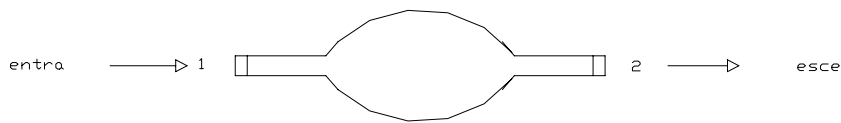


## MOTO DEI FLUIDI NEI CONDOTTI E SISTEMI APERTI

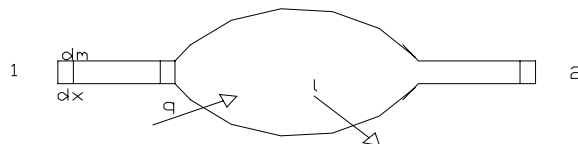
Un fluido in moto tra la sezione d'ingresso e la sezione d'uscita di un condotto è un esempio di sistema aperto.



Normalmente tali sezioni sono piccole quindi le proprietà (pressione, temperatura, densità ecc.) si considerano costanti sia in entrata che in uscita.

Vi sono alcune caratteristiche da tenere in considerazione:

- 1) Se avviene uno scambio di calore si verifica tramite la superficie impermeabile. Tale scambio non può avvenire attraverso le zone di sezione. Questo annulla il flusso di calore lungo i tubi d'ingresso e d'uscita.
- 2) Il lavoro può essere scambiato attraverso la superficie impermeabile (ex. albero rotante) o attraverso le due sezioni ; nel secondo caso viene detto lavoro di pistonamento.



La massa si sposta spinta dalla pressione del fluido a monte.

La pressione moltiplicata per lo spostamento mi produce un lavoro.

$$dl = p \cdot A dx$$

p=pressione  
A=area condotto  
Dx=porzione di condotto occupata dalla massa

$$A dx = dV$$

$$dl = p dV \quad lp = p \cdot V$$

Tale lavoro corrisponde al lavoro di pistonamento.

Nella sezione 1 avrò un lavoro di pistonamento  $lp_1 = p_1 \cdot V_1$

Nella sezione 2 avrò un lavoro di pistonamento  $lp_2 = p_2 \cdot V_2$

Ogni kg che entra compie un lavoro d'entrata

Ogni kg che esce compie un lavoro d'uscita

Un sistema in cui la quantità di fluido che entra corrisponde alla quantità di fluido che esce si dice sistema aperto a regime stazionario ad indicare che la quantità di massa imprigionata è costante nel tempo.

Nei nostri studi ci occuperemo di sistemi aperti a regime stazionario.

### EQUAZIONE DI BILANCIO DELL'ENERGIA IN UN SISTEMA APERTO

Supponiamo di prendere un sistema chiuso ausiliario di massa costante, un tempo iniziale  $T_0$  e un tempo  $T_1 = T_0 + 1s$

La massa totale, che rimarrà costante nel tempo, sarà uguale alla massa interna sommata a quella in entrata

L'energia al tempo  $T_0$ , che indicheremo con  $E_v$  (energia vecchia) sarà data da

$$E_v = E_r + E_1$$

Dove  $E_r$  corrisponde all'energia del recipiente e  $E_1$  a quella posseduta dalla massa entrante

Analizzando la situazione dopo 1 sec noterò che è entrata la quantità di massa  $dM_1$ , ma è uscita una quantità di massa  $dM_2$  equivalente a  $dM_1$  in quanto sto analizzando un regime stazionario.

