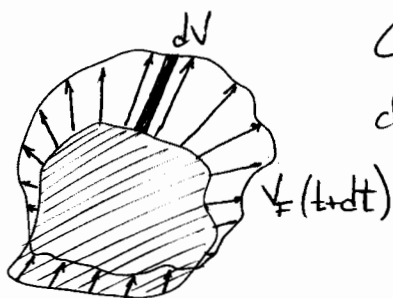


DINAMICA

Al fine di risolvere convenientemente le equazioni della dinamica dei fluidi è necessario utilizzare le tecniche per esprimere in forma integrale il campo di moto delle particelle fluide.

TEOREMA del TRASPORTO

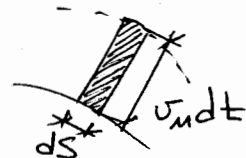


▣ $\underline{v}(t)$

Consideriamo un volume fluido generico che varia nel tempo dt .

Ogni singolo elemento di superficie sarà

$$dV = dS \underline{v}_n dt$$



Possiamo esprimere la variazione della grandezza b :

$$\begin{aligned} \frac{d}{dt} \int_{V(t)} b(\underline{x}, t) dV &= \frac{1}{dt} \left\{ \int_{V(t+dt)} b(\underline{x}, t+dt) dV - \int_{V(t)} b(\underline{x}, t) dV \right\} = \\ &= \frac{1}{dt} \left\{ \int_{V(t)} b(\underline{x}, t-dt) dV + \int_{V(t+dt) - V(t)} b(\underline{x}, t+dt) dV - \int_{V(t)} b(\underline{x}, t) dV \right\} \\ &= \int_V \frac{\partial b}{\partial t} dV - \frac{1}{dt} \int_S b(\underline{x}, t+dt) \underline{v}_n dt dS \end{aligned}$$

$$= \int_V \frac{\partial b}{\partial t} dV - \int_S b \underline{v}_n dS = \int_V \frac{\partial b}{\partial t} dV - \int_S b \underline{v} \cdot \underline{n} dS$$

N.B. il segno - è dovuto al fatto che \underline{n} è considerata entrante

TEOREMA di GAUSS

Il teorema della divergenza dice che:

$$\int_S \underline{v} \cdot \underline{n} dS = - \int_V \nabla \cdot \underline{v} dV$$

dove $\nabla \cdot \underline{v} = \text{div } \underline{v} = \frac{\partial v_x}{\partial x} + \frac{\partial v_y}{\partial y} + \frac{\partial v_z}{\partial z}$

Allora allora:

$$\frac{d}{dt} \int_{V(t)} b(\underline{x}, t) dV = \int_V \left\{ \frac{\partial b}{\partial t} + \nabla \cdot (b \underline{v}) \right\} dV$$

SVILUPPO della DIVERGENZA

Proviamo a sviluppare la divergenza di uno scalare per un vettore:

$$\begin{aligned} \nabla \cdot (b \underline{v}) &= \frac{\partial b v_x}{\partial x} + \frac{\partial b v_y}{\partial y} + \frac{\partial b v_z}{\partial z} \\ &= b \frac{\partial v_x}{\partial x} + b \frac{\partial v_y}{\partial y} + b \frac{\partial v_z}{\partial z} + v_x \frac{\partial b}{\partial x} + v_y \frac{\partial b}{\partial y} + v_z \frac{\partial b}{\partial z} \\ &= b \nabla \cdot \underline{v} + \underline{v} \cdot \nabla b \end{aligned}$$

Allora allora:

$$\begin{aligned} \frac{d}{dt} \int_{V(t)} b(\underline{x}, t) dV &= \int_V \left\{ \frac{\partial b}{\partial t} + \underline{v} \cdot \nabla b + b \nabla \cdot \underline{v} \right\} dV \\ &= \int_V \left\{ \frac{d b}{dt} + b \nabla \cdot \underline{v} \right\} dV \end{aligned}$$

