

MF1 STATIQUE DES FLUIDES / TD

Exercices de raisonnement

1. L'endroit le plus profond de l'Océan se situe au large des Philippines, avec une profondeur d'environ $h = 10 \text{ km}$.
 - a. Donner l'ordre de grandeur de la pression au fond de cette fosse.
 - b. Qu'a-t-on négligé ?
 - c. La pression réelle est-elle plus ou moins importante que l'estimation du a. ?

1. a. $10 \text{ km} = 10,000 \text{ m}$
 $t = 10,000 \text{ m}$
 $\rho g t \approx 1000 \times 10 \times 10,000$
 $\approx 10^8 \text{ Pa} = 1000 \text{ bar.}$

b. Gonflabilité de l'eau
 $\rho(P) = \rho_0(1 + \alpha(P - P_0))$

c. Plus importante

2. Estimer la pression en haut du Mont Blanc.

2. $P = P_0 \exp\left(-\frac{z}{H}\right)$ $H = 4,3 \text{ km}$
 $(H = \frac{RT_0}{Mg})$
 $z = 4,81 \text{ km} \Rightarrow P \approx 0,17 P_0$

3. a. Estimer la force exercée par l'air à pression et température usuelles sur une vitre en verre de surface $S = 1 \text{ m}^2$.
- b. Au poids de quelle masse posée sur une vitre horizontale cette force correspond-elle ?
- c. Pourquoi la vitre n'explose-t-elle pas ?

3. a. $F = \rho \cdot S$
 $= 10^5 \times 1 \text{ m}^2 = 10^5 \text{ N}$

b. $h \cdot g \approx 10 \quad P = mg$
 $10^5 = 10 \times 10^4$
 $10^4 \text{ kg} = 10 \text{ tonnes. !}$

c. Prenez de l'autre côté !

4. a) À la surface d'un récipient contenant de l'eau, la pression change de P_0 à $P_0 + \Delta P$. Que dire du changement de pression dans l'eau ?

b) Commenter l'expérience dite du tonneau de Pascal. Un tonneau est percé de manière à être surmonté par une fine colonne d'eau. On ajoute un tout petit peu d'eau dans la colonne (fig. 35). Que va-t-il se passer ?

c) Un récipient contenant de l'eau possède deux ouvertures de sections très différentes $S_2 > S_1$ fermées par des pistons (Fig. 36). Que se passe-t-il si on applique une force \vec{f}_1 sur le piston de surface S_1 ?

$$\begin{aligned}
 &\text{a. } P \text{ augmente de } \Delta P \text{ partout} \\
 &\text{b. } h \Rightarrow fgh \\
 &\text{c. } \Delta P = \frac{\vec{f}_1}{S_1} \\
 &\Rightarrow \vec{f}_2 = \Delta P \cdot S_2 = \vec{f}_1 \frac{S_2}{S_1} \gg \vec{f}_1
 \end{aligned}$$



Figure 35

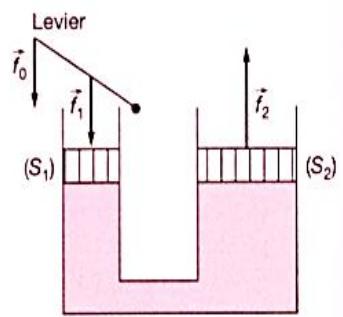
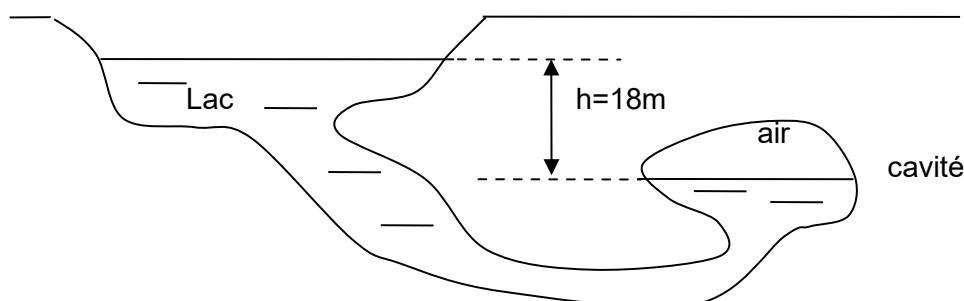


