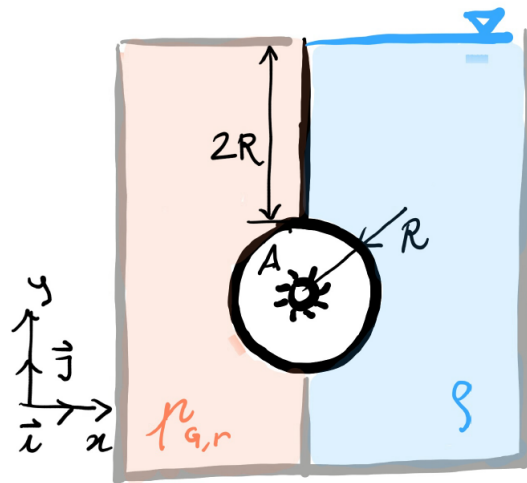


## Esercizio 1

Il corpo in figura (contorno nero) è libero di ruotare attorno alla cerniera  $A$ . Il peso del corpo sia trascurabile e la profondità dello stesso nella direzione perpendicolare al foglio sia pari a  $b$ . La pressione in corrispondenza del pelo libero del liquido sia pari alla pressione atmosferica (usare il simbolo  $p_{atm}$ ).



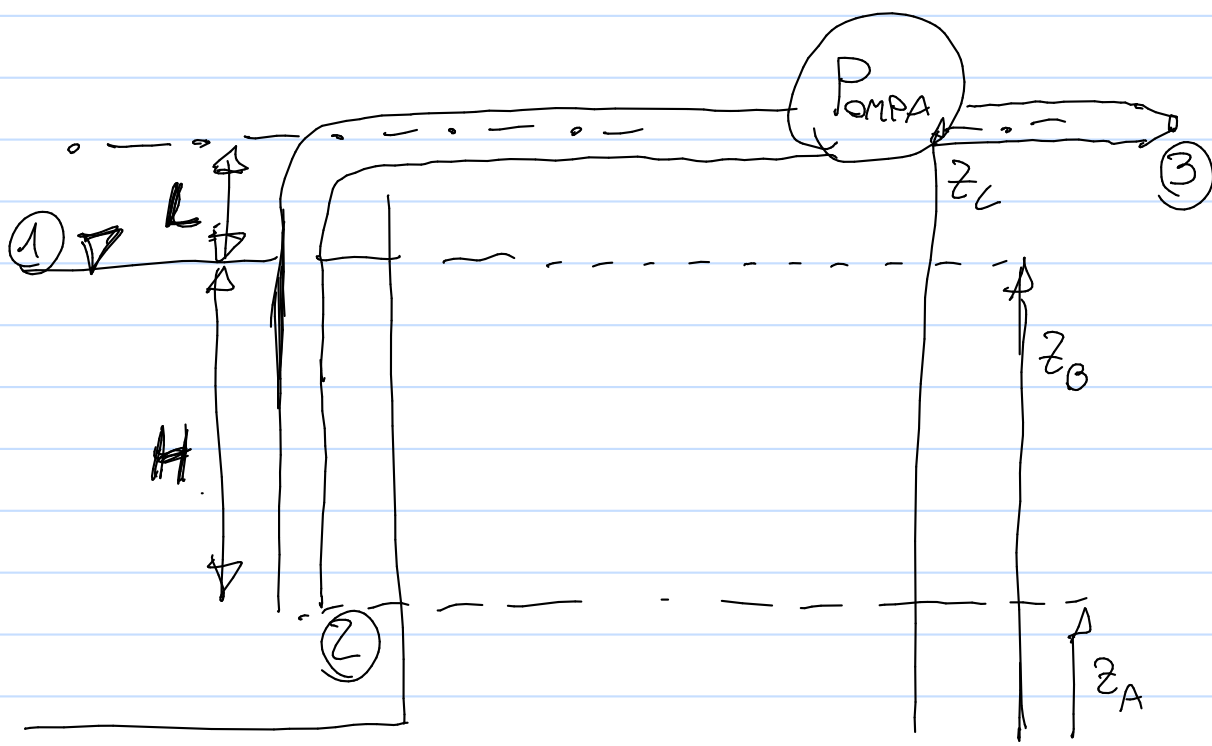
Calcolare:

1. Componente  $x$  della forza idrostatica (lato destro):  
 $Fh, x = -8\rho g R^2 b$
2. Componente  $y$  della forza idrostatica (lato destro):  
 $Fh, y = \rho g \pi R^2 b / 2$
3. Componente  $x$  della forza risultante lato gas (lato sinistro):  
 $Fg, x = 4p_{g,r} R b$
4. Componente  $y$  della forza risultante lato gas (lato sinistro):  
 $Fg, y = 0$
5. Componente  $z$  del momento della forza idrostatica rispetto al polo  $A$ :  
 $Mh, A = \frac{10}{3} \rho g R^3 b$
6. Componente  $z$  del momento della forza risultante lato gas rispetto al polo  $A$ :  
 $Mg, A = -4p_{g,r} R^2 b$
7. Pressione relativa gas per mantenere il sistema in equilibrio come in figura:  
 $p_{g,r} = \frac{5}{6} \rho g R$

## Esercizio 4

Durante la seconda guerra mondiale, Sir Geoffrey Taylor, ha stimato la velocità dell'onda d'urto di un'esplosione atomica tramite l'analisi dimensionale. Il fisico assunse che il raggio dell'onda,  $R$ , fosse una funzione dell'energia rilasciata  $E$ , della densità dell'aria  $\rho$  e tempo  $t$ .

1. Quante e quali sono le variabili del problema?  $n = 4$ , cioè  $R, E, \rho, t$ .
2. Quante e quali sono le grandezze fondamentali del problema?  $j = 3$  cioè  $M, L, T$ , ( $\{R\} = L$ ;  $\{E\} = ML^2T^{-2}$ ,  $\{\rho\} = ML^{-3}$ ,  $\{t\} = T$ )
3. Quanti sono i gruppi adimensionali del problema?  $n - j = 1$
4. Quali sono i gruppi adimensionali del problema? Scegliendo come variabili ripetute  $E, \rho, t$  il gruppo ottenuto è  $\Pi_1 = \frac{R\rho^{1/5}}{E^{1/5}t^{2/5}} = const$
5. Come varia il raggio dell'onda d'urto nel tempo?  $R$  è proporzionale a  $t^{2/5}$



UNA POMPA ASPIRA UNA PORTATA  $Q$  DI ACQUA DAL SERBATOIO IN FIGURA. LA CADUTA DI PRESSIONE VISCOSA SIA  $\Delta P_{fv}$ .

IL FLUSSO D'ACQUA VIENE SCARICATO IN ATMOSFERA DA UN UGELLO CONVERGENTE CON SEZIONE DI USCITA DI AREA  $A_3$ .

MENTRE I CONDOTTI DELL'IMPIANTO

ABBIAMO SEZIONE COSTANTE DI AREA  $A_2$ .

SI ASSUMA FLUSSO STAZIONARIO, SI

ASSUMA CIOÈ CHE LA SEZIONE DEL DELLO LIBERO SIA TALE CHE  $A_1 > A_2$ .

- 1) SI CALCOLI LA PRESSIONE SULLA SEZIONE DI RIGRESSO DEL CONDOTTO DI ASPIRAZIONE SUPPONENDO FLUSSO IRROTAZIONALE NEL SERBATOIO.
- 2) SI CALCOLI LA POTENZA TRASFERITA AL FLUIDO DALLA POMPA
- 3) SI STIMINO LE PERDITE CONCENTRATE  $\Delta P_c^{EV}$  NELL'IMPIANTO ASSUMENDO FLUSSO LAMINARE E ASSUMENDO CHE LA LUNGHEZZA COMPLESSIVA DEI CONDOTTI SIA  $L_{TOT}$ .

QUESITO 1

$$\left( \frac{P}{\rho} + gz + \frac{U^2}{2} \right)_2 = \left( \frac{P}{\rho} + gz + \frac{U^2}{2} \right)_1$$

$$P_2 = P_{atm} + \rho g (z_1 - z_2) - \rho \frac{U_2^2}{2}$$

$$= P_{atm} + \rho g h - \frac{\rho}{2} \left( \frac{Q}{A_2} \right)^2$$

QUESITO 2

$$-\left(\frac{P}{\rho} + \sigma z + \frac{v^2}{2}\right)_2 + \left(\frac{P}{\rho} + \sigma z + \frac{v^2}{2}\right)_3 = -\frac{\Delta P_V}{\rho} + \frac{W}{\rho Q}$$

$$-\left(\frac{P_{atm}}{\rho} + \sigma(z_0 - z_A) + \frac{v^2}{2} + \sigma z_A - \frac{v^2}{2}\right) +$$

$$+\left(\frac{P_{atm}}{\rho} + \sigma z_C + \frac{v^2}{2}\right) = -\frac{\Delta P_V}{\rho} + \frac{W_P}{\rho Q}$$

$$W = \rho Q \left( \underbrace{\sigma(z_C - z_0)}_L + \frac{1}{2} \left(\frac{Q}{A_3}\right)^2 + \frac{\Delta P_V}{\rho} \right)$$