EQUAZIONI della DINAMICA FORMA INTEGRALE

CONSERVAZIONE della MASSA

L'equazione integrale di conservazione della massa per il volume fluido $V_F = V$ in forma lagrangiana è:

$$\frac{d}{dt} \int_{V(t)} \rho dV = 0$$

Per quanto detto dal teorema del trasporto possiamo scrivere la relazione in forma euleriana come:

$$\int_V \frac{\partial \rho}{\partial t} dV + \int_S \rho \underline{v} \cdot \underline{n} dS = 0$$

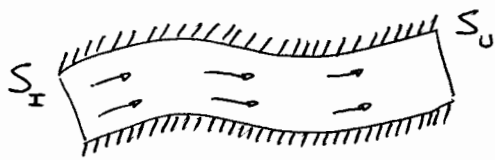
Considerato poi che l'acqua è un fluido praticamente incompressibile

- per velocità minori a quella del suono

- per variazioni di temperatura contenute in qualche °C
annunciamo quindi $\rho = \text{costante}$ ed abbiamo

$$\int_S \underline{v} \cdot \underline{n} dS = 0$$

Esempio



$$Q = \text{portata} \left[\frac{m^3}{s} \right]$$

Considerando una corrente in moto l'equazione

$$\int_{S_I} \underline{v} \cdot \underline{n} dS = \int_{S_U} \underline{v} \cdot \underline{n} dS$$

$$\text{diventa } Q_I = Q_U$$

CONSERVAZIONE della QUANTITÀ di MOTO

Analogamente a quanto accade nella fisica del punto materiale, dove abbiamo

$$m \underline{a} = m \frac{d}{dt} \underline{v} = \sum \underline{F}$$

possiamo scrivere l'equazione di conservazione della quantità di moto per il volume fluido in forma lagrangiana come:

$$\frac{d}{dt} \int_{V(t)} \rho \underline{v} dV = \int_V \underline{f} dV + \int_S \underline{t} dS$$

Per il teorema del trasporto possiamo scrivere la relazione in termini euleriani come:

$$\int_V \frac{d}{dt} (\rho \underline{v}) dV - \int_S \rho \underline{v} (\underline{v} \cdot \underline{n}) dS = \int_V \underline{f} dV + \int_S \underline{t} dS$$

Potremmo scrivere la relazione anche nella forma

$$\underline{I} + \underline{M}_U - \underline{M}_I = \underline{G} + \underline{H}$$

dove

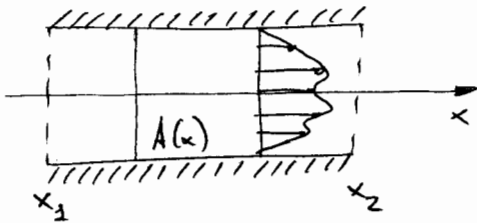
- $\underline{I} = \int_V \frac{d}{dt} (\rho \underline{v}) dV$ è detta **INERZIA LOCALE**

è un termine che compare solo quando ci sono delle variazioni temporali della velocità

- $$-\int_S \rho \underline{v} (\underline{v} \cdot \underline{n}) dS = -\int_{S_U} \rho \underline{v} (\underline{v} \cdot \underline{n}) dS - \int_{S_I} \rho \underline{v} (\underline{v} \cdot \underline{n}) dS$$

$$= \underline{M}_U - \underline{M}_I$$

Esempio 1



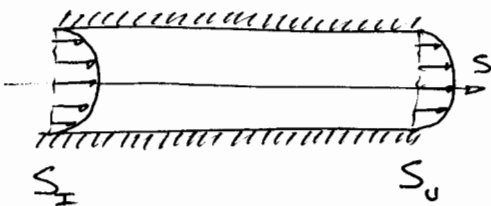
Determiniamo l'inerzia locale per una corrente che scorre nella direzione x:

$$\begin{aligned} \underline{I} &= \int_{x_1}^{x_2} \int_{A(x)} \frac{d}{dt} (\rho \underline{v}) dA dx \\ &= \int_{x_1}^{x_2} \frac{d}{dt} \left\{ \rho \int_A \underline{v} dA \right\} dx \\ &= \int_{x_1}^{x_2} \rho \frac{d}{dt} \begin{bmatrix} \varphi \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} dx = \rho \begin{bmatrix} \frac{d\varphi}{dt} \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} (x_2 - x_1) \end{aligned}$$

