

Bilans macroscopiques

Sujet 1 : Pompe

Déterminer la puissance P_o d'une pompe permettant le franchissement d'un dénivelé H pour un fluide incompressible parfait. Les conditions du fluide à l'aspiration sont P_1 et S_1 et sont P_2 et S_2 au refoulement. Le fluide a une masse volumique μ . On note D_m le débit massique de la pompe.

Aide : montrer que $P_o = D_m(\frac{v_2^2}{2} - \frac{v_1^2}{2}) + D_m g(z_2 - z_1) + P_2 S_2 v_2 - P_1 S_1 v_1$.

Sujet 2 : Embout de lance à incendie

Un embout de lance à incendie est relié au tuyau principal par un système à pas de vis. Les sections d'entrée et de sortie de l'embout sont S et s , la pression extérieure P_o . Le débit volumique sortant est constant et vaut D . Le fluide est parfait, incompressible et de masse volumique μ .

Exprimer la force $F\vec{e}_x$ exercée par le pas de vis sur l'embout en fonction de μ , D , S et s .

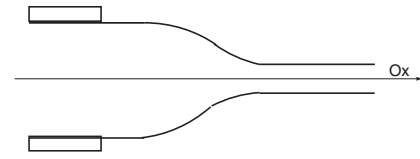


FIGURE 1 – Lance à incendie

Résultat : $F = -\frac{\mu}{2} D^2 S (\frac{1}{s} - \frac{1}{S})^2$.

Sujet 3 : Chariot de minerais

Un chariot, de vitesse initiale nulle et de masse initiale m_0 , est mis en mouvement par une force horizontale constante \vec{F} (absence de frottements entre le chariot et le sol). On verse du sable dans le chariot (débit massique D) et ce sable arrive avec une vitesse horizontale et constante \vec{V} par rapport au référentiel du sol.

1/ Déterminer la vitesse $v(t)$ et l'accélération du chariot en appliquant le théorème de la résultante cinétique au "bon" système.

2/ Calculer la dérivée de l'énergie cinétique du chariot et de son contenu par rapport au temps ensuite effectuer un bilan énergétique à l'aide du théorème de l'énergie cinétique appliqué au "bon" système..

Résultats : $\frac{d(m\vec{v})}{dt} = \vec{F} + D\vec{V}$ d'où $v(t) = \frac{(F+Dv)t}{m_0+Dt}$. $P_{int} = -\frac{D}{2}(v - V)^2$.

Sujet 4 : Ventilateur ou soufflerie

Une soufflerie est schématisée selon la figure ci-dessous. L'air sera supposé parfait et incompressible ($\mu = 1,3 \text{ kg.m}^{-3}$). La pesanteur sera négligée. Le diamètre de sortie de la soufflerie a pour valeur $d' = 0,15 \text{ m}$, l'air y possède une vitesse $v' = 20 \text{ ms}^{-1}$. Au niveau de l'hélice, le diamètre est $d = 0,28 \text{ m}$. Ne pas utiliser les formules du cours car l'air aspiré est au repos et on ne connaît pas la section de la veine fluide en amont de l'hélice, s'adapter à l'exercice.

1/ Déterminer en fonction de μ et v' la différence de pression existant de part et d'autre de l'hélice. A.N.

2/ Calculer la puissance utile fournie par la soufflerie par un théorème énergétique, A.N. Exprimer la puissance utile en fonction du module de la force exercée par l'hélice sur le fluide. En déduire ce module, A.N.

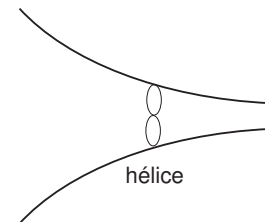


FIGURE 2 – Soufflerie

Résultat : $P_2 - P_1 = \frac{\mu}{2} v'^2 = 260 \text{ Pa}$, $P_{utile} = \mu \frac{v'^3}{8} \pi d'^2 = 92 \text{ W}$ et $F = 16 \text{ N}$.

