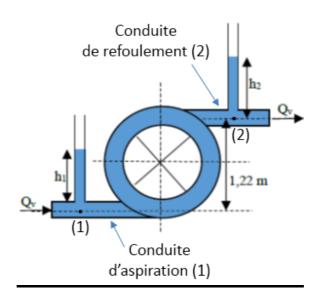
Corrigé du TD N°03 de MDF (L2 GM, groupes K3 et K6) Dynamique des fluides incompressibles parfaits

Exercice 7:



1- Calcul des pressions P₁ et P_{2|SEP|}

On applique la loi fondamentale de la statique des fluides. Sachant que le fluide (ici l'eau) est incompressible $(\rho = constante)$:

.
$$P_1 = P_{atm} + \rho . g(h_1 + 0.5d_1)$$

$$P_1 = 103 \text{ kPa}$$

.
$$P_2 = P_{atm} + \rho g(h_2 + 0.5d_2)$$

$$P_2 = 106 \text{ kPa}$$

2- Calcul des vitesses v_1 et v_2

Le débit volumique est donné par la relation:

 $q_V = S.v$ (v étant la vitesse moyenne du fluide à travers la section S)

Le débit massique est donné par la relation:

$$q_m = \rho.S.v$$
 d'où : $q_m = \rho. q_V$

avec $q_{m1} = q_{m2} = q_m$ (conservation de la masse)

et $q_{VI} = q_{V2} = q_V$ (car $\rho = \rho_1 = \rho_2 = constante$ puisque le fluide est incompressible)

$$v_1 = q_V/S_1 = 4.q_V/\pi d_1^2 = 2,12 \text{ m/s}$$

$$v_2 = q_V/S_2 = 4.q_V/\pi d_2^2 = 4.78 \text{ m/s}$$

3- Calcul de la puissance électrique W_a à l'arbre de la pompe

On applique le théorème de Bernoulli entre (1) et (2) pour le cas d'un écoulement avec échange de travail (présence d'une pompe) :

$$v_1^2/2 + P_1/\rho + g.z_1 = v_2^2/2 + P_2/\rho + g.z_2 + W_{net}/q_m$$

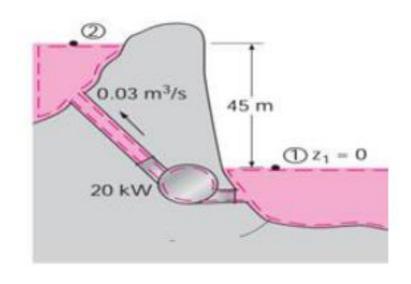
comme $q_m = \rho$. q_V et $z_2 = 1,22$ m (sachant que $z_1 = 0$), on a :

$$W_{net} = q_V[(P_1 - P_2) + 0.5\rho(v_1^2 - v_2^2) - \rho.g.z_2]$$

$$W_{net} = -3,66 \text{ KW}$$

or le rendement de la pompe est donné par le rapport : $\eta = W_{\text{net}}/W_a \; (\text{avec}\; \eta = 0.8) \; \text{d'où}\; \textbf{W_a} = \textbf{-4.58}\; \textbf{KW} \; (W_a < 0, \text{la pompe reçoit du travail}).$

Exercice 8:



- Calcul du rendement de la pompe η

On applique le théorème de Bernoulli entre (1) et (2) pour le cas d'un écoulement avec échange de travail (présence d'une pompe) :

$$v_1^2/2 + P_1/\rho + g.z_1 = v_2^2/2 + P_2/\rho + g.z_2 + W_{net}/q_m$$

comme
$$z_1 = 0$$
, $z_2 = 45$ m, $v_1 = v_2 \approx 0$ et $P_1 = P_2 = P_{atm}$, alors :

$$g.z_2 + W_{net}/q_m = 0$$

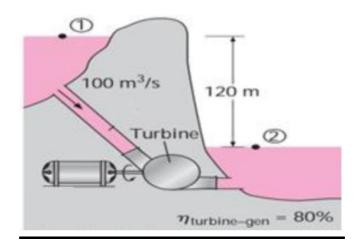
d'où :
$$W_{net} = -g.z_2.\rho.q_V$$
 avec $q_m = \rho.q_V$

$$W_{net} = -13.5 \text{ KW}$$

or le rendement de la pompe est donné par le rapport : $\eta = W_{net}/W_a \ d\text{'où}: \ \eta = -13,5/\text{-}20 \ (avec \ la \ puissance \ absorbée$ par la pompe est de $W_a = -20 \ KW; \ W_a < 0$ car la pompe reçoit du travail).

on trouve alors un rendement de $\eta = 0.675 = 67.5$ %.

Exercice 9:



- Calcul de la puissance électrique générée W_a

On applique le théorème de Bernoulli entre (1) et (2) pour le cas d'un écoulement avec échange de travail (présence d'une turbine) :

$$v_1^2/2 + P_1/\rho + g.z_1 = v_2^2/2 + P_2/\rho + g.z_2 + W_{net}/q_m$$

comme $z_2 = 0$, $z_1 = 120$ m, $v_1 = v_2 \approx 0$ et $P_1 = P_2 = P_{atm}$, alors

$$g.z_1 = W_{net}/q_m$$

d'où :
$$W_{net} = g.z_1.\rho.q_V$$
 avec $q_m = \rho.q_V$

$$W_{net} = 120 MW$$

or le rendement de la turbine est donné par le rapport :

$$\eta = W_{\text{a}}/W_{\text{net}}$$
 d'où : $W_{\text{a}} = \eta.W_{\text{net}}$ (avec $\eta = 0.8)$

 $W_a = 96 \text{ MW}$ ($W_a > 0$, la turbine fournit du travail).