

FLUIDODINAMICA, AA 2017/2018  
 II Compito Intermedio - Durata 2 ore - Libri Chiusi  
 19 Gennaio 2018

1

Una miscela di idrocarburi (avente densità  $\rho$  [ $kg/m^3$ ]) viene accidentalmente versata lungo un pendio, inclinato di un angolo  $\alpha$  rispetto all'orizzontale ed avente lunghezza  $x = L$ . Il film di idrocarburi scorre lungo il pendio venendo assorbito dal terreno con tasso  $q = k \cdot \delta(x)$  [ $m^3/m^2s$ ], come schematizzato in Fig. 1. Detto  $\delta(x)$  lo spessore del film, si richiede di:

1. derivare l'espressione del profilo di velocità del film e disegnarne graficamente l'andamento; [10%]
2. derivare l'espressione per lo spessore del film di idrocarburi,  $\delta(x)$ , in funzione della coordinata  $x$ ; [10%]
3. derivare l'espressione per la lunghezza  $L$  del piano nell'ipotesi che risulti  $\delta(x = L) = 0$ ; [5%]
4. derivare l'espressione per il tempo  $T$  impiegato dal film a percorrere tutto il piano; [15%]
5. derivare l'espressione per la forza di attrito  $F_\tau$  prodotta dal liquido sul piano. [10%]

2

Per trasferire acqua tra due serbatoi A e B ( $h_A = 5$  m,  $h_B = 0$  m) si utilizza un circuito come in Fig. 2, realizzato con tubazioni lisce ( $f = 0.079Re^{-0.25}$ ) aventi il medesimo diametro  $D$  in tutti i rami. il circuito è dotato di due linee alimentate in parallelo ( $h_1 = 0$  m,  $h_2 = 0$  m), ciascuna avente lunghezza pari a 1500 m. Considerando che i tratti di tubazione A-1 e 2-B hanno entrambi lunghezza di 500 m, che i costi sono:  $K_T = 1000$  EUR/ $m^2$  (costo specifico della tubazione),  $K_P = 2000$  EUR/ $kW$  (costo specifico della pompa),  $K_E = 0,23$  EUR/ $kWh$  (costo specifico di esercizio), e che l'impianto deve funzionare per 5000 ore all'anno per 20 anni, si chiede di:

1. determinare il diametro ottimo sapendo che la portata massica da trasferire a B è di  $\dot{m} = 6$  kg/s e che la portata massica elaborata dalla pompa è di  $\dot{m} = 8$  kg/s; [20%]
2. per il diametro calcolato al punto precedente, determinare la potenza della pompa; [5%]
3. per il diametro calcolato al punto precedente, determinare le pressioni ai nodi 1 e 2. [10%]
4. Determinare infine la nuova portata massica trasferita al serbatoio B nel caso venga spenta la pompa. [15%]