Figure 36

Exercice 1 : Cavité souterraine (*)

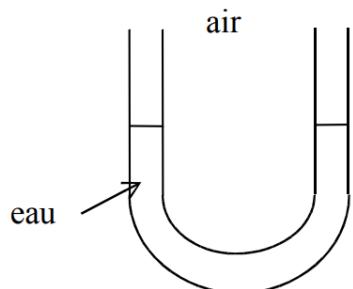
Le sondage d'une région, propice à la spéléologie, indique la présence d'une cavité souterraine partiellement remplie d'eau et ayant approximativement la forme suivante :



Que vaut la pression de l'air enfermé dans la cavité ?

Exercice 2 : Tube en U (*)

Dans un tube en U de section 1cm^2 , on place de l'eau comme l'indique le schéma ci-dessous :

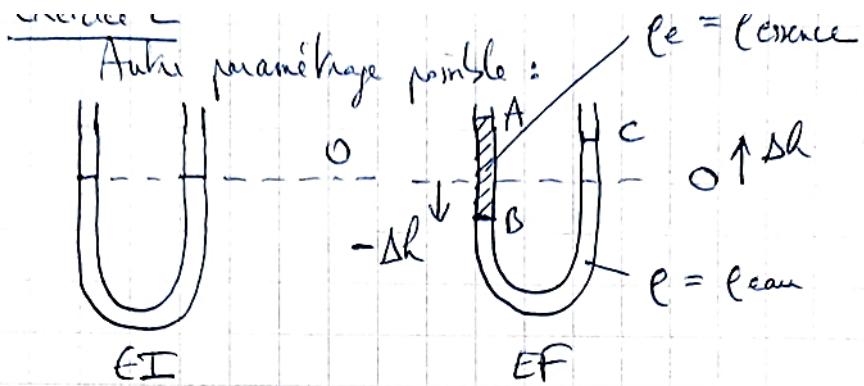


On ajoute dans la partie gauche du tube 20 cm^3 d'essence de masse volumique $0,8\text{ g/cm}^3$ non miscible à l'eau.

De combien se déplace le niveau de l'eau dans la partie droite ?

Données : L'eau a une masse volumique $\rho=1000\text{kg/m}^3$ et $g=9,8\text{m/s}^2$.

$$\begin{aligned}
 & \text{Exercice 1} \\
 & z_A = z_B + z_C - z_B \\
 & p_A = p_B + \rho g z_B - \rho g z_A \\
 & p_C = p_B + \rho g z_B - \rho g z_C \\
 & p_A = p_B + \rho g z_B - \rho g z_A \quad (1) \\
 & p_C = p_B + \rho g z_B - \rho g z_C \quad (2) \\
 & (1) - (2) \\
 & 0 = 0 + \rho g z_B - \rho g z_A \\
 & - \rho g z_B + \rho g z_C \\
 & \rho g (z_A - z_B) = \rho g (z_C - z_B) \\
 & z_C - z_B = \frac{\rho_e}{\rho} (z_A - z_B) \\
 & \Delta h = \frac{z_C - z_B}{2} ! \\
 & = \frac{0,8}{1} \times 20 = 16 \text{ cm.} \\
 & \Rightarrow \Delta h = 8 \text{ cm}
 \end{aligned}$$



$$z_c - z_b = 2\Delta h$$

En ajoutant de l'essence à gauche,
le niveau d'eau monte de Δh ,
mais descend à gauche de Δh

$$\begin{aligned} p_B &= p_{B_{\text{air}}} = p_A + \rho \cdot g \cdot (z_A - z_B) \quad (1) \text{ (essence)} \\ &= p_C + \rho \cdot g \cdot (z_C - z_B) \quad (2) \text{ (eau)} \end{aligned}$$

$$(1) - (2) = 0$$

$$p_A + \rho \cdot g \cdot (z_A - z_B) = p_C + \rho \cdot g \cdot (z_C - z_B)$$

$$p_{\text{atm}} + \rho \cdot g \cdot (z_A - z_B) = p_{\text{atm}} + \rho \cdot g \cdot (z_C - z_B)$$

