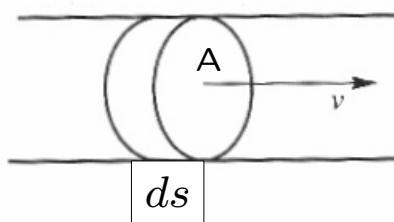


Alcuni utili principi di conservazione

Tecnologie dei Sistemi di Controllo - A. Bemporad - A.a. 2007/08

Portata massica e volumetrica



- Portata massica: massa di fluido che attraversa la sezione A di una tubazione nell'unità di tempo [kg/s]

$$w_S = \rho A v$$

ρ = densità (massa/volume)

A = area sezione

v = velocità media del fluido
in direzione normale a A

- Portata volumetrica: volume di fluido che attraversa la sezione A nell'unità di tempo [m^3/s]

$$q_S = A v$$

Tecnologie dei Sistemi di Controllo - A. Bemporad - A.a. 2007/08

Portata massica e volumetrica

- Tipi di moto del fluido:
 - Moto laminare: il fluido scorre per filetti paralleli. La velocità è massima al centro.
 - Moto turbolento: la velocità è sostanzialmente uniforme (NB: le componenti trasversali non influiscono sulla portata)
 - Numero di Reynolds [adimensionale]:

$$Re = \frac{\rho v D}{\mu}$$

ρ = densità (massa/volume)

v = velocità media del fluido

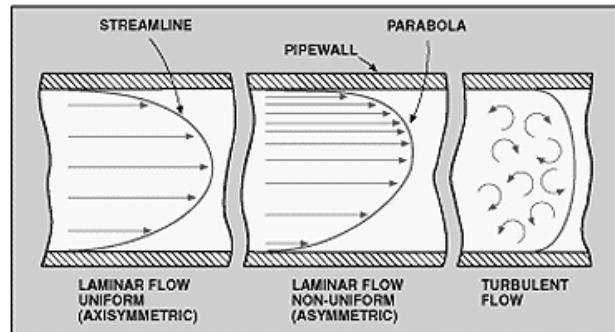
D = diametro nominale

μ = viscosità (=resistenza che il fluido oppone alla deformazione)

Moto laminare: $Re < 2000$

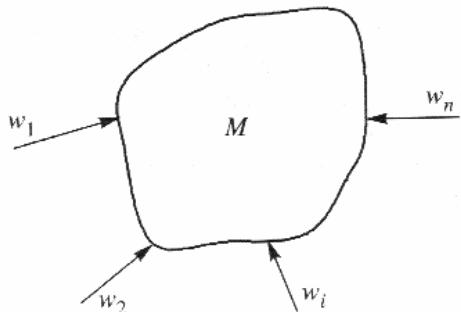
Moto turbolento: $Re > 4000$

(per $2000 < Re < 4000$ si ha una condizione intermedia)



Tecnologie dei Sistemi di Controllo - A. Bemporad - A.a. 2007/08

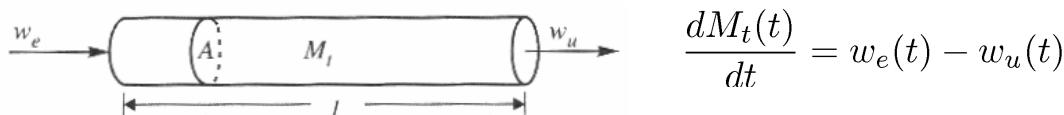
Principio di conservazione della massa



$$\frac{dM(t)}{dt} = \sum_{i=1}^n w_i(t)$$

M = massa contenuta nel volume
 w_i = portate massiche

- Esempio #1:



$$\frac{dM_t(t)}{dt} = w_e(t) - w_u(t)$$

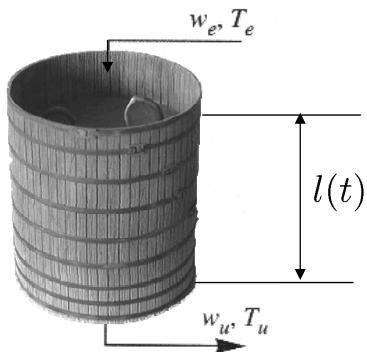
Essendo $M_t(t) = lA\rho(t)$, si ha $Al\frac{d\rho(t)}{dt} = w_e(t) - w_u(t)$.

