

1

Un umidificatore è costituito da un atomizzatore a disco (di raggio R) che ruota a velocità angolare Ω costante. Sull'atomizzatore viene alimentato il liquido da utilizzare per l'umidificazione. Per effetto centrifugo, dal bordo del disco si staccano orizzontalmente gocce aventi diametro D_p e velocità tangenziale iniziale v_i . Si trascurino le forze di gravità e di galleggiamento e si ipotizzi che le gocce si muovano in regime di Stokes ($C_D = 24/Re_p$).

1. Calcolare il valore di Ω che consente alle gocce di coprire una distanza orizzontale $x_{p,max} = L$ (pari alla *stopping distance*). Ipotizzare massa della goccia costante. [10%]
2. Dal momento in cui le gocce si staccano dal disco, il liquido evapora con tasso di evaporazione $c = k\pi D_p^2$ (con $D_p = D_p(t)$ diametro della goccia e k costante espressa in kg/m^2s). Indicato con D_i il diametro iniziale delle gocce, determinare la velocità di queste ultime quando il loro diametro si è ridotto a $0.5D_i$. [20%]

2

Un tubo rugoso avente diametro $D = 0.1$ m trasporta una portata pari a 0.02 m^3/s di un olio avente densità 1000 kg/m^3 e viscosità $\mu = 0.01$ $Pa \cdot s$.

1. Calcolare le perdite per attrito per unità di lunghezza del tubo utilizzando la formula di Blasius modificata per tubazioni commerciali $f = 0.04Re^{-0.16}$. [10%]
2. Calcolare le perdite per attrito per unità di lunghezza utilizzando la formula di Colebrook ed assumendo un valore di rugosità pari a $k = 0.05 \cdot 10^{-3}$ m. [15%]

3

I vapori di un fluido molto viscoso (avente viscosità μ [$Pa \cdot s$] e densità ρ [kg/m^3]) vengono fatti condensare lungo una lastra lunga L [m] e larga W [m], inclinata di α rispetto all'orizzontale. Il tasso di condensazione è pari a q [kg/m^2s]. Trascurando gli effetti dei bordi, si chiede di:

1. semplificare le equazioni di conservazione per il caso in esame, indicando chiaramente le ipotesi semplificative adottate; [5%]
2. calcolare la portata volumetrica del film di condensazione al bordo inferiore della piastra; [15%]
3. calcolare lo spessore del film di condensazione al bordo inferiore della piastra; [15%]
4. calcolare la forza totale agente sulla piastra. [10%]

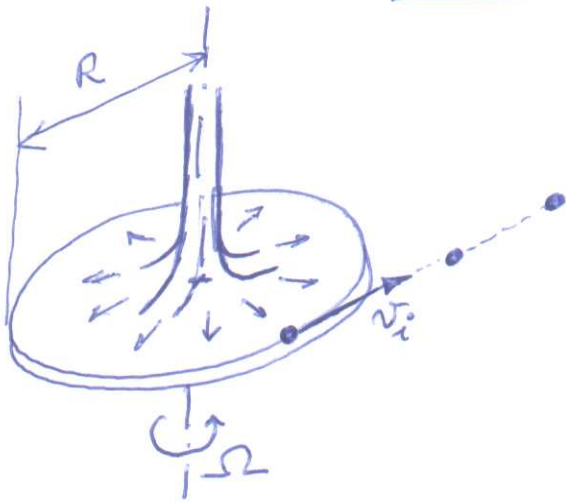
$$\text{Continuità} \quad \frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial}{\partial x_i}(\rho u_i) = 0 \quad \text{Navier-Stokes} \quad \rho \left(\frac{\partial u_i}{\partial t} + u_j \frac{\partial u_i}{\partial x_j} \right) = -\frac{\partial P}{\partial x_i} + \mu \left(\frac{\partial^2 u_i}{\partial x_j^2} \right)$$

$$\text{Eq. di Colebrook} \quad \frac{1}{\sqrt{f}} = -1.7 \ln \left(\frac{k}{D} + \frac{4.67}{Re\sqrt{f}} \right) + 2.28 .$$

$$\text{Num. Reynolds e Forza di Drag per la sfera:} \quad Re_p = \frac{\rho D_p |\mathbf{u} - \mathbf{v}_p|}{\mu}, \quad \mathbf{F}_D = \frac{1}{2} C_D \rho A_p (\mathbf{u} - \mathbf{v}_p) |\mathbf{u} - \mathbf{v}_p|$$

