

Principi di Ingegneria Chimica  
Anno Accademico 2013-2014

Cognome	Nome	Matricola	Firma

**Problema 1.** Una sezione anulare è costituita da un tubo interno di raggio esterno  $R_2$  e da un tubo esterno di raggio interno  $R_1$ .

1. Determinare i profili di sforzo,  $\tau_{rz}$ , e di velocità assiale,  $v_z$ , per un fluido newtoniano che scorra in questa sezione allo stato stazionario;
2. Se la sezione è posta in verticale e vi scorre acqua a temperatura ambiente, per effetto della sola gravità, si osserva una portata volumetrica  $\dot{V}_{acqua}$ . Calcolare i raggi minore,  $R_1$ , e maggiore,  $R_2$ , della sezione anulare.
3. Se la stessa sezione è posta in orizzontale e vi si forza un fluido newtoniano diverso dall'acqua, per effetto di una perdita di carico pari a  $\Delta\mathcal{P}/L$  si osserva una portata volumetrica  $\dot{V}_{fluido}$ . Calcolare la viscosità  $\mu_{fluido}$ .

**Dati.**  $R_1/R_2 = 0.8$ ,  $\dot{V}_{acqua} = 15$  litri/s,  $\Delta\mathcal{P}/L = 50$  kPa/m,  $\dot{V}_{fluido} = 20$  litri/s.

**Problema 2.** Una sferetta di materiale combustibile di raggio  $R_1$  e di conducibilità  $k_c$  allo stato stazionario è sede di una generazione volumetrica di calore  $G$ , ed è ricoperta da uno strato di isolante di spessore  $s_{iso}$  (con conducibilità  $k_{iso}$ ). La sfera, di raggio complessivo  $R_2$ , è immersa in un recipiente molto grande pieno di acqua in quiete alla temperatura  $T_\infty$ . La temperatura superficiale della sfera allo stato stazionario è  $T_2$ .

1. Calcolare il termine di generazione volumetrica;
2. Determinare i profili di temperatura nella sfera di combustibile (per  $r \leq R_1$ ) e di isolante (per  $R_1 < r \leq R_2$ );
3. Calcolare la temperatura massima del sistema, dove si realizza, e la temperatura dell'interfaccia tra combustibile e isolante.

**Dati.**  $R_1 = 1$  cm,  $s_{iso} = 2$  cm,  $T_\infty = 20^\circ\text{C}$ ,  $T_2 = 90^\circ\text{C}$ ,  $k_c = 10$  W/(m·K),  $k_{iso} = 1$  W/(m·K).

---

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

**Prova scritta – 12 novembre 2014**



**Problema 1.** Una sezione anulare è costituita da un tubo interno di raggio esterno  $R_2$  e da un tubo esterno di raggio interno  $R_1$ .

1. Determinare i profili di sforzo,  $\tau_{rz}$ , e di velocità assiale,  $v_z$ , per un fluido newtoniano che scorra in questa sezione allo stato stazionario;
2. Se la sezione è posta in verticale e vi scorre acqua a temperatura ambiente, per effetto della sola gravità, si osserva una portata volumetrica  $\dot{V}_{acqua}$ . Calcolare i raggi minore,  $R_1$ , e maggiore,  $R_2$ , della sezione anulare.
3. Se la stessa sezione è posta in orizzontale e vi si forza un fluido newtoniano diverso dall'acqua, per effetto di una perdita di carico pari a  $\Delta P/L$  si osserva una portata volumetrica  $\dot{V}_{fluido}$ . Calcolare la viscosità  $\mu_{fluido}$ .