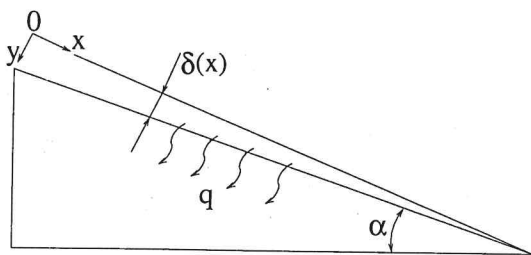


Fig. 1: Paratia

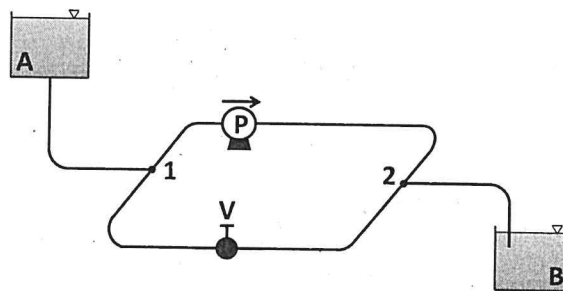
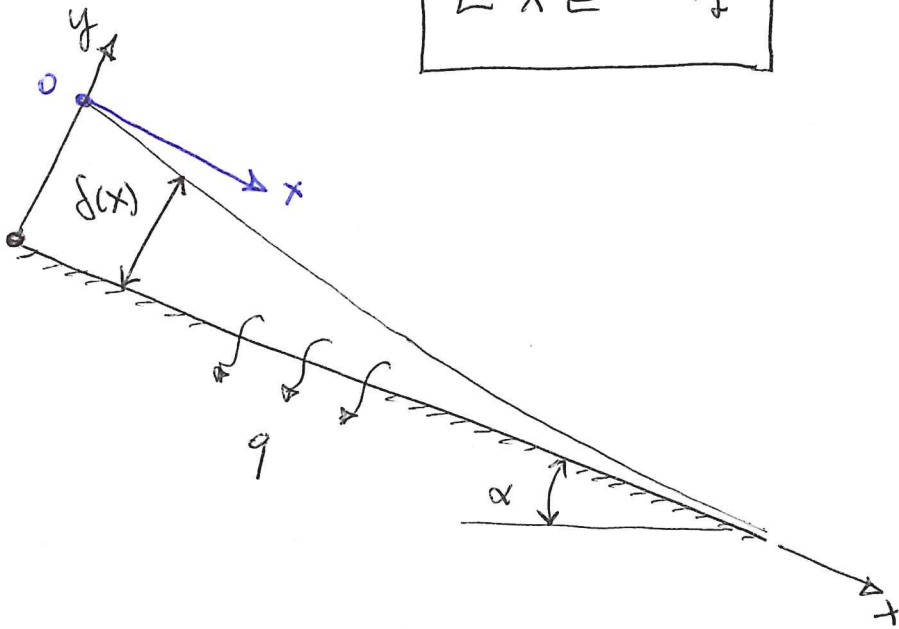


Fig. 2: Bonifica di inquinante lungo un pendio

Continuità:  $\frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial u_i}{\partial x_i} = 0$ ; NS:  $\rho \left( \frac{\partial u_i}{\partial t} + u_j \frac{\partial u_i}{\partial x_j} \right) = -\frac{\partial p}{\partial x_i} + \mu \frac{\partial^2 u_i}{\partial x_j^2}$ ; Taglio:  $\tau_{ij} = \mu \left( \frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right)$

Equazione di Bernoulli (forma integrale)  $B_{1 \rightarrow 2} : \frac{v_1^2}{2} + gh_1 + \frac{p_1}{\rho} + w_s - l_v = \frac{v_2^2}{2} + gh_2 + \frac{p_2}{\rho}$

EXE 1



$$q = K \cdot \delta(x) \left[ \frac{m^3}{m \cdot s} \right]$$

$$[K] = \left[ \frac{m^3}{m^2 \cdot s} \right]$$

$[\delta(x)]$  se l'origine è sull'interfaccia

C.C.  $v_x(x, y=0) = 0 \Rightarrow C_2 = 0$

$[0]$  se l'origine è sull'interfaccia

C.C.  $\tau_{xy}(x, y = \delta(x)) = 0 \Rightarrow C_1 = \frac{\rho g \delta \sin \alpha}{\mu}$

$$v_x(x, y) = \frac{\rho g \delta \sin \alpha}{2\mu} (2\delta \cdot y - y^2) \quad [10\%]$$

N.B.  $v_x(x, y) = \frac{\rho g \delta \sin \alpha}{2\mu} (\delta^2 - y^2)$  con origine sull'interfaccia

$$Q = \int_0^w \int_0^{\delta} v_x(x, y) dy dz = \frac{\rho g \delta \sin \alpha}{3\mu} \cdot \delta^3 \cdot W \quad [\delta = \delta(x)]$$

$$\frac{dQ}{dx} = \frac{\rho g \delta \sin \alpha}{\mu} \int_0^{\delta} \frac{d\delta}{dx} \cdot W \quad [1]$$

Bil. massa :  $Q(x + dx) = Q(x) - q \cdot dx$

$$\frac{dQ}{dx} = -q = -K \cdot \delta(x) \quad [2]$$

Uguagliando [1] e [2]:

$$\frac{\rho g \sin \alpha}{\mu} \delta^2 \frac{d\delta}{dx} \cdot W = -k \cdot \delta$$

$$\int_{\delta_0}^{\delta(x)} \delta \, d\delta = - \frac{\mu \cdot k}{\rho g \sin \alpha} \int_0^x dx$$

$$\delta(x) = \sqrt{\delta_0^2 - 2 \frac{\mu \cdot k}{\rho g \sin \alpha} \cdot x} \quad [10\%]$$

