

Commande de procédés, Test Mai 2010

Nom:

Prénom:

Ex.	1	2	3	4	Total
1					

Exercice # 1 (Modélisation) Soit la réaction chimique endotherme $A + B \rightarrow C$ ayant lieu dans le réacteur gaz-liquide de la figure 1 équipé d'un corps de chauffe. Le composant A transfère du gaz vers le liquide avec le flux $N_A(t) = k_g p_A(t)$ où k_g ($\text{kmol s}^{-1} \text{ atm}^{-1}$) est le coefficient de transfert de masse et p_A (atm) la pression partielle du gaz A . La variation de volume du liquide due au transfert de masse du composant A est négligeable. La phase liquide est alimentée par un débit volumique variable $q_{le}(t)$ ($\text{m}^3 \text{ s}^{-1}$) de concentration c_{Be} (kmol m^{-3}) et température T_{Be} (K) constantes. De même, la phase gazeuse est alimentée par un débit volumique variable $q_{ge}(t)$ de concentration c_{Ae} constante. Les débits de sortie correspondants, q_{ls} et q_{gs} , sont maintenus constants par une pompe. La température du gaz T_g varie peu et peut être considérée comme constante. Les volumes du réacteur, de la phase gazeuse et de la phase liquide sont respectivement V_r , V_g , et V_l (m^3). La puissance de chauffe est $P(t)$ (kW).

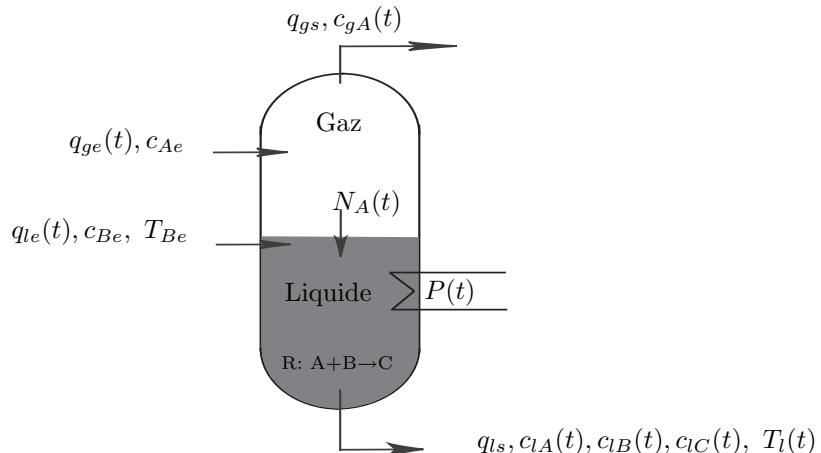


Figure 1: Réacteur gaz-liquide.

La réaction chimique est caractérisée par l'enthalpie de réaction $\Delta H > 0$ (kJ kmol^{-1}) et la vitesse de réaction $r(t)$ ($\text{kmol s}^{-1} \text{ m}^{-3}$):

$$r(t) = k_0 \exp\left(\frac{-E}{RT_l(t)}\right) c_{lA}(t) c_{lB}(t),$$

où $T_l(t)$ représente la température de la phase liquide.

- Indiquer les suppositions et modéliser ce système dynamique. (Point 1.5)
- Identifier les variables d'entrée, les variables d'état ainsi que les grandeurs constantes. (Point 0.5)

Solution # 1

(a) Les suppositions: (i) Les phases gazeuse et liquide sont homogènes, (ii) les pertes thermiques sont négligeables, (iii) c_p et ρ_l sont constants.

Modélisation du système dynamique

La phase liquide:

Bilan de masse:

$$\begin{aligned}\frac{d(\rho_l V_l(t))}{dt} &= \rho_l q_{le}(t) - \rho_l q_{ls} \\ \frac{dV_l(t)}{dt} &= q_{le}(t) - q_{ls}\end{aligned}\quad (1)$$

