



# CONTROLLO DEI PROCESSI

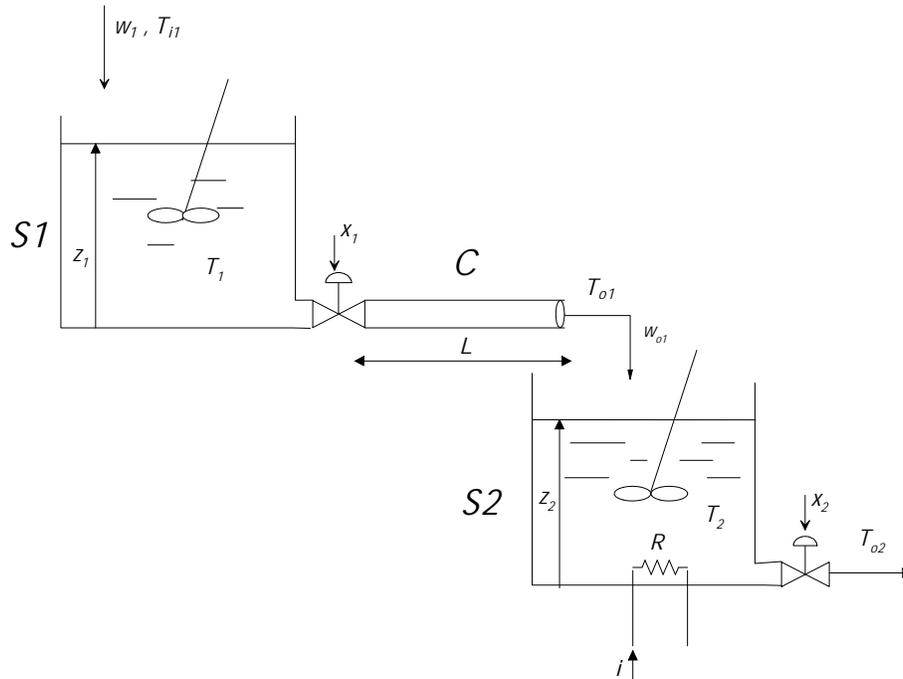
prova del 7/2/2011

Studiante.....matricola.....

Firma .....

## Esercizio 1

Si consideri il seguente sistema termico/idraulico



in cui si suppone che valgano le seguenti ipotesi e definizioni:

1. il serbatoio  $S1$  è sempre in equilibrio idraulico, con  $w_1$  e  $z_1$  costanti (per un opportuno valore della apertura della valvola di uscita);
2. le pareti del serbatoio  $S1$  sono sempre in equilibrio termico con la temperatura esterna  $T_a$ ;
3. la superficie complessiva di scambio tra il liquido contenuto nel serbatoio  $S1$ , le pareti e il pelo libero è  $A_{t1}$ , il corrispondente coefficiente di scambio è  $k_{s1}$ ;
4. le pareti del serbatoio  $S2$  sono in equilibrio termico con la temperatura  $T_2$  all'interno del serbatoio e sono adiabaticamente isolate dall'esterno;
5. il coefficiente di scambio tra il pelo libero del serbatoio  $S2$  e l'esterno è  $k_{s2}$ ;

6. la sezione del condotto  $C$  è  $A_c$ , quella del serbatoio  $S1$  è  $A_1$ , mentre quella del serbatoio  $S2$  è  $A_2$ ;
7. le valvole hanno caratteristica lineare, la costante della valvola di uscita da  $S2$  è  $k_{v2}$  e la relativa area massima di passaggio è  $A_{v2}$ ;
8. all'interno di  $S1$  e  $S2$  i fluidi sono perfettamente miscelati e si può trascurare il lavoro di miscelazione;
9. nella valutazione delle energie specifiche totali, si può considerare soltanto l'energia interna specifica;
10. le energie interne specifiche e le entalpie specifiche si possono ritenere uguali;
11. i fenomeni di attrito nel condotto si possono ritenere trascurabili.

**Domanda 1** Si scriva il modello del sistema;

**Domanda 2** si determini lo stato di equilibrio corrispondente a valori costanti  $\bar{T}_{i1}$ ,  $\bar{x}_2$ ,  $\bar{i}$  degli ingressi  $T_{i1}$ ,  $x_2$ ,  $i$ ;

**Domanda 3** si determini il modello linearizzato corrispondente all'equilibrio trovato;

**Domanda 4** definendo con  $T_{i1}(s)$ ,  $T_1(s)$ ,  $T_{o1}(s)$ ,  $X_2(s)$ ,  $Z_2(s)$ ,  $T_2(s)$ ,  $I(s)$  le trasformate dei corrispondenti segnali alle variazioni, si verifichi che, per opportuni valori positivi di  $\mu_1$ ,  $\mu_2$ ,  $\mu_3$ ,  $\tau_1$ ,  $\tau_2$ ,  $\tau_3$  le funzioni di trasferimento del sistema linearizzato sono

$$T_1(s) = \frac{\mu_1}{1 + s\tau_1} T_{i1}(s) \quad , \quad T_{o1}(s) = e^{-\tau s} T_1(s) \quad , \quad Z_2(s) = -\frac{\mu_2}{1 + s\tau_2} X_2(s)$$

$$T_2(s) = \frac{\mu_3}{1 + s\tau_3} T_{o1}(s) + \frac{\mu_4}{1 + s\tau_3} I(s)$$

