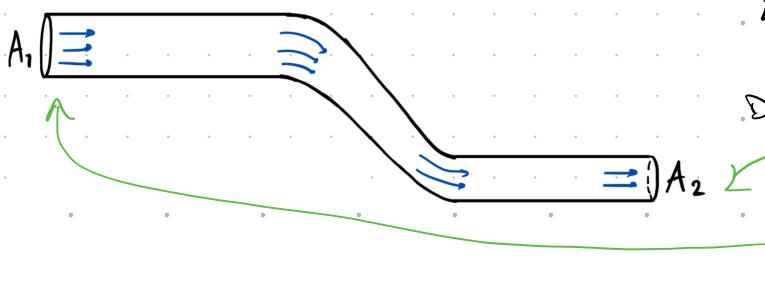


DINAMICA DEI FLUIDI

FLUIDO IDEALE: privo di viscosità ed incompressibile

NON ESISTONO FORZE.
D'ATTORIO \Rightarrow CONSERVAZIONE
ENERGIA MECCANICA

PRINCIPIO DI CONTINUITÀ



LA MASSA DI FLUIDO CHE PASSA PER UNITÀ

DI TEMPO DEVE ESSERE COSTANTE

$$\frac{m_1}{dt} = \frac{m_2}{dt}$$

$$\Rightarrow \frac{\rho V_1}{dt} = \frac{\rho V_2}{dt} \quad V_1 \text{ E } V_2 = \text{VOLTIPI DEL FLUIDO CHE PASSA TRA LE DUE SEZIONI}$$

$$\Rightarrow V_1 = A_1 \Delta x_1 \text{ E } V_2 = A_2 \Delta x_2$$

↓

$$A_1 \frac{\Delta x_1}{dt} = A_2 \frac{\Delta x_2}{dt}$$

V_1

$$\Rightarrow A_1 v_1 = A_2 v_2$$

VELOCITÀ

PORTATA

$R = Av$

$$\left[\frac{m^3}{s} \right]$$

PRINCIPIO DI CONTINUITÀ \rightarrow PORTATA R COSTANTE

ESEMPIO: INNAFFIATORE

DIAMETRO DEL TUBO $D = 0,02 \text{ m}$



$$F_{\text{FORC}} = 24 \quad \text{DIAMETRO } d = 10^{-3} \text{ m}$$

LA VELOCITÀ NEL TUBO È $v_1 = 0,8 \text{ m/s}$

$$v_1 S_1 = 24 v_2 S_2 \Rightarrow v_2 = \frac{v_1 S_1}{24 S_2}$$

$$S_1 = \pi \left(\frac{D}{2}\right)^2$$

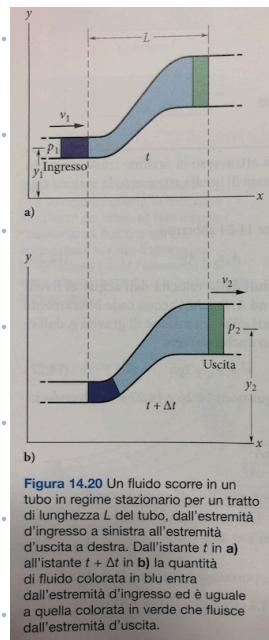
$$S_2 = \pi \left(\frac{d}{2}\right)^2$$

$$\Rightarrow v_2 = \frac{v_1}{24} \cdot \frac{D^2}{d^2} \cong 15 \text{ m/s}$$

TEOREMA DI BERNOULLI

PRINCIPIO DI CONSERVAZIONE DELL'ENERGIA MECCANICA APPLICATO AD UN FLUIDO

→ VOGLIAMO RICAVARE UNA RELAZIONE TRA VELOCITÀ E PRESSIONE



IDEA: consideriamo il sistema in figura e applichiamo la conservazione dell'energia.