Al tempo  $T_0 + 1s$  sec avrò un'energia (E nuova) pari a  $E_n = E_{rec} + E_2 + Q - L_{tot}$

Dove  $E_2$  = energia posseduta dalla massa in uscita

Q = quantità di calore entrata nel sistema

L = lavoro attraverso la superficie impermeabile sommato al lavoro di pistonamento

Per il primo principio della termodinamica  $E_n$  deve essere uguale a  $E_v$

$$E_v = E_n$$

$$E_r + E_1 = E_r + E_2 + Q - L_{tot}$$

$$E_2 - E_1 = Q - L_{tot} \quad L_{tot} = L + Lp$$

$$E_2 - E_1 = Q - (L + Lp)$$

Siccome la portata in massa è costante posso moltiplicarla per tutti i fattori.

$$E = E_{cin} + E_{pot} + U$$

$$\dot{M} \cdot [(E_{cin_2} + E_{pot_2} + U_2) - (E_{cin_1} + E_{pot_1} + U_1)] = [q - l - (p_2 \cdot V_2 - p_1 \cdot V_1)] \dot{M}$$

$$\left( \frac{w_2^2}{2} + g \cdot z_2 + u_2 + p_2 \cdot V_2 \right) - \left( \frac{w_1^2}{2} + g \cdot z_1 + p_1 \cdot V_1 + U_1 \right) = q - l$$

$$u_2 + p_2 \cdot V_2 = h_2$$

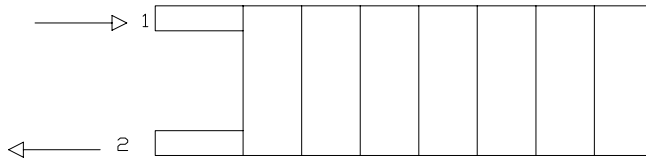
$$u_1 + p_1 \cdot V_1 = h_1$$

$$\frac{w_2^2 - w_1^2}{2} + g \cdot (z_2 - z_1) + h_2 - h_1 = q - l$$

che è l'equazione di bilancio dell'energia per un sistema aperto stazionario.

### ESERCIZIO

Calcolare il calore che un corpo scaldante (termosifone) fornisce all'ambiente circostante.



Dati:

$$\dot{Q} = ?$$

$$\dot{M} = 0,1 \frac{kg}{s}$$

$$T_1 = 80^\circ C$$

$$T_2 = 70^\circ C$$

$$\dot{Q} = q \cdot \dot{M}$$

$$\dot{M} \cdot [(E_{cin_2} + E_{pot_2} + U_2) - (E_{cin_1} + E_{pot_1} + U_1)] = [q - l - (p_2 \cdot V_2 - p_1 \cdot V_1)] \dot{M}$$

Il lavoro di pistonamento è nullo in quanto non sono presenti pompe tra le due sezioni.

Non considero le energie cinetiche perché se sezione1=sezione2 anche le velocità si eguagliano e siccome hanno segno opposto le posso eliminare. Se non ho una variazione di velocità non riscontro una variazione di energia cinetica.

Nel corpo scaldante è presente una pompa che fornisce una certa portata d'acqua indifferentemente dallo sbalzo di quota, ma dà un contributo ridicolo di conseguenza posso trascurarla.

L'equazione finale per la risoluzione del problema sarà

$$q = h_2 - h_1 = cl \cdot (T_2 - T_1) = 4187 \frac{j}{kg \cdot k} \cdot 10k = 41870 \frac{j}{kg}$$

$$\dot{Q} = 41870 \cdot 0,1 = 4187w$$

Questa forma dell'equazione si presta molto bene alla risoluzione di problemi termici.

Più interessante dal punto di vista didattico è occuparsi di sistemi in cui mi occupo di dimensionamento idraulico.

In questa circostanza diventano fondamentali le perdite per attrito e mi devo ricondurre all'equazione di bilancio dell'energia in forma meccanica

$$\frac{w_2^2 - w_1^2}{2} + g \cdot (z_2 - z_1) + \frac{\rho_2 - \rho_1}{\rho} + R = -l$$

La parte termica dell'equazione viene eliminata; solo il lavoro di pistonamento rimane legato all'entalpia.

La densità è costante.

Siamo nell'ipotesi tipica dell'idraulica in cui studio fluidi a densità costante.