Sujet 5 : Lévitiation d'une plaque à l'aide d'un jet d'eau

Soit une plaque circulaire de section S et d'axe Oz (axe vertical ascendant), de masse m . Elle est maintenue en équilibre grâce à l'action d'un jet d'eau vertical de vitesse $\vec{v}_e = v_e \vec{u}_z$ et de débit

volumique D (on donne D et la section s du jet loin de la plaque). Le jet sortant a la symétrie de révolution autour de l'axe Oz , c'est un jet libre et son épaisseur est donnée e .
 Calculer l'action de l'eau sur la plaque. En déduire la condition d'équilibre de la plaque.

Conseil : il faut remarquer que le débit sortant de quantité de mouvement est nul. Résultat : $\vec{F} = (P_o S + \mu \frac{D^2}{s})\vec{u}_z$ et $mg = \mu \frac{D^2}{s}$.

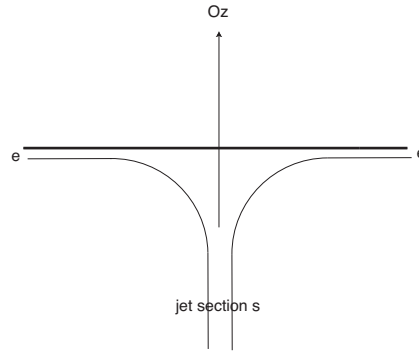


FIGURE 3 – Lévitiation d'une plaque

Sujet 6 : Tuyau avec arrivée d'eau

Un tuyau Tu peut tourner librement autour de son axe horizontal Δ (Ox). Il alimente en eau un tuyau Tu' en forme de T soudé au premier tuyau. L'extrémité de l'une des branches de Tu' est bouchée, l'eau s'écoulant par l'autre branche.

Déterminer la valeur de l'angle α (que fait OB avec Oz) à l'équilibre de l'ensemble, en fonction des données. m est la masse de Tu' ($200g$), s est sa section (uniforme). μ la masse volumique de l'eau et son débit massique est D_m . a, b et c sont supposés connus. $OG = c, AB = BA' = b$ et $OB = a$.

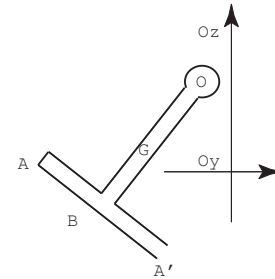


FIGURE 4 – Tuyau

Appliquer le théorème du moment cinétique. **Résultat :** $(m + \mu s(a + 2b))cg \sin \alpha = D_m^2 a / \mu s$.

Sujet 7 : Chariot avec aube

Soit un chariot surmonté d'une aube en forme de demi cylindre. Un jet fluide (incompressible) est dévié par le cylindre (on néglige les frottements et les effets de la pesanteur sur le jet). Le fluide arrive sur l'aube avec une vitesse $V \vec{u}_x$ par rapport au sol, il arrive tangentiellement à l'aube et épouse la forme de l'aube pour repartir tangentiellement.

Le chariot a une vitesse $u \vec{u}_x$ constante ($u < V$). Le jet incident présente une section notée s . Déterminer la puissance P reçue par le chariot ainsi que son rendement (en régime permanent mais attention au référentiel à choisir). On calculera d'abord la force totale exercée sur l'aube.

Résultat : $\vec{F} = 2D_m(V - u)\vec{u}_x$ et $\eta = 4\frac{u}{V}(1 - \frac{u}{V})^2$.

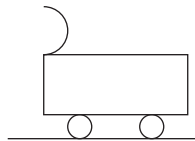


FIGURE 5 – Chariot avec aube

Sujet 8 : Auget

Un jet arrive, à la vitesse \vec{v} , suivant l'axe horizontal Ox d'un auget à symétrie de révolution de rayon moyen R . L'écoulement est supposé permanent et incompressible, on note la masse volumique μ . L'eau ressort à la périphérie avec une vitesse \vec{v}' . On suppose $R \gg \ell$. Déterminer la force résultante \vec{F} subie par l'auget de la part des fluides. Les jets sont libres à l'entrée et à la sortie.

