

TD12

Cinématique des fluides

Correction

Applications du cours

Exercice 1 - Caractéristiques d'un écoulement

- \vec{v} ne dépend pas du temps l'écoulement est stationnaire
- $\text{div } \vec{v} = \frac{\partial v_x}{\partial x} + \frac{\partial v_y}{\partial y} + \frac{\partial v_z}{\partial z} = 0$ l'écoulement est incompressible
- $\text{rot } \vec{v} = 2 \Omega \vec{u}_z \neq 0$ l'écoulement est tourbillonnaire

$$2) \frac{D\vec{v}}{Dt} = \frac{\partial \vec{v}}{\partial t} + (\vec{v} \cdot \text{grad}) \vec{v} = \begin{vmatrix} v_x \frac{\partial v_x}{\partial x} + v_y \frac{\partial v_x}{\partial y} + v_z \frac{\partial v_x}{\partial z} & -\Omega^2 x \\ v_x \frac{\partial v_y}{\partial x} + v_y \frac{\partial v_y}{\partial y} + v_z \frac{\partial v_y}{\partial z} & -\Omega^2 y \\ v_x \frac{\partial v_z}{\partial x} + v_y \frac{\partial v_z}{\partial y} + v_z \frac{\partial v_z}{\partial z} & 0 \end{vmatrix}$$

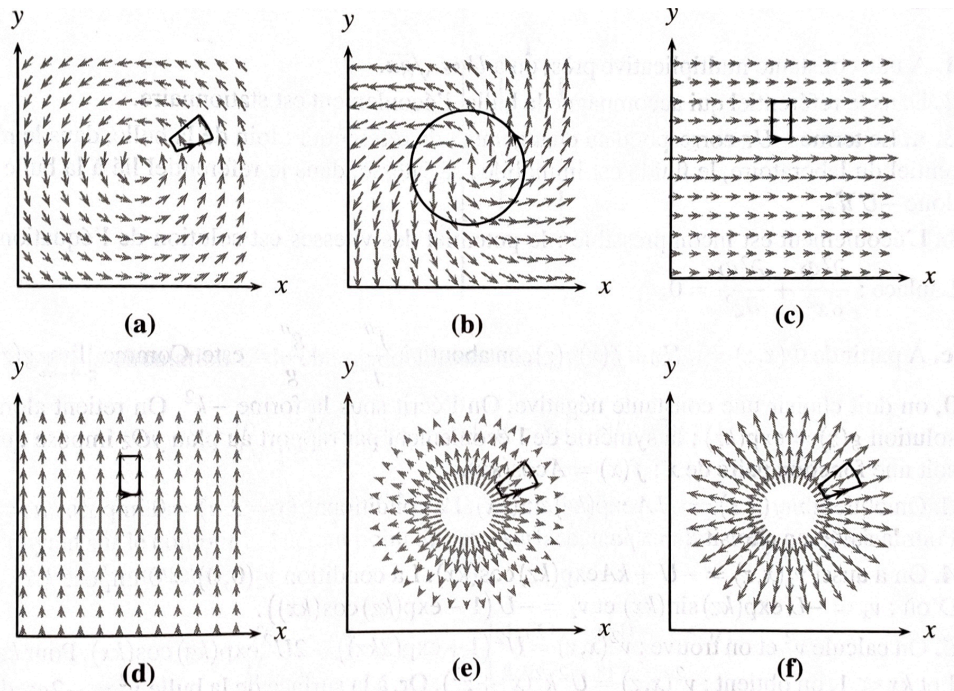
$$\boxed{\frac{D\vec{v}}{Dt} = -\Omega^2 (x \vec{e}_x + y \vec{e}_y)}$$

Exercice 2 - Analyse de carte de champ

1. Pour déterminer si un écoulement est tourbillonnaire on peut calculer la circulation de \vec{v} sur un contour fermé : $\oint_C \vec{v} \cdot d\vec{l}$. D'après le théorème de Stokes

$$\boxed{\oint_C \vec{v} \cdot d\vec{l} = \iint_{S_C} \text{rot } \vec{v} \cdot d\vec{S}}$$

