

# CHAP 03 Méthodes d'analyse.

## Etude temporelle des systèmes linéaires

du 1<sup>er</sup> au 2<sup>o</sup> ordre.

\* Analyse temporelle :  
d'étude d'un sys dans le domaine temporelle a pour objectif d'analyser sa réponse  $s(t)$  lorsqu'il nous mis à une entrée  $e(t)$ .

soit



$$F(p) = \frac{S(p)}{E(p)} \quad ; \quad S(p) = F(p) \cdot E(p).$$

\* si  $e(t) = \delta(t)$  impulsion de Dirac.

$$\mathcal{L}[\delta(t)] = 1 \Rightarrow E(p) = 1.$$

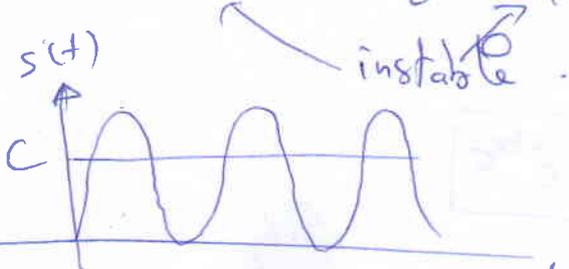
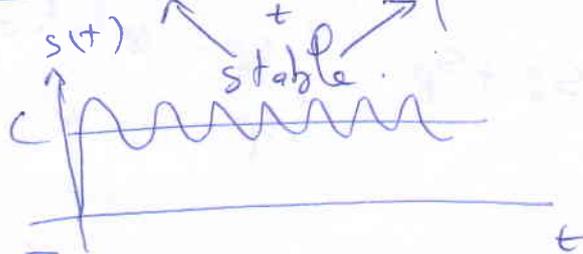
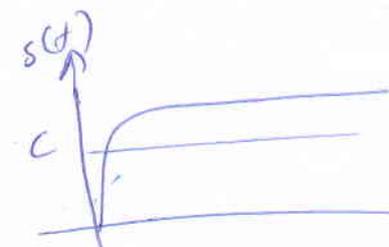
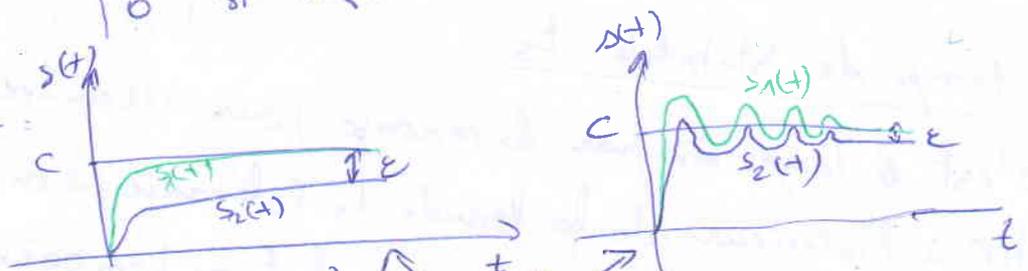
$$S(p) = F(p) \Rightarrow s(t) = \mathcal{Td}^{-1}[F(p)].$$

Conclusion  
\* La Réponse impulsionnelle d'un sys linéaire continue et la T.d<sup>-1</sup> inverse

de sa fonction de transfert.

$$\text{si } e(t) = c \cdot u(t) = \begin{cases} c & \text{si } t \geq 0 \\ 0 & \text{si } t < 0. \end{cases}$$

\* Régime Transitoire  $s(t)$ .



le sys est juste oscillant.