Generalizzando lungo una generica linea di lunghezza L avremo

$$I_S = \rho \dot{Q} L$$

Esempio 2



Consideriamo una corrente a profilo uniforme lungo una generica linea.

Avremo

$$\begin{aligned} \underline{M}_{I,S} &= \int_{S_I} \rho \underline{v}_S^2 dS = \rho \int_{S_I} v_S^2 dS = \rho v^2 S_I \\ &= \rho \cdot Q_I \cdot \underline{v} \end{aligned}$$

Analogamente sarebbe $\underline{M}_{U_s} = \rho Q_0 \underline{v}$.

L'espressione generale per profili non uniformi sarebbe

$$\underline{M} = \rho \beta Q \underline{v}$$

dove $\beta = \frac{\int v_s^2 dS}{Q v^2}$ è detto coefficiente correttivo o di ragguglio.

Per profili uniformi si ottiene $\beta \cong 1$ poiché $(v^2)_{media} = (v_{media})^2$.

CONSERVAZIONE del MOMENTO della Q.d.M.

In forma lagrangiana possiamo scrivere

$$\frac{d}{dt} \int_V \rho \underline{v} \times (\underline{x} - \underline{x}_0) = \int_V \underline{f} \times (\underline{x} - \underline{x}_0) dV + \int_S \underline{t} \times (\underline{x} - \underline{x}_0) dS$$

In forma euleriana avremo invece:

$$\int_V \frac{\partial \rho \underline{v}}{\partial t} \times (\underline{x} - \underline{x}_0) dV - \int_S \rho \underline{v} (\underline{v} \cdot \underline{m}) \times (\underline{x} - \underline{x}_0) dS = \underline{G}_m + \underline{\hat{I}}_m$$

che potremo anche scrivere come

$$\underline{I}_m + \underline{M}_{U,m} - \underline{M}_{I,m} = \underline{G}_m + \underline{\hat{I}}_m$$

dove

- $\underline{I}_m = \underline{I} \times (\underline{x} - \underline{x}_0) = \int_V \frac{\partial \rho \underline{v}}{\partial t} \times (\underline{x} - \underline{x}_0) dV$ è chiamata inerzia giroscopica locale
- $\underline{M}_{U,m} - \underline{M}_{I,m} = \underline{M}_U \times (\underline{x} - \underline{x}_0) - \underline{M}_I \times (\underline{x} - \underline{x}_0) = \dots$ sono dette portate di momento della quantità di massa in ingresso e in uscita.

EQUAZIONI della DINAMICA

FORMA DIFFERENZIALE

CONSERVAZIONE della MASSA

A partire dall'equazione in forma lagrangiana

$$\frac{d}{dt} \int_{V(t)} \rho dV = 0$$

per ogni volume continuo, grazie al teorema di Gauss, possiamo scrivere:

$$\int_V \left\{ \frac{\partial \rho}{\partial t} + \nabla \cdot (\rho \underline{v}) \right\} dV = 0$$

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \nabla \cdot (\rho \underline{v}) = 0$$

Nel caso dei fluidi, che assumiamo incomprimibili, risulta:

$$\nabla \cdot \underline{v} = 0$$

Abbiamo così ottenuto l'equazione indefinita di continuità per i fluidi, che possiamo anche scrivere come:

$$\frac{\partial v_x}{\partial x} + \frac{\partial v_y}{\partial y} + \frac{\partial v_z}{\partial z} = 0$$