Ainsi une circulation non nulle implique $\vec{\omega} \neq \vec{0}$
 donc un écoulement tourbillonnaire



a. $\oint \vec{v} \cdot d\vec{l} \neq 0 \rightarrow$ tourbillonnaire

$$\vec{\Omega} = \Omega \vec{e}_z$$

\vec{v} est de la forme $\vec{v} = v_0 \vec{e}_\theta$ donc $\text{div } \vec{v} = 0$

l'écoulement est incompressible

b. $\oint \vec{v} \cdot d\vec{l} \neq 0 \rightarrow$ tourbillonnaire, $\vec{\Omega} = \Omega \vec{e}_z$

\vec{v} est compliqué à décrire, on ne peut rien dire sur la compressibilité

c. $\oint \vec{v} \cdot d\vec{l} \neq 0 \rightarrow$ tourbillonnaire, $\begin{cases} -\Omega(y > y_0) = \Omega_0 \vec{e}_z \\ -\Omega(y < y_0) = -\Omega_0 \vec{e}_z \end{cases}$
 y_0 est l'ordonnée du plan de symétrie des vitesses
 \vec{v} est de la forme $\vec{v} = v(y) \vec{e}_x$ donc $\text{div } \vec{v} = 0$
 l'écoulement est incompressible.

d. $\oint \vec{v} \cdot d\vec{l} = 0 \rightarrow$ irrotationnel
 \vec{v} est de la forme $\vec{v} = v(y) \vec{e}_y$ donc $\text{div } \vec{v} \neq 0$
 l'écoulement est compressible.

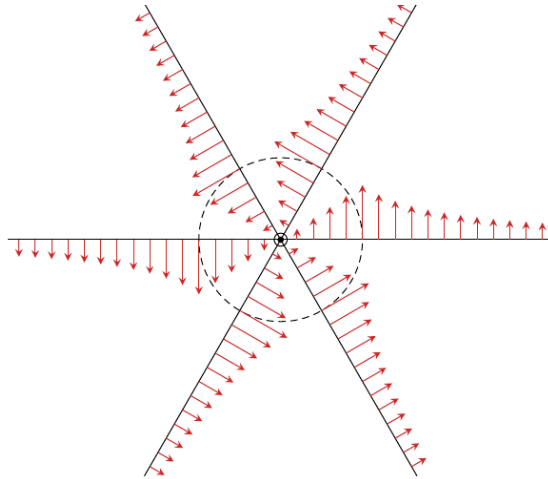
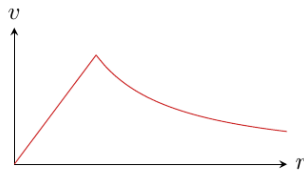
e. $\oint \vec{v} \cdot d\vec{l} = 0 \rightarrow$ irrotationnel
 \vec{v} est de la forme $\vec{v} = v(r) \vec{e}_r$ donc $\text{div } \vec{v} \neq 0$
 l'écoulement est compressible

d. $\oint \vec{v} \cdot d\vec{l} = 0 \rightarrow$ irrotationnel
 \vec{v} est de la forme $\vec{v} = v_0 \vec{e}_r$ donc $\text{div } \vec{v} = 0$
 l'écoulement est incompressible

Exercice 3 - Tornade

1) En $r = a$: $\omega a = \frac{K}{a}$ donc $K = \omega a^2$

2) les lignes de courant sont des cercles



3) $v_r = 0$ donc $\text{div } \vec{v} = 0$ l'écoulement est incompressible

4) $r < a$ $\text{rot } \vec{v} = \frac{1}{r} \frac{\partial(r^2 \omega)}{\partial r} \vec{e}_2 = 2\omega \vec{e}_2$

$r > a$ $\text{rot } \vec{v} = \frac{1}{r} \frac{\partial(K)}{\partial r} \vec{e}_2 = \vec{0}$

Ainsi l'écoulement est tourbillonnaire pour $r < a$

Approfondissements

Exercice 4 - Sténose artérielle

1) Le sang est visqueux donc en $r = R_0$, $v = 0$

$$v(R_0) = \frac{\Delta P}{4\eta L_0} R_0^2 (1 - a R_0^2) \text{ donc } a R_0^2 = 1 \text{ et } \boxed{a = \frac{1}{R_0^2}}$$

