

**Principi di Ingegneria Chimica**  
**Anno Accademico 2014-2015**

Cognome	Nome	Matricola	Firma
<b>E-mail:</b>			

**Problema 1.** Un serbatoio sferico, di raggio interno  $R_1$  e costruito in materiale plastico (conducibilità  $k$ , spessore  $s$ ), è completamente pieno di acqua ben agitata a temperatura iniziale  $T_{10}$ . Il serbatoio è contenuto in un altro serbatoio sferico concentrico al primo, di raggio interno  $R_2$ , adiabatico verso l'esterno. L'intercapedine tra il serbatoio 1 e il serbatoio 2 è completamente colma di acqua ben agitata a temperatura iniziale  $T_{20}$ . Nell'intercapedine si realizza un coefficiente di scambio termico per convezione  $h_2$ .

1. Calcolare la temperatura di stato stazionario che si raggiunge nei due serbatoi;
2. Se dopo un tempo  $t_1$  la differenza tra le temperature dell'acqua vale  $\delta_1 = T_2(t_1) - T_1(t_1)$ , calcolare il valore del coefficiente di scambio termico per convezione nel primo serbatoio  $h_1$ ;
3. Calcolare dopo quanto tempo la differenza di temperatura tra i due serbatoi si riduce ad un centesimo del suo valore iniziale.

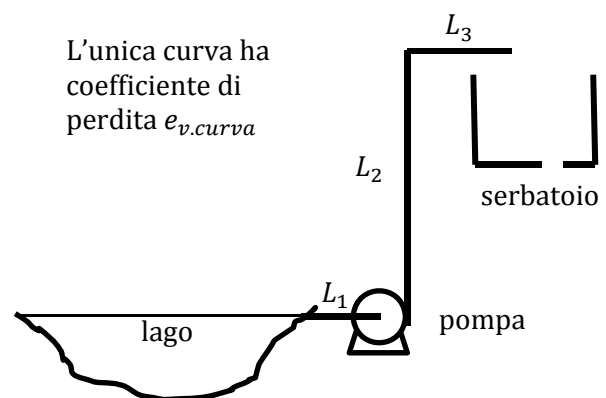
Considerare per i parametri fisici dell'acqua i dati alla temperatura  $T_{10}$ .

**Dati.**  $R_1 = 1$  m,  $k = 0.2$  W/(m·K),  $s = 2$  cm,  $T_{10} = 20^\circ\text{C}$ ,  $R_2 = 2$  m,  $T_{20} = 80^\circ\text{C}$ ,  $h_2 = 10$  W/(m<sup>2</sup>·K),  $t_1 = 20$  hr,  $\delta_1 = 50^\circ\text{C}$ .

**Problema 2.** Nel circuito disegnato in figura la pompa serve a movimentare acqua, attraverso la tubazione liscia di diametro interno  $d$ , dal lago al serbatoio sopraelevato, cilindrico di diametro  $D$ . Le altre dimensioni del circuito sono indicate in figura. Il serbatoio ha un foro sul fondo, anch'esso di diametro  $d$ , ed è inizialmente vuoto. Dopo un tempo  $t$  nel serbatoio si trova un battente d'acqua  $H$ . Calcolare:

1. la portata di acqua che dal circuito viene immessa nel serbatoio;
2. il battente d'acqua nel serbatoio dopo un tempo  $2t$ .
3. la pressione dell'acqua immediatamente dopo la mandata della pompa.

**Dati.**  $d = 10$  cm,  $D = 2$  m,  $L_1 = 5$  m,  $L_2 = 50$  m,  $L_3 = 4$  m,  $e_{v,curva} = 0.9$ ,  $t = 5$  min,  $H = 0.6$  m.



**Istruzioni:** compilare innanzitutto con i propri dati la parte alta di questo foglio; per le risposte utilizzare solo questo foglio.

**Prova scritta - 15 gennaio 2016**



**Problema 1.** Un serbatoio sferico, di raggio interno  $R_1$  e costruito in materiale plastico (conducibilità  $k$ , spessore  $s$ ), è completamente pieno di acqua ben agitata a temperatura iniziale  $T_{10}$ . Il serbatoio è contenuto in un altro serbatoio sferico concentrico al primo, di raggio interno  $R_2$ , adiabatico verso l'esterno. L'intercapedine tra il serbatoio 1 e il serbatoio 2 è completamente colma di acqua ben agitata a temperatura iniziale  $T_{20}$ . Nell'intercapedine si realizza un coefficiente di scambio termico per convezione  $h_2$ .

1. Calcolare la temperatura di stato stazionario che si raggiunge nei due serbatoi;
2. Se dopo un tempo  $t_1$  la differenza tra le temperature dell'acqua vale  $\delta_1 = T_2(t_1) - T_1(t_1)$ , calcolare il valore del coefficiente di scambio termico per convezione nel primo serbatoio  $h_1$ ;
3. Calcolare dopo quanto tempo la differenza di temperatura tra i due serbatoi si riduce ad un centesimo del suo valore iniziale.

