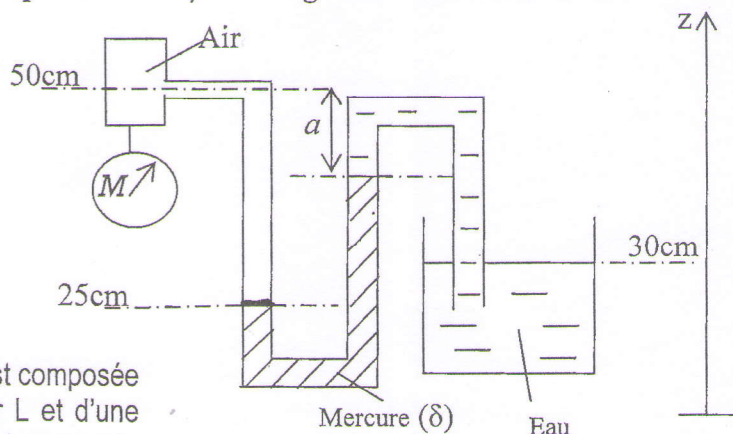


**Examen de Mécanique des Fluides**

**Remarque :** Dans ce qui suit, on donne : la masse volumique de l'eau  $\rho = 10^3 \text{ kg/m}^3$  et l'accélération de la pesanteur  $g = 9,81 \text{ m/s}^2$ .

**Exercice 1 : (4,5 pts)**

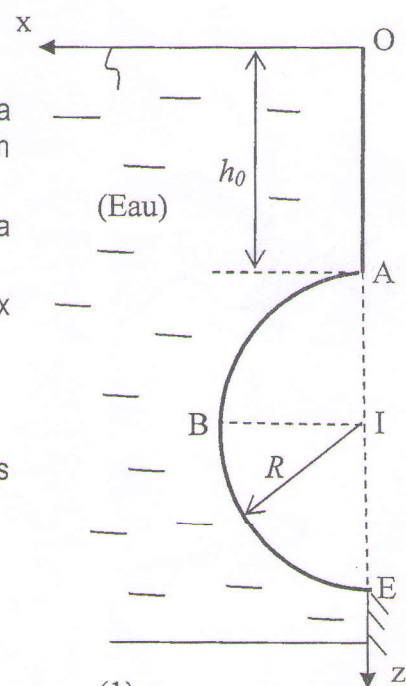
Dans le dispositif de la figure ci-contre, calculer la pression de l'air affichée par le manomètre  $M$  en  $\text{kgf/cm}^2$ .  
 On donne :  $a = 10 \text{ cm}$ ,  $\delta = 13.65$



**Exercice 2 : (7,5 pts)**

Une paroi métallique OABE, soumise à l'action de l'eau ( $\rho$ ), est composée d'une partie OA plane de surface rectangulaire de longueur  $L$  et d'une partie ABE courbe en forme de demi cylindre de rayon  $R$  de longueur  $L$ , comme indiqué sur la figure ci-dessous. On donne :  $h_0 = 1\text{m}$ ,  $R = 0.5\text{m}$ ,  $L = 2\text{m}$ .

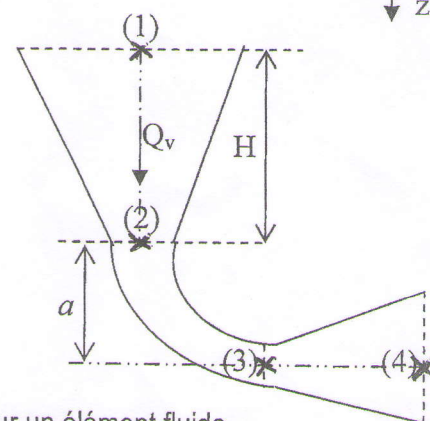
- 1) Représenter et déterminer la force de poussée hydrostatique  $F_0$  s'exerçant sur la partie plane OA de surface  $S_0$  et de centre de gravité  $G_0$ . Déterminer Donner la position de son centre de poussée  $C_0$  selon l'axe Oz.
- 2) Soit  $\vec{F}$  la force de poussée sur la partie courbe ABE. En désignant par  $\vec{F}_x$  sa composante horizontale, représenter celle-ci et déterminer son module  $F_x$ .
- 3) Afin de déterminer la poussée verticale  $\vec{F}_z$ , on décompose le demi cylindre en deux quarts de cylindre : AB et BE.
  - a) Représenter et déterminer la poussée verticale  $\vec{F}_1$  sur le quart de cylindre AB.
  - b) Représenter et déterminer la poussée verticale  $\vec{F}_2$  sur le quart de cylindre BE.
  - c) Déduire le module  $F_z$  de la poussée verticale, résultante de  $\vec{F}_1$  et  $\vec{F}_2$ . Quelle est dans ce cas la poussée d'Archimède  $A$  qui s'exercera sur le demi-cylindre.



