

Asservissement : la transformée de Laplace

* Définit

Le passage de :
 temporel \longrightarrow complexe
 $x(t) \longrightarrow X(p)$

$$X(p) = L(x(t)) = \int_0^{+\infty} x(t) \cdot e^{-pt} dt$$

* Propriétés

- Dérivée : $\Omega(t) = \frac{d\theta(t)}{dt} \Rightarrow \Omega(p) = p \cdot \theta(p)$

- Intégrer : $\theta(t) = \int \Omega(t) dt \Rightarrow \theta(p) = \frac{1}{p} \Omega(p)$

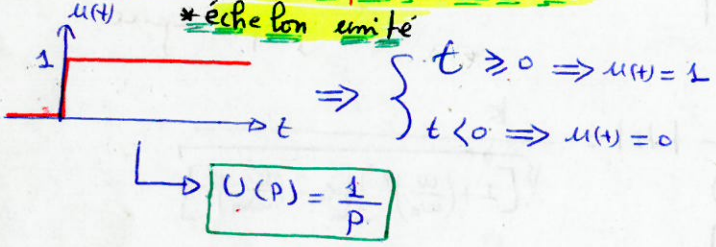
- théorème de la valeur finale

$$\lim_{t \rightarrow +\infty} x(t) \Rightarrow \lim_{p \rightarrow 0} p \cdot X(p)$$

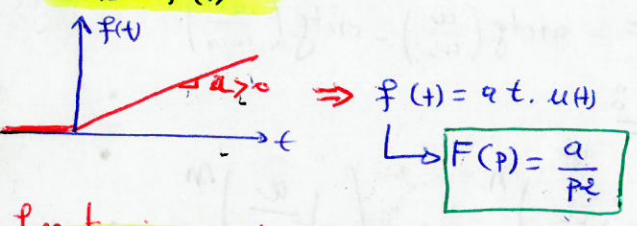
- théorème de la valeur initiale

$$\lim_{t \rightarrow 0} x(t) \Rightarrow \lim_{p \rightarrow +\infty} p \cdot X(p)$$

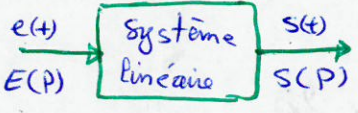
* Transformée de Laplace usuelle



* Rampe : f(t)



* fct lin de trans fert

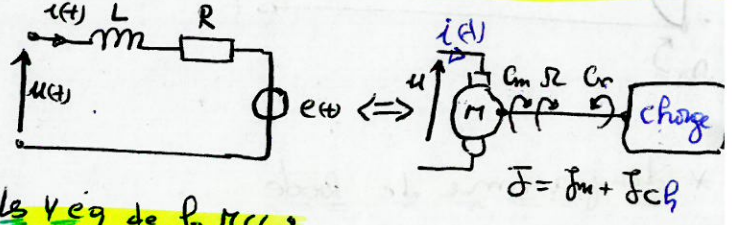


un système est linéaire s'il est représenté par une équation différentielle :

$$b_0 s(t) + b_1 \frac{ds(t)}{dt} + \dots + b_m \frac{d^m s(t)}{dt^m} = a_0 e(t) + a_1 \frac{de(t)}{dt} + \dots + a_n \frac{d^n e(t)}{dt^n}$$

$\Rightarrow H(p) = \frac{a_0 + a_1 p + \dots + a_m p^m}{b_0 + b_1 p + \dots + b_n p^n}$ fct de trans fert

Application : machine à courant continu



les eq de la MCC :

$u(t) = L \frac{di(t)}{dt} + R i(t) + e(t)$ $e(t) = k \Omega(t)$

$J \frac{d\Omega}{dt} = C_m i(t) - C_r \Omega(t) - f \Omega(t)$ $C_m(t) = k i(t)$

* la trans formée de Laplace

$U(p) = L \cdot p \cdot I(p) + R I(p) + E(p)$ $E(p) = k \Omega(p)$

$J \cdot p \cdot \Omega(p) = C_m(p) - C_r(p) - f \Omega(p)$ $C_m(p) = k I(p)$

* fct de trans fert si $C_r = 0$

on : $\Rightarrow H(p) = \frac{\Omega(p)}{U(p)}$

$$J p \Omega(p) + f \Omega(p) = C_m(p) = k I(p)$$

$$\Leftrightarrow \Omega(p) [J p + f] = k I(p) \quad (1)$$

et que : $I(p)(L \cdot p + R) = U(p) - E(p)$

$$\Rightarrow I(p) = \frac{U(p)}{L p + R} - \frac{E(p)}{L p + R}$$

$$\Leftrightarrow I(p) = \frac{U(p)}{L p + R} - \frac{k \Omega(p)}{L p + R} \quad (2)$$

(1) et (2)

$$\Rightarrow \Omega(p) \left[J \cdot p + f + \frac{k^2}{L p + R} \right] = \frac{U(p) k}{L p + R}$$

finalemment :

$$H(p) = \frac{k}{k^2 + R f + (R f + L f) p + L J p^2}$$

on cherche la sortie $\Omega(p)$ si $U(t)$ est un échelon

$$H(p) = \frac{\Omega(p)}{U(p)} \Rightarrow U(p) = \frac{U_0}{p}$$

$$\Rightarrow \Omega(p) = \frac{U_0}{p} \times \frac{k}{k^2 + R f + (R f + L f) p + L J p^2}$$

le valeur finale

$$\Omega_f = \lim_{p \rightarrow 0} p \cdot \Omega(p) \Rightarrow \Omega_f = \frac{k \cdot U_0}{k^2 + R f}$$

le valeur initiale

$$\Omega_i = \lim_{p \rightarrow +\infty} p \cdot \Omega(p) \Rightarrow \Omega_i = 0$$

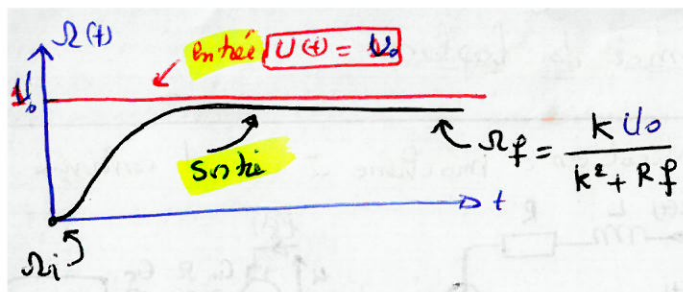


diagramme de Bode