Considerare per i parametri fisici dell'acqua i dati alla temperatura  $T_{10}$ .

**Dati.**  $R_1 = 1 \text{ m}$ ,  $k = 0.2 \text{ W/(m}\cdot\text{K)}$ ,  $s = 2 \text{ cm}$ ,  $T_{10} = 20^\circ\text{C}$ ,  $R_2 = 2 \text{ m}$ ,  $T_{20} = 80^\circ\text{C}$ ,  $h_2 = 10 \text{ W/(m}^2\cdot\text{K)}$ ,  $t_1 = 20 \text{ hr}$ ,  $\delta_1 = 50^\circ\text{C}$ .

$$R_1 := 1 \cdot \text{m} \quad k := 0.2 \cdot \frac{\text{W}}{\text{m}\cdot\text{K}} \quad s := 2 \cdot \text{cm} \quad T_{10} := 20^\circ\text{C} \quad R_2 := 2 \cdot \text{m} \quad T_{20} := 80^\circ\text{C} \quad h_2 := 10 \cdot \frac{\text{W}}{\text{m}^2\cdot\text{K}}$$

$$t_1 := 20 \cdot \text{hr} \quad \delta_1 := 50 \cdot \text{K}$$

$$V_1 := \frac{4}{3} \cdot \pi \cdot R_1^3 = 4.189 \times 10^3 \text{ L}$$

$$V_2 := \frac{4}{3} \cdot \pi \cdot [R_2^3 - (R_1 + s)^3] = 2.907 \times 10^4 \text{ L} \quad \text{trascurando lo spessore di plastica ...} \quad \frac{4}{3} \cdot \pi \cdot (R_2^3 - R_1^3) = 2.932 \times 10^4 \text{ L}$$

$$C_{P,w}(T_{10}) = 4.184 \times 10^3 \frac{\text{J}}{\text{kg}\cdot\text{K}} \quad \rho_w(T_{10}) = 998.028 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}$$

calore perduto dall'acqua nell'intercapedine = calore acquistato dall'acqua nel serbatoio interno

$$\rho_w(T_{10}) \cdot C_{P,w}(T_{10}) \cdot V_2 \cdot (T_{20} - T_{ss}) = \rho_w(T_{10}) \cdot C_{P,w}(T_{10}) \cdot V_1 \cdot (T_{ss} - T_{10})$$

ovvero  $V_2 \cdot (T_{20} - T_{ss}) = V_1 \cdot (T_{ss} - T_{10})$   $T_{ss} := \frac{T_{10} \cdot V_1 + T_{20} \cdot V_2}{V_1 + V_2} = 72.442^\circ\text{C}$

se si considerasse la dipendenza dei parametri fisici dalla temperatura

$$\text{Given} \quad \int_{T_{ss}}^{T_{20}} \rho_w(\theta) \cdot C_{P,w}(\theta) \cdot V_2 \, d\theta = \int_{T_{10}}^{T_{ss}} \rho_w(\theta) \cdot C_{P,w}(\theta) \cdot V_1 \, d\theta \quad T_{ss} := \text{Minerr}(T_{ss}) = 72.365^\circ\text{C}$$

$$\text{Bilancio sul serbatoio interno} \quad \rho_w(T_{10}) \cdot C_{P,w}(T_{10}) \cdot V_1 \cdot \left( \frac{d}{dt} T_1 \right) = A_1 \cdot U_1 \cdot (T_2(t) - T_1(t))$$

$$\text{Bilancio sull'intercapedine} \quad \rho_w(T_{10}) \cdot C_{P,w}(T_{10}) \cdot V_2 \cdot \left( \frac{d}{dt} T_2 \right) = -A_1 \cdot U_1 \cdot (T_2(t) - T_1(t))$$

$$\text{con} \quad A_{ww} := 4 \cdot \pi \cdot R_1^2 = 12.566 \text{ m}^2$$

$$\text{da cui} \quad \frac{d}{dt} \delta(t) = -\frac{1}{\tau} \cdot \delta(t) \quad \delta(t) = T_2(t) - T_1(t) \quad \frac{1}{\tau} = \frac{A_1 \cdot U_1}{\rho_w(T_{10}) \cdot C_{P,w}(T_{10})} \cdot \left( \frac{1}{V_1} + \frac{1}{V_2} \right)$$

$$\delta_0 := T_{20} - T_{10} = 60 \text{ K}$$

$$\delta(t) = \delta_0 \cdot \exp\left(-\frac{t}{\tau}\right) \quad \frac{t}{\tau} = -\ln\left(\frac{\delta(t)}{\delta_0}\right) \quad \tau := \frac{t_1}{-\ln\left(\frac{\delta_1}{\delta_0}\right)} = 3.949 \times 10^5 \text{ s}$$

$$U_1 := \left[ \frac{A_1 \cdot \tau}{\rho_w(T_{10}) \cdot C_{P,w}(T_{10})} \cdot \left( \frac{1}{V_1} + \frac{1}{V_2} \right) \right]^{-1} = 3.081 \frac{\text{W}}{\text{m}^2 \cdot \text{K}}$$