EXE 1

11



$$1.1) \vec{F}_I = \vec{F}_D + \vec{F}_P + \vec{F}_{\text{grav}}$$

Il moto delle gocce avviene in direzione orizzontale. Pertanto:

$$F_{I,x} = F_{D,x} + \cancel{F_{P,x}} + \cancel{F_{\text{grav},x}} \Rightarrow \frac{d(m_p v_{P,x})}{dt} = -3\pi\mu v_{P,x} D_p$$

avendo ipotizzato fluido fermo ($\vec{u} = u_x \vec{i} + u_y \vec{j} = 0$).

$$\frac{dv_{P,x}}{dt} = -\frac{18\mu}{\rho_p D_p^2} v_{P,x} = -\frac{v_{P,x}}{\tau_p} \quad \text{con} \quad \tau_p \doteq \frac{\rho_p D_p^2}{18\mu}$$

$$\int_{v_{P,x}(t=0)=v_i}^{v_{P,x}(t)} \frac{dv_{P,x}}{v_{P,x}} = -\frac{1}{\tau_p} \int_0^t dt \Rightarrow v_{P,x}(t) = v_i \cdot e^{-t/\tau_p}$$

$$\frac{dX_p(t)}{dt} = v_{P,x}(t) \Rightarrow \int_{X_p(t=0)=X_0}^{X_p(t)} dX_p(t) = \int_0^t v_{P,x}(t) dt$$

$$X_p(t) - \cancel{X_0} = -\tau_p \cdot e^{-t/\tau_p} \Big|_0^t \cdot v_i \Rightarrow X_p(t) = v_i \tau_p (1 - e^{-t/\tau_p})$$

Calcolo stopping distance: $v_{P,x} = 0$ se $t \rightarrow \infty$

$$X_p^{\text{max}} = X_p(t \rightarrow \infty) = v_i \tau_p \equiv L \quad \text{con} \quad v_i = \Omega \cdot R$$

Perturb: $\Omega R \cdot \frac{\rho_f D_p^2}{18\mu} = L$

L2

$$\boxed{\Omega = \frac{18\mu L}{\rho_f D_p^2 R}} \quad [10\%]$$

1.2) Massa delle gocce variabile con tasso di evaporazione $C = K\pi D_p^2$

Il nuovo bilancio di forze diventa:

$$m_p \frac{dv_{p,x}}{dt} + v_{p,x} \frac{dm_p}{dt} = -3\pi\mu v_{p,x} D_p \quad \boxtimes$$

con: $\frac{dm_p}{dt} = \frac{d}{dt} \left(\rho_f \frac{\pi D_p^3}{6} \right) = \frac{\rho_f \pi D_p^2}{2} \frac{dD_p}{dt} \quad (1)$

$$\frac{dm_p}{dt} = \cancel{m_{p,in}} - m_{p,out} = -C = -K\pi D_p^2 \quad (2)$$

Dalle eq. (1) e (2): $\cancel{\rho_f \frac{\pi D_p^2}{2}} \frac{dD_p}{dt} = -\cancel{K\pi D_p^2}$

$$\frac{dD_p}{dt} = -\frac{2K}{\rho_f} \Rightarrow \int_{D_i}^{D_p(t)} dD_p = -\frac{2K}{\rho_f} \int_0^t dt$$

$$\Rightarrow \boxed{D_p(t) = D_i - \frac{2K}{\rho_f} \cdot t} \quad \text{ma anche: } dt = -\frac{\rho_f}{2K} dD_p \quad \otimes$$

L'eq. \square diventa:

13

$$\frac{dV_{p,x}}{dt} = \frac{1}{m_p} \left(-3\bar{u}\mu v_{p,x} D_p - v_{p,x} \frac{dm_p}{dt} \right)$$

$$= - \left(\frac{18\mu}{\rho_p D_p^2} - \frac{K\pi D_p^2}{\rho_p \pi \frac{D_p^3}{6}} \right) v_{p,x}$$

$$= - \left(\frac{K_1}{D_p^2} - \frac{K_2}{D_p} \right) v_{p,x} \quad \text{con} \quad K_1 = \frac{18\mu}{\rho_p}$$

$$K_2 = \frac{6K}{\rho_p}$$

$$\frac{dV_{p,x}}{v_{p,x}} = - \left(\frac{K_1}{D_p^2} - \frac{K_2}{D_p} \right) dt = - \left(\frac{K_1}{D_p^2} - \frac{K_2}{D_p} \right) \left(-\frac{\rho_p}{2k} \right) dD_p$$

$$= + \left(\frac{C_1}{D_p^2} - \frac{C_2}{D_p} \right) dD_p \quad \text{con} \quad C_1 = \frac{9\mu}{k}$$

$$C_2 = 3$$

$$\int_{v_i}^{v_p(t)} \frac{dV_{p,x}}{v_{p,x}} = \int_{D_i}^{D_p(t)} \left(\frac{C_1}{D_p^2} - \frac{C_2}{D_p} \right) dD_p$$

$$\ln \left[\frac{v_p(t)}{v_i} \right] = C_1 \left(-D_p^{-1} \Big|_{D_i}^{D_p(t)} \right) - C_2 \cdot \ln D_p \Big|_{D_i}^{D_p(t)}$$

$$= C_1 \left(-\frac{1}{D_p(t)} + \frac{1}{D_i} \right) - C_2 \cdot \ln \left[\frac{D_p(t)}{D_i} \right]$$

$\underbrace{-\frac{1}{D_p(t)} + \frac{1}{D_i}}_{\frac{-D_i + D_p(t)}{D_i \cdot D_p(t)}}$

$$v_p(t) = v_i \cdot \exp \left[\underbrace{c_1 \left(-\frac{2k \cdot t}{\rho_p} \right)}_{\frac{1}{D_i \cdot D_p(t)}} - c_2 \ln \left[\frac{D_p(t)}{D_i} \right] \right] \quad \boxed{4}$$

$$\left. \begin{aligned} & \frac{1}{D_i \cdot D_p(t)} \left[\frac{9\mu}{k} \left(-\frac{2k \cdot t}{\rho_p} \right) \right] = \left(-\frac{18\mu}{\rho_p} \cdot t \right) \cdot \frac{1}{D_i \cdot D_p(t)} \cdot \alpha \\ & = v_i \cdot \exp \left\{ -\alpha \frac{18\mu}{\rho_p} \cdot t + \beta \ln \left[\frac{D_i}{D_p(t)} \right]^3 \right\} \\ & = v_i \left[\frac{D_i}{D_p(t)} \right]^3 \cdot \exp \left(-\alpha \frac{18\mu}{\rho_p} \cdot t \right) \end{aligned} \right\}$$

Mi interessa il valore di $v_p(t)$ quando $D_p(t) = \frac{D_i}{2}$

Pertanto: $D_p(t) = \frac{D_i}{2}$ se $\boxed{t = \frac{1}{4} \frac{\rho_p}{k} D_i}$

$$v_p(t) = v_i \left(\frac{D_i}{D_i/2} \right)^3 \cdot \exp \left(-\frac{18\mu}{\rho_p} \cdot \frac{1}{4} \frac{\rho_p}{k} D_i \cdot \frac{2}{D_i} \right)$$

$$= 8 v_i \exp \left(-\frac{9\mu}{D_i \cdot k} \right) \quad \left[\frac{\frac{\text{kg}}{\text{m} \cdot \text{s}}}{\frac{\text{kg}}{\text{m} \cdot \text{s}}} \cdot \frac{1}{\text{m}} \right] \checkmark$$

Con $\alpha = \left[D_i \cdot D_p(t) \right]^{-1} = \left[D_i \cdot \frac{D_i}{2} \right]^{-1} = \left[\frac{1}{2} D_i^2 \right]^{-1} = \frac{2}{D_i^2}$

$$\boxed{v_p(t) = 8 v_i e^{-\left(\frac{9\mu}{k D_i} \right)} \quad [20\%]}$$

EXE 2

L1

$$\left. \begin{aligned} D &= 0.1 \text{ m} \\ Q &= 0.02 \text{ m}^3/\text{s} \end{aligned} \right\} v = \frac{4Q}{\pi D^2} \approx 2.55 \text{ m/s}$$

$$\rho = 10^3 \text{ kg/m}^3$$

$$\mu = 0.04 \text{ Pa}\cdot\text{s}$$

$$\Downarrow$$
$$Re = \frac{\rho v D}{\mu} = \frac{10^3 \cdot 2.55 \cdot 0.1}{0.04}$$
$$\approx 25500 \gg 4000$$

(Flusso turbolento!)