CONSERVAZIONE della QdM

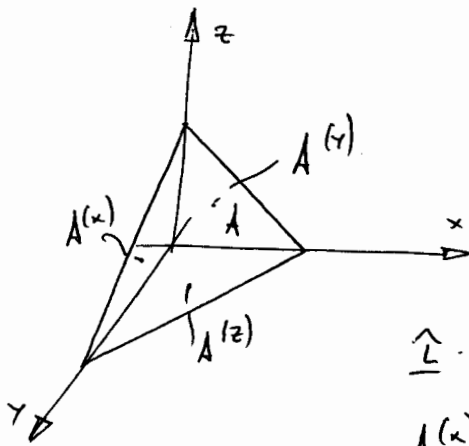
A partire dall'equazione in forma lagrangiana:

$$\frac{d}{dt} \int_{V(t)} \rho \underline{v} dV = \int_V \underline{f} dV + \int_S \underline{z} dS$$

possiamo scrivere, grazie allo sviluppo della divergenza:

$$\int_V \rho \left\{ \frac{\partial \underline{v}}{\partial t} + \underline{v} \cdot \nabla \underline{v} \right\} dV = \int_V \underline{f} dV + \int_S \underline{z} dS$$

Vediamo ora come esprimere lo sforzo $\underline{\underline{L}}$ in funzione del tensore degli spostamenti.



Consideriamo il tetraedro di figura, detto "tetraedro di Cauchy" e composto dalle quattro aree $A, A^{(x)}, A^{(y)}, A^{(z)}$.

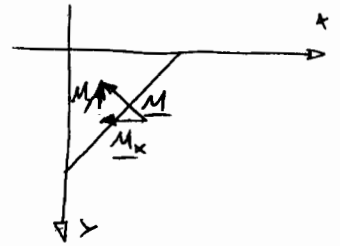
Per la statica:

$$\underline{\underline{L}} \cdot A + \underline{\underline{L}}^{(y)} A_y + \underline{\underline{L}}^{(x)} A^{(x)} + \underline{\underline{L}}^{(z)} A^{(z)} = 0$$

$$\left. \begin{aligned} A^{(x)} &= A (-M_x) \\ A^{(y)} &= A (-M_y) \\ A^{(z)} &= A (-M_z) \end{aligned} \right\}$$

$$\underline{\underline{L}} A = \underline{\underline{L}}^{(x)} A M_x + \underline{\underline{L}}^{(y)} A M_y + \underline{\underline{L}}^{(z)} A M_z$$

$$\underline{\underline{L}} = \underline{\underline{L}}^{(x)} M_x + \underline{\underline{L}}^{(y)} M_y + \underline{\underline{L}}^{(z)} M_z$$



Definito il tensore degli spostamenti $\underline{\underline{\Pi}}$ come:

$$\underline{\underline{\Pi}} = \begin{bmatrix} \underline{\underline{L}}^{(x)} \\ \underline{\underline{L}}^{(y)} \\ \underline{\underline{L}}^{(z)} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \underline{\underline{L}}_x^{(x)} & \underline{\underline{L}}_x^{(y)} & \underline{\underline{L}}_x^{(z)} \\ \underline{\underline{L}}_y^{(x)} & \underline{\underline{L}}_y^{(y)} & \underline{\underline{L}}_y^{(z)} \\ \underline{\underline{L}}_z^{(x)} & \underline{\underline{L}}_z^{(y)} & \underline{\underline{L}}_z^{(z)} \end{bmatrix}$$

possiamo affermare che

$$\underline{\underline{L}} = \underline{\underline{\Pi}} \cdot \underline{\underline{M}}$$

