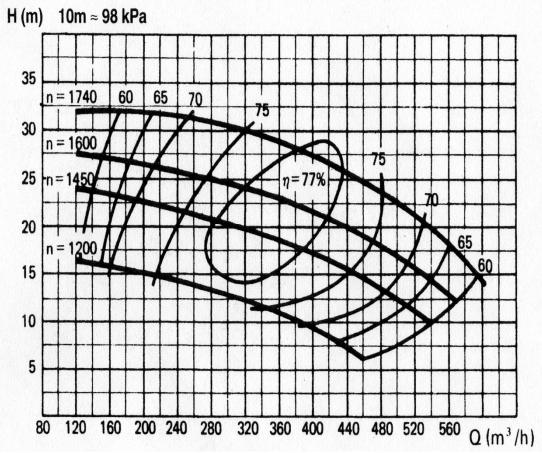


Dovrà essere:

$$NPSH_{impianto} > NPSH_{pompa}$$

per tenere conto delle incertezze, soprattutto legate alla temperatura di trasporto del fluido, alla presenza di gas ed alla portata del fluido.

Variando il numero di giri si ottengono curve caratteristiche prevalenza-portata diverse.

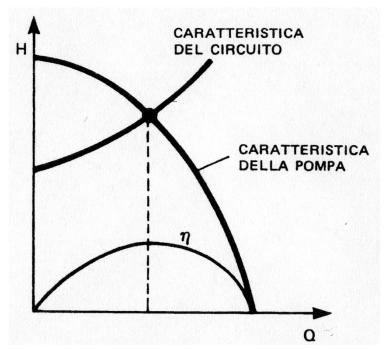


Tra le diverse curve caratteristiche esistono delle relazioni.

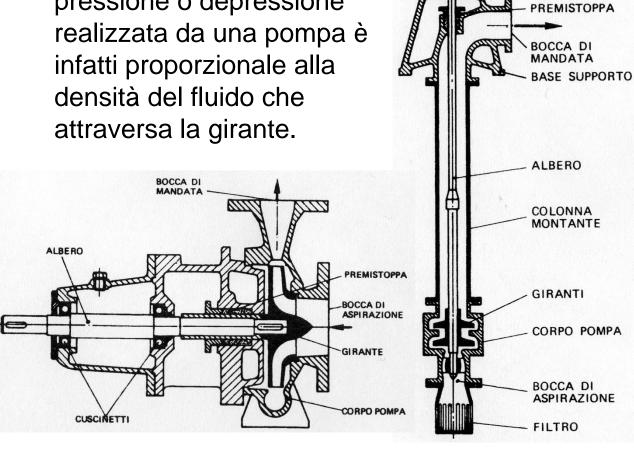
$$\frac{Q_{2}}{Q_{1}} = \frac{n_{2}}{n_{1}} \qquad \frac{H_{2}}{H_{1}} = \left(\frac{n_{2}}{n_{1}}\right)^{2} \qquad \frac{P_{2}}{P_{1}} = \frac{Q_{2}H_{2}}{Q_{1}H_{1}} = \left(\frac{n_{2}}{n_{1}}\right)^{3}$$

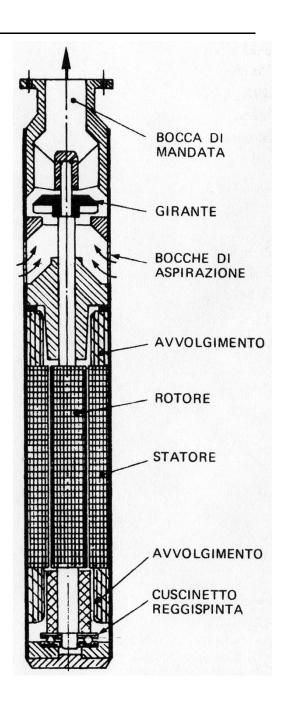
La scelta della pompa che meglio risponde alle esigenze di un circuito idraulico si effettua tracciando la curva caratteristica dell'impianto in funzione della portata, quindi sovrapponendo ad essa le curve caratteristiche delle varie pompe in base a regime rotazionale e per diversi diametri di girante disponibili.

Tra le varie caratteristiche delle pompe passanti per il punto di funzionamento (Q,H) dell'impianto, si sceglie quella con rendimento migliore.



Le pompe centrifughe installate sopra il pelo libero devono essere riempite di liquido al fine di adescare l'avviamento. La pressione o depressione realizzata da una pompa è infatti proporzionale alla densità del fluido che attraversa la girante.





MOTORE

GIUNTO ELASTICO

CUSCINETTO

•Pompe centrifughe ad una sola girante:

$$Q_{\text{MAX}} \approx 200 \frac{m^3}{1'} \qquad H_{\text{m}} \approx 150 m$$

- Pompe alternative per H_m maggiori,
 oppure,
- •Pompe centrifughe a più giranti in serie

$$Q_{MAX} \approx 60 \frac{m^3}{1'} \qquad H_m \approx 500m$$

- •Pompe assiali con asse verticale o inclinato per portate significative e ad ampia regolazione e prevalenza limitata.
- Pompe sommerse generalmente pluricellulari di tipo radiale:

$$Q_{MAX} \approx 35 \frac{m^3}{1'} \qquad H_m \approx 200m$$