**Dati.**  $R_1/R_2 = 0.8$ ,  $\dot{V}_{acqua} = 15$  litri/s,  $\Delta P/L = 50$  kPa/m,  $\dot{V}_{fluido} = 20$  litri/s.

$$1A) \quad \tau_{rz} = \frac{\Delta P \cdot R}{2 \cdot L} \cdot \left[ \left( \frac{r}{R} \right) - \frac{1 - \kappa^2}{2 \cdot \ln\left(\frac{1}{\kappa}\right)} \cdot \left( \frac{R}{r} \right) \right] = \frac{\Delta P}{2 \cdot L} \cdot R_2 \cdot \left[ \left( \frac{r}{R_2} \right) - \frac{1 - \left(\frac{R_1}{R_2}\right)^2}{2 \cdot \ln\left(\frac{R_2}{R_1}\right)} \cdot \left( \frac{R_2}{r} \right) \right]$$

$\kappa = \frac{R_1}{R_2} \quad \begin{matrix} T_w := 25^\circ\text{C} \\ R = R_2 \end{matrix}$   
 (eq. 2.4-12, p. 49)  
 (eq. 2.4-13, p. 55) sulla mia edizione

$$1B) \quad v_z = \frac{\Delta P \cdot R^2}{4 \cdot \mu \cdot L} \cdot \left[ 1 - \left( \frac{r}{R} \right)^2 + \frac{1 - \kappa^2}{2 \cdot \ln\left(\frac{1}{\kappa}\right)} \cdot \ln\left(\frac{r}{R}\right) \right] = \frac{\Delta P \cdot R_2^2}{4 \cdot \mu \cdot L} \cdot \left[ 1 - \left( \frac{r}{R_2} \right)^2 + \frac{1 - \left(\frac{R_1}{R_2}\right)^2}{2 \cdot \ln\left(\frac{R_2}{R_1}\right)} \cdot \ln\left(\frac{r}{R_2}\right) \right]$$

(eq. 2.4-13, p. 49)  
 (eq. 2.4-14, p. 55) sulla mia edizione

$$V_p = \frac{\pi \cdot \Delta P \cdot R^4}{8 \cdot \mu \cdot L} \cdot \left[ (1 - \kappa^4) - \frac{(1 - \kappa^2)^2}{\ln\left(\frac{1}{\kappa}\right)} \right] = \frac{\pi \cdot \Delta P \cdot R_2^4}{8 \cdot \mu \cdot L} \cdot \left[ 1 - \left( \frac{R_1}{R_2} \right)^4 - \frac{\left[ 1 - \left( \frac{R_1}{R_2} \right)^2 \right]^2}{\ln\left(\frac{R_2}{R_1}\right)} \right]$$

(eq. 2.4-16, p. 50)  
 (eq. 2.4-17, p. 55) sulla mia edizione

Per una condotta verticale, con il solo effetto della gravità  $\frac{\Delta P}{L} = \rho \cdot g \quad \rho_w(T) \cdot g = 9.78 \times 10^3 \cdot \frac{\text{Pa}}{\text{m}}$

$$\kappa := 0.8 \quad V_{p.w} := 15 \cdot \frac{\text{L}}{\text{s}}$$

$$R_2 := \left[ \frac{V_{p.w} \cdot 8 \cdot \mu_w(T)}{\pi \cdot \rho_w(T) \cdot g \cdot \left[ (1 - \kappa^4) - \frac{(1 - \kappa^2)^2}{\ln\left(\frac{1}{\kappa}\right)} \right]} \right]^{\frac{1}{4}} = 2.467 \cdot \text{cm}$$

$$R_1 := \kappa \cdot R_2 = 1.973 \cdot \text{cm}$$

$$\Delta P_L := 50000 \cdot \frac{\text{Pa}}{\text{m}} \quad V_{p.f} := 20 \cdot \frac{\text{L}}{\text{s}} \quad R_w := R_2$$

$$\mu_f := \frac{\pi \cdot \Delta P_L \cdot R^4}{8 \cdot V_{p.f}} \cdot \left[ (1 - \kappa^4) - \frac{(1 - \kappa^2)^2}{\ln\left(\frac{1}{\kappa}\right)} \right] = 3.493 \times 10^{-3} \cdot \text{Pa} \cdot \text{s}$$

$$\mu_w(T) = 9.109 \times 10^{-4} \frac{\text{kg}}{\text{m} \cdot \text{s}}$$

$$\rho_w(T) = 997.278 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}$$

$$\left[ (1 - \kappa^4) - \frac{(1 - \kappa^2)^2}{\ln\left(\frac{1}{\kappa}\right)} \right] = 9.608 \times 10^{-3}$$

**Problema 2.** Una sferetta di materiale combustibile di raggio  $R_1$  e di conducibilità  $k_c$  allo stato stazionario è sede di una generazione volumetrica di calore  $G$ , ed è ricoperta da uno strato di isolante di spessore  $s_{iso}$  (con conducibilità  $k_{iso}$ ). La sfera, di raggio complessivo  $R_2$ , è immersa in un recipiente molto grande pieno di acqua in quiete alla temperatura  $T_\infty$ . La temperatura superficiale della sfera allo stato stazionario è  $T_2$ .