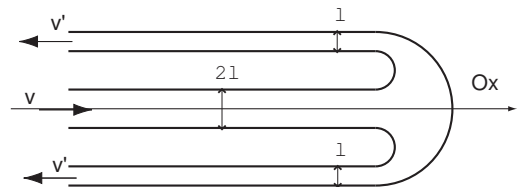


FIGURE 6 – Auget

Sujet 9 : Jet d'eau sur un disque en translation

Un jet d'eau (vitesse $\vec{v}_1 = v_1 \vec{u}_x$) est envoyé sur un disque (dans sa zone centrale) qui peut bouger à la vitesse $\vec{u} = u \vec{u}_x$. Soient S_1 et S_2 les sections du jet libre à l'entrée et à la sortie, R le rayon du disque et u supposée constante. On se place dans un référentiel qui se déplace à la vitesse \vec{u} par rapport au référentiel du laboratoire galiléen. Pourquoi ?

1/ On suppose que la vitesse de l'eau en sortie (\vec{v}_2) possède une composante radiale dans le référentiel du laboratoire. Exprimer cette composante et calculer \vec{v}_2 .

2/ Calculer la force \vec{F} qu'exerce l'eau sur le disque.

3/ Calculer, dans le référentiel du laboratoire, la puissance cinétique du jet d'eau. Calculer la puissance de la force \vec{F} . Définir un rendement.

Résultat : $S_2 v_{2r} = S_1 (v_1 - u)$ et $\vec{F} = (P_o \pi R^2 + D_m (v_1 - u)) \vec{u}_x$.

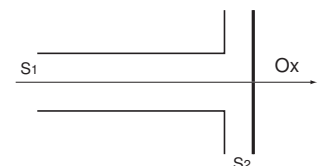


FIGURE 7 – Jet d'eau sur un disque en translation

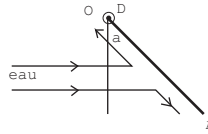
Sujet 10 : Jet d'eau sur une plaque mobile autour d'un axe

FIGURE 8 – Jet d'eau sur plaque mobile autour d'un axe

Une plaque OA pouvant tourner autour d'un axe Δ horizontal reçoit un jet d'eau de vitesse v_o et de débit massique donné D_m en son milieu. On suppose que l'eau est incompressible. La plaque est de longueur $OA = L$ et de masse M . On néglige le poids de l'eau et les actions de la pesanteur sur le jet en général.

A $t = 0$, la plaque reçoit le jet d'eau. Calculer l'angle α_e d'équilibre de la plaque. Hors équilibre, calculer la période des petites oscillations de la plaque (moment d'inertie J par rapport à l'axe Δ).

Résultat : Appliquer le théorème du moment cinétique. $\tan \alpha_e = \frac{D_m v_o}{Mg}$ et $\omega^2 = \frac{MgL}{2J}$.

Sujet 11 : Mélange de fluide avec des vitesses différentes

On étudie l'écoulement permanent d'un fluide incompressible à travers un cylindre de section S . Ce cylindre est muni d'une plaque séparant la section du cylindre en deux parties égales $S/2$. Au-delà de la section S_o , la séparation n'existe plus. A l'entrée du cylindre, la pression est P_o et les vitesses du fluide sont v_1 et $v_2 = v_1/2$ et loin de la plaque (dans la section S), la vitesse du fluide est v_3 . Calculer v_3 et la pression P_3 correspondante. Existe-t-il une déperdition d'énergie? Commenter.

Résultat : $v_3 = 3v_1/4$, $P_3 = P_o + \mu v_1^2/16$ et $\frac{-3\mu S v_1^3}{128}$.

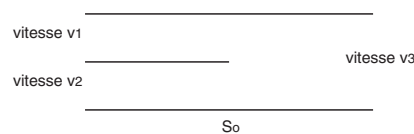


FIGURE 9 – Mélange de fluide avec des vitesses différentes