NOTAZZE CHE AVREI ANCHE DOVUTO SCRIVERE  
BERNOULLI TRA (1) e (3)

$$-\left(\frac{P}{\rho} + \sigma z + \frac{v^2}{2}\right)_1 + \left(\frac{P}{\rho} + \sigma z + \frac{v^2}{2}\right)_3 = -\frac{\Delta P_V}{\rho} + \frac{W}{\rho Q}$$

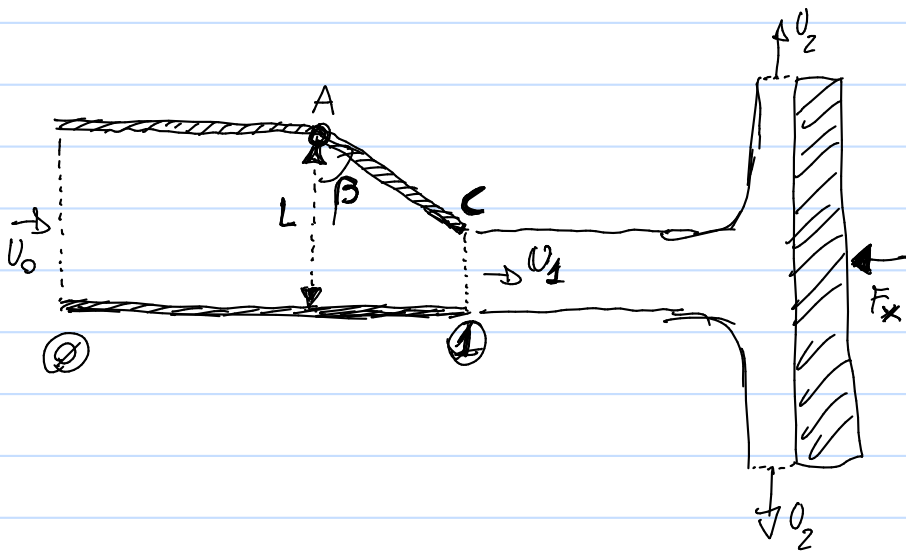
$$\underbrace{\sigma(z_C - z_0)}_L + \frac{1}{2} \left(\frac{Q}{A_3}\right)^2 = -\frac{\Delta P_V}{\rho} + \frac{W_P}{\rho Q}$$

QUESTÃO 3

$$\Delta P^{EV} = \left( f \frac{L}{D} + \sum K \right) \frac{\rho}{2} \left( \frac{Q}{A_2} \right)^2$$

$$\Delta P_D^{PFV} = \frac{64 L}{Re D} \frac{\rho}{2} \left( \frac{Q}{A_2} \right)^2$$

$$\Delta P_C^{PFV} = \Delta P^{EV} - \frac{64 L_{cor}}{Re D_2} \frac{\rho}{2} \left( \frac{Q}{A_2} \right)^2$$



UN FLUSSO D'ACQUA SCORRE NEL CANALE RAPPRESENTATO IN FIGURA AVENTE ALTEZZA  $L$  E SPESSORE  $b$  (IN DIREZIONE  $x$  AL FOGLIO)

LA DAPPIA  $AC$  OCCLUDE COMPLETAMENTE LA SEZIONE DI PASSAGGIO DELL'ACQUA QUANDO L'ANGOLO  $BPA$  È  $\beta = 0$ .

LA VELOCITÀ IN CORRISPONDENZA NELLA SEZIONE DI INGRESSO DEL CANALE SIA  $U_0$ . (VELOCITÀ  $U_0$ ).

LA PRESSIONE SULLA SEZIONE DI USCITA SIA PARI ALLA PRESSIONE ATMOSFERICA.

IL FLUSSO SCARICATO DAL CANALE IMPAFA SU UNA LASTRA E VIENE DEVIATO IN MODO TALE CHE LA VELOCITÀ  $U_2$  SIA PERPENDICOLARE ALL'ASSE  $x$ .

LA COMPONENTE DELLA FORZA ORIZZONTALE NECESSARIA A MANTENERE IN POSIZIONE LA LA STRA SIA NOVA ( $F_x$ ).

SUPPONENDO FLUIDO PERFETTO E TRASCURANDO IL PESO DELL'ACQUA

1) CALCOLARE L'ESPRESSIONE PER LA VELOCITÀ IN CORRISPONDENZA DELLA SEZIONE  $N$  USCITA DEL CANALE

2) CALCOLARE L'ESPRESSIONE PER L'ANGOLO  $\beta$

3) CALCOLARE LA PRESSIONE SULLA SEZIONE  $N$  INGRESSO DEL CANALE.