IL VOLUME ENTRANTE (B_w) = VOLUME USCENTE (V_{RDE}) = ΔV

Per il teorema dell'energia cinetica

$$W = \Delta K$$

↗ LAVORO TOTALE ↗ VARIAZIONE
DEL SISTEMA DI ENERGIA CINETICA

$$\Delta K = \frac{1}{2} \underbrace{\Delta m}_{\text{MASSA DI FLUIDO ENTRANTE}} v_2^2 - \frac{1}{2} \underbrace{\Delta m}_{p \Delta V} v_1^2 = \frac{1}{2} p \Delta V (v_2^2 - v_1^2)$$

MASSA DI FLUIDO ENTRANTE
 $p \Delta V$

IL FLUIDO SI SPosta VERSO
L'ACTO

$$\text{IL LAVORO TOTALE ORIGINA DA } \textcircled{1} \text{ GRAVITÀ} \rightarrow W_g = \underbrace{-\Delta m g}_{= -p \Delta V g} (y_2 - y_1)$$

② DA FORZE CHE SPINGONO IN AVANTI IL FLUIDO \Rightarrow IPOTESI

$$W_1 = F_1 \Delta x = P_1 A \Delta x = P_1 \Delta V \quad \leftarrow \text{LAVORO IN USCITA}$$

③ LAVORO COMPITO DAL SISTEMA PER SPINGERE IN AVANTI IL LIQUIDO IN USCITA

$$W_2 = -P_2 \Delta V$$

$$\Rightarrow W = W_g + W_1 + W_2 = \Delta K$$

$$\Rightarrow -\rho g \Delta V (y_2 - y_1) - \Delta V (P_2 - P_1) = \frac{1}{2} \rho \Delta V (V_2^2 - V_1^2)$$

$$\Rightarrow P_1 + \frac{1}{2} \rho V_1^2 + \rho g y_1 = P_2 + \frac{1}{2} \rho V_2^2 + \rho g y_2$$

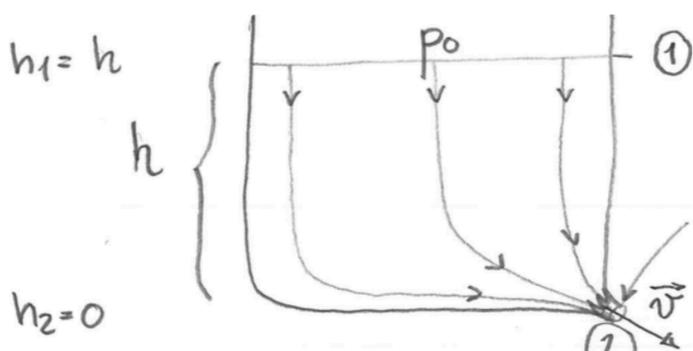
QUINDI

$$P + \frac{1}{2} \rho V^2 + \rho g y = \text{costante}$$

TEOREMA DI BERNOULLI

QUANDO $V=0$ AVORNA $P + \rho g y = \text{costante} \Rightarrow$ LEGGE DI STEVINO

ESEMPIO : TEOREMA DI TORRICELLI



VELOCITÀ IN USCITA DAL TUBO?

SULLA SUPERFICIE AN SI ESEGUITE

SOLI LA PRESSIONE ATMOSFERICA

$$\Rightarrow \frac{1}{2} \rho V_1^2 + \rho g h_1 + P_1 = \frac{1}{2} \rho V_2^2 + \rho g h_2 + P_2$$

IL FLUIDO ESCE A VELOCITÀ COSTANTE \Rightarrow LA PRESSIONE ATMOSFERICA IN USCITA

DEVE ESSERE LA STESSA DI QUELLA ATMOSFERICA $\Rightarrow P_1 = P_2 = P_0$

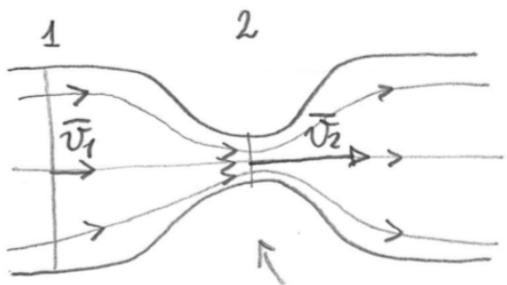
$$\Rightarrow \frac{1}{2} \rho v_1^2 + \rho g h_1 = \frac{1}{2} \rho v_2^2$$

