4}{8 \eta \cdot L}$

$$q_v = \frac{0,655 \cdot 10^5 \cdot \pi \cdot (0,075)^4}{8 \cdot 0,275 \cdot 120} = \underline{0,0246 \text{ m}^3/\text{s}}$$

d) $\bar{v} = ?$

La vitesse moyenne est donnée par

$$q_v = \bar{v} \cdot S$$

D'où $\bar{v} = q_v / S = \frac{0,0246}{\pi \cdot 0,075 \cdot 0,075} = \underline{1,4 \text{ m/s}}$

e) $Re = ?$

$$Re = \frac{S \cdot \bar{v} \cdot D}{\eta} = \frac{890 \cdot 1,4 \cdot 0,15}{0,275} = \underline{677}$$

→ Donc $Re < 2000 \rightarrow$ écoulement lamininaire

2^{me} partie

f) $H \stackrel{?}{=} f(P_1, P_2, \nu_1, \nu_2, g)$

Bernoulli: $\frac{\nu^2}{2} + \frac{P}{\rho} + gz = \text{ct}$

appliquons Bernoulli entre (1) et (2), on aura:

$$\frac{\nu_1^2}{2} + \frac{P_1}{\rho} + gz_1 = \frac{\nu_2^2}{2} + \frac{P_2}{\rho} + gz_2 \quad \text{avec} \quad \nu_1 \ll \nu_2 \quad z_1 - z_2 = H$$

d'ain $g(H) = g(z_1 - z_2) = \frac{\nu_2^2}{2} - \frac{P_2}{\rho} + \frac{\nu_1^2}{2} \Rightarrow H = \frac{1}{g} \left[\left(\frac{P_2 - P_1}{\rho} \right) + \frac{\nu_2^2}{2} \right]$

g) Calculer $H = ?$

attention $(P_2 - P_1)$ c'est la différence des pressions absolues, c'est-à-dire $P_{\text{atm}} = P_1 = 1 \cdot 10^5 \text{ Pa}$ et $P_2 = P_2 + P_{\text{atm}} = (1,12 + 1) \cdot 10^5$

Donc dans le calcul de H , on aura:

$$H = \frac{1}{9,81} \left[\frac{(1,12 - 1) \cdot 10^5}{890} + \frac{1,14 \cdot 1,14}{2} \right] = \underline{\underline{12,9 \text{ m}}}$$