2.1) Calcolo di $\frac{|\Delta p|}{L}$ per tubo rugoso tramite eq. Blasius modificata:

$$f = 0.04 Re^{-0.16} \approx 7.88 \cdot 10^{-3}$$

$$\frac{|\Delta p|}{L} = 2 \rho v^2 \frac{1}{D} \cdot f = 2 \cdot 10^3 (2.55^2) \frac{1}{0.1} 7.88 \cdot 10^{-3}$$
$$\approx 1023.4 \frac{\text{Pa}}{\text{m}} \Rightarrow \boxed{\frac{|\Delta p|}{L} \approx 1023 \frac{\text{Pa}}{\text{m}}} [10\%]$$

2.2) Calcolo di $\frac{|\Delta p|}{L}$ per tubo rugoso tramite eq. Colebrook:

Valore di f' tentativo: $f' = 7.88 \cdot 10^{-3}$

Eseguo ora il calcolo iterativo:

$$\underbrace{\frac{1}{\sqrt{f}}}_{\text{LHS}(f)} = \underbrace{-1,7 \ln \left(\frac{k}{D} + \frac{4,67}{\text{Re}\sqrt{f}} \right) + 2,28}_{\text{RHS}(f)}$$

I^a iterazione: $\text{RHS}(f = f') = 12,42$

$\text{LHS}(f'') = \frac{1}{\sqrt{f''}} = 12,42$

$\hookrightarrow f'' = \frac{1}{(12,42)^2} \approx 6,48 \cdot 10^{-3}$

Differenza %: $\Delta\% = \frac{|f' - f''|}{f'} \cdot 100 \approx 17,9\%$

(troppo elevata: itero di nuovo!)

II^a iterazione: $\text{RHS}(f = f'') = 12,29$

$\text{LHS}(f''') = \frac{1}{\sqrt{f'''}} = 12,29$

$\hookrightarrow f''' \approx 6,62 \cdot 10^{-3}$

$\Delta\% = \frac{|f'' - f'''}{f''} \cdot 100 \approx 2,2\%$

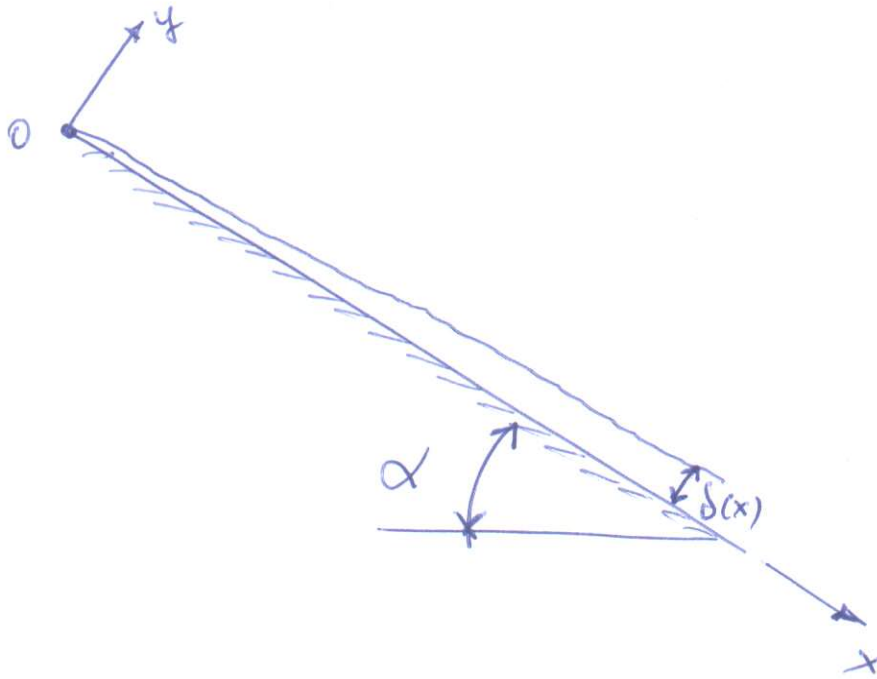
(ancora elevato: itero nuovamente)

III^a iterazione: $\text{RHS}(f = f''') = 12,3 \approx \text{RHS}(f = f'')$ ok!