Ex P. soit le sys suivant.  $E(p) \rightarrow \boxed{F(p)} \rightarrow S(p)$

$$F(p) = \frac{0,5}{1+EP} ; E(p) = \frac{c}{p}$$

Donner la réponse du système :

$$F(p) = \frac{S(p)}{E(p)} \Rightarrow S(p) = F(p) \cdot E(p)$$

$$= \frac{0,5}{1+EP} \cdot \frac{c}{p} = \frac{0,5c}{(1+EP)p}$$

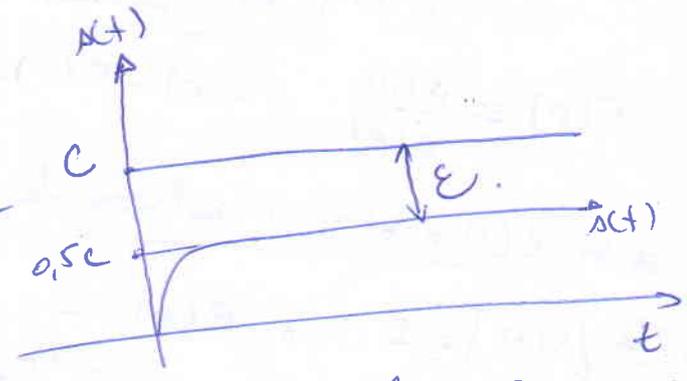
la réponse  $s(t)$  du sys est à  $\infty$  :

$$\lim_{t \rightarrow \infty} s(t) = \lim_{p \rightarrow 0} p S(p)$$

$$= \lim_{p \rightarrow 0} p \cdot \frac{0,5c}{(1+EP)p} = 0,5c$$

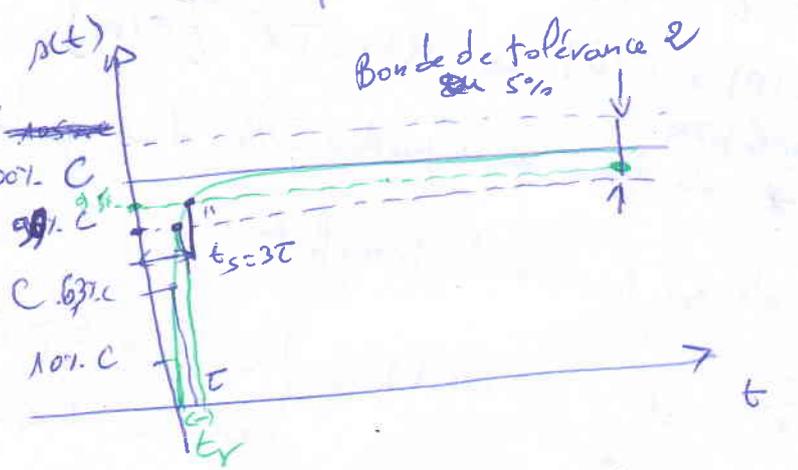
théorème de la valeur final (réponse permanente)

plus on augmente le gain  $K$  plus que l'erreur diminue.



2) Système du 1<sup>er</sup> ordre :

a) temps de réponse  $t_r$  = "temps de montée"  
est le temps mis par la réponse pour aller de 10% à 90% de sa valeur finale



b) temps de stabilité:  $t_s$

c'est le temps mis par la réponse pour atteindre et sur tout pour rester à l'intérieur de la bande de Tolérance (2 ou 5%)

$$s(t) = S_h + S_p$$

"  $S_h$  : solution homogène  
"  $S_p$  : particulière.

Exemple:

$$\tau \frac{ds(t)}{dt} + s(t) = e(t)$$

$$S_h \Rightarrow e(t) = 0 \Rightarrow \boxed{S_h = A e^{-t/\tau}}$$

Sp:  $e(t) \neq 0$  (réponse permanente  $e(t) \neq 0$ ) au régime permanent

$$\frac{ds(t)}{dt} = 0 \Rightarrow s(t) = e(t) \Rightarrow \boxed{s_p = e(t)}$$

$$s(t) = s_h + s_p = A e^{-\frac{t}{\tau}} + e(t)$$

A à déterminer des C.I. = 0.

$$s(0) = 0 = A e^{-\frac{0}{\tau}} + e(0) = 0 \Rightarrow \boxed{A = -e(0)}$$

$$\boxed{s(t) = e(t) [1 - e^{-t/\tau}]}$$

\* Régime permanent:

Le régime permanent est obtenu lorsque  $= |s_f - s(t)| < 5\% s_f$ .

$$t = t_s$$

$s_f$ : la sortie finale (réponse finale).

