

Soluzione Homework N° 5

a _____

1. Disco in rotazione con velocità angolare $\mathbf{\Omega} = \Omega_z \mathbf{k}$:

$$\mathbf{v} = \mathbf{\Omega} \times \mathbf{r} = (\Omega_z \mathbf{k}) \times (x\mathbf{i} + y\mathbf{j}) = \Omega_z(-y\mathbf{i} + x\mathbf{j}).$$

$$\boldsymbol{\omega} = \nabla \times \mathbf{v} = 2\Omega_z \mathbf{k}.$$

2. Fluido in rotazione con moto torsionale: $v_r = v_z = 0$, $v_\theta = \frac{R^2 \Omega}{r} = f(r)$.

$$\boldsymbol{\omega} = \mathbf{e}_r \left(-\frac{\partial(v_\theta)}{\partial z} \right) + \mathbf{e}_\theta \cdot 0 + \mathbf{e}_z \left(\frac{\partial(rv_\theta)}{\partial r} \right) = 0.$$

3. Moto di Couette: $v_x = \frac{U}{H}y$.

$$\boldsymbol{\omega} = \left[-\frac{\partial}{\partial y} \left(\frac{U}{H}y \right) \right] \mathbf{k} = -\frac{U}{H} \mathbf{k}.$$

4. Moto di Poiseuille: $v_x = \frac{H^2}{8\mu} \left(-\frac{dP}{dx} \right) \left(1 - \frac{4y^2}{H^2} \right)$.

$$\begin{aligned} \boldsymbol{\omega} &= \left(-\frac{\partial v_x}{\partial y} \right) \mathbf{k} = -\frac{H^2}{8\mu} \left(-\frac{dP}{dx} \right) \frac{\partial}{\partial y} \left(1 - \frac{4y^2}{H^2} \right) \mathbf{k} \\ &= \frac{y}{\mu} \left(-\frac{dP}{dx} \right) \mathbf{k}. \end{aligned}$$

b _____

$$2\eta f' + \frac{df'}{d\eta} = 0 \rightarrow \frac{df'}{f'} = -2\eta d\eta \rightarrow \ln f' = -\eta^2 + C$$

$$\rightarrow f' = C \exp(-\eta^2) \rightarrow \int_{f(0)}^{f(\eta)} f' d\eta = C \int_0^\eta \exp(-\eta^2) d\eta$$

$$\rightarrow f(\eta) = f(0) + C \int_0^\eta \exp(-\eta^2) d\eta$$

Dalle condizioni al contorno si ha: $f(0) = 1$, $f(\eta \rightarrow \infty) = 1 + C \int_0^\infty \exp(-\eta^2) d\eta = 1 + C \cdot \frac{\sqrt{\pi}}{2} \rightarrow 0$ da cui $C = -\frac{2}{\sqrt{\pi}}$. Si ricava quindi:

$$f(\eta) = 1 - \frac{2}{\sqrt{\pi}} \int_0^\eta \exp(-\eta^2) d\eta$$

c _____

Il problema è quello della lastra piana decelerata istantaneamente:

$$v_x = v_x(y, t) \quad v_y = v_z = 0$$

Le equazioni di continuità e N-S diventano:

$$\frac{\partial v_x}{\partial x} + \frac{\partial v_y}{\partial y} + \frac{\partial v_z}{\partial z} = 0$$

(che è identicamente soddisfatta) e

$$\frac{\partial v_x}{\partial t} = \nu \frac{\partial^2 v_x}{\partial y^2} \tag{1}$$

$$\frac{\partial P}{\partial y} = 0$$

$$\frac{\partial P}{\partial z} = 0$$

Dalle ultime due si deduce $P = \text{cost.}$ Si ipotizza che la soluzione per v_x abbia la forma:

$$v_x(y, t) = u_\infty \left(\frac{y}{\delta(t)} \right) = u_\infty \phi(\eta)$$

dove $\eta = y/\delta(t)$. Sostituendo questa espressione di v_x si ha

$$\frac{\partial v_x}{\partial t} = -u_\infty \frac{\eta}{\delta(t)} \frac{d\delta}{dt} \frac{d\phi}{d\eta} \tag{2}$$

$$\frac{\partial^2 v_x}{\partial y^2} = u_\infty \frac{1}{\delta^2(t)} \frac{d^2 \phi}{d\eta^2} \tag{3}$$

per cui la (1) risulta

$$\eta \delta(t) \frac{d\delta}{dt} \frac{d\phi}{d\eta} + \nu \frac{d^2 \phi}{d\eta^2} = 0 \tag{4}$$

$$\eta \delta(t) \frac{d\delta}{dt} \phi' + \nu \phi'' = 0$$

ma essendo $\delta(t) = 2\sqrt{\nu t}$, la (4) diventa

$$2 \eta \phi' + \phi'' = 0 \tag{5}$$

Le condizioni al contorno sono:

$$y \rightarrow +\infty, \quad v_x = u_\infty \quad \Rightarrow \quad \eta \rightarrow +\infty, \quad \phi = 1$$

$$y \rightarrow 0, \quad v_x = 0 \quad \Rightarrow \quad \eta \rightarrow 0, \quad \phi = 0$$