$$\rho \cdot g \cdot \frac{V_e}{S} = \rho \cdot g \cdot 2\Delta h$$

$$\Delta h = \frac{p_e}{\rho_e} \cdot \frac{V_e}{2S} \quad \text{cm}^3$$

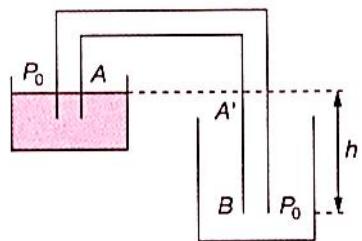
$$\text{cm} \leftarrow \Delta h = d_e \cdot \frac{V_e}{2S} = 0,8 \times \frac{20}{2 \times 1} \text{ cm}^2$$

$$\underline{\Delta h = 8 \text{ cm}}$$

Exercice 3 : Fonctionnement d'un siphon (*)

Un siphon peut être représenté comme un tube en U à l'envers dans un récipient (ci-contre).

- a) Le siphon a été amorcé, c'est-à-dire qu'on l'a rempli d'eau en aspirant en B. En supposant qu'il y a équilibre, relier les pressions en A et B. On notera h la distance entre B et A'.



- b) Expliquer pourquoi l'équilibre n'est pas possible.

- c) Que se passe-t-il et jusqu'à quand ?

Exercice 3

$$a) P_B = P_A + \rho g h$$

$$b) P_B = P_{atm} + \rho_{atm} g h \quad \text{et} \quad P_A = P_{atm}$$

\Rightarrow impossible

c) Coullement jusqu'à ce que $h_B = h_A$.

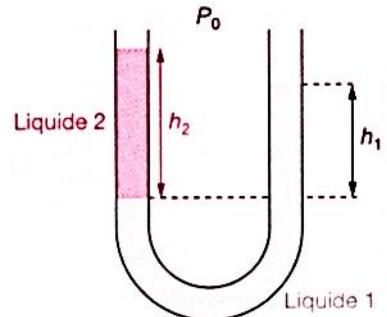
Exercice 4 : Tube en U (2) (*)

Le tube en U représenté ci-contre contient deux liquides non miscibles de masses volumiques ρ_1 et ρ_2 . Ces deux liquides sont en contact avec l'air libre à la pression P_0 .

- a) Exprimer la masse volumique ρ_2 en fonction de ρ_1 , h_1 et h_2 .

- b) Quel est le liquide le plus dense ?

- c) Que dire du principe des vases communicants ?



Exercice 4

$$a) P_0 + \rho_2 g h_2 = P_0 + \rho_1 g h_1 \quad (\text{pression à la fontaine entre } 1 \text{ et } 2).$$

$$\rho_2 = \rho_1 \frac{h_1}{h_2}$$

$$b) h_1 < h_2 \Rightarrow \rho_2 < \rho_1 \quad \Rightarrow \text{liquide 1 plus dense}$$

$$c) 1 \text{ seul liquide}$$

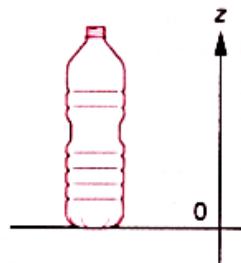
Exercice 5 : Evolution de la pression dans un récipient (*)

Une bouteille plastique de hauteur $h = 30 \text{ cm}$ est ouverte et remplie d'air (Ci-contre). En $z=0$, la pression est P_{atm} . Le système est à l'équilibre à la température T_0 .

a) Rappeler quelle est la loi d'évolution de la pression dans la bouteille.

b) En déduire $\alpha = \frac{P(z)-P(0)}{P(0)}$, variation relative de la pression dans la bouteille.

On donne : $T_0 = 25^\circ\text{C}$, masse molaire de l'air $M = 29 \text{ g.mol}^{-1}$, constante des gaz parfaits $R = 8,3 \text{ J.K}^{-1}.\text{mol}^{-1}$, le champ de gravité $g = 9,8 \text{ m.s}^{-2}$.



c) En appliquant directement la relation de statique des fluides incompressibles, estimer à nouveau α . Trouve-t-on un résultat similaire ? Pourquoi ?