Tale semplificazione non è sempre corretta. In alcuni casi devo tenere conto dei fenomeni d'attrito che generano una dispersione di calore.

In quest'ultima circostanza non ho più un'equazione in termini conservativi, ma un bilancio che si dice in passivo in quanto una parte di energia meccanica è diventata energia termica)

$$\frac{w_2^2 - w_1^2}{2} + g \cdot (z_2 - z_1) + \frac{\rho_2 - \rho_1}{\rho} + R = -l$$

Le R vengono dette perdite di carico e si esprimono come altezze in m.

In realtà tale termine è improprio perché rappresenta un'energia per unità di massa (J/Kg) e non un'altezza in m.

Carico=pressione che una colonna di liquido alta 50m esercita sulla sua base. Tale pressione viene regolata dalla legge di Stevino (relazione certa che deriva dalla legge di gravitazione).

$$p = \frac{p}{A} = \frac{V \cdot m \cdot g}{A} = \frac{A \cdot h \cdot g \cdot \rho}{A} = h \cdot g \cdot \rho$$

Tale relazione consente di convertire il carico in metri nella pressione corrispondente.

$$h = \frac{p}{g \cdot \rho}$$

Il termine più corretto per indicare il carico è "perdita di resistenza".

Esistono una serie di casi semplici dove R è trascurabile; in questo caso l'equazione torna ad essere di bilancio conservativo e viene detta equazione di Bernoulli.

Se invece ho delle perdite di resistenza l'equazione viene detta equazione integrata di Navier.

L'equazione si chiuderà in pareggio se non ho resistenze; in passivo se queste sono presenti.

L'equazione di bilancio in forma meccanica trova applicazione ,per esempio, nel dimensionamento dei condotti del gas .

Un edificio deve possedere gli spazi sufficienti per far circolare i tubi dei vari impianti.

Un architetto deve essere in grado di calcolare il dimensionamento generale dell'edificio.

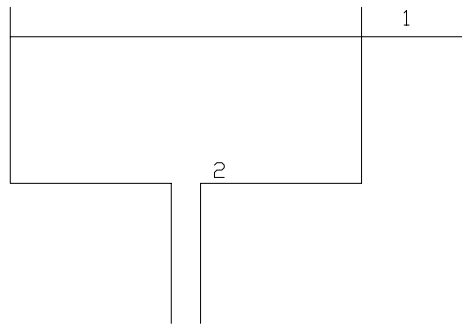
## ESERCIZIO

Ho un serbatoio forato alla base.Voglio calcolare:

la velocità d'uscita  $w$ ?

La portata in volume d'uscita  $\dot{V}$  ?

La portata in massa d'uscita  $\dot{M}$  ?



Dati:

$$H = 5m$$

$$d_2 = 5cm$$

Di fondamentale importanza è stabilire dove collocare le sezioni 1 e 2.

Nel caso specifico posiziono la sezione 1 al pelo libero e la sezione 2 allo sbocco.

Questa scelta mi comporta alcuni vantaggi:

1) la pressione coincide con quella atmosferica sia in 1 che in 2

La pressione di cui parliamo è la pressione di Stevino che fa riferimento al liquido fermo. Il getto dell'acqua non è dato dalla pressione, ma dalla quantità di moto; la capacità penetrante del fluido è proporzionale alla quantità di moto. La pressione è quella che misuriamo con un manometro che si muove assieme al fluido.

Normalmente la pressione atmosferica può essere trascurata.

2) nella sezione 1, avendo un vasto pelo libero, la velocità di abbassamento del fluido è molto piccola, infinitesima rispetto a  $w_2$  quindi posso trascurarla.