$s(t)$ : sortie en "cours" réponse actuelle.

Donc:  $s_f = e(t)$

On a:  $s_f - s(t) < 5\% s_f$ .

$$e(t) - e(t) [1 - e^{-t/\tau}] < 5\% e(t)$$

$$e - e + e \cdot e^{-t/\tau} < 5\% e$$

$$e^{-t/\tau} < 5\% \Rightarrow \ln(e^{-t/\tau}) < \ln 5\%$$

$$-t/\tau < -2,995$$

$$\Rightarrow \boxed{t_s \approx 3\tau}$$

### 3// Système du 2<sup>ème</sup> ordre:

#### \* Déphasement Max $D_{max}(y)$

c'est la différence maximale existante entre le régime transitoire et le régime permanent.

$$D_{max}(y) = \frac{D_1}{C} \cdot 100.$$

il est donné également par:

$$D_{max}(y) = 100 e^{-\frac{\pi \zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}}}$$

$\zeta$  = Coefficient d'amortissement.

Il permet de savoir si le système atteint ou dépasse l'amplitude maximale admise sur la sortie pour un échelon d'hauteur  $h$ .

$$s(t) = h + \frac{h}{\sqrt{1-\zeta^2}} e^{-\zeta \omega_n t} \sin\left(\omega_n \sqrt{1-\zeta^2} t + \tan^{-1} \frac{\zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}}\right)$$

$\omega_n$  = pulsation naturelle.  $\omega_n = 2\pi f$ .

Temps de réponse: c'est le temps mis par la réponse pour monter de 0 à  $h$ .

$$\Rightarrow s(t) = h \Rightarrow \omega_n \sqrt{1-\zeta^2} t_r + \alpha = 0$$

$$\Rightarrow t_r = \frac{-\alpha}{\omega_n \sqrt{1-\zeta^2}}$$

pour un  $\zeta$  donné

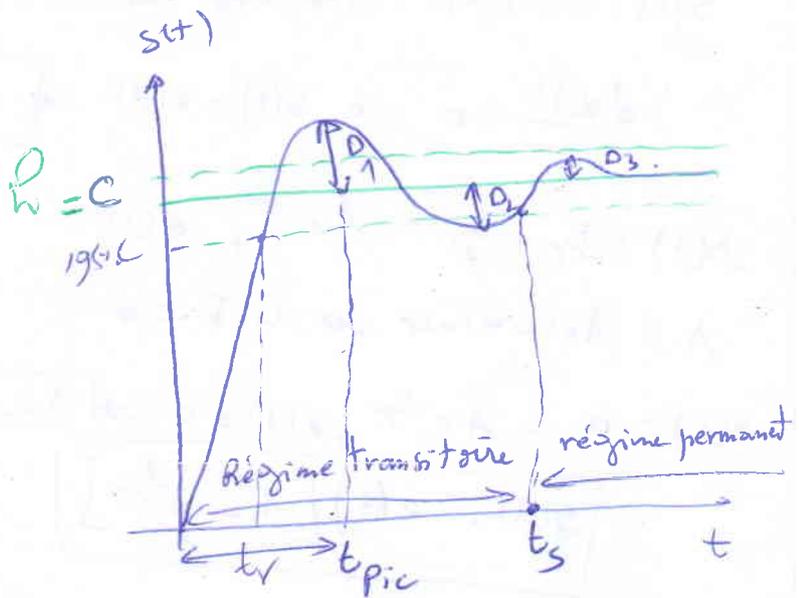
$$t_r \sim \frac{1}{\omega_n}$$

Temps de pic  $t_{pic}$ :