Dal teorema di Gauss otteniamo

$$\int_S \underline{\underline{L}} dA = \int_S \underline{\underline{\Pi}} \cdot \underline{\underline{M}} dA = - \int_V \nabla \cdot \underline{\underline{\Pi}} dV$$

e possiamo quindi scrivere

$$\int_V \rho \left(\frac{\partial \underline{\underline{\sigma}}}{\partial t} + \underline{\underline{\sigma}} \cdot \nabla \underline{\underline{\sigma}} \right) dV = \int_V \left\{ \underline{\underline{f}} - \nabla \cdot \underline{\underline{\Pi}} \right\} dV$$

Portando fuori dal segno di integrale otteniamo

$$\rho \left(\frac{\partial \underline{\underline{\sigma}}}{\partial t} + \underline{\underline{\sigma}} \cdot \nabla \underline{\underline{\sigma}} \right) = \underline{\underline{f}} - \nabla \cdot \underline{\underline{\Pi}}$$

e posso quindi scrivere l'equazione differenziale di conservazione della quantità di moto:

$$\rho \frac{d\mathbf{v}}{dt} + \rho \mathbf{v} \cdot \nabla \mathbf{v} = \underline{\underline{f}} - \nabla \cdot \underline{\underline{\Pi}}$$

CONSERVAZIONE del MOMENTO della Q.d.M.

Non risolveremo l'equazione differenziale, ma ci limitiamo ad osservare che il tensore $\underline{\underline{\Pi}}$ è simmetrico.

EQUAZIONE COSTITUTIVA

Volendo trovare \mathbf{v} e $\underline{\underline{\Pi}}$ per un fluido non mi possono bastare le sole equazioni di continuità e di conservazione della q.d.m., poiché ragionando in termini scalari ho 9 incognite ($\mathbf{v} \rightarrow 3$, $\underline{\underline{\Pi}} \rightarrow 6$) e 4 equazioni.

Introduciamo quindi l'equazione costitutiva per determinare il tensore degli sforzi:

$$\underline{\underline{\Pi}} = \underline{\underline{f}}(\mathbf{v}, \nabla \mathbf{v}, p)$$

Tale equazione mi identifica il tipo di fluido e consente su 6 equazioni scalari con l'aggiunta dell'incognita p .

Abbiamo già detto che:

$$\underline{\underline{\underline{L}}} = \underline{\underline{\Pi}} \cdot \underline{\underline{M}}$$

e possiamo scrivere tale equazione come

$$\begin{bmatrix} \underline{\underline{L}}_x \\ \underline{\underline{L}}_y \\ \underline{\underline{L}}_z \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} T_{xx} M_x + T_{xy} M_y + T_{xz} M_z \\ T_{yx} M_x + T_{yy} M_y + T_{yz} M_z \\ T_{zx} M_x + T_{zy} M_y + T_{zz} M_z \end{bmatrix}$$

Il primo requisito che la nostra equazione dovrà avere è che, in condizioni isotropiche, deve essere:

$$\underline{\underline{\underline{L}}} = p \cdot \underline{\underline{M}}$$

e quindi, in forma vettoriale,

$$\begin{bmatrix} \hat{L}_x \\ \hat{L}_y \\ \hat{L}_z \end{bmatrix} = p \begin{bmatrix} M_x \\ M_y \\ M_z \end{bmatrix} = \bar{\bar{\Pi}} \begin{bmatrix} M_x \\ M_y \\ M_z \end{bmatrix}$$

Per velocità nulle dovremo quindi avere

$$\bar{\bar{\Pi}} = p \bar{\bar{\Pi}}$$

Il secondo requisito sarà che il tensore $\bar{\bar{\Pi}}$ dipenda dal tipo di deformazione locale all'istante considerato, ossia che non dipenda da quanto è accaduto al fluido nel passato.

Tale condizione si può esprimere con la scrittura

$$\bar{\bar{\Pi}} = f(\bar{\bar{D}})$$

$$\text{con } D_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial v_i}{\partial x_j} + \frac{\partial v_j}{\partial x_i} \right)$$