**Exercice 3 : (5 pts)**

De l'eau s'écoule dans une conduite constituée d'un convergent et d'un divergent reliés entre eux par un coude, comme le montre la figure ci-contre. La vitesse à l'entrée du convergent est  $V_1 = 3.185 \text{ m/s}$ . On donne :  $a = 30\text{cm}$  et les diamètres des sections :  $d_1 = 20\text{cm}$ ,  $d_2 = d_3 = 10 \text{ cm}$ .

- 1) Calculer le débit volumique  $Q_v$  et déduire la vitesse  $V_2$ .
- 2) Quelle devrait être la valeur de la hauteur  $H$  pour que la variation de pression ( $P_2 - P_1$ ) soit nulle.
- 3) Calculer la variation de pression ( $P_3 - P_2$ ) dans le coude.
- 4) Sachant que  $(P_4 - P_1) = 10(P_3 - P_2)$  quelle serait la vitesse  $V_4$  et le diamètre  $d_4$  à la sortie du divergent.



**Questions de cours : (3pts)**

- 1) Donner un exemple d'une force de surface et d'une force de volume qui s'exerce sur un élément fluide.
- 2) Indiquer la différence entre la cinématique des fluides et la dynamique des fluides
- 3) Expliquer la description d'Euler utilisée pour décrire le mouvement des fluides. Quelles sont les variables utilisées dans ce cas ?

Bonne chance

# Corrigé de l'examen MDF

## Exercice 1:

4,1 pts

Pression de l'air affichée par le manomètre:  $P_M$

$$P_M - P_{air\ eff} = P_{air} - P_{atm} \quad (0,5)$$

Dans l'air on a:  $P_1 = P_2 = P_{air} \quad (0,5)$

L'E.F.H appliquée entre (2) et (4) donne:

entre (2) et (3) dans le mercure ( $\delta$ );

$$P_2 - P_3 = \rho \delta g (z_3 - z_2) \quad (1) \quad (0,75)$$

entre (3) et (4) dans l'eau ( $\rho$ ):

$$P_3 - P_4 = \rho g (z_4 - z_3) \quad (2) \quad (0,75)$$

D'où, l'eq(1) - l'eq(2) donne:  $P_2 - P_4 = \rho g \left[ \delta (z_3 - z_2) - (z_3 - z_4) \right] \quad (0,75)$

On a:  $z_3 - z_2 = a = 50 - 10 = 40 \text{ cm}$

Or:  $P_2 - P_4 = P_{air} - P_{atm} = P_M \quad (0,25)$

$$\Rightarrow P_M = \rho g \left[ \delta (z_3 - z_2) - (z_3 - z_4) \right] \quad (0,95) \quad \text{A.N.: } P_M = 19104,96 \text{ Pa} \quad (0,25)$$

$$1 \text{ kgf/cm}^2 = 98100 \text{ Pa} \Rightarrow P_M = 0,195 \text{ kgf/cm}^2 \quad (0,25)$$

Si on pose:  $z_3 - z_2 = h$  et  $z_3 - z_4 = h'$

On obtient:  $P_M = \rho g [\delta h - h']$  avec:  $h = (z_3 - z_2) - a = 15 \text{ cm}$   
 $h' = (z_3 - z_4) - a = 10 \text{ cm}$

