

DINAMICA DEI FLUIDI

(1)

1) METODO DI LAGRANGE : Descrizione del moto del fluido tramite legge oraria di ogni elemento (punto materiale) di fluido:

$$\vec{x}_i = \vec{x}_i(\vec{x}_{0i}, t) \quad i=1, \dots, N \quad \text{IMPRATICABILE}$$

2) METODO DI EULERO : Descrizione tramite

grandezze fisiche che caratterizzano lo stato di moto in determinati (tutti) i punti del fluido

$$\left\{ \begin{array}{l} \vec{v} = \vec{v}(\vec{x}, t) \\ p = p(\vec{x}, t) \\ \dots \\ \dots \end{array} \right.$$

→ Non descrivono un elemento di fluido in moto.
Descrivono elementi diversi che si succedono nel punto di coordinate $\vec{x}$ al variare del tempo t

Ulteriore semplificazione nel REGIME STAZIONARIO

x stesse condizioni a tutti i tempi → la mappa delle velocità è immutabile

→ Nella descrizione di EULERO la variabile tempo può essere eliminata $\vec{v} = \vec{v}(\vec{x})$

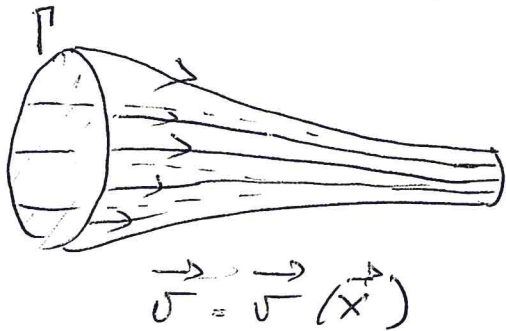
→ Nella descrizione di LAGRANGE non è eliminabile (si vuole tracciare $\vec{x} = \vec{x}(\vec{x}_0, t)$)

(2)

LINEE DI FLUSSO (o di corrente) : linee geometriche che in ogni punto hanno direzione e verso della velocità ($\vec{v}$ è tangente alle linee di flusso) -

- x Descrivono le traiettorie degli elem. di fluido
- x Non si intersecano (altrimenti nell'intersezione l'elemento di fluido avrebbe più di una velocità)

TUBO DI FLUSSO : ~~Nei~~ Nei moti stazionari le linee di flusso ~~non~~ ~~invarianti~~ hanno configurazioni costanti. Si definisce tubo di flusso la superficie definita da tutte le linee di flusso che formano una linea chiusa Γ nel piano ortogonale alle linee di flusso



Gli elementi interni al tubo non escono, quelli esterni non entrano (altrimenti le linee dovrebbero intersecarsi)

⇒ tubo di flusso individua una ~~parte~~ ~~porzione~~ di fluido separata dal resto del fluido e il cui moto può essere studiato valutando gli effetti del resto del fluido su di esso.

⇒ il tubo di flusso, al limite, può coincidere con l'intero condotto

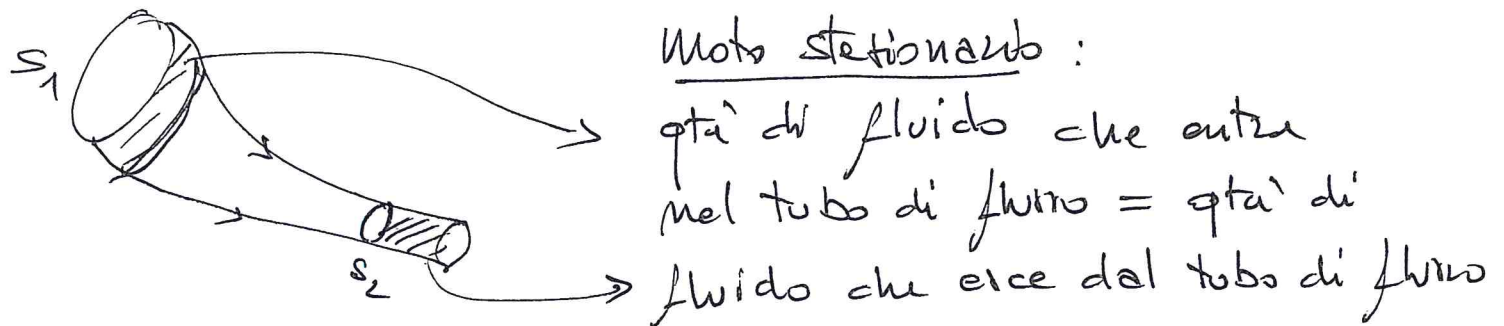
Nella descrizione dei moti sono importanti: (2)
proprietà del fluido e caratteri del moto:

- 1) comprimibili, incompressibili ($\rho = \text{cost}$)
- 2) viscosi, non viscosi ($\vec{F}_t = 0$)
- 3) moto stazionario, non stazionario
- 4) moto irrotazionale (privo di vortici), rotazionale

Fluidi ideali: $\rho = \text{cost}$, $\vec{F}_t = \vec{0}$

Equazioni di continuità e PORTATA

Rappresenta la conservazione della massa -



$$\Delta m_1 = \rho_1 S_1 \Delta l_1 = \rho_2 S_2 \Delta l_2 = \Delta m_2$$

$$\rho_1 S_1 v_1 \Delta t = \rho_2 S_2 v_2 \Delta t$$

Poichè i punti sono generici: $\boxed{\rho S v = \text{costante}}$

- PER UN FLUIDO INCOMPRESSIBILE $\rho_1 = \rho_2$

$$\Rightarrow \boxed{S_1 v_1 = S_2 v_2} \Rightarrow \boxed{S v = \text{costante}}$$

La quantità $Q = S v = \frac{\Delta V}{\Delta t}$ è detta PORTATA VOLUMICA

(4)

x Circuiti idraulici chiusi $\rightarrow$ portata costante
se fluido incompressibile (o $\rho = \text{cost}$ come
nei gas con $\gamma \ll \gamma_{\text{suono}}$)

x Esempio: sistema cardiovascolare

$$Q = 5 \text{ l/min} \sim 80 \text{ cm}^3/\text{s}$$

$$d_a = 1 \text{ cm}$$

$$v_a \sim 25 \text{ cm/s}$$

} Aorta

$$\langle r_c \rangle = 4 \mu\text{m}$$

$$\langle v_c \rangle = 0.05 \text{ cm/s}$$

$$N_c \sim 10^9$$

} letto capillare

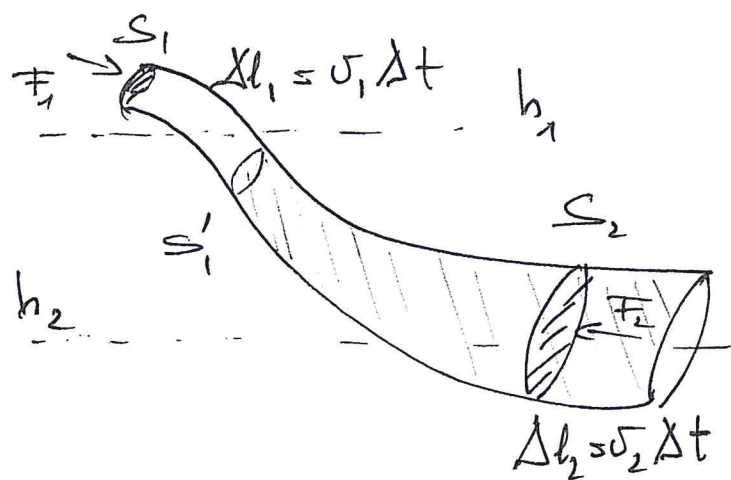

La portata è costante
in ogni sezione completa
del circuito idraulico

TEOREMA DI BERNOULLI

(5)

Esprime la conservazione dell'energia per moto dei fluidi sotto le ipotesi di fluido ideale

1. Incompressibile ($\rho = \text{cost}$)
2. Non viscoso ($\vec{F}_t = 0$)
3. Regime stazionario ($\vec{v} = \vec{v}(\vec{x})$)
4. Irrotazionale (priva di vortici $\vec{v} \times \vec{v} = 0$)