2) La vitesse débitante est la vitesse moyenne de fluide sur la section du tuyau

$$\boxed{U = \frac{D_V}{\pi R_0^2}}$$

Calculons D_v :

$$\begin{aligned}
 D_v &= \iint \vec{v} \cdot d\vec{S} = \iint \frac{\Delta P}{4\eta L_0} R_0^2 \left(1 - \frac{r^2}{R_0^2}\right) \vec{e}_y \cdot r dr d\theta \vec{e}_z \\
 &= \frac{\Delta P}{4\eta L_0} R_0^2 \int_0^{2\pi} d\theta \times \int_0^{R_0} \left(1 - \frac{r^2}{R_0^2}\right) r dr \\
 &= \frac{\Delta P}{4\eta L_0} R_0^2 \times 2\pi \times \left[\frac{r^2}{2} - \frac{r^4}{4R_0^2} \right]_0^{R_0} \\
 &= \frac{\Delta P}{4\eta L_0} R_0^2 \times 2\pi \times \left(\frac{R_0^2}{2} - \frac{R_0^2}{4} \right)
 \end{aligned}$$

$$D_v = \frac{\pi \Delta P R_0^4}{8\eta L_0}$$

Ainsi $\Delta P = \frac{8\eta L_0}{\pi R_0^4} D_v = \frac{8\eta L_0 U}{R_0^2} = 7 \text{ Pa}$

C'est le cœur qui crée cette différence de pression permettant l'écoulement du sang.

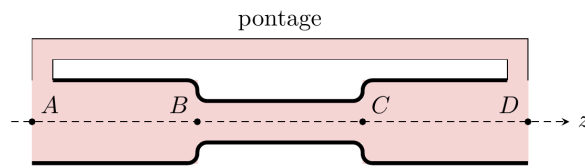
3) On retrouve l'analogie avec l'électricité ou le transfert thermique $\Delta V = R I$ ou $\Delta T = R_h \phi$ ici une différence de pression ΔP crée un flux de vitesse

On a $\Delta P = R_h D_v$ ainsi $R_h = \frac{8\eta L_0}{\pi R_0^4}$

4) $R_H = \frac{8\eta L}{\pi R_0^4}$, $R'_H = \frac{8\eta L}{\pi \left(\frac{R_0}{2}\right)^4} = \frac{128\eta L}{\pi R_0^4}$

On ajoute les différences de pression $\Delta P = P_A - P_D$

$$\begin{aligned}
 &= P_A - P_B + P_B - P_C + P_C - P_D \\
 &= \Delta P_{AB} + \Delta P_{BC} + \Delta P_{CD}
 \end{aligned}$$



Ainsi $\Delta P = R_H D_v + R'_H D_v + R_H D_v$
 $= (2R_H + R'_H) D_v$

$R_{H, \text{tot}} = 2R_H + R'_H$ les résistances s'ajoutent en série

$$R_{H, \text{tot}} = \frac{144 \eta L}{\pi R_0^4}$$

AN : $R_{H, \text{tot}} = 2,7 \cdot 10^6 \text{ Pa} \cdot \text{m}^{-3} \cdot \text{s}$

5) $\frac{D_{v, \text{tot}}}{D_v} = \frac{R_{H, \text{min}}}{R_{H, \text{tot}}} = \frac{3R_H}{2R_H + R'_H} = \frac{3}{2+16} \sim 0,167$

le débit est environ 6 fois plus faible à cause de la sténose

6) $D_{v, \text{tot}} = D_{v, \text{saïn}} = \left(\frac{1}{R_{H, \text{tot}}} + \frac{1}{R_{H, \text{pont}}} \right) \Delta P$

Donc $\frac{\Delta P}{3R_H} = \left(\frac{1}{R_{H, \text{tot}}} + \frac{1}{R_{H, \text{pont}}} \right) \Delta P$

On en déduit $R_{H, \text{pont}} = \frac{1}{\frac{1}{3R_H} - \frac{1}{R_{H, \text{tot}}}} = \frac{48R_H}{13}$