Per fluidi incompressibili $\rho(t) = \text{costante}$, e quindi $w_e(t) = w_u(t)$

Tecnologie dei Sistemi di Controllo - A. Bemporad - A.a. 2007/08

Principio di conservazione della massa

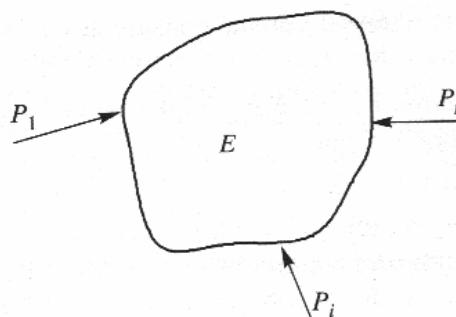
- Esempio #2: $\frac{dM(t)}{dt} = w_e(t) - w_u(t)$



Essendo $M(t) = \rho A l(t)$, si ha $\frac{dl(t)}{dt} = \frac{1}{\rho A} (w_e(t) - w_u(t))$.

Tecnologie dei Sistemi di Controllo - A. Bemporad - A.a. 2007/08

Principio di conservazione dell'energia



$$\frac{dE(t)}{dt} = \sum_{i=1}^n P_i(t)$$

E = energia contenuta nel volume
 P_i = potenze che transitano attraverso la superficie di confine

Le potenze entranti possono essere:

- potenze associate alle masse entranti (es: cinetico, gravitazionale, ...)
- potenze termiche
- potenze meccaniche (lavoro/unita' di tempo) fatte dal/sul volume considerato

Tecnologie dei Sistemi di Controllo - A. Bemporad - A.a. 2007/08

Equazione di Bernoulli

Daniel Bernoulli



$$\frac{v^2}{2g} + z + \frac{p}{\rho g} = \text{cost}$$

ρ = densità (massa/volume)

v = velocità media del fluido

p = pressione del fluido

g = accelerazione di gravità

z = quota a cui si trova il fluido

(1700-1782)

- Ipotesi:

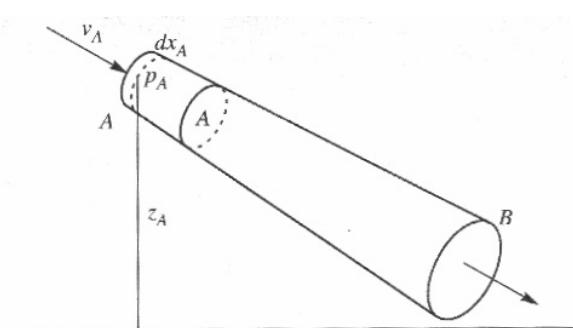
1. Condizioni stazionarie ($dE/dt=0$)
2. Pareti della tubazione: adiabatiche e rigide
3. Non si considera l'energia termica (si suppone indipendente da quella meccanica)
4. Densità ρ del fluido costante
5. Si trascurano gli attriti (interni al fluido e fra fluido e pareti), e quindi l'energia meccanica trasformata in calore per attrito

Tecnologie dei Sistemi di Controllo - A. Bemporad - A.a. 2007/08

Equazione di Bernoulli

- Ipotesi:

1. Condizioni stazionarie ($dE/dt=0$)
2. Pareti adiabatiche e rigide
3. Non si considera l'energia termica
4. Densità ρ del fluido costante
5. Si trascurano gli attriti



$$0 = \frac{dE(t)}{dt} = P_A(t) - P_B(t) \Rightarrow P_A(t) = P_B(t) \Rightarrow \frac{dE_A(t)}{dt} = \frac{dE_B(t)}{dt} \Rightarrow dE_A(t) = dE_B(t)$$