**Domanda 5** Posto convenzionalmente  $\mu_1 = \mu_2 = \mu_3 = \mu_4 = 1$ ,  $\tau = 10$ ,  $\tau_1 = 5$ ,  $\tau_2 = 10$ ,  $\tau_3 = 20$ :

- si progetti dapprima un controllore PI per regolare  $T_2(s)$  agendo su  $I(s)$ . Si spieghi per quali motivi non è conveniente scegliere un guadagno del PI troppo elevato.
- Si mostri una realizzazione antiwindup del PI.
- Si progetti un compensatore del disturbo  $T_{i1}(s)$ .

**Domanda 6** Considerando ancora i dati della domanda precedente, come variabile di controllo  $T_{i1}(s)$ , e come variabile controllata  $T_2(s)$ :

- Si progetti un regolatore PI che garantisca un margine di fase di circa  $60^\circ$ ;
- si ripeta il punto precedente utilizzando anche un predittore di Smith.

## Esercizio 2

Si dica cosa si intende per controllo di rapporto.

SOLUZIONI

Domanda 1

$$S1 : \quad c\rho A_1 z_1 \frac{dT_1(t)}{dt} = cw_1(T_{i1}(t) - T_1(t)) + k_{s1}A_{t1}(T_a - T_1(t))$$

$$C : \quad T_{o1}(t) = T_1(t - \tau), \quad \tau = \frac{L}{u_1}, \quad w_1 = \rho A_c u_1$$

$$S2 : \quad \rho A_2 \frac{dz_2(t)}{dt} = w_1 - k_2 A_{v2} x_2(t) \rho \sqrt{g} \sqrt{z_2(t)}$$

$$S2 : \quad c\rho A_2 z_2 \frac{dT_2(t)}{dt} = cw_1(T_{o1}(t) - T_2(t)) + k_{s2}A_2(T_a - T_2(t)) + Ri^2(t)$$

Domanda 2

$$\begin{aligned} \bar{T}_1 &= \frac{cw_1 \bar{T}_{i1} + k_{s1} A_{t1} T_a}{cw_1 + k_{s1} A_{t1}} \\ \bar{T}_{o1} &= \bar{T}_1 \\ \bar{z}_2 &= \left( \frac{w_1}{k_2 A_{v2} \bar{x}_2 \rho \sqrt{g}} \right)^2 \\ \bar{T}_2 &= \frac{cw_1 \bar{T}_{o1} + k_{s2} A_2 T_a + Ri^2}{cw_1 + k_{s2} A_2} \end{aligned}$$

Domanda 3

$$\delta \dot{T}_1(t) = \frac{1}{c\rho A_1 z_1} (cw_1 \delta T_{i1}(t) - (cw_1 + k_{s1} A_{t1}) \delta T_1(t))$$

$$\delta T_{o1}(t) = \delta T_1(t - \tau)$$

$$\delta \dot{z}_2(t) = \frac{1}{\rho A_2} \left( -k_2 A_{v2} \rho \sqrt{g} \sqrt{\bar{z}_2} \delta x_2(t) - \frac{k_2 A_{v2} \bar{x}_2 \rho \sqrt{g}}{2\sqrt{\bar{z}_2}} \delta z_2(t) \right)$$

$$\delta \dot{T}_2(t) = \frac{1}{c\rho A_2 \bar{z}_2} (cw_1 \delta T_{o1}(t) - (cw_1 + k_{s2} A_2) \delta T_2(t) + 2Ri \delta i(t))$$

Domanda 4

$$\left( s + \frac{cw_1 + k_{s1} A_{t1}}{c\rho A_1 z_1} \right) T_1(s) = \frac{cw_1}{c\rho A_1 z_1} T_{i1}(s) \rightarrow T_1(s) = \frac{\mu_1}{1 + \tau_1 s} T_{i1}(s)$$

$$T_{o1}(s) = e^{-\tau s} T_1(s)$$

$$\left( s + \frac{k_2 A_{v2} \rho \bar{x}_2 \sqrt{g}}{2\rho A_2 \sqrt{\bar{z}_2}} \right) Z_2(s) = -\frac{k_2 A_{v2} \rho \sqrt{g} \sqrt{\bar{z}_2}}{\rho A_2} X_2(s) \rightarrow Z_2(s) = -\frac{\mu_2}{1 + \tau_2 s} X_2(s)$$

$$(s + (cw_1 + k_{s2} A_2)) T_2(s) = \frac{cw_1}{c\rho A_2 \bar{z}_2} T_{o1}(s) + \frac{2Ri}{c\rho A_2 \bar{z}_2} I(s)$$

↓

$$T_2(s) = \frac{\mu_3}{1 + \tau_3 s} T_{o1}(s) + \frac{\mu_4}{1 + \tau_3 s} I(s)$$