$\frac{8\eta L}{\pi R_0^4} \times \frac{48}{13} = \frac{8\eta (3L)}{\pi R_2^4}$ ($R_{H, \text{tot}} = 16R_H$)

Finalement $R_2 = R_0 \sqrt[4]{\frac{39}{48}} = 0,95 R_0 = 6,65 \text{ cm}$

Exercice 5 - Modélisation d'un écoulement contre une paroi

1) les lignes de courant sont donnée par $\vec{v} \cdot n \, dl = 0$

ou $\frac{dx}{v_x} = \frac{dy}{v_y}$ soit $\frac{dx}{-kx} = \frac{dy}{ky}$

Après intégration : $-\ln \frac{x}{x_0} = \ln \frac{y}{y_0}$ d'où $\ln xy = \ln x_0 y_0$

l'équation des lignes de courant est $xy = \text{const}$
ce sont des hyperboles.

les conditions aux limites sont respectées car $x=0$ et $y=0$, les bords de la paroi sont des lignes de courant (tangente à la paroi)

2) a. $\text{div } \vec{v} = 0$ donc l'écoulement est incompressible

b. $\text{rot } \vec{v} = \vec{0}$ donc " irrotationnel

3) $\vec{v} = \text{grad } \phi$ par définition

donc $\phi = -\frac{kx^2}{2} + \frac{ky^2}{2} + \text{const}$

4) a. En projection sur \vec{u}_x , l'expression de \vec{v} donne :

$v_x = \frac{dx}{dt} = -kx$ donc $x(t) = x_0 e^{-kt}$

De même sur \vec{u}_y , $v_y = \frac{dy}{dt} = ky$ d'où $y(t) = y_0 e^{kt}$

Ainsi $\vec{a} = a_x \vec{e}_x + a_y \vec{e}_y$
 $= \frac{d^2x}{dt^2} \vec{e}_x + \frac{d^2y}{dt^2} \vec{e}_y$

$$\boxed{\vec{a} = -k^2 x \vec{e}_x + k^2 y \vec{e}_y}$$

b. $\vec{a} = \frac{D\vec{v}}{Dt} = \frac{\partial \vec{v}}{\partial t} + (\vec{v} \cdot \text{grad}) \vec{v} = \left(-kx \frac{\partial}{\partial x} + ky \frac{\partial}{\partial y} \right) \vec{v}$

$$\boxed{\vec{a} = -k^2 x \vec{e}_x + k^2 y \vec{e}_y} \quad \text{on retrouve bien la même chose}$$

Exercice 6 - Ecoulement perturbé par une sphère

1. l'écoulement est incompressible donc $\text{div } \vec{v} = 0$
 de plus l'écoulement est irrotationnel donc $\text{rot } \vec{v} = \vec{0}$
 et $\vec{v} = \text{grad } \phi$
 Ainsi $\text{div}(\text{grad } \phi) = 0$ d'où $\boxed{\Delta \phi = 0}$

2. $\vec{v} = \text{grad } \phi = \begin{pmatrix} \frac{\partial \phi}{\partial r} \\ \frac{1}{r} \frac{\partial \phi}{\partial \theta} \\ \frac{1}{r \sin \theta} \frac{\partial \phi}{\partial \varphi} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} A \cos \theta - \frac{2B}{r^3} \cos \theta \\ -A \sin \theta - \frac{B \sin \theta}{r^3} \\ 0 \end{pmatrix}$

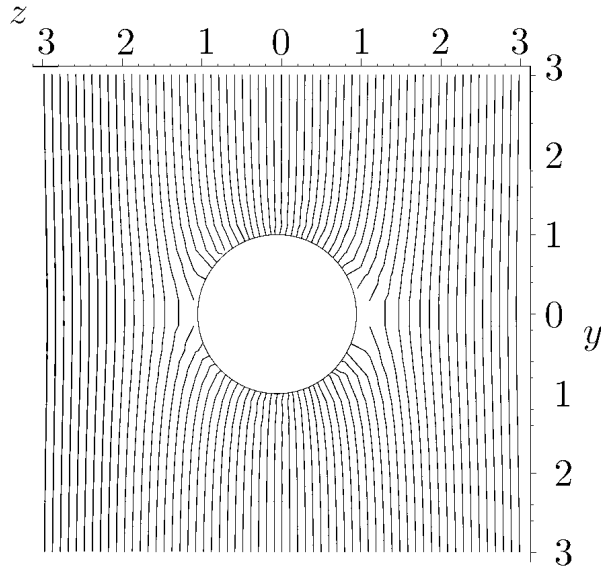
• Pour $r \rightarrow \infty$ on a $\vec{v} = v_0 \vec{u}_z = v_0 \cos \theta \vec{u}_r - v_0 \sin \theta \vec{u}_\theta$
 ceci doit être vrai pour tout θ donc en particulier pour $\theta = 0$, par analogie on a donc $A = v_0$