Lunghezza del piano tale per cui risulta  $\delta(x=L)=0$ :

$$\delta(x=L)=0 \text{ se } L = \frac{\rho g \sin \alpha}{2\mu \cdot k} \cdot \delta_0^2 \quad [5\%]$$

Tempo di percorrenza del piano:

$$\bar{v}_x = \frac{1}{\delta(x)} \int_0^{\delta(x)} v_x(x,y) \, dy = \frac{\rho g \sin \alpha}{3\mu} \cdot \delta^2$$

È la stessa  
 indipendentemente  
 da dove si  
 posizioni l'origine

$$dx = \bar{v}_x \, dt \Rightarrow \int_0^L \frac{dx}{\bar{v}_x} = \int_0^T dt$$

$$\int_0^L \frac{3\mu}{\rho g \delta \sin \alpha} \cdot \frac{dx}{\delta(x)^2} = T$$

13

Poniamo  $\int_0^z - \frac{2\mu k}{\rho g \delta \sin \alpha} \cdot X = z$

$$dx = - \frac{\rho g \delta \sin \alpha}{2\mu k} dz$$

$$\int_0^L \frac{dx}{\delta(x)^2} = \int_{z_1}^{z_2} - \frac{\rho g \delta \sin \alpha}{2\mu k} \cdot \frac{dz}{z} = - \frac{\rho g \delta \sin \alpha}{2\mu k} \cdot \ln z \Big|_{z_1}^{z_2}$$

otteniamo:

$$\frac{3\mu}{\rho g \delta \sin \alpha} \cdot \left( - \frac{\rho g \delta \sin \alpha}{2\mu k} \right) \cdot \ln \left( \frac{\delta_0^2 - \frac{2\mu k}{\rho g \delta \sin \alpha} \cdot L}{\delta_0^2} \right) = T$$

$$T = - 3 \ln \left( \frac{\delta_L^2}{\delta_0^2} \right) \quad [15\%]$$

Forza di attrito sulla parete:

$$\tau_{xy} = \mu \frac{\partial v_x}{\partial y} = - \rho g \delta \sin \alpha (y - d)$$

$$\tau_w = \tau_{xy} \Big|_{y=0} = \rho g \delta \sin \alpha \cdot \delta(x)$$

N.B.  $\tau_w = - \rho g \delta \sin \alpha \cdot \delta$   
con origine  
in alto.

$$F_z = \int_0^W \int_0^L z_w dx dz = \rho g \sin \alpha \cdot W \int_0^L f(x) dx$$

$$\int_0^L f(x) dx = \int_{z_1}^{z_2} z^{1/2} \cdot \left( -\frac{2\mu k}{\rho g \sin \alpha} \right) dz$$

$$= -\frac{2\mu k}{\rho g \sin \alpha} \cdot \frac{2}{3} z^{3/2} \Big|_{z_1}^{z_2}$$