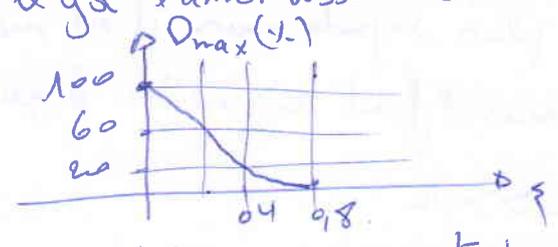
$$t_p \Rightarrow \frac{ds(t)}{dt} = 0 \quad ; \quad \frac{ds(t)}{dt} = \frac{\omega_n h e^{-\zeta \omega_n t}}{\sqrt{1-\zeta^2}} \sin(\omega_n \sqrt{1-\zeta^2} t)$$

$$\frac{ds(t)}{dt} = 0 \Rightarrow \omega_n \sqrt{1-\zeta^2} t_{pic} = \pi, 2\pi, 3\pi, \dots$$

$$t_{pic} = \frac{\pi}{\omega_n \sqrt{1-\zeta^2}}$$



On a choisi l'angle  $\pi$  parce que dans cet interval il y a le pic maximal  
 par contre de  $\pi$  il y a l'amortissement de ce pic et il y a le régime permanent



les oscillations sont dues uniquement par  $\gamma$

si  $\gamma \nearrow \Rightarrow D_{max}(\gamma) \searrow$

Temps de stabilité  $t_s$ :

Réponse à l'intérieur de la bande de tolérance  $\pm 0.05$ .

$$\frac{e^{-\gamma \omega_n t}}{\sqrt{1-\gamma^2}} \leq 0.05$$

sachant que  $e^{-3} = 0.05 \Rightarrow$  Approximation.

$$\gamma \omega_n t \geq 3 \Rightarrow \boxed{t_s \geq \frac{3}{\gamma \omega_n}}$$

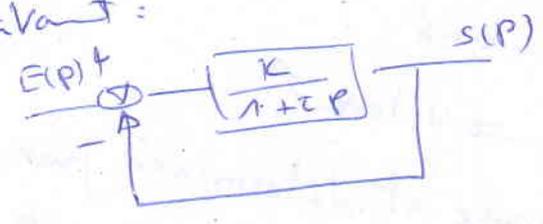
Remarque: Exp

\* syst du 1<sup>er</sup> ordre en fonction du gain  $K$  et la constante de temps  $\tau$ .

Soit le sys Asservis suivant:

$$H(p) = 1$$

$$T(p) = G(p) \cdot H(p)$$



$$= \frac{K}{1+\tau p}$$

$$F(p) = \frac{S(p)}{E(p)} = \frac{\frac{K}{1+\tau p}}{1 + \frac{K}{1+\tau p}} = \frac{K}{1+\tau p + K}$$

on divise par  $1+K$ .

$$F(p) = \frac{\frac{K}{1+K}}{1 + \frac{\tau}{1+K} p} ; K' = \frac{K}{1+K} ; \tau' = \frac{\tau}{1+K}$$

$F(p) = \frac{S(p)}{E(p)} \Rightarrow S(p) = F(p) \cdot E(p)$  échelon.

Régime permanent.

$$S(p) = \frac{K1}{1+\tau p} \cdot \frac{1}{p}$$

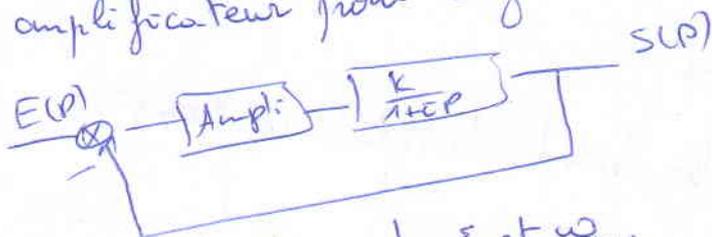
$$S(\infty) = \lim_{p \rightarrow 0} p[S(p)] = K' \Rightarrow \boxed{S(\infty) = K'}$$