1. Calcolare il termine di generazione volumetrica;
2. Determinare i profili di temperatura nella sfera di combustibile (per  $r \leq R_1$ ) e di isolante (per  $R_1 < r \leq R_2$ );
3. Calcolare la temperatura massima del sistema, dove si realizza, e la temperatura dell'interfaccia tra combustibile e isolante.

**Dati.**  $R_1 = 1 \text{ cm}$ ,  $s_{iso} = 2 \text{ cm}$ ,  $T_\infty = 20^\circ\text{C}$ ,  $T_2 = 90^\circ\text{C}$ ,  $k_c = 10 \text{ W}/(\text{m}\cdot\text{K})$ ,  $k_{iso} = 1 \text{ W}/(\text{m}\cdot\text{K})$ .

$$R_1 := 1 \cdot \text{cm} \quad s_{iso} := 2 \cdot \text{cm} \quad T_{inf} := 20^\circ\text{C} \quad T_2 := 90^\circ\text{C} \quad T_f := \frac{T_{inf} + T_2}{2} = 55^\circ\text{C} \quad k_c := 10 \cdot \frac{\text{W}}{\text{m}\cdot\text{K}} \quad k_{iso} := 1 \cdot \frac{\text{W}}{\text{m}\cdot\text{K}}$$

$$R_2 := R_1 + s_{iso} = 3 \cdot \text{cm}$$

Per una sfera immersa in un fluido in quiete  $N_{Nu} := 2$   $h := \frac{N_{Nu} \cdot k_w(T_f)}{2 \cdot R_2} = 21.532 \cdot \frac{\text{W}}{\text{m}^2 \cdot \text{K}}$

$$q_2 = \frac{Q}{4 \cdot \pi \cdot R_2^2} = h \cdot (T_2 - T_{inf}) \quad Q := 4 \cdot \pi \cdot R_2^2 \cdot h \cdot (T_2 - T_{inf}) = 17.047 \text{ W} \quad G := \frac{Q}{\left(\frac{4 \cdot \pi}{3} \cdot R_1^3\right)} = 4.07 \times 10^6 \cdot \frac{\text{W}}{\text{m}^3}$$

Attenzione! La generazione c'è solo nella sfera di combustibile

Nel combustibile  $\frac{1}{r^2} \cdot \frac{d}{dr} (r^2 \cdot q_r) = G$   $r^2 \cdot q_r = \frac{G \cdot r^3}{3} + C_1$   $q_r = \frac{G \cdot r}{3} + \frac{C_1}{r^2}$

con la condizione al contorno  $q_r(r=0) = \text{finito} \implies C_1 = 0$

usando la legge di Fourier  $q_r = -k_c \cdot \frac{dT}{dr} = \frac{G \cdot r}{3}$   $dT = \frac{-G}{3 \cdot k_c} \cdot r \cdot dr$   $T = \frac{-G}{6 \cdot k_c} \cdot r^2 + C_2$

con la condizione al contorno  $T(r=R_1) = T_1 \implies C_2 = T_1 + \frac{G \cdot R_1^2}{6 \cdot k_c}$

profilo di temperatura nel combustibile  $T_c(r) = T_1 + \frac{G \cdot R_1^2}{6 k_c} \cdot \left[ 1 - \left( \frac{r}{R_1} \right)^2 \right]$