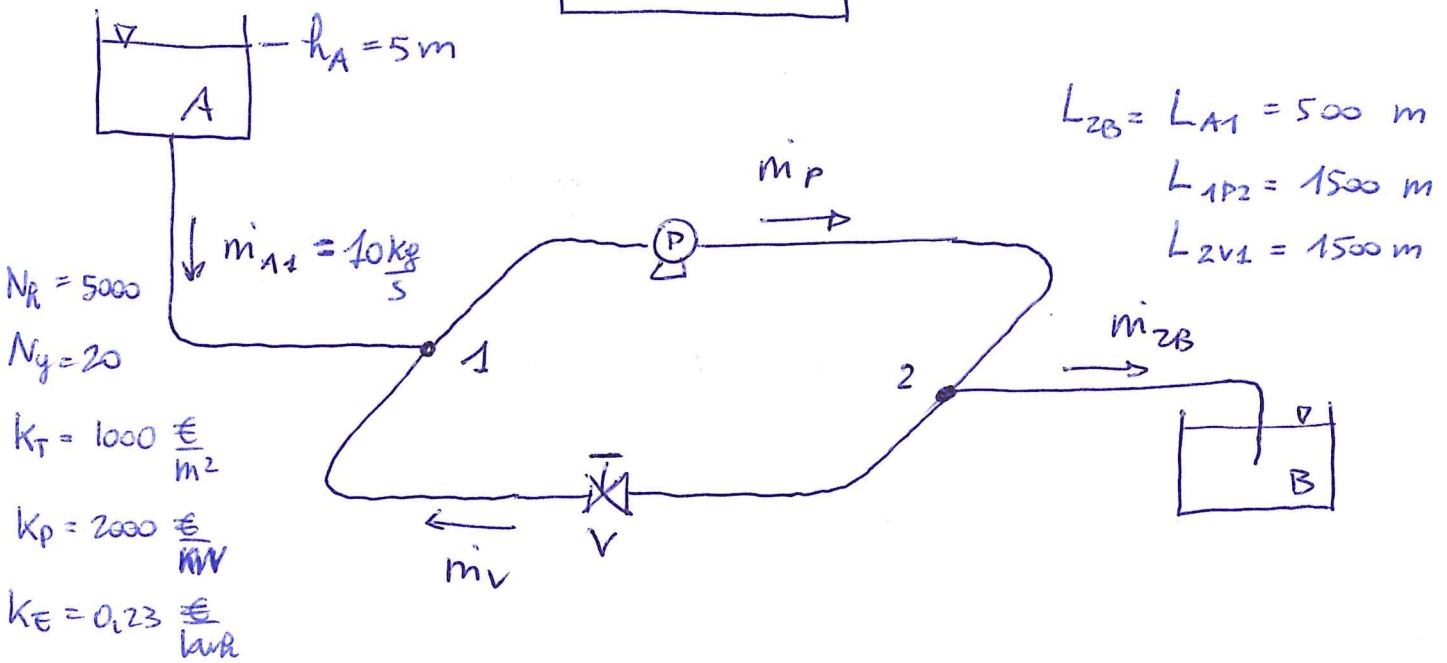
$$= -\frac{4}{3} \frac{\mu k}{\rho g \sin \alpha} \left[ \left( \int_0^2 - \frac{2\mu k}{\rho g \sin \alpha} \cdot L \right)^{3/2} - \int_0^3 \right]$$

$$\begin{aligned} & \swarrow \int_0^3 - \int_0^3 \\ & = 0 \end{aligned}$$

$$\frac{F_z}{W} = \cancel{\rho g \sin \alpha} \cdot \frac{4}{3} \frac{\mu k}{\cancel{\rho g \sin \alpha}} \int_0^3 = \underline{\underline{\frac{4}{3} \mu k \int_0^3}}$$

$$\frac{\text{kg}}{\text{ms}} \cdot \frac{\text{m}^3}{\text{m}^3 \cdot \text{s}} \cdot \text{m}^3 = \text{kg} \cdot \frac{\text{m}^2}{\text{s}^2}$$

# EXE 2



$$\dot{m}_P = 4 \dot{m}_V \quad (U_P = 4 U_V) \Rightarrow \dot{m}_{A1} = \dot{m}_{2B} = 3 \dot{m}_V$$

$$C_{TOT} = K_T \cdot L \cdot D + \frac{K_p + K_E N_R N_g}{10^3} \cdot P_{ot}$$

$$B_{1P2} : \frac{P_1}{\rho} + dW_s - d\ell_v^{1P2} = \frac{P_2}{\rho}$$

$$dW_s = \frac{P_2 - P_1}{\rho} + d\ell_v^{1P2} \quad [1]$$

$$B_{2V1} : \frac{P_2}{\rho} - d\ell_v^{2V1} = \frac{P_1}{\rho} \rightarrow \frac{P_2 - P_1}{\rho} = d\ell_v^{2V1} \quad [2]$$

Substituendo [2] in [1]:

$$dW_s = d\ell_v^{2V1} + d\ell_v^{1P2}$$

$$= 0,158 \left(\frac{\rho}{u}\right)^{-0,25} \cdot \left( U_V^{1,75} \cdot L_{2V1} + U_P^{1,75} \cdot L_{1P2} \right)^{-1,2}$$