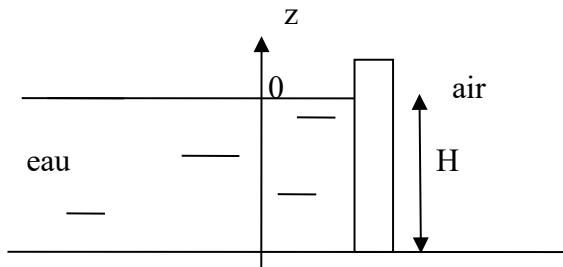
d) Au final, peut-on parler de « la pression » du gaz dans la bouteille ?

Exercice 5

- $p(z) = p_{atm} \exp\left(-\frac{z}{H}\right)$
- $\alpha = \frac{p(z) - p_{atm}}{p_{atm}} = \exp\left(-\frac{z}{H}\right)$
 $= \exp\left(-\frac{z}{\frac{RT_0}{Mg}}\right) \quad H = \frac{RT_0}{Mg}$
 $\approx -34 \cdot 10^{-5} \frac{1}{\text{m}}$
- $dp = -\rho g dz = -p_0 g dz$
 avec $\rho_0 = \frac{p_{atm} M}{RT_0}$
 $\alpha = -\frac{Mg z}{RT_0} \quad \text{D.I. de b)}$
 D'après limite !
 p ne varie pas sur 30 cm !

Exercice 6 : Barrage (**)

Un mur de barrage a le profil suivant :



Hauteur immergée $H = 25\text{m}$ sur une largeur $L = 300\text{m}$.

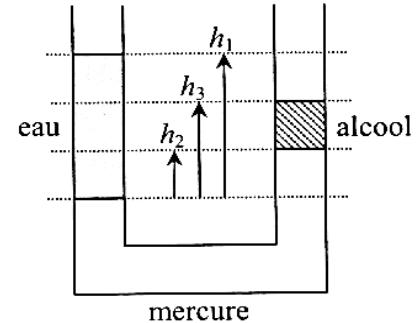
Données : masse volumique de l'eau $\rho = 1000\text{kg/m}^3$ et $g = 9,8\text{m/s}^2$.

- Exprimer la pression à la profondeur z ($z < 0$).
- En considérant une bande de largeur L et de hauteur dz (infiniment petite) située à la côte z , calculer la force de pression infinitésimale dF qui s'exerce de la part de l'eau sur cette bande.
- En déduire la force totale exercée par l'eau sur l'ouvrage et la force résultante si on tient compte de l'air situé de l'autre côté du barrage.

Exercice 7 : Équilibre de trois liquides non miscibles (**)

1. Montrer, à partir de l'équation locale de la statique des fluides, que la pression est une fonction affine de l'altitude z dans un liquide incompressible.

2. Un système de trois liquides incompressibles non miscibles (eau, mercure, alcool) est en équilibre dans un tube en U ouvert à l'air libre. On note respectivement ρ_1 , ρ_2 et ρ_3 les masses volumiques de l'eau, du mercure et de l'alcool. Calculer ρ_3 en fonction de ρ_1 , ρ_2 , h_1 , h_2 et h_3 .



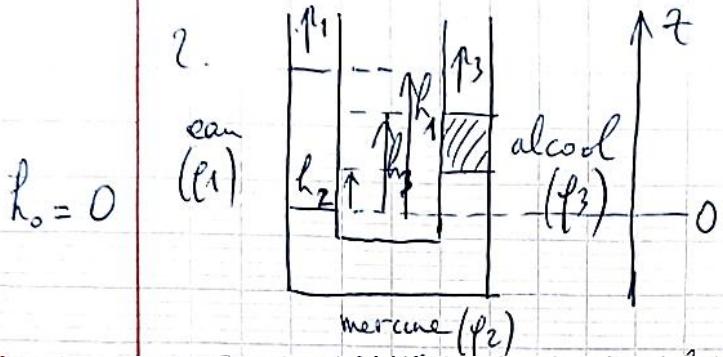
A.N. : $h_1 = 0,80 \text{ m}$, $h_2 = 0,050 \text{ m}$, $h_3 = 0,20 \text{ m}$, $\rho_1 = 1,0 \cdot 10^3 \text{ kg.m}^{-3}$, $\rho_2 = 1,4 \cdot 10^4 \text{ kg.m}^{-3}$

$$1. \frac{dp}{dz}(z) = -\rho_0 g$$

$$\text{Par intégration: } \frac{dp}{dz}(z) = -\rho_0 g = cte$$

$$\Rightarrow p(z) = -\rho_0 g z + p_0$$

2.