$$\Rightarrow v_2^2 = v_1^2 + 2gh_1$$

SE IL DECALCIATO FOSSE molto LARGO ALLORA $v_1 \approx 0$

$\Rightarrow v_2 = \sqrt{2gh}$ ← LA STESSA VELOCITÀ CHE AVREBBE L'ACQUA CADENDO DA UN'ALTEZZA h

ESEMPIO: TUBO DI VENTURI



P_1, v_2 DENTRO LA STROZZATURA

BERNoulli, TUBO ORIZZONTALE $\Rightarrow h_1 = h_2$

$$\frac{1}{2} \rho v_1^2 + P_1 = \frac{1}{2} \rho v_2^2 + P_2$$

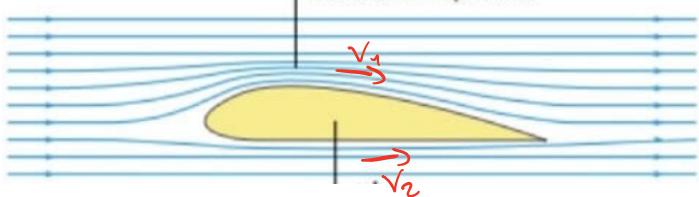
EQUAZIONE DI CONTINUITÀ $A_1 v_1 = A_2 v_2 \Rightarrow v_2 > v_1$

\Rightarrow DALL'EQUAZIONE DI BERNoulli $\rightarrow P_1 > P_2$

VELOCITÀ ALTA, PRESSIONE BASSA

ESEMPIO: PORTANTZA DI UN'AIA

le linee di flusso si addensano sopra l'ala



$$v_1 > v_2$$

$$\Rightarrow P_1 + \frac{1}{2} \rho v_1^2 = P_2 + \frac{1}{2} \rho v_2^2$$

$$\Delta P = P_2 - P_1 = \frac{1}{2} \rho (v_1^2 - v_2^2) > 0$$

$$\Rightarrow F = DP \underbrace{A}_{\substack{\text{SUPERFICIE} \\ \text{ALA}}} = \frac{1}{2} \rho (v_1^2 - v_2^2) A$$

FLUIDI REALI

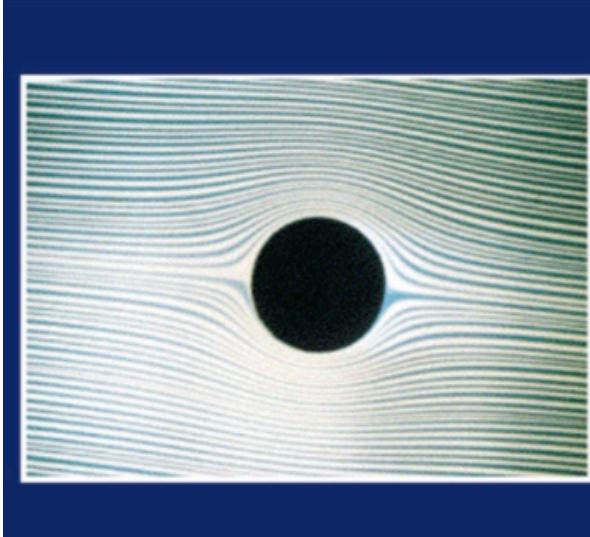
FLUSSO LAMINARE: LINEE DI FLUSSO BEN DEFINITE, OGNI STRATO SEGNA UNA TRAIETTORIA