Si  $K=1 \Rightarrow S(\infty) = \frac{K}{K+1} = \frac{1}{2}$ ;  $\tau' = \frac{\tau}{K+1} = \frac{\tau}{2}$ ;  $t_s = \frac{3}{2} \tau$   
 $t_s = 3\tau'$

On remarque que le système est plus rapide mais il est moins précis et pour que le sys soit plus précis il faut augmenter le gain  $K'$  pour tendre  $K' \rightarrow \infty$  il faut que  $K \gg 1$

Si  $K=10 \Rightarrow K' = \frac{10}{11} = 0,9$

on ajoute un amplificateur pour augmenter le gain  $K$ .



Syst 2<sup>ème</sup> ordre en fonction de  $\zeta$  et  $\omega_n$ :

$\zeta$  = coefficient d'amortissement.

$\omega_n$  = pulsation naturelle.

\* la vitesse de la réponse est gouvernée par  $\omega_n$ .

exp = pour  $\omega_n t = 2$ .

Si  $\omega_n = 0,1 \Rightarrow t = 20s$

Si  $\omega_n = 10 \Rightarrow t = 0,2s$

donc, plus que  $\omega_n \rightarrow$  vitesse  $\uparrow$

\* La forme du réponse est déterminée par  $\zeta$  comme il est illustré sur la figure suivante.

Pour  $\zeta < 0,4$ ; Dépassement et oscillations sont excessives

\* pour  $\zeta > 1 \Rightarrow$  temps considérable pour que la réponse atteigne des nouvelles conditions de fonctionnement.

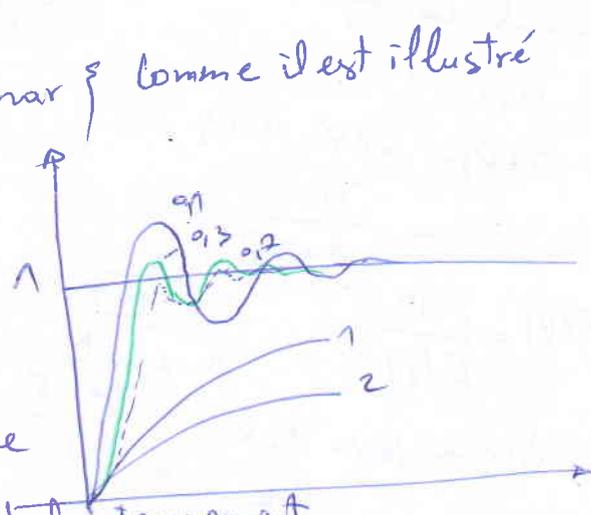
vitesse lenteur.

Si  $\zeta < 0,4$  : sys très oscillant.  
 $\zeta > 1$   $\sim$  très lent

$\zeta = 0$  = sys à limite de stabilité.  
 $\zeta < 1$   $\sim$  instable.

Syst d'ordre supérieur en fonction des pôles et des zéros

Remarque:  $\zeta$  et  $\omega_n$  décrivent le comportement transitoire.