• Pour $r = R$ on a $v_r = 0$ donc $A \cos \theta - \frac{2B}{R^3} \cos \theta = 0$

On en déduit $B = \frac{v_0 R^3}{2}$

Ainsi $\vec{v} = v_0 \cos \theta \left(1 - \frac{R^3}{r^3} \right) \vec{u}_r - v_0 \sin \theta \left(1 + \frac{R^3}{2r^3} \right) \vec{u}_\theta$

3. les équipotentielles sont les courbes telles que $\phi = \text{const}$
 $\vec{v} \cdot d\vec{l} = \text{grad} \phi \cdot d\vec{l} = d\phi$ donc les équipotentielles sont les courbes perpendiculaires aux lignes de courant.



Exercice 7 - Ecoulement autour d'un cylindre

- 1) a. Si le cylindre est fixe $\vec{v} \cdot \vec{u}_n = 0$ en $r = a$
 $\forall \theta$

De plus pour $r \rightarrow \infty$, $\vec{v} = v_0 \vec{e}_x = \vec{v}_\infty$

b. $\vec{v}_\infty = v_0 \cos \theta \vec{u}_r - v_0 \sin \theta \vec{u}_\theta$

$$\vec{v} = \vec{v}_p + \vec{v}_\infty = v_0 \cos \theta \left(1 + \frac{A}{2r^2}\right) \vec{u}_r - v_0 \sin \theta \left(1 - \frac{A}{2r^2}\right) \vec{u}_\theta$$

Pour $r = a$, $\vec{v} \cdot \vec{u}_n = 0$ donc $A = -2\pi a^2$

Ainsi $\vec{v} = v_0 \cos \theta \left(1 - \frac{a^2}{r^2}\right) \vec{u}_r - v_0 \sin \theta \left(1 + \frac{a^2}{r^2}\right) \vec{u}_\theta$

$$2) a. \vec{v} = \vec{V}_p + \vec{V}_\omega + \vec{V}_v = v_0 \cos \theta \left(1 - \frac{a^2}{r^2}\right) \vec{u}_r - \left(v_0 \sin \theta \left(1 + \frac{a^2}{r^2}\right) - \frac{B\Omega}{r}\right) \vec{u}_\theta$$

en $r = a$, la vitesse doit être celle du cylindre donc

$$V_z(r=a) = a\Omega \vec{u}_\theta \quad \text{cinsi} \quad \frac{B\Omega}{a} = a\Omega$$

$$\text{D'où } \boxed{B = a^2}$$

b. les points d'arrêts sont donnés par $\vec{v} = \vec{0}$ soit:

$$\text{ou } \begin{cases} r = a \text{ et } \sin \theta = \frac{a}{2v_0} \\ \text{ou } \theta = +\frac{\pi}{2} \text{ et } v_0 \left(1 + \frac{a^2}{r^2}\right) - \frac{a^2\Omega}{r} = 0 \end{cases}$$

• Si $\frac{a\Omega}{2v_0} < 1$ il y a 2 points d'arrêts sur le cylindre

• Si $\frac{a\Omega}{2v_0} = 1$ il y a un seul point d'arrêt en $\theta = \frac{\pi}{2}$ sur le cylindre

• Si $a\Omega > 2v_0$, il y a un unique point d'arrêt hors du cylindre en $\theta = \frac{\pi}{2}$ qui vérifie $v_0 \left(1 + \frac{a^2}{r^2}\right) - \frac{a^2\Omega}{r} = 0$