Nell'isolante  $\frac{1}{r^2} \cdot \frac{d}{dr} (r^2 \cdot q_r) = 0$   $r \cdot q_r = C_1$   $q_r = \frac{C_1}{r}$

con la condizione al contorno  $q_r(r=R_2) = q_2 = \frac{Q}{4 \cdot \pi \cdot R_2^2} \implies C_1 = R_2 \cdot q_2$

$$q_2 := \frac{Q}{4 \cdot \pi \cdot R_2^2} = 1.507 \times 10^3 \cdot \frac{W}{m^2}$$

$$C_1 := R_2 \cdot q_2 = 45.218 \cdot \frac{W}{m}$$

usando la legge di Fourier

$$q_r = -k_{iso} \cdot \frac{d}{dr} T = \frac{R_2 \cdot q_2}{r} \implies$$

$$dT = -\frac{R_2 \cdot q_2}{k_{iso} \cdot r} \cdot dr$$

$$T = -\frac{R_2 \cdot q_2}{k_{iso}} \cdot \ln(r) + C_2$$

con la condizione al contorno

$$T(r = R_2) = T_2 \implies$$

$$C_2 = T_2 + \frac{R_2 \cdot q_2}{k_{iso}} \cdot \ln(R_2)$$

profilo di temperatura nell'isolante

$$T_{iso}(r) = T_2 + \frac{R_2 \cdot q_2}{k_{iso}} \cdot \ln\left(\frac{R_2}{r}\right)$$

$$T_{iso}(r) := T_2 + \frac{R_2 \cdot q_2}{k_{iso}} \cdot \ln\left(\frac{R_2}{r}\right) \quad T_1 := T_{iso}(R_1) = 139.677 \cdot ^\circ C$$

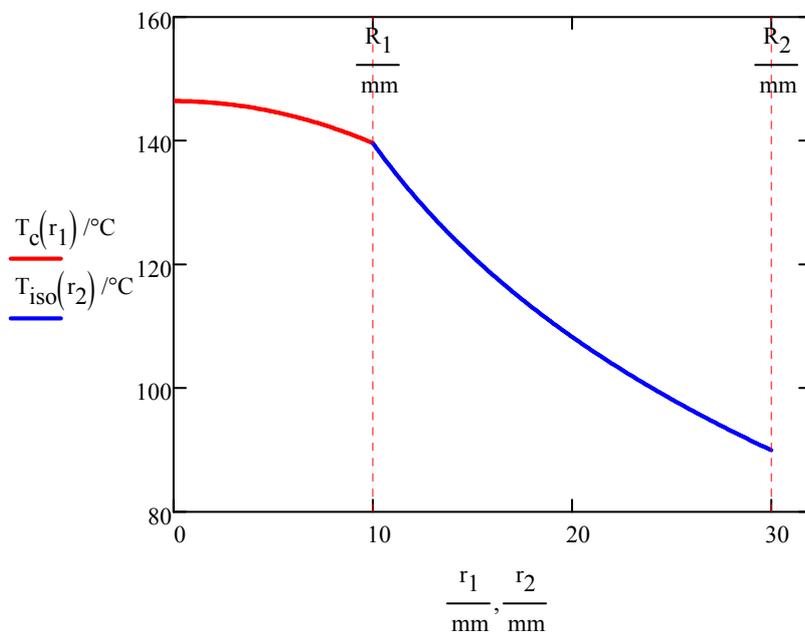
$$T_c(r) := T_1 + \frac{G \cdot R_1^2}{6k_c} \cdot \left[1 - \left(\frac{r}{R_1}\right)^2\right]$$

$$T_c(R_1) = 139.677 \cdot ^\circ C$$

$$T_c(0 \cdot m) = 146.459 \cdot ^\circ C$$

$$r_1 := 0 \cdot mm, 0.1 \cdot mm.. R_1$$

$$r_2 := R_1, R_1 + 0.1 \cdot mm.. R_2$$



La temperatura massima è al centro della sfera di combustibile

$$T_c(0 \cdot m) = 146.459 \cdot ^\circ C$$

La temperatura di interfaccia si può calcolare da uno dei due profili

$$T_{iso}(R_1) = 139.677 \cdot ^\circ C$$

$$T_c(R_1) = 139.677 \cdot ^\circ C$$