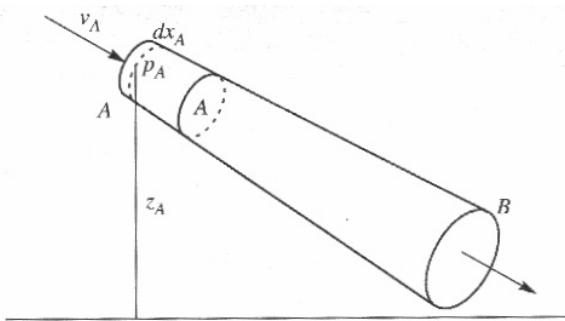
$dE_A(t)$ = energia associata ad un elemento infinitesimo di fluido di lunghezza dx entrante nel tubo

$$dE = \left(A dx \rho \frac{v^2}{2} \right) + \left(A dx \rho z g \right) + \left(p A dx \right)$$

massa E. potenziale lavoro delle
E. cinetica forze di pressione

Tecnologie dei Sistemi di Controllo - A. Bemporad - A.a. 2007/08

Equazione di Bernoulli



- Ipotesi:

1. Condizioni stazionarie ($dE/dt=0$)
2. Pareti adiabatiche e rigide
3. Non si considera l'energia termica
4. Densità ρ del fluido costante
5. Si trascurano gli attriti

$$dE_A = dE_B \Rightarrow A_A dx_A \rho g \left(\frac{v_A^2}{2g} + z_A + \frac{p_A}{\rho g} \right) = A_B dx_B \rho g \left(\frac{v_B^2}{2g} + z_B + \frac{p_B}{\rho g} \right)$$

Per il principio di conservazione della massa si deve avere $A_A dx_A = A_B dx_B$ da cui:

$$\frac{v_A^2}{2g} + z_A + \frac{p_A}{\rho g} = \frac{v_B^2}{2g} + z_B + \frac{p_B}{\rho g} \quad \rightarrow \quad \boxed{\frac{v^2}{2g} + z + \frac{p}{\rho g} = \text{cost}}$$

In presenza di perdite (energia meccanica diventa energia termica): carico idrostatico

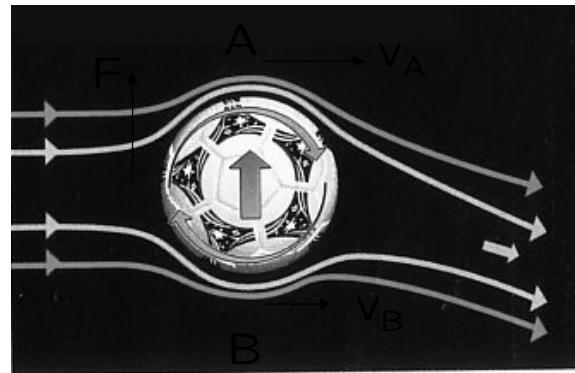
$$\frac{v_A^2}{2g} + z_A + \frac{p_A}{\rho g} = \frac{v_B^2}{2g} + z_B + \frac{p_B}{\rho g} + \alpha \frac{v_B^2}{2g} \quad \rightarrow \quad (\text{perimentalmente proporzionali al quadrato della velocità})$$

Tecnologie dei Sistemi di Controllo - A. Bemporad - A.a. 2007/08

Equazione di Bernoulli - Esempio

Moto di un pallone “con effetto”

- Per effetto della rotazione, sul lato A l'aria è più veloce che sul lato B, perché si somma il contributo $v = \omega r$ dato dalla rotazione
- Per il teorema di Bernoulli, la pressione in A è quindi minore che in B
- Si sviluppa quindi una forza risultante F diretta da B ad A



(l'effetto per cui un corpo in rotazione che si muove in un fluido è soggetto ad una forza ortogonale alla sua traiettoria è detto “effetto Magnus”)

Tecnologie dei Sistemi di Controllo - A. Bemporad - A.a. 2007/08

Alcuni utili principi di conservazione

Fine

Tecnologie dei Sistemi di Controllo - A. Bemporad - A.a. 2007/08