$$h_0 = 0$$

$$\left\{ \begin{array}{l} p_0 + \rho_1 g h_0 = p_1 + \rho_1 g h_1 \quad (1) \quad (\text{eau}) \\ p_1 + \rho_2 g h_0 = p_2 + \rho_2 g h_2 \quad (2) \quad (\text{mercure}) \\ p_2 + \rho_3 g h_2 = p_3 + \rho_3 g h_3 \quad (3) \quad (\text{alcool}) \\ p_1 = p_3 = p_{\text{atm}} \end{array} \right.$$

$$(1) \Rightarrow p_1 = p_0 - \rho_1 g h_1 \quad (4)$$

$$(3) \Rightarrow p_3 = p_2 + \rho_3 g h_2 - \rho_2 g h_3 \quad (5)$$

$$(4) - (5) \Rightarrow 0 = p_0 - p_2 - \rho_1 g h_1 - \rho_2 g h_2 + \rho_3 g h_3$$

$$\text{Or: } (2) \Rightarrow 0 = p_0 - p_2 = \rho_2 g h_2$$

d'où:

$$\begin{aligned} 0 &= \rho_2 g h_2 - \rho_1 g h_1 - \rho_3 g h_3 + \rho_3 g h_3 \\ 0 &= \rho_2 g h_2 - \rho_1 g h_1 + \rho_3 g (h_3 - h_2) \end{aligned}$$

$$\boxed{\rho_3 = \frac{\rho_1 h_1 - \rho_2 h_2}{h_3 - h_2}} = 967 \cdot 10^3 \text{ kg.m}^{-3}$$

Exercice 8 : Modèles d'atmosphère ()**

L'air de la troposphère (partie de l'atmosphère dans laquelle nous vivons) est considéré comme un gaz parfait de masse molaire M . On suppose le champ de pesanteur uniforme. Au niveau du sol ($z = 0$), la pression est P_0 et la température T_0 .

1. On suppose que la température de l'atmosphère est uniforme. À partir de la relation fondamentale de la statique des fluides, établir la loi de variation de la pression en fonction de l'altitude z . On introduira une hauteur caractéristique H du phénomène.

2. On suppose maintenant que la température de l'air décroît linéairement avec l'altitude z selon la loi $T(z) = T_0 - \lambda z$ (avec $\lambda > 0$).

a) Montrer que la pression à l'altitude z est de la forme $P(z) = P_0 \left(1 - \frac{\lambda}{T_0} z\right)^{\frac{T_0}{\lambda H}}$.

b) Calculer, dans ce modèle, la pression au sommet de l'Everest (8850 m).

3. Pour $z \ll H$, montrer que les résultats obtenus à l'aide des deux modèles précédents conduisent à une même fonction affine $P(z)$ donnant la pression en fonction de l'altitude.

On donne :

$$M = 29 \text{ g.mol}^{-1}, g = 9,8 \text{ m.s}^{-2}, P_0 = 1,0 \text{ bar}, T_0 = 310 \text{ K et } \lambda = 5,0 \cdot 10^{-3} \text{ K.m}^{-1}$$

$$1. \frac{df}{dz} = -fg = -\frac{m}{V}g \quad \text{isotherme}$$

$$PV = nRT_0 \rightarrow V = \frac{nRT_0}{P}$$

$$\frac{df}{dz} = -\frac{m}{nRT_0} \frac{dg}{dz} = -\frac{M_p g}{RT_0}$$

$$\int_0^P \frac{df}{P} = -\frac{M_p g}{RT_0} dz \quad \left(= -\frac{M_p g}{RT_0} z \right)$$

$$\int_0^P \frac{df}{P} = -\frac{M_p g}{RT_0} \int_0^z dz \left(\ln p - \ln p_0 = \ln \left(\frac{p}{p_0} \right) \right)$$

$$P = P_0 \exp \left(-\frac{M_p g}{RT_0} z \right) = P_0 \exp \left(-\frac{z}{H} \right)$$