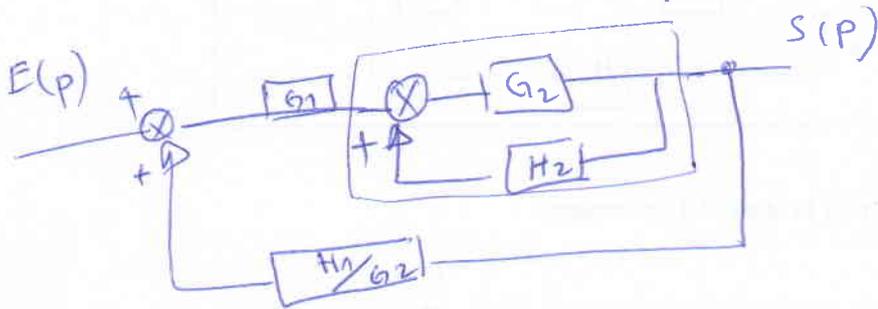
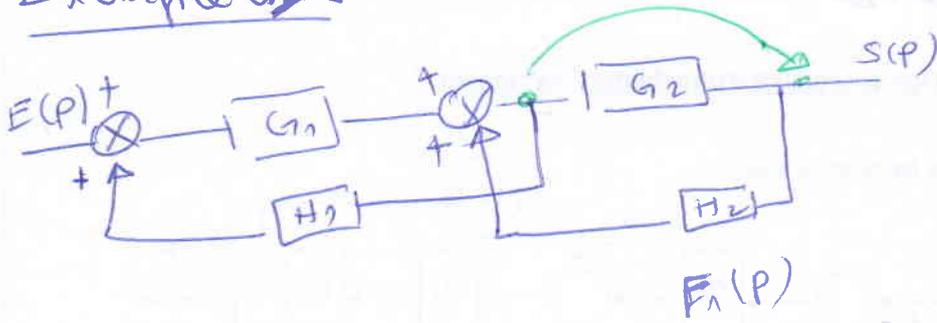
## 2- 8 - Règles de transformation des schémas fonctionnels

D'une manière générale, pour simplifier un bloc fonctionnel il est souvent plus judicieux de déplacer les points de connexion et les comparateurs (ou additionneurs), d'inter-changer ces derniers, puis de réduire les boucles internes.

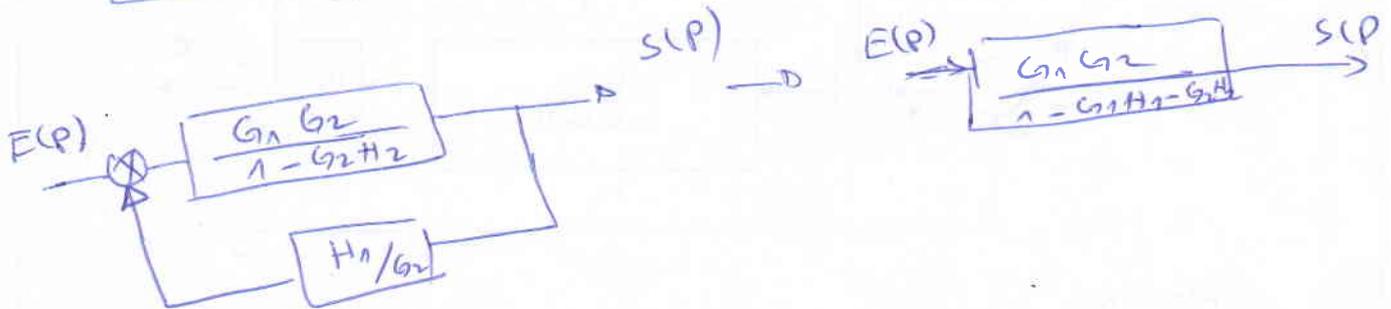
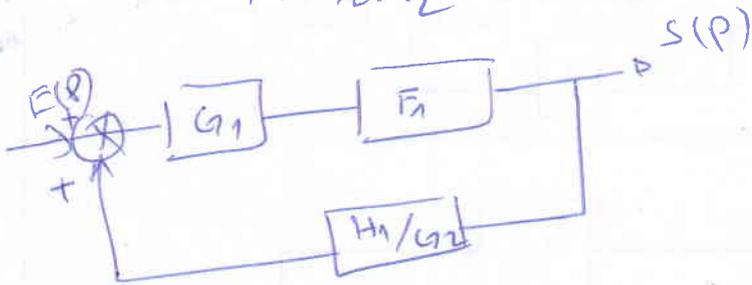
	Schéma fonctionnel original	Schéma fonctionnel équivalent
1.		
2.		
3.		
4.		
5.		
6.		

7.		
8.		
9.		
10.		
11.		
12.		
13.		
14.		