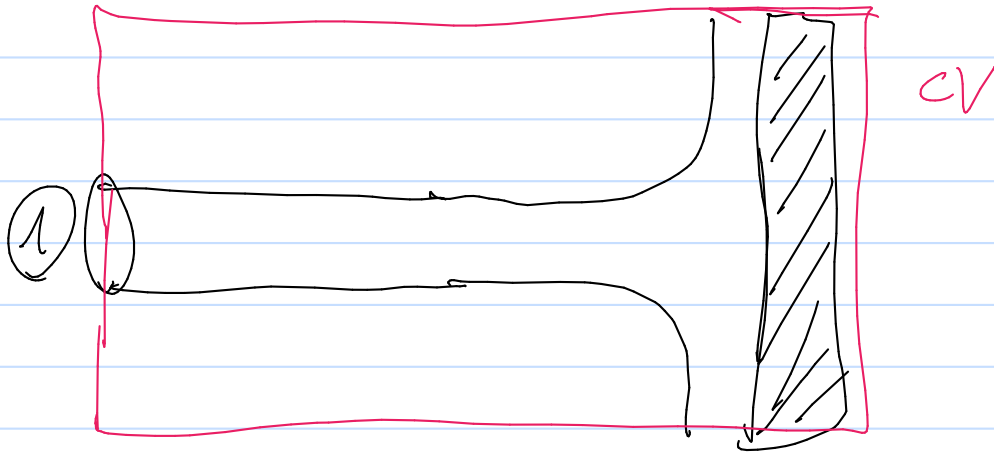


QUESITO 1

$$U_0 A_0 = U_1 A_1 \quad (\text{cons massa})$$

$$U_1 = U_0 \frac{A_0}{A_1} = U_0 \frac{b_2}{b_1 (1 - \cos \beta)}$$
$$= \frac{U_0}{(1 - \cos \beta)}$$

## QUESTÃO ②



$$-\rho U_1^2 A_1 = -F_x \quad (\text{cons RDM } x)$$

$$F_x = \rho U_0^2 / (1 - \cos \beta)^2 \cdot bl (1 - \cos \beta)$$

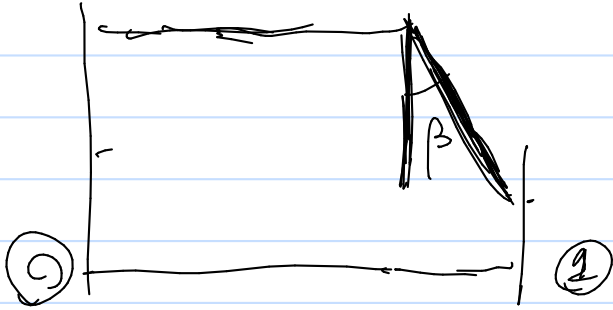
$$= \rho U_0^2 bl / (1 - \cos \beta)$$

$$\frac{1}{1 - \cos \beta} = \frac{F_x}{\rho U_0^2 bl}$$

$$1 - \cos \beta = \frac{\rho U_0^2 bl}{F_x}$$

$$\beta = \arccos \left( 1 - \frac{\rho U_0^2 bl}{F_x} \right)$$

QUESITO (3)



$$\frac{P_0}{\rho} + \frac{U_0^2}{2} + g z = \frac{P_1}{\rho} + \frac{U_1^2}{2} + g z_1$$

$$P_0 = P_{atm} + \rho \left( \frac{U_1^2 - U_0^2}{2} \right) + \rho g (z_1 - z_0)$$

$$= P_{atm} + \rho \left( \frac{U_0^2 (1 - \cos \beta)^2}{2} - \frac{U_0^2}{2} \right) + \rho g \left( -\frac{l}{2} + \frac{l \cos \beta}{2} \right)$$

$$= P_{atm} + \frac{\rho U_0^2}{2} \left( \frac{1}{(1 - \cos \beta)^2} - 1 \right) + \rho g l \left( -\frac{1}{2} + \frac{\cos \beta}{2} \right)$$

$$= P_{atm} - \boxed{\rho g \frac{l}{2} \cos \beta} + \frac{\rho U_0^2}{2} \left( \frac{1}{(1 - \cos \beta)^2} - 1 \right)$$

TERMINI CHE SI POTEVA  
OMMETTERE NEL CASO  
SI FOSSE TRASCURATO IL  
PESO DELL'ACQUA