Assumo: $f = 6,6 \cdot 10^{-3} \Rightarrow \boxed{\frac{|\Delta p|}{L} \approx 857 \text{ Pa/m}} \quad [20\%]$

EXE 3

L1



Fluido : ρ, μ

Piano : $L \times W$

Condensazione : $q \left[\frac{\text{kg}}{\text{m}^2 \text{s}} \right]$

3.1) Eq. di conservazione semplificate:

Poiché il fluido è molto viscoso (ovvero Re basso) e $\delta(x)/L \ll 1$ posso assumere:

$Re \frac{\delta(x)}{L} \ll 1 \Rightarrow$ TEORIA DELLA LUBRIFICAZIONE

CONT. $\frac{\partial v_x}{\partial x} + \frac{\partial v_y}{\partial y} = 0$

NS_x $0 = -\frac{\partial p}{\partial x} + \mu \frac{\partial^2 v_x}{\partial y^2}$

NS_y $0 = -\frac{\partial p}{\partial y}$

Hp: $\frac{\partial \cdot}{\partial t} = 0$
 $\frac{\partial \cdot}{\partial z} = 0$
 $v_z = 0$

con $\frac{\partial p}{\partial x} = \frac{\partial p^0}{\partial x} + \rho g \frac{\partial h}{\partial x} = -\rho g \sin \alpha < 0$

3.2) Calcolo della portata volumetrica

2

$$\frac{\partial^2 v_x}{\partial y^2} = \frac{1}{\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) \longrightarrow \frac{\partial v_x}{\partial y} = \frac{1}{\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) y + C_1$$

$$\longrightarrow v_x(x, y) = \frac{1}{2\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) y^2 + C_1 \cdot y + C_2$$

c.c. #1 : $v_x(x, y=0) = 0 \Rightarrow \boxed{C_2 = 0}$

c.c. #2 : $\tau_{xy}(x, y=d) = 0 \Rightarrow \mu \frac{\partial v_x}{\partial y} \Big|_{y=d} = 0$

$$\mu \left[\frac{1}{\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) \cdot d + C_1 \right] = 0 \Rightarrow \boxed{C_1 = -\frac{1}{\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) \cdot d}$$

$$\boxed{v_x(x, y) = \frac{1}{2\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) (y^2 - 2dy)}$$

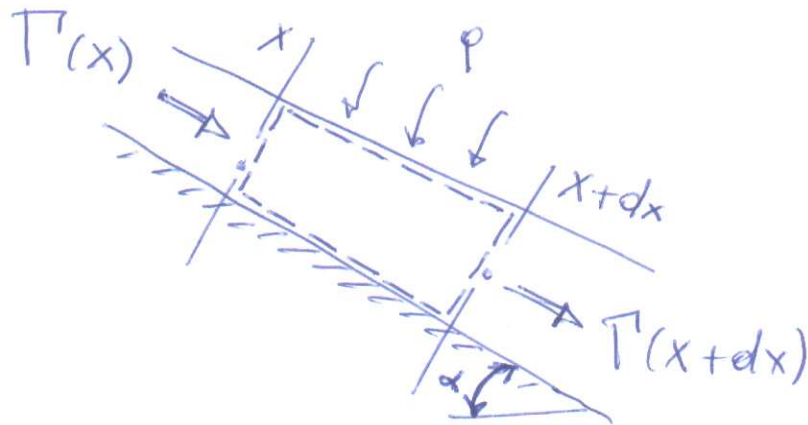
$$\frac{Q}{W} = \int_0^d v_x(x, y) dy = \frac{1}{2\mu} \left(\frac{\partial P}{\partial x} \right) \int_0^d (y^2 - 2dy) dy$$