Bilan molaire pour le composant A :

$$\begin{aligned}\frac{d(c_{lA}(t)V_l(t))}{dt} &= V_l(t) \frac{dc_{lA}(t)}{dt} + \frac{dV_l(t)}{dt} c_{lA}(t) = -V_l(t) r(t) + N_A(t) - q_{ls} c_{lA}(t) \\ V_l(t) \frac{dc_{lA}(t)}{dt} &= -V_l k_0 \exp\left(\frac{-E}{RT_l(t)}\right) c_{lA}(t) c_{lB}(t) + N_A(t) - q_{ls} c_{lA}(t) - (q_{le}(t) - q_{ls}) c_{lA} \\ \frac{dc_{lA}(t)}{dt} &= -k_0 \exp\left(\frac{-E}{RT_l(t)}\right) c_{lA}(t) c_{lB}(t) + \frac{N_A(t)}{V_l(t)} - \frac{q_{le}(t)}{V_l(t)} c_{lA}(t)\end{aligned}\quad (2)$$

Bilan molaire pour le composant B :

$$\begin{aligned}\frac{d(c_{lB}(t)V_l(t))}{dt} &= V_l(t) \frac{dc_{lB}(t)}{dt} + \frac{dV_l(t)}{dt} c_{lB}(t) = -V_l(t) r(t) + q_{le}(t) c_{Be} - q_{ls} c_{lB}(t) \\ \frac{dc_{lB}(t)}{dt} &= -k_0 \exp\left(\frac{-E}{RT_l(t)}\right) c_{lA}(t) c_{lB}(t) + \frac{q_{le}(t)}{V_l(t)} (c_{Be} - c_{lB}(t))\end{aligned}\quad (3)$$

Bilan molaire pour le composant C :

$$\begin{aligned}\frac{d(c_{lC}(t)V_l(t))}{dt} &= V_l(t) \frac{dc_{lC}(t)}{dt} + \frac{dV_l(t)}{dt} c_{lC}(t) = V_l(t) r(t) - q_{ls} c_{lC}(t) \\ \frac{dc_{lC}(t)}{dt} &= k_0 \exp\left(\frac{-E}{RT_l(t)}\right) c_{lA}(t) c_{lB}(t) - \frac{q_{le}(t)}{V_l(t)} c_{lC}(t)\end{aligned}\quad (4)$$

Bilan d'énergie:

$$\begin{aligned}\frac{d(\rho_l c_p T_l(t)V_l(t))}{dt} &= \rho_l c_p \left(V_l(t) \frac{dT_l(t)}{dt} + \frac{dV_l(t)}{dt} T_l(t) \right) \\ &= (-\Delta H) V_l(t) r(t) + \rho_l c_p q_{le}(t) T_{Be} - \rho_l c_p q_{ls} T_l(t) + P(t) \\ \frac{dT_l(t)}{dt} &= \frac{(-\Delta H) k_0}{\rho_l c_p} \exp\left(\frac{-E}{RT_l(t)}\right) c_{lA}(t) c_{lB}(t) + \frac{q_{le}(t)}{V_l(t)} (T_{Be} - T_l(t)) + \frac{P(t)}{\rho_l c_p V_l(t)}\end{aligned}\quad (5)$$

La phase gazeuse:

Dans la phase gazeuse, $V_g(t) = V_r - V_l(t)$ et $\frac{dV_g(t)}{dt} = -\frac{dV_l(t)}{dt}$.

Bilan molaire pour le composant A:

$$\begin{aligned}\frac{d(c_{gA}(t)V_g(t))}{dt} &= V_g(t)\frac{dc_{gA}(t)}{dt} + \frac{dV_g(t)}{dt}c_{gA}(t) = q_{ge}(t)c_{Ae} - N_A(t) - q_{gs}c_{gA}(t) \\ \frac{dc_{gA}(t)}{dt} &= \frac{q_{ge}(t)}{V_g(t)}c_{Ae} - \frac{N_A(t)}{V_g(t)} + (q_{le}(t) - q_{ls} - q_{gs})\frac{c_{gA}(t)}{V_g(t)}\end{aligned}\quad (6)$$

Le flux $N_A(t)$ peut s'écrire comme suit avec la loi des gaz parfaits:

$$N_A(t) = k_g p_A(t) = k_g c_{gA}(t) R T_g. \quad (7)$$

(b) Grandeurs caractéristiques:

- paramètres constants: $R, k_0, E, \Delta H, V_r, c_p, \rho_l, k_g$
- variables constantes: $T_g, q_{gs}, q_{ls}, c_{Ae}, c_{Be}, T_{Be}$
- variables d'entrée: $q_{le}(t), q_{ge}(t), P(t)$
- variables d'état: $c_{gA}(t), V_l(t), c_{lA}(t), c_{lB}(t), c_{lC}(t), T_l(t)$

Exercice # 2 (Linéarisation) Considérons le système de deux bacs donnée à la figure 2. Les bacs sont connectés entre eux par une vanne. Les débits volumiques de sortie sont $q_{out,1} = k_1\sqrt{h_1}$ et $q_{out,2} = k_2\sqrt{h_2}$ ($\text{m}^3 \text{s}^{-1}$) où h_1 et h_2 (m) représentent les niveaux du liquide dans les bacs 1 et 2. Les coefficients de proportionnalité sont $k_1 = k_2 = 0.1$. La fraction α du débit de sortie $q_{out,1}$ est retournée vers le bac 2. Le débit volumique entre les deux bacs est $q_{12} = k_{12}\sqrt{h_1 - h_2}$ avec le coefficient de proportionnalité $k_{12} = 0.05$. On dispose de l'information suivante: $\alpha = 0.35$ et la surface de section des bacs $S = 2 \text{ m}^2$.

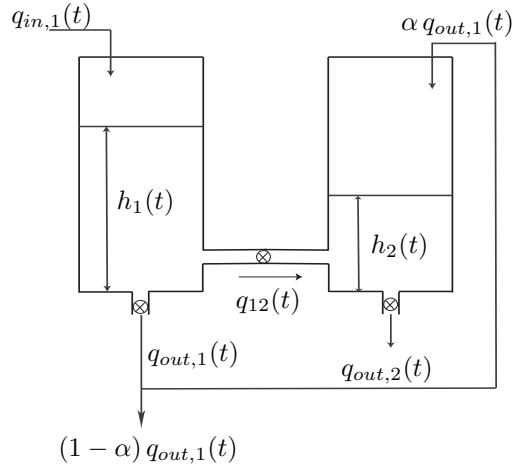


Figure 2: Schéma du système 2 bacs.

- Indiquer les suppositions et modéliser ce système dynamique. (Point 0.5)
- Linéariser ce système autour du point d'équilibre $\bar{h}_1 = 2.18 \text{ m}$ et $\bar{h}_2 = 1.08 \text{ m}$ correspondant à $\bar{q}_{in,1} = 0.2 \text{ m}^3 \text{s}^{-1}$. (Point 0.5)

Solution # 2

(a) Supposition: ρ est constant.

Bilan massique Bac 1:

$$\begin{aligned}\rho S \frac{dh_1(t)}{dt} &= \rho q_{in,1}(t) - \rho q_{12}(t) - \rho q_{out,1}(t) \\ \frac{dh_1(t)}{dt} &= \frac{1}{S} (q_{in,1}(t) - k_{12} \sqrt{h_1(t) - h_2(t)} - k_1 \sqrt{h_1(t)})\end{aligned}\quad (8)$$

Bilan massique Bac 2:

$$\begin{aligned}\rho S \frac{dh_2(t)}{dt} &= \rho \alpha q_{out,1}(t) + \rho q_{12}(t) - \rho q_{out,2}(t) \\ \frac{dh_2(t)}{dt} &= \frac{1}{S} (\alpha k_1 \sqrt{h_1(t)} + k_{12} \sqrt{h_1(t) - h_2(t)} - k_2 \sqrt{h_2(t)})\end{aligned}\quad (9)$$

(b) On désire linéariser le modèle pour le point d'équilibre $\bar{h}_1 = 2.18$ m, $\bar{h}_2 = 1.08$ m. On a ainsi:

$$\begin{aligned}f_1 &= \frac{1}{S} (q_{in,1}(t) - k_{12} \sqrt{h_1(t) - h_2(t)} - k_1 \sqrt{h_1(t)}) \\ f_2 &= \frac{1}{S} (\alpha k_1 \sqrt{h_1(t)} + k_{12} \sqrt{h_1(t) - h_2(t)} - k_2 \sqrt{h_2(t)})\end{aligned}\quad (10)$$

On obtient les matrices A et B pour le point d'équilibre:

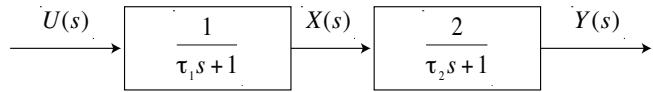
$$\begin{aligned}a_{11} &= \left. \frac{\partial f_1}{\partial h_1} \right|_{eq} = \frac{1}{S} \left(-\frac{k_{12}}{2\sqrt{\bar{h}_1 - \bar{h}_2}} - \frac{k_1}{2\sqrt{\bar{h}_1}} \right) = -0.029 \\ a_{12} &= \left. \frac{\partial f_1}{\partial h_2} \right|_{eq} = \frac{1}{S} \left(\frac{k_{12}}{2\sqrt{\bar{h}_1 - \bar{h}_2}} \right) = 0.012 \\ a_{21} &= \left. \frac{\partial f_2}{\partial h_1} \right|_{eq} = \frac{1}{S} \left(\frac{\alpha k_1}{2\sqrt{\bar{h}_1}} + \frac{k_{12}}{2\sqrt{\bar{h}_1 - \bar{h}_2}} \right) = 0.018 \\ a_{22} &= \left. \frac{\partial f_2}{\partial h_2} \right|_{eq} = \frac{1}{S} \left(-\frac{k_{12}}{2\sqrt{\bar{h}_1 - \bar{h}_2}} - \frac{k_2}{2\sqrt{\bar{h}_2}} \right) = -0.036 \\ b_{11} &= \left. \frac{\partial f_1}{\partial q_{in,1}} \right|_{eq} = \frac{1}{S} = 0.5 \\ b_{21} &= \left. \frac{\partial f_2}{\partial q_{in,1}} \right|_{eq} = 0\end{aligned}$$

Avec les matrices A et B, on obtient l'équation dynamique suivante:

$$\begin{bmatrix} \delta \dot{h}_1 \\ \delta \dot{h}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -0.029 & 0.012 \\ 0.018 & -0.036 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \delta h_1 \\ \delta h_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0.5 \\ 0 \end{bmatrix} \delta q_{in,1} \quad (11)$$

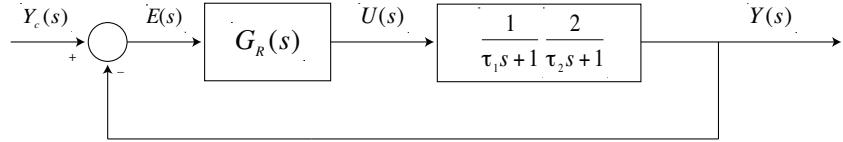
Exercice # 3 (Régulateur P)

Soit un système modélisé par deux compartiments du premier ordre en série:



a) Pour le cas où $\tau_1 = 0.5$ et $\tau_2 = 1.5$, calculer le gain statique, la constante de temps équivalente et le coefficient d'amortissement du système. Ce système est-il sur-amorti (justifier votre réponse)? (Point 0.5)

b) Vous êtes chargé(e) de concevoir un régulateur G_R pour ce procédé, comme indiqué ci-dessous:



Votre nouveau collaborateur (qui n'a pas suivi le cours CP) vous propose d'utiliser un régulateur P avec un gain proportionnel K_R . Montrez lui pourquoi ça ne marcherait pas bien, et donnez lui la valeur de l'erreur statique en fonction de K_R pour un saut unité de la consigne. (Point 0.5)

Solution # 3

a) Le gain statique est donné par $K = K_1 K_2 = 1 \cdot 2 = 2$. La constante de temps équivalente est $\tau = \sqrt{\tau_1 \tau_2} = \sqrt{(0.5)(1.5)} = 0.866$. Pour analyser l'amortissement, on calcule $\zeta = \frac{\tau_1 + \tau_2}{2\tau} = \frac{2}{2(0.866)} = 1.155$, ce qui nous indique que le système est effectivement sur-amorti.

b) La réponse en boucle fermée est donnée par:

$$Y = \frac{G_R G_P}{1 + G_R G_P} Y_c$$

avec

$$G_R = K_R$$

$$G_P = \frac{2}{(0.5s + 1)(1.5s + 1)} = \frac{2}{0.75s^2 + 2s + 1}$$

ce qui donne:

$$Y = \frac{\frac{2K_R}{0.75s^2 + 2s + 1}}{1 + \frac{2K_R}{0.75s^2 + 2s + 1}} \frac{1}{s} = \frac{2K_R}{0.75s^2 + 2s + 1 + 2K_R} \frac{1}{s}.$$