Risolvendo si ottiene:

$$\phi = C_1 \int_0^\eta e^{-\eta^2} d\eta + C_2 \quad (6)$$

ed applicando le condizioni al contorno risulta:

$$C_1 = \frac{1}{\int_0^\infty e^{-\eta^2} d\eta} = \frac{2}{\sqrt{\pi}} \quad (7)$$

$$C_2 = 0$$

Quindi, alla fine:

$$v_x(\eta) = \frac{2}{\sqrt{\pi}} u_\infty \int_0^\eta e^{-\eta^2} d\eta \quad (8)$$

Si può anche calcolare lo sforzo di taglio. Questo si ricava applicando:

$$\tau_{xy} = \mu \frac{dv_x}{dy} = \frac{\mu}{\delta(t)} \frac{d}{dy} v_x = \frac{\mu u_\infty}{2\sqrt{\nu t}} \frac{d\phi}{d\eta} \quad (9)$$

da cui

$$\tau_{xy}(\eta) = \frac{\mu u_\infty}{\sqrt{\pi \nu t}} e^{-\eta^2} \quad (10)$$

d

Si considerino due linee di flusso generiche come in figura 1. Supponendo di voler calcolare la portata che attraversa la generica sezione A-B, si ha:

$$\frac{Q}{W} = \int_A^B \mathbf{v} \cdot d\mathbf{S} = \int_A^B \mathbf{v} \cdot \mathbf{n} dS,$$

dove $d\mathbf{S} = dS\mathbf{n}$ è un elementino d'area rettilineo preso sulla sezione A-B (in pratica scomponiamo tale sezione in tanti elementini infinitesimi $d\mathbf{S}$, ciascuno dei quali ha modulo dS e versore normale uscente \mathbf{n} , in modo che la velocità \mathbf{v} con cui il fluido attraversa un dato elementino sia uniforme). Risulta:

$$\frac{Q}{W} = \int_A^B (v_x n_x + v_y n_y) dS = \int_A^B v_x n_x dS + \int_A^B v_y n_y dS,$$

dove v_x ed n_x sono le componenti di \mathbf{v} ed \mathbf{n} in direzione orizzontale x mentre v_y ed n_y sono le componenti di \mathbf{v} ed \mathbf{n} in direzione verticale y . Ora, il termine $n_x dS$ rappresenta la proiezione del vettore area $d\mathbf{S}$ in direzione x e si può quindi porre $n_x dS = dy$; analogamente il termine $n_y dS$ rappresenta la proiezione del vettore area $d\mathbf{S}$ in direzione y e si può quindi porre $n_y dS = -dx$ tenendo conto del verso di percorrenza della sezione. Si ha pertanto:

$$\frac{Q}{W} = \int_A^B v_x dy - \int_A^B v_y dx.$$

Per definizione:

$$d\Psi = \frac{\partial\Psi}{\partial x} dx + \frac{\partial\Psi}{\partial y} dy = v_y dx - v_x dy;$$

quindi:

$$\int_A^B d\Psi = \int_A^B v_y dx - \int_A^B v_x dy = -\frac{Q}{W};$$

$$\Psi_B - \Psi_A = \Psi_2 - \Psi_1 = -\frac{Q_{tot}}{W}.$$

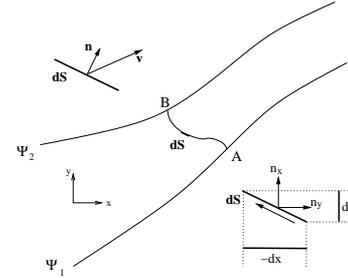


FIG. 1. Linee di flusso generiche.

e

Si trova:

$$\frac{\partial\Psi}{\partial y} = -\sqrt{v_\infty \nu x} \frac{\partial f}{\partial \eta} \cdot \frac{\partial \eta}{\partial y} = -v_\infty f'$$

essendo $\partial\eta/\partial y = \sqrt{v_\infty/\nu x}$ e $\partial f/\partial \eta = f'$.