$$= \frac{1}{3\mu} \left(-\frac{\partial P}{\partial x} \right) d^3 \left[\frac{m^2}{s} \right]$$

$$= \frac{y^3}{3} \Big|_0^d - \frac{2dy^2}{2} \Big|_0^d = \frac{d^3}{3} - d^3 = -\frac{2}{3}d^3$$

$$\Gamma(x) = \rho \frac{Q}{W} = \frac{\rho}{3\mu} \left(-\frac{\partial P}{\partial x} \right) d^3 \left[\frac{kg}{m \cdot s} \right] \quad (1)$$

La portata specifica è ottenibile anche
 dal seguente bilancio dei flussi di massa: 3



$$\Gamma_{in} = \Gamma_{out} \Rightarrow \Gamma(x) + q \cdot dx = \Gamma(x+dx)$$

$$\frac{\Gamma(x+dx) - \Gamma(x)}{dx} \equiv \frac{d\Gamma(x)}{dx} = +q \quad \text{nel lim. } dx \rightarrow 0$$

$$\int_{\Gamma_0}^{\Gamma(x)} d\Gamma(x) = q \cdot \int_0^x dx \rightarrow \Gamma(x) = \Gamma_0 + q \cdot x \quad (2)$$

Dalle eq. (1) e (2):

$$\delta(x) = \left[\frac{3\mu q \cdot x}{\rho \left(-\frac{\partial p}{\partial x}\right)} \right]^{1/3}$$

$$\Rightarrow \frac{Q(x)}{W} = \frac{1}{3\mu \left(-\frac{\partial p}{\partial x}\right)} \frac{3\mu q \cdot x}{\rho \left(-\frac{\partial p}{\partial x}\right)} = \frac{q \cdot x}{\rho} \left[\frac{\text{kg} \cdot \text{m}^3 \cdot \text{m}}{\text{m}^2 \cdot \text{kg}} \right]$$

Al bordo inferiore della lastra ($x=L$):

$$\frac{Q(x=L)}{W} = \frac{q \cdot L}{\rho} \quad [15\%] \quad \text{e} \quad \delta(x=L) = \left[\frac{3\mu q L}{\rho \left(-\frac{\partial p}{\partial x}\right)} \right]^{1/3} \quad [15\%]$$

3.4) Forza totale agente sulla lastra
 (= prodotto per striscia)

4

$$F_z = \int_A |\tau_w| \cdot dA \quad \text{con } \tau_w = \tau_{xy}|_{y=0}$$

$$= \mu \left(\frac{\partial v_x}{\partial y} + \frac{\partial v_y}{\partial x} \right) \Big|_{y=0} \quad \text{trasc.}$$

$$\tau_w = \mu \frac{\partial}{\partial y} \left[\frac{1}{2\mu} \left(-\frac{\partial p}{\partial x} \right) (y^2 - 2\delta y) \right] \Big|_{y=0} = \left(-\frac{\partial p}{\partial x} \right) (y - \delta) \Big|_{y=0}$$

$$= \left(\frac{\partial p}{\partial x} \right) \cdot \delta(x) \Rightarrow \text{Quindi anche } \tau_w = \tau_w(x)!$$

$$F_z = \int_A \left| \left(\frac{\partial p}{\partial x} \right) \right| \cdot \delta(x) dA = \int_0^w \int_0^L \left| \left(\frac{\partial p}{\partial x} \right) \right| \cdot \left[\frac{3\mu q \cdot x}{\rho \left(-\frac{\partial p}{\partial x} \right)} \right]^{1/3} dx dz$$

$$= W \cdot \left[\frac{3\mu q \left(\frac{\partial p}{\partial x} \right)^2}{\rho} \right]^{1/3} \int_0^L x^{1/3} dx$$

$$\frac{3}{4} \cdot x^{4/3} \Big|_0^L = \frac{3}{4} L^{4/3}$$

$$\Rightarrow \boxed{\frac{F_z}{W} = \frac{3}{4} \left[3\mu q \left(\frac{\partial p}{\partial x} \right)^2 L \right]^{1/3}} \quad [10\%]$$