STAZIONARIA, BEN DEFINITA CHE NON INTERSECA LE ALTRE

FLUSSO TURBOLENTE: INTERSEZIONI FREQUENTI TRA LINEE DI FLUSSO. PERCHÉ IL NOME È TROPPO

RAPIDO ES. OSTRUZIONI

FLUSSO LAMINARE

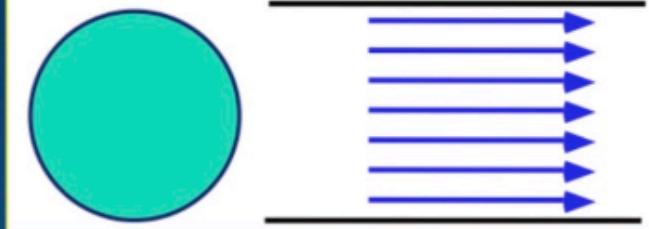


FLUSSO TURBOLENTE



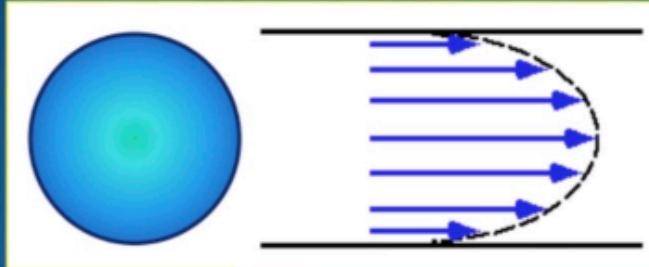
Fluido ideale:

non c'è attrito, la velocità è la stessa su tutta la sezione e non cambia nel tempo (moto stazionario)



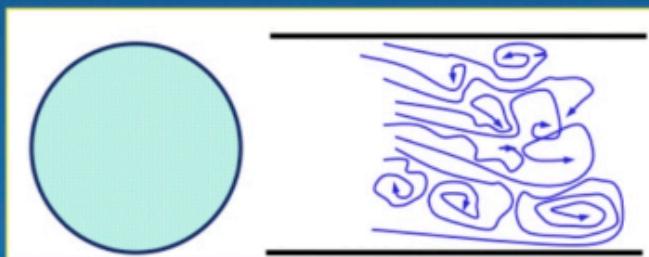
Fluido reale a bassa velocità:

moto laminare; moto ancora stazionario
Presenza di attrito, velocità massima al centro decresce verso pareti, velocità zero sulle pareti; profilo parabolico.



Fluido reale:

Alta velocità, moto turbolento
su tutta la sezione e non cambia
nel tempo (moto stazionario)



ATTRITO NEI FLUIDI = VISCOSITÀ

↳ ATTRITO TRA DIVERSI STRATI DI FLUIDO OPPURE TRA UN OGGETTO

ED IL FLUIDO STESSO.

COEFFICIENTE DI VISCOSITÀ η (VARIA CON LA TEMPERATURA)

FORZA DI STOKES \rightarrow LA VISCOSITÀ CREA FORZE CHE SI OPPONGONO AL MOTO DI

CORPI NEL FLUIDO

PER UNA SFERA DI RAGGIO R E VELOCITÀ v .

$$F_{\text{STOKES}} = -6\pi R \eta v$$

In generale, la forza di attrito tra un fluido nel caso di flusso laminare

$$F_d = C_f \cdot \frac{1}{2} \rho v^2 A$$

COEFF. ATTRITO
VISCOSO

Numeri DI REYNOLDS

Turbolenza

Quando un fluido viscoso è in moto con una certa velocità può accadere che i vari strati di fluido non scorrono più l'uno sull'altro, ma si mescolino creando dei vortici.



Si parla allora di **flusso turbolento**

Per capire se il flusso di un fluido in un condotto di raggio R avviene o no in regime turbolento si può utilizzare il numero di Reynolds

$$N_R = \frac{2\rho \bar{v} R}{\eta}$$

- | | | |
|---------------------|---------------|-------------------|
| $N_R < 1000$ | \rightarrow | flusso laminare |
| $1000 < N_R < 3000$ | \rightarrow | flusso instabile |
| $N_R > 3000$ | \rightarrow | flusso turbolento |