Considerando la geometria sferica e tutte e tre le resistenze (convezione-conduzione-convezione)

$$\frac{1}{U_1} = R_1^2 \cdot \left[ \frac{1}{R_1^2 \cdot h_1} + \frac{\left( \frac{1}{R_1} - \frac{1}{R_1 + s} \right)}{k} + \frac{1}{(R_1 + s)^2 \cdot h_2} \right]$$

$$h_1 := \frac{1}{R_1^2 \cdot \left[ \frac{1}{R_1 + s} - \frac{1}{R_1} \frac{1}{k} - \frac{1}{h_2 \cdot (R_1 + s)^2} + \frac{1}{R_1^2 \cdot U_1} \right]} = 7.665 \frac{\text{W}}{\text{m}^2 \cdot \text{K}}$$

Non considerando la geometria sferica, ma considerando tutte e tre le resistenze (convezione-conduzione-convezione)

$$\frac{1}{U_1} = \frac{1}{h_1} + \frac{s}{k} + \frac{1}{h_2} \quad h_1 := -\frac{1}{\frac{1}{h_2} - \frac{1}{U_1} + \frac{s}{k}} = 8.025 \frac{\text{W}}{\text{m}^2 \cdot \text{K}} \quad \text{OK}$$

Non considerando la geometria sferica e trascurando la conduzione (la parete è sottile ma il materiale è isolante)

$$\frac{1}{U_1} = \frac{1}{h_1} + \frac{1}{h_2} \quad h_1 := \frac{1}{\frac{1}{U_1} - \frac{1}{h_2}} = 4.452 \frac{\text{W}}{\text{m}^2 \cdot \text{K}} \quad \text{NO OK}$$

$$\delta_2 := \frac{1}{100} \cdot \delta_0 = 0.6 \text{ K}$$

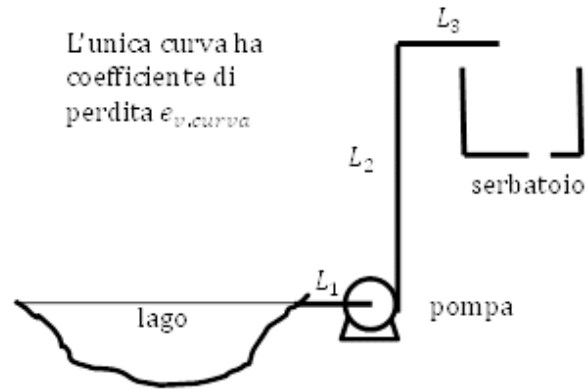
$$t_2 := -\tau \cdot \ln\left(\frac{\delta_2}{\delta_0}\right) = 1.819 \times 10^6 \text{ s}$$

$$t_2 = 505.17 \text{ hr}$$

$$t_2 = 3.031 \times 10^4 \text{ min}$$

$$t_2 = 21.049 \text{ day}$$

**Problema 2.** Nel circuito disegnato in figura la pompa serve a movimentare acqua, attraverso la tubazione liscia di diametro interno  $d$ , dal lago al serbatoio sopraelevato, cilindrico di diametro  $D$ . Le altre dimensioni del circuito sono indicate in figura. Il serbatoio ha un foro sul fondo, anch'esso di diametro  $d$ , ed è inizialmente vuoto. Dopo un tempo  $t$  nel serbatoio si trova un battente d'acqua  $H$ . Calcolare:



- la portata di acqua che dal circuito viene immessa nel serbatoio;
- il battente d'acqua nel serbatoio dopo un tempo  $2t$ .
- la pressione dell'acqua immediatamente dopo la mandata della pompa.