$$\frac{\partial^2\Psi}{\partial x \partial y} = \frac{\partial}{\partial x} \left(\frac{\partial\Psi}{\partial y} \right) = -v_\infty \frac{\partial f'}{\partial x} = \frac{1}{2} v_\infty f'' \frac{\eta}{x}.$$

$$\frac{\partial^2\Psi}{\partial y^2} = \frac{\partial}{\partial y} \left(\frac{\partial\Psi}{\partial y} \right) = -v_\infty f'' \sqrt{\frac{v_\infty}{\nu x}}.$$

$$\frac{\partial^3\Psi}{\partial y^3} = \frac{\partial}{\partial y} \left(\frac{\partial^2\Psi}{\partial y^2} \right) = -v_\infty \left(\frac{v_\infty}{\nu x} \right) f'''.$$

$$\frac{\partial\Psi}{\partial x} = -\sqrt{v_\infty \nu x} f' \frac{\partial \eta}{\partial x} - \sqrt{v_\infty \nu} f \frac{\partial x^{0.5}}{\partial x} = \frac{1}{2} v_\infty f' \frac{y}{x} - \frac{1}{2} \frac{\eta}{y} f.$$

Sostituendo tutti i termini nell'equazione di partenza e semplificando si ricava:

$$f f'' + 2 f''' = 0$$

con le seguenti condizioni al contorno:

$$\eta = 0 \quad (y = 0) \rightarrow f(0) = 0 \quad (v_x = 0);$$

$$\eta \rightarrow \infty \quad (y \rightarrow \infty) \rightarrow f' \rightarrow 1 \quad (v_x \rightarrow v_\infty).$$

Una tale equazione differenziale si risolve per via numerica (ad esempio con Mathcad).

f _____

Il grafico 3D delle linee iso- Ψ e iso- Φ è riportato in figura nel caso $a = 1$. Per verificare graficamente l'ortogonalità fra le linee, basta tracciare un grafico 2D della funzione che le descrive, assumendo ad esempio un valore fissato di x (oltre che di a) e variando y .

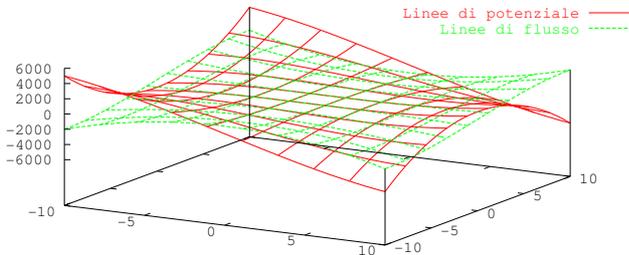


FIG. 2. Linee di flusso e linee di potenziale.

g _____

Preso il potenziale:

$$\Phi = k(x^2 - y^2) \quad (11)$$

e derivandolo rispetto alle componenti x ed y ottengo rispettivamente le componenti della velocità lungo x e lungo y :

$$v_x = -\frac{\partial \phi}{\partial x} = -2kx \quad (12)$$

$$v_y = -\frac{\partial \phi}{\partial y} = 2ky \quad (13)$$

Vale inoltre:

$$v_x = -\frac{\partial \psi}{\partial y} = -2kx \quad (14)$$

$$v_y = \frac{\partial \psi}{\partial x} = 2ky \quad (15)$$

Integrando si ottiene:

$$\begin{aligned} d\psi = v_y dx = -v_x dy &\rightarrow \int d\psi = \int v_y dx = -\int v_x dy \\ &\rightarrow \psi = 2kxy + f(y) = -(-2kxy) + f(x) . \end{aligned} \quad (16)$$

Poiché ci interessa definire ψ a meno di una costante di integrazione, possiamo assumere $f(x) = f(y) = 0$ e ricavare $\psi = 2kxy$.

Mediante una analisi puntuale del grafico 4.32 del libro (pagina 182) emerge la coincidenza della funzione ψ e di quella rappresentata in figura. In entrambi i casi infatti si ottiene una funzione iperbolica.

h _____

Le componenti di velocità sono:

$$v_r = -\frac{\partial \Phi}{\partial r} = \frac{2}{r}$$

$$v_\theta = -\frac{1}{r} \frac{\partial \Phi}{\partial \theta} = 0$$

da cui:

$$\frac{Q}{W} = \int_0^{\frac{\pi}{6}} v_r \cdot r d\theta = \frac{\pi}{3} \frac{m^2}{s}$$

Applicando Bernoulli si trova:

$$\frac{1}{2} \rho v_i^2 + p_i + \rho g h_i = \text{cost.} \rightarrow p_1 + \frac{1}{2} \rho v_1^2 = p_2 + \frac{1}{2} \rho v_2^2$$

Il termine gravitazionale è stato trascurato. Essendo:

$$v^2 = v_r^2 + v_\theta^2 = \frac{4}{r^2}$$

si ha: $v_1 = v(r = 1) = 4$, $v_2 = v(r = 0.5) = 16$. Quindi:

$$p_2 = p_1 + \frac{1}{2} \rho (v_1^2 - v_2^2) = 24 \cdot 10^3 \text{ Pa.}$$

La pressione diminuisce man mano che ci si avvicina all'origine O del convergente in quanto la velocità aumenta.