- F_1 e F_2 sono forze di pressione sul tubo di fluido

- Forza peso è forza di volume

Poichè $Q = \text{cost}$: $V_1 = S_1 v_1 \Delta t = S_2 v_2 \Delta t = V_2$

x Lavoro della forza peso: (il fluido tra S_1 e S_2 è mobile)

$$dW_p = dE_p = -\rho V g (h_2 - h_1) = \rho V g (h_1 - h_2)$$

x Lavoro di pressione:

$$dW_p = \vec{F}_1 \cdot \vec{\Delta l}_1 + \vec{F}_2 \cdot \vec{\Delta l}_2 = p_1 S_1 \Delta l_1 - p_2 S_2 \Delta l_2 = (p_1 - p_2) V$$

x Teorema dell'energia cinetica:

$$dW_k + dW_p = \frac{1}{2} \rho V (v_2^2 - v_1^2)$$

$$\text{Da cui: } p_1 + \rho g h_1 + \frac{1}{2} \rho v_1^2 = p_2 + \rho g h_2 + \frac{1}{2} \rho v_2^2 \quad (6)$$

e poiché i punti 1 e 2 sono arbitrari:

$$\boxed{p + \rho g h + \frac{1}{2} \rho v^2 = \text{cost}}$$

Lavoro
di pressione

Fattore
idrostatico

Termini
cinetici

— Si può riformulare come in termini di altezze:

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

$$\frac{p}{\rho g} = h_{\text{piezo}}$$

Altezza di una colonna di fluido che determina pressione p alla base

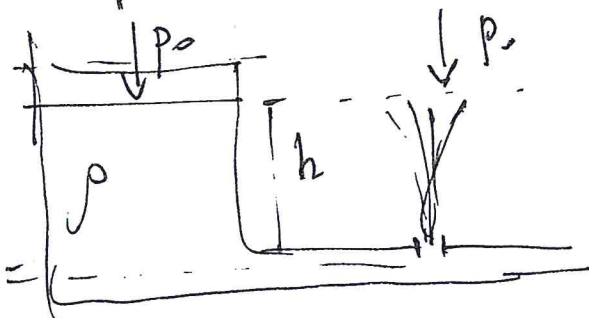
$$\frac{v^2}{2g} = h_{\text{cin.}}$$

Altezza da cui cade (e al sale) il fluido con velocità finale (iniziale) v

In questi termini: lo zampillo risale fino

alla quota del bacino

che esercita la pressione



$$\frac{p}{\rho g}$$

$$p_0 + \rho g h = p_0 + \frac{1}{2} \rho v^2 \Rightarrow v = \sqrt{2gh}$$

Nota come Teorema
di Torricelli

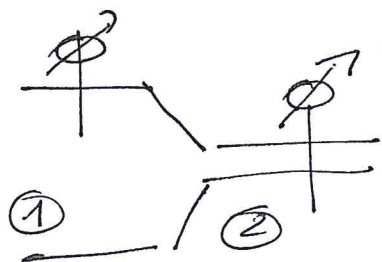
Applicazioni (casi limite ideale di situazioni reali & - validi per σ piccole o localmente) (7)

x $\frac{1}{2} \rho \sigma^2 + p = \text{cost}$ in condotti orizzontali

→ esempio con fogli + soffio

→ stenosi / aneurisma

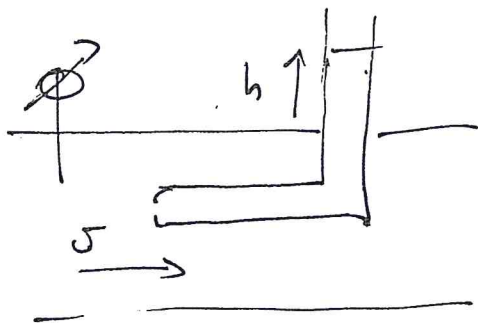
x Tubo di Venturi : S_1 e S_2 noti
 p_1 e p_2 misurati



$$\begin{cases} p_1 + \frac{1}{2} \rho \sigma_1^2 = p_2 + \frac{1}{2} \rho \sigma_2^2 \\ S_1 \sigma_1 = S_2 \sigma_2 \end{cases}$$

Due equazioni e due incognite $\Rightarrow \sigma_1$ e σ_2

x Tubo di Pitot :



$$p + \frac{1}{2} \rho \sigma^2 = p_0 + \rho g h$$

→ dalla misura di p e p_0 e h
si ricava σ