$$\text{avec } H = \frac{RT_0}{M_p g}$$

$$2. a) T(z) = T_0 - \lambda z \quad \text{Non isotherme}$$

$$PV = nR(T_0 - \lambda z)$$

$$V = \frac{nR(T_0 - \lambda z)}{P}$$

$$\frac{dp}{dz} = -\frac{M_p g}{R(T_0 - \lambda z)}$$

$$\int_0^P \frac{dp}{P} = \int_0^z -\frac{M_p g}{R(T_0 - \lambda z)} dz = \int_0^z -\frac{M_p g}{R} (T_0 - \lambda z)^{-1} dz$$

$$= \frac{M_p g}{\lambda R} \left[\ln(T_0 - \lambda z) - \ln T_0 \right]$$

$$\alpha \ln a = \ln(a^\alpha) \quad \left\{ \ln \frac{P}{P_0} = \frac{M_p g}{\lambda R} \ln \left[\frac{T_0 - \lambda z}{T_0} \right] = \ln \left[\frac{T_0 - \lambda z}{T_0} \right]^{\frac{M_p g}{\lambda R}} \right.$$

$$\left. \frac{P}{P_0} = \left[\frac{T_0 - \lambda z}{T_0} \right]^{\frac{M_p g}{\lambda R}} \right]$$

$$P = P_0 \left(\frac{T_0 - \lambda z}{T_0} \right)^{\frac{M_p g}{\lambda R}} \quad \text{avec } \frac{M_p g}{\lambda R} = \frac{T_0}{\lambda H}$$

$$\text{et } \frac{RT_0}{M_p g} = H.$$

$$\text{d'apr\acute{e}s : } p = p_0 \left(1 - \frac{\gamma}{T_0} z\right)^{\frac{T_0}{\lambda H}}$$

$$2) b) p = 1,0 \times \left(1 - \frac{5,1 \cdot 10^{-3}}{310} \times 8850\right)^{\frac{310}{5,1 \cdot 10^{-3} \times 2053}}$$

$$H = \frac{p(T_0)}{Mg} = \frac{8,3 \times 310}{29,1 \cdot 10^3 \times 9,8} = 9053 \text{ m}$$

$$p = 0,35 \text{ bar}$$

$$3) z \ll H$$

\Rightarrow D\'eveloppement limit\'e ordre 1

$$\text{Mod\`ele 1. } e^x \approx 1 + x$$

$$p \approx p_0 \left(1 - \frac{z}{H}\right)$$

$$\text{Mod\`ele 2. } (1+x)^\lambda \approx 1 + \lambda x$$

$$p \approx p_0 \left(1 - \frac{\lambda}{T_0} \frac{T_0}{\lambda H} z\right)$$

$$\approx p_0 \left(1 - \frac{z}{H}\right).$$

Exercice 9 : La partie émergée de l'iceberg (*)

Considérons un iceberg de volume total V flottant sur l'eau. Soit v le volume de la partie émergée.

Déterminer le rapport $\frac{v}{V}$.

On donne les masses volumiques respectives de l'eau, de la glace et de l'air :

$$\rho_e = 1,0 \cdot 10^3 \text{ kg.m}^{-3}, \rho_g = 0,9 \cdot 10^3 \text{ kg.m}^{-3}, \rho_a = 1 \text{ kg.m}^{-3}$$

Partie émergée déplace v d'air
 Partie immergée déplace $V-v$ d'eau.

Résumé d'Archimède :

$$\vec{F}_A = -[\rho_a v + \rho_e (V-v)] \vec{g}$$

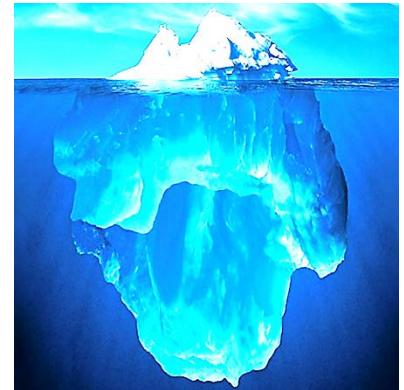
PFD : $\vec{P} + \vec{F}_A = \vec{0}$

$$\rho_g V \vec{g} - [\rho_a v + \rho_e (V-v)] \vec{g} = \vec{0}$$

$$\rho_g V - \rho_a v - \rho_e V + \rho_e v = 0$$

$$V(\rho_g - \rho_e) = v(\rho_e - \rho_a)$$

$$V(\rho_e - \rho_g) = v(\rho_e - \rho_a)$$

$$\frac{v}{V} = \frac{\rho_e - \rho_g}{\rho_e} \approx 0,1 = 10\%$$


Exercice 10 : Poussée d'Archimède et système oscillatoire (**)

Un cylindre solide cylindrique de section S et de hauteur H est partiellement immergé dans un liquide (eau). Le cylindre est immergé sur une hauteur h .