L'equazione finale risulta:

$$\frac{w_2^2}{2} + g \cdot (z_2 - z_1) + R = -l$$

$$\frac{w_2^2}{2} + g \cdot (z_2 - z_1) = 0 \quad z_2 < z_1 \quad z_2 - z_1 = -H$$

$$\frac{w_2}{2} + g \cdot H = 0$$

$$w_2 = \sqrt{2 \cdot g \cdot H}$$

$$w_2 = \sqrt{2 \cdot 9,81 \cdot 5} = 9,90 \frac{m}{s}$$

La velocità torriceliana è la velocità massima che può raggiungere un corpo cadendo da un'altezza h.

OSS. Il diametro non compare nella formula. La velocità è indipendente dal diametro della sezione. La massa non compare nella formula. La velocità è indipendente dalla massa.

$$\dot{V} = A \cdot w = 1,96 \cdot 10^{-3} \cdot 9,90 = 0,0194 \frac{m^3}{s} = 19,4 \frac{l}{s}$$

$$A = \pi \cdot \frac{d^2}{4} = \frac{3,14 \cdot (0,05)^2}{4} = 1,96 \cdot 10^{-3} m^2$$

$$\dot{M} = A \cdot w \cdot \rho = 1000 \cdot 9,90 \cdot 1,96 \cdot 10^{-3} = 19,4 \frac{kg}{s}$$

## ESERCIZIO

Analizziamo ora un caso in cui è presente una pompa.

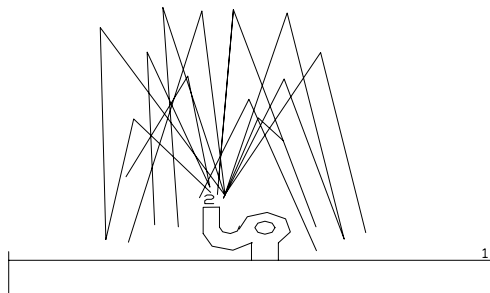
Pompa: macchina operatrice per spostare fluidi compressibili o incompressibili. Nella pratica sono indicate con tale nome sia le macchine idrauliche atte a sollevare o spingere un liquido sia le macchine operatrici pneumatiche atte a comprimere o rarefare un gas, dette compressori e aspiratori.

Grandezze caratteristiche di una pompa per i liquidi sono

Prevalenza: altezza massima alla quale la pompa può sollevare il liquido pompato; si misura in bar. Si può vedere come l'incremento di pressione

Portata: quantità di liquido pompato nell'unità di tempo.

In questo esercizio è presente una pompa centrifuga (solitamente le pompe centrifughe sono costituite da una ruota a palette che gira ad elevata velocità in una camera chiusa comunicante al centro con la tubazione d'aspirazione attraverso il distributore, elemento di guida del liquido, e alla periferia con la tubazione di mandata attraverso il diffusore; la girante, posta in rotazione da un motore trascina in rotazione, mediante le palette, il liquido, imprimendogli una forza centrifuga che dà luogo a una depressione nel distributore a una pressione nel diffusore; in tal modo il liquido viene aspirato dalla tubazione d'aspirazione e pompato in quella di mandata).



Dati:

$$z_1 = 5m$$

$$portata = 0,1 \frac{kg}{s}$$

$$prevalenza = 5bar$$

$$z_3 = ?$$

$$\frac{w^2}{2} + g \cdot (5m) = 0$$

Per trovare il lavoro fatto dalla pompa scrivo l'equazione di bilancio dell'energia relativo ad essa.  $w$  è costante in quanto essendo le sezioni estremamente vicine posso considerare la quota costante.

$$\frac{p_2 - p_1}{\rho} = l$$

$$w_2 = \sqrt{2 \cdot (500 \cdot 49,05)} = 30,03 \frac{m}{s}$$

Per calcolare di quanto salgo ricavo  $h$  dalla formula della velocità torriceliana.

$$h = \frac{w_2^2}{2 \cdot g} = \frac{30,03^2}{2 \cdot 9,81} = 45,9m$$

che sommati ai 5m mi danno lo zampillo totale

$$z_3 = 45,5 + 5 = 50,9m$$