Avec le théorème de la valeur finale:

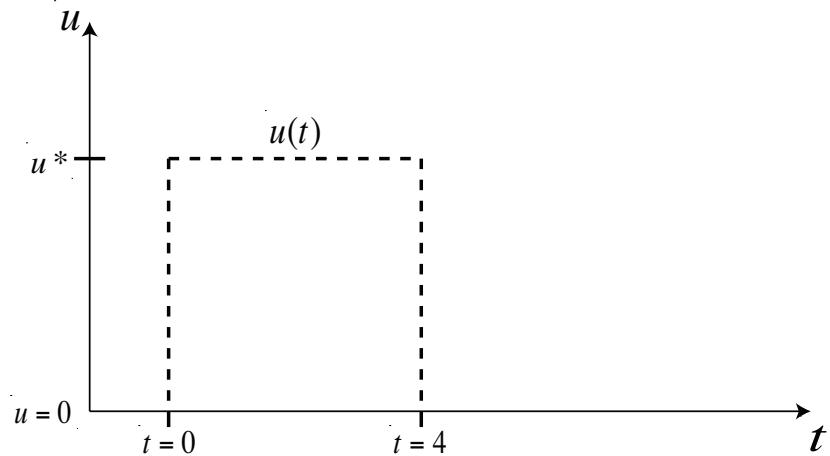
$$\lim_{s \rightarrow 0} [sY(s)] = \lim_{s \rightarrow 0} \left[s \frac{2K_R}{0.75s^2 + 2s + 1 + 2K_R} \frac{1}{s} \right] = \frac{2K_R}{1 + 2K_R}$$

Donc, un régulateur P n'arrive pas à éliminer le statisme, lequel est défini comme $1 - \frac{2K_R}{1+2K_R} = \frac{1}{1+2K_R}$, et disparaîtra uniquement pour $K_R \rightarrow \infty$ (un choix peu réaliste).

Exercice # 4 (Réponse temporelle)

Pour un système exprialental, vous avez identifié la fonction de transfert $G(s) = \frac{0.7e^{-1.6s}}{2s+1}$.

a) Vous désirez appliquer l'entrée suivante à ce système. Donner l'expression pour $U(s)$. (Point 0.5)



b) Calculer la réponse correspondante $y(t)$. (Point 0.5)

Solution # 4

a) Un échelon de durée finie peut être exprimé comme (pour un saut u^* et durée 4 s):

$$U(s) = \frac{u^*}{s} (1 - e^{-4s})$$

b) La réponse pour la sortie peut être écrite comme le produit de $G(s)$ et $U(s)$:

$$Y(s) = G(s)U(s) = \frac{0.7e^{-1.6s}}{2s+1} \frac{u^*}{s} (1 - e^{-4s}) = 0.7u^* \frac{1}{s(2s+1)} (e^{-1.6s} - e^{-5.6s})$$

On décompose et obtient:

$$\frac{1}{s(2s+1)} = \frac{A}{s} + \frac{B}{2s+1}$$

$$1 = A(2s+1) + Bs$$

Ce qui donne $A = 1$ et $B = -2$, et:

$$Y(s) = 0.7u^* \left(\frac{1}{s} - \frac{1}{s+0.5} \right) (e^{-1.6s} - e^{-5.6s}) = 0.7u^* \left(\frac{1}{s} e^{-1.6s} - \frac{1}{s+0.5} e^{-1.6s} - \frac{1}{s} e^{-5.6s} + \frac{1}{s+0.5} e^{-5.6s} \right)$$

En prenant la transformation de Laplace inverse de chaque terme, on obtient:

$$y(t) = \mathcal{L}^{-1}[Y(s)] = 0.7u^* [\varepsilon(t-1.6) - e^{-\frac{t-1.6}{2}} \varepsilon(t-1.6) - \varepsilon(t-5.6) + e^{-\frac{t-5.6}{2}} \varepsilon(t-5.6)].$$