**Dati.**  $d = 10 \text{ cm}$ ,  $D = 2 \text{ m}$ ,  $L_1 = 5 \text{ m}$ ,  $L_2 = 50 \text{ m}$ ,  $L_3 = 4 \text{ m}$ ,  $e_{v,curva} = 0.9$ ,  $t = 5 \text{ min}$ ,  $H = 0.6 \text{ m}$ .

$$d := 10 \cdot \text{cm} \quad D := 2 \cdot \text{m} \quad L_1 := 5 \cdot \text{m} \quad L_2 := 50 \cdot \text{m} \quad L_3 := 4 \cdot \text{m} \quad e_{v,curva} := 0.9 \quad t := 5 \cdot \text{min} \quad H := 0.6 \cdot \text{m} \quad \eta := 75\%$$

$$\rho := 1000 \cdot \frac{\text{kg}}{\text{m}^3} \quad \mu := 0.001 \cdot \text{Pa} \cdot \text{s}$$

Bilancio di materia sul serbatoio in transitorio

$w$  è la portata massica proveniente dalla tubazione  
 $v$  è la velocità di efflusso dal foro sul fondo

$$\rho \cdot \frac{\pi \cdot D^2}{4} \cdot \left( \frac{d}{dt} H(t) \right) = w - \rho \cdot \frac{\pi \cdot d^2}{4} \cdot v \quad (A)$$

Bilancio di energia meccanica tra il pelo libero dell'acqua nel serbatoio e il foro di efflusso (allo stato stazionario)

$$g \cdot H = \frac{v^2}{2} \cdot (1 + 0.45) \quad v = \sqrt{\frac{2 \cdot g \cdot H}{1.45}} \quad (B) \quad \text{Equazione di Torricelli modificata per tenere conto della perdita concentrata nel foro}$$

Introducendo (B) in (A) e semplificando

$$\frac{d}{dt} H(t) = \frac{4 \cdot w}{\rho \cdot \pi \cdot D^2} - \left( \frac{d}{D} \right)^2 \cdot \sqrt{\frac{2 \cdot g}{1.45}} \cdot H^{0.5} = A - B \cdot H^{0.5} \quad A = \frac{4 \cdot w}{\rho \cdot \pi \cdot D^2} \quad B := \left( \frac{d}{D} \right)^2 \cdot \sqrt{\frac{2 \cdot g}{1.45}} = 9.195 \times 10^{-3} \frac{\text{m}^{0.5}}{\text{s}}$$

essendo

$$\int \frac{1}{\alpha - \beta \cdot \sqrt{H}} dH = -\frac{2 \cdot (\sqrt{H} \cdot \beta + \alpha \cdot \ln(\alpha - \sqrt{H} \cdot \beta))}{\beta^2}$$

si ha, per l'integrale definito

$$\int_0^H \frac{1}{\alpha - \beta \cdot \sqrt{x}} dx = \frac{2}{\beta^2} \cdot [\alpha \cdot \ln(\alpha) - (\sqrt{H} \cdot \beta + \alpha \cdot \ln(\alpha - \sqrt{H} \cdot \beta))]$$

e quindi  $\frac{A}{\beta^2} := 1 \cdot \frac{\text{m}}{\text{s}}$  valore di tentativo Given

$$\frac{2}{B^2} \cdot \left[ A \cdot \ln \left[ \frac{A}{(A - \sqrt{H} \cdot B)} \right] - \sqrt{H} \cdot B \right] = t \quad \frac{A}{\beta^2} := \text{Minerr}(A) = 7.714213 \times 10^{-3} \frac{\text{m}}{\text{s}}$$

$$w := \frac{\rho \cdot \pi \cdot D^2}{4} \cdot A = 24.235 \frac{\text{kg}}{\text{s}}$$

$$\text{Dopo un tempo } 2t \quad \text{Given} \quad \frac{2}{B^2} \cdot \left[ A \cdot \ln \left[ \frac{A}{(A - \sqrt{H} \cdot B)} \right] - \sqrt{H} \cdot B \right] = 2 \cdot t$$

$$\frac{H}{\beta^2} := \text{Minerr}(H) = 0.684 \text{ m}$$

Bilancio di energia meccanica nella tubazione, dalla mandata della pompa all'uscita dal tubo (dopo l'uscita)

$$\frac{v_t^2}{2} + \frac{P}{\rho} = g \cdot L_2 + \frac{P_{atm}}{\rho} + \frac{v_t^2}{2} \left[ \frac{4 \cdot f_t \cdot (L_2 + L_3)}{d} + e_{v,curva} + 1 \right] \quad (C)$$

nel tubo circola la portata  $w$ , quindi la velocità è:

$$v_t := \frac{4 \cdot w}{\rho \cdot \pi \cdot d^2} = 3.086 \frac{m}{s}$$

$$N_{Re} := \frac{v_t \cdot d \cdot \rho}{\mu} = 3.086 \times 10^5$$

$$f_t := f(N_{Re}, 0) = 3.568 \times 10^{-3} \quad P_{atm} := 1 \cdot atm$$

Nell'eq. (C) l'unica incognita è P:

$$P := \rho \cdot \left[ \frac{P_{atm}}{\rho} - \frac{v_t^2}{2} + \frac{v_t^2 \cdot \left[ e_{v,curva} + \frac{4 \cdot f_t \cdot (L_2 + L_3)}{d} + 1 \right]}{2} + L_2 \cdot g \right] = 6.326 \times 10^5 Pa$$

$$P = 6.326 \text{ bar}$$