

Grandezze finche dei moto in pressione-flusso.

Definiamo:

- velocità media:

$$\bar{U} = \frac{1}{\Omega} \int_{-R}^R u \, dz$$

- portata volumetrica:

$$Q = \int u \, dz = \bar{U} \cdot R$$

- portata massica:

$$F_m = \int_R u \, dz \xrightarrow[p=\text{cost}]{\text{nella regione}} F_m = \rho \int u \, dz = \rho Q$$

- flusso delle quantità di moto:

$$\begin{aligned} F_m &= \rho \int_R u^2 \, dz = \rho \left[\int_R (u - \bar{U})^2 \, dz - \int_R \bar{U}^2 \, dz + 2 \int_R u \bar{U} \, dz \right] = \\ &= \rho \left[(u - \bar{U})^2 \, dz - \bar{U}^2 \, dz + 2 \bar{U} \int u \, dz \right] = \\ &= \rho \left[(u - \bar{U})^2 \, dz - \bar{U}^2 \, dz + 2 \bar{U} Q \right] = \rho \left[(u - \bar{U})^2 \, dz - \bar{U} Q + 2 \bar{U} Q \right] = \\ &= \rho \left[\int_R (u - \bar{U})^2 \, dz + \bar{U} Q \right] = \rho \bar{U} Q \left[1 + \frac{1}{\bar{U} Q} \int_R (u - \bar{U})^2 \, dz \right] = \\ &= \rho \bar{U} Q \left(1 + \frac{1}{R} \int_R \frac{(u - \bar{U})^2}{U^2} \, dz \right) = \rho \bar{U} Q \beta \end{aligned}$$

β è il coefficiente di dragaggio delle quantità di moto.
Valle 1,33 per i moto laminari, $1,05 \div 1,05$ per quelli turbolenti. Però per i moto turbolenti possiamo dire:

$$Fr = \rho \cdot Q \cdot U$$

- flusso dell'energia cinetica:

$$\begin{aligned} E_{kin} &= \int \frac{1}{2} \rho u^3 \, dz = \frac{1}{2} \rho \left[\int_R (u - \bar{U})^3 \, dz + \bar{U}^3 \, dz + 3 \bar{U} \int_R u^2 \, dz - 3 \bar{U}^2 \int_R u \, dz \right] = \\ &= \frac{1}{2} \rho \left[\int_R (u - \bar{U})^3 \, dz + \bar{U}^3 \, dz + 3 \bar{U} Q \bar{U} \beta - 3 \bar{U}^2 Q \right] = \\ &= \frac{1}{2} \rho \left[\int_R (u - \bar{U})^3 \, dz + \bar{U}^3 \, dz - 3 \bar{U}^3 \, dz + 3 \bar{U}^3 \, dz \beta \right] = \\ &= \frac{1}{2} \rho \left[\int_R (u - \bar{U})^3 \, dz - 2 \bar{U}^3 \, dz + 3 \bar{U}^3 \, dz \beta \right] = \\ &= \frac{1}{2} \rho Q U^2 \left[\frac{1}{Q U^2} \int_R (u - \bar{U})^3 \, dz + 3 \beta - 2 \right] = \frac{1}{2} \rho Q U^2 \alpha \end{aligned}$$

L'integrale tende a zero $\Rightarrow \alpha \approx 3\beta - 2 \approx 1 \approx \beta \approx 1$. Allora:

$$E_{kin} = \frac{1}{2} \rho Q U^2$$

Grandezze fisiche del moto in pressione - canali

Se la sezione di flusso in pressione è strettamente una dimensionale la distribuzione delle pressioni è trascurabile.
Perciò con buona approssimazione vale:

- per il canale pressurizzato

$$h = \frac{p}{\rho} + z = - \frac{\gamma z}{\rho} + z = z - \frac{\gamma z}{\rho}$$

- per il canale totale, partendo dal flusso totale

$$\begin{aligned} E_t &= p \int_{-L}^L \left(gh + \frac{w^2}{2} \right) dL = p \int_{-L}^L \left(\frac{p}{\rho} + g z + \frac{w^2}{2} \right) dL = \\ &= pg h - L + \frac{1}{2} \rho Q^2 U^2 \end{aligned}$$

Perciò il canale totale risulta:

$$h_c = \frac{E_t}{pg \cdot L} = h + \frac{1}{2} \frac{U^2}{2g}$$