$L_{2V1} = L_{1P2} = L$

$$\begin{aligned}
 dW_s &= 0,158 \left(\frac{\rho}{\mu}\right)^{-0,25} \cdot v_v^{1,75} \cdot (4^{1,75} + 1) L \cdot D^{-1,25} \\
 &= 0,158 \left(\frac{\rho}{\mu}\right)^{-0,25} \cdot (4^{1,75} + 1) L \cdot \left(\frac{4 m_v}{\rho \pi D^2}\right)^{1,75} D^{-1,25} \\
 &= 0,158 \left(\frac{\rho}{\mu}\right)^{-0,25} \cdot (4^{1,75} + 1) \cdot L \cdot \left(\frac{4 m_v}{\rho \pi}\right)^{1,75} \cdot D^{-4,75} \\
 &= K_1 \cdot D^{-4,75} \quad \text{essendo } m_v \text{ nota}
 \end{aligned}$$

$$C_{TOT} = K_2 \cdot D + K_3 \cdot D^{-4,75}$$

con  $K_2 = K_T \cdot L_{TOT}$

$$K_3 = \frac{K_P + K_E N_A N_y}{10^3} \cdot (m_P \cdot K_1)$$

$$\frac{dC_{TOT}}{dD} = K_2 - 4,75 K_3 D^{-5,75} = 0$$

$$D_{ottimo} = \left(\frac{K_2}{4,75 K_3}\right)^{\frac{1}{5,75}} \approx 0,08355 \text{ m} \quad (8,36 \text{ cm})$$

$$D = 0,08355 \text{ m} \Rightarrow dW_s = 351,79 \frac{\text{m}^2}{\text{s}^2}$$



$$Pot = m_p dW_s \approx \underline{\underline{2814,3 \text{ W}}}$$

$P_1$  si può calcolare da  $B_{A1}$ :

$$\frac{P_{atm}}{\rho} + gh_A - dl_v^{A1} = \frac{P_1}{\rho} + gh_1 + \frac{1}{2} v_{A1}^2 \rightarrow h_{esc}$$

$$P_1 = P_{atm} + \rho \left[ g(h_A - h_1) - dl_v^{A1} \right]$$

$$= P_{atm} + \rho \left[ g(h_A - h_1) - 0,158 \left( \frac{\rho}{\mu} \right)^{-0,25} v_{A1}^{1,75} \cdot \frac{L_{A1}}{D^{1,25}} \right]$$

con  $v_{A1} = \frac{4 \cdot m_{A1}}{\rho \pi D^2} \approx 1,094 \text{ m/s} \rightarrow Re_A \approx 9,14 \cdot 10^4$   
 (FLUSSO TURBOLENTO)

$$\boxed{P_1 \approx 85254 \text{ Pa}}$$

$P_2$  si può calcolare da  $B_{2B}$ :

$$\frac{P_2}{\rho} + gh_2 - dl_v^{2B} = \frac{P_{atm}}{\rho} + gh_B \Rightarrow P_2 = P_{atm} + \rho dl_v^{2B}$$

con  $v_{2B} = \frac{4 m_{2B}}{\rho \pi D^2} = v_{A1} \approx 1,094 \text{ m/s}$

$$P_2 = P_{atm} + \rho \left[ 0,158 \left( \frac{\rho}{\mu} \right)^{-0,25} v_{2B}^{1,75} \cdot \frac{L_{2B}}{D^{1,25}} \right]$$

$$= 166448,76 \text{ Pa}$$

Se viene spenta la pompa, c'è flusso solo nel ramo delle valvole, con direzione 1 → 2 :

$$B_{AB} : \frac{P_{atm}}{\rho} + g h_A + d l_{v}^{AB} = \frac{P_{atm}}{\rho} + g h_B$$

$$d l_{v}^{AB} = g(h_A - h_B)$$

$$Ma \quad d l_{v}^{AB} = 0,158 \left( \frac{\rho}{\mu} \right)^{-0,25} v_{AB}^{1,75} \frac{L_{AB}}{D^{1,25}} \text{ per cui:}$$

$$v_{AB} = \left[ \frac{g(h_A - h_B) \cdot D^{1,25}}{0,158 \left( \frac{\rho}{\mu} \right)^{-0,25} L_{AB}} \right]^{\frac{1}{1,75}}$$

$$\approx 0,37 \text{ m/s} \Rightarrow \dot{m}_{AB} = \rho v_{AB} \frac{\pi D^2}{4}$$

$$\approx 2,034 \text{ kg/s}$$