## Questions de Cours

3 pts

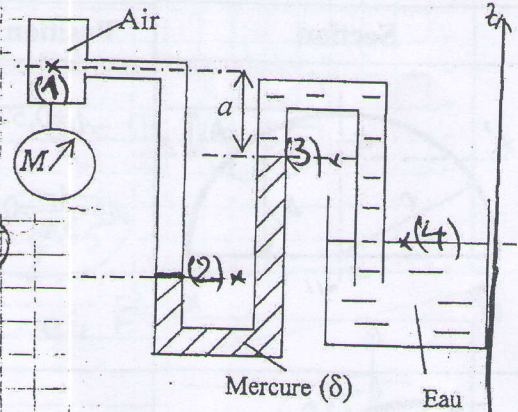
1) Force de surface: force de pression; Force de volume: force de pesanteur. (0,5)

2) Dans la cinématique des fluides, on ne prend pas en compte les forces qui agissent contrairement à la dynamique des fluides. (1)

3) La description d'Euler consiste à se fixer un point dans l'espace et observer les particules fluides passées. Les variables dans ce cas sont les composantes de la vitesse. (0,5)

(0,5)

(0,5)



# Exercice 2

1)  $\vec{F}_0$  poussée hydrostatique sur la surface plane OA rectangulaire:

$$F_0 = \int \rho z g_0 S_0 \quad , \quad S_0 = S_{OA} = h_0 L \quad , \quad z_{g_0} = \frac{h_0}{2}$$

$$\Rightarrow F_0 = \frac{1}{2} \rho g h_0^2 L \quad F_0 = 9810 \text{ N}$$

2)  $\vec{F}_x$  composante horizontale de la force de poussée  $\vec{F}$  sur la surface courbe ABE.

D'où:  $F_x = \int \rho z_{g_x} S_x$

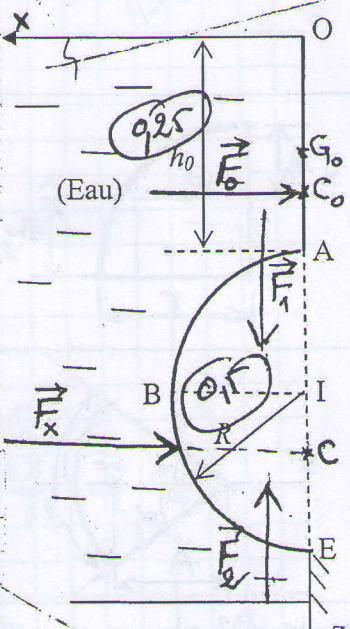
avec:  $S_x$  projection de  $S_{ABE}$  sur le plan vertical et  $G_x$  son centre de gravité

On trouve:  $S_x = S_{AE} = 2R \cdot L$

et  $G_x \equiv I \Rightarrow z_{G_x} = z_I = h_0 + R$

D'où:  $F_x = 2 \rho g (h_0 + R) R L$

A.N.:  $F_x = 29430 \text{ N}$



3) a)  $\vec{F}_1$  force de poussée verticale sur AB, dirigée vers le bas:

$$F_1 = \rho g V_{A00'B} \quad V_{A00'B} \text{ : volume au-dessus de AB}$$

On écrit:  $V_{A00'B} = V_{I00'B} - V_{IAB} = (h_0 + R) R L - \frac{\pi R^2 L}{4}$

D'où:  $F_1 = \rho g R L \left[ (h_0 + R) - \frac{\pi R}{4} \right]$

A.N.:  $F_1 = 10860 \text{ N}$

b)  $\vec{F}_2$  force de poussée verticale sur BE, dirigée vers le haut:

$$F_2 = \rho g V_{E00'B} \quad V_{E00'B} \text{ : volume au-dessus de BE}$$

Où:  $V_{E00'B} = V_{I00'B} + V_{EIB} = (h_0 + R) R L + \frac{\pi R^2 L}{4}$

$\Rightarrow F_2 = \rho g R L \left[ (h_0 + R) + \frac{\pi R}{4} \right]$  A.N.:  $F_2 = 18570 \text{ N}$

c)  $\vec{F}_z = \vec{F}_1 + \vec{F}_2 \Rightarrow F_z = F_2 - F_1 \Rightarrow F_z = \rho g \frac{\pi R^2 L}{2} = 7705 \text{ N}$