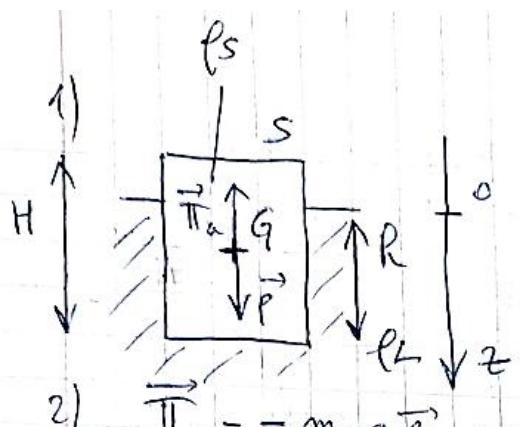
On donne :

- Masse volumique du fluide constante : ρ_L
- Masse volumique du solide constante : $\rho_S < \rho_L$
- Pression de l'air : $P_0 = 1 \text{ bar}$

- 1) Faire un schéma de la situation.
- 2) Montrer que la poussée d'Archimède que subit le cylindre correspond à la résultante des forces de pression appliquées sur le cylindre.

On écarte verticalement le cylindre de sa position d'équilibre.

- 3) En considérant l'eau comme non visqueuse, déterminer l'équation différentielle du mouvement vertical du cylindre.
- 4) En déduire l'expression de la période d'oscillation T_0 , en fonction de H , g , ρ_L et ρ_S . Vérifier l'homogénéité du résultat.
- 5) Application numérique : comparer la période T_0 calculée à celle estimée par l'expérience (faire les mesures nécessaires).



$$2) \quad \vec{T}_a = -m_L g \cdot \vec{e}_z = -\rho_L V_{\text{dep}} g \cdot \vec{e}_z \\ \textcircled{m} \quad = -\rho_L S h g \cdot \vec{e}_z$$

Forces de pression appliquées au cylindre :

* faces latérales se compensent.

* face supérieure :

$$\vec{F}_s = P_0 S \vec{e}_z$$

* face inférieure :

$$\vec{P}_i = P_0 + \rho_L g h$$

$$\vec{F}_i = -(P_0 + \rho_L g h) S \vec{e}_z$$

On obtient :

$$\vec{F}_i + \vec{F}_s = -(P_0 + \rho_L g h) S \vec{e}_z + P_0 S \vec{e}_z$$

$$\vec{F}_i + \vec{F}_s = -\rho_L g h S \vec{e}_z$$

$$3) \quad \text{BANE : } \vec{P} = m_S g \vec{e}_z$$

$$= \rho_S S H g \vec{e}_z$$

$$\text{on } h+z = z$$

$$\vec{T}_a = -\rho_L S (h+z) g \vec{e}_z$$

$$\text{PFD : } \vec{P} + \vec{T}_a = \vec{m_S a} = \rho_S S H \ddot{z} \vec{e}_z$$

$$\rho_S S H g \vec{e}_z - \rho_L S (h+z) g \vec{e}_z = \rho_S S H \ddot{z} \vec{e}_z$$

$$\rho_s H g - \rho_L (h+z)g = \rho_s H \ddot{z}$$

$$g - \frac{\rho_L h}{\rho_s H} g = \ddot{z} + \frac{\rho_L z}{\rho_s H} \cdot z$$

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{\rho_L g}{\rho_s H}}$$

$$4) T_0 = \frac{2\pi}{\omega_0} = 2\pi \sqrt{\frac{\rho_s H}{\rho_L g}}$$

$$[T_0] = \left(\frac{\text{kg} \cdot \text{m}^3 \cdot \text{m}}{\text{kg} \cdot \text{m}^3 \cdot \text{m} \cdot \text{s}^{-2}} \right)^{\frac{1}{2}} = \text{s} \quad \text{OK}$$

Exercice 11 : Ressort et tube en U (**) (E.Thibierge)

On dispose dans un tube en U un bouchon de masse m et de section S égale à la section du tube dans lequel il oscille sans frottement. Un ressort de raideur k est accroché d'une part au bouchon et d'autre part à un point fixe, voir figure 1. Une graduation se trouve à une hauteur h au dessus de la position initiale du bouchon. On note $\Delta\ell_0$ son allongement dû à la pesanteur.