Example 01:



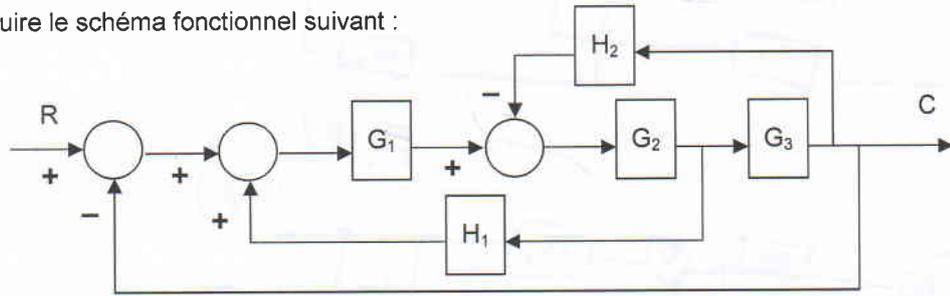
$$F_1(p) = \frac{G_2}{1 - G_2 H_2}$$



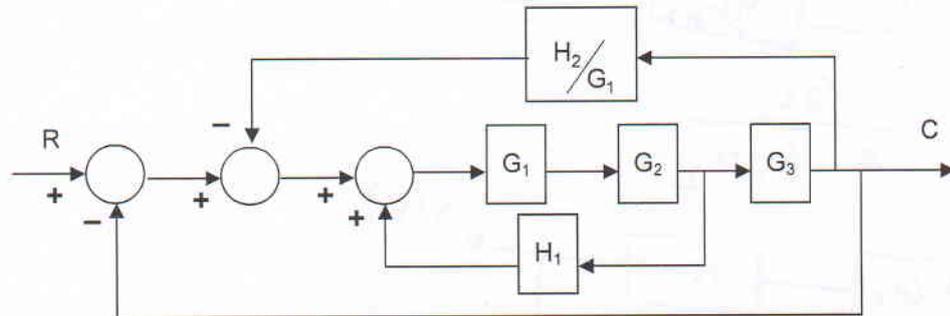
# Exemple 02

## 2-8.1.a - Exemple de réduction successive d'un schéma fonctionnel

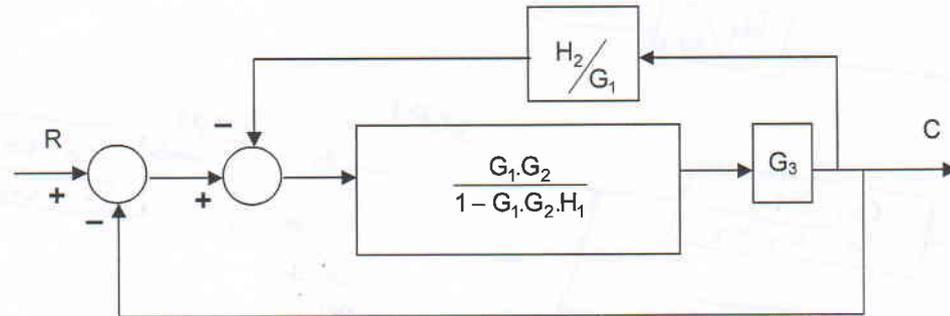
Soit à réduire le schéma fonctionnel suivant :



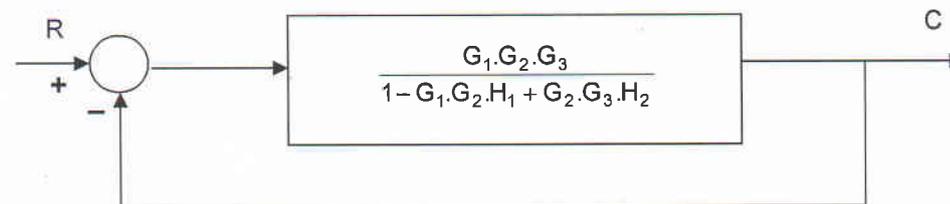
En appliquant la règle n° 6, puis la règle n° 1, on obtient :



Règle n° 14 :



Règle n° 13 :



Règle n° 13 :