Dans ce cas, la poussée d'Archimède est  $A = F_z \Rightarrow A = \rho g V_{ABE} = \rho g \frac{\pi R^2 L}{2}$

Exercice 3: (5 pts)

1) Débit volumique  $Q_v = \text{cst}$ ,  $V_1 = 3,18 \text{ m/s}$

avec:  $Q_v = V_1 S_1 = V_2 S_2$  (0,25)

D'où:  $Q_v = V_1 \frac{\pi d_1^2}{4} = 0,1 \text{ m}^3/\text{s}$  (0,25)

et:  $V_2 = \frac{Q_v}{S_2} = \frac{4 Q_v}{\pi d_2^2}$  (0,25)  $V_2 = 12,74 \text{ m/s}$  (0,25)

ou bien:  $V_2 = V_1 \left(\frac{d_1}{d_2}\right)^2$

2) L'éq<sup>e</sup> de Bernoulli entre (1) et (2) donne:

$$P_1 + \rho g z_1 + \frac{1}{2} \rho V_1^2 = P_2 + \rho g z_2 + \frac{1}{2} \rho V_2^2$$
 (0,5)

$$\Rightarrow (P_1 - P_2) + \rho g (z_1 - z_2) = \frac{1}{2} \rho (V_2^2 - V_1^2) ; z_1 - z_2 = H$$

D'où:  $P_1 - P_2 = 0 \Rightarrow \rho g H = \frac{1}{2} \rho (V_2^2 - V_1^2)$

$$\Rightarrow H = \frac{1}{2g} (V_2^2 - V_1^2)$$
 (0,5) ou bien:  $H = \frac{8 Q_v^2}{\pi^2 g} \left( \frac{1}{d_2^4} - \frac{1}{d_1^4} \right)$

A.N:  $H = 7,75 \text{ m}$  (0,25)

3) D'où:  $d_2 = d_3 \Rightarrow S_2 = S_3 \Rightarrow V_2 = V_3$  (0,25)

L'éq<sup>e</sup> de Bernoulli entre (2) et (3) donne:

$$P_2 + \rho g z_2 + \frac{1}{2} \rho V_2^2 = P_3 + \rho g z_3 + \frac{1}{2} \rho V_3^2 \Rightarrow P_3 - P_2 = \rho g (z_2 - z_3)$$
 (0,5)

$$\Rightarrow P_3 - P_2 = \rho g a$$
 (0,25) A.N:  $P_3 - P_2 = 9943 \text{ Pa}$  (0,25)

4) D'où:  $P_4 - P_1 = 10(P_3 - P_2)$

L'éq<sup>e</sup> Bernoulli entre (1) et (4) donne:

$$P_1 + \rho g z_1 + \frac{1}{2} \rho V_1^2 = P_4 + \rho g z_4 + \frac{1}{2} \rho V_4^2$$
 (0,5)

$$\Rightarrow V_4^2 = V_1^2 + 2g(z_1 - z_4) - \frac{2}{\rho} (P_4 - P_1) ; z_1 - z_4 = H + a$$

$$\Rightarrow V_4 = \sqrt{V_1^2 + 2g(H+a) - \frac{20}{\rho} (P_4 - P_1)}$$
 (0,25) A.N:  $V_4 = 10,45 \text{ m/s}$  (0,25)

et:  $S_4 = \frac{Q_v}{V_4} \Rightarrow d_4 = \sqrt{\frac{4 Q_v}{\pi V_4}}$  (0,25) A.N:  $d_4 = 0,11 \text{ m} = 11 \text{ cm}$  (0,25)