On remplit le tube d'un liquide de masse volumique ρ inconnue jusqu'à la graduation. Le bouchon remonte de Δz par rapport à sa position initiale. On note P la pression au niveau du point M et P_{atm} la pression atmosphérique.

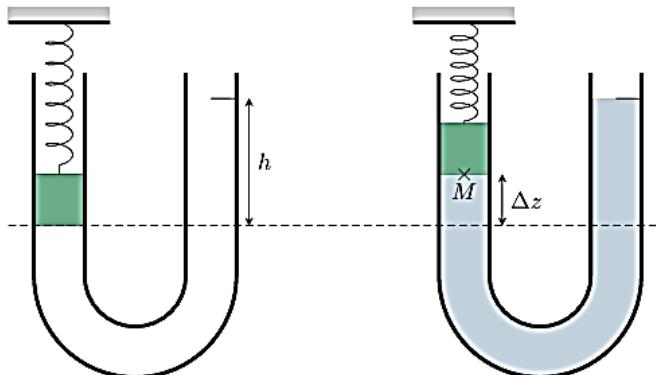


Figure 1 – Ressort dans un tube en U .

- 1 - Déterminer l'expression de $\Delta\ell_0$ en fonction de k et m .
- 2 - Écrire l'équation d'équilibre du bouchon en fonction des pressions et de $\Delta\ell$.
- 3 - Déterminer l'expression de ρ en fonction des données du problème.
- 4 - Calculer ρ pour un tube de diamètre $d = 2\text{ cm}$, avec $\Delta z = 1\text{ cm}$, $h = 10,7\text{ cm}$, et $k = 30\text{ N} \cdot \text{m}^{-1}$.

Exercice 12 : Tunnel d'aquarium (***) (E.Thibierge)

L'aquarium Nausicaa de Boulogne-sur-Mer est le plus grand d'Europe. Parmi les divers espaces dans lesquels il propose à ses visiteurs d'observer les animaux marins figure un tunnel sous-marin long de 18 m. Ce tunnel peut être approximé par un demi-cylindre de rayon $a = 3$ m et de longueur $L = 18$ m se trouvant au fond d'un bassin profond de $H = 8$ m. On cherche à estimer la résultante des forces pressantes subies par les vitres constituant le tunnel.

- 1 - Exprimer le champ de pression $P(y)$ dans l'eau de l'aquarium.
- 2 - Montrer sans calcul que la résultante des forces pressantes subies par le tunnel est dirigée selon $-\vec{e}_y$.

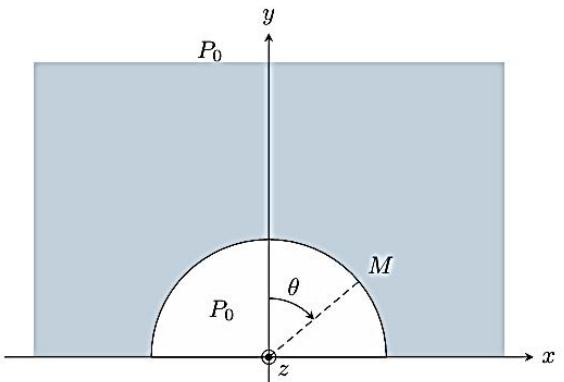


Figure 2 – Tunnel de l'aquarium Nausicaa.

- 3 - Montrer que la composante $dF_{p,y}$ de la force pressante subie par l'élément de surface dS centré sur le point M s'écrit

$$dF_{p,y} = \left(\frac{1}{2} \rho g a^2 - \rho g H a \cos \theta + \frac{1}{2} \rho g a^2 \cos(2\theta) \right) d\theta dz .$$

- 4 - En déduire la résultante des forces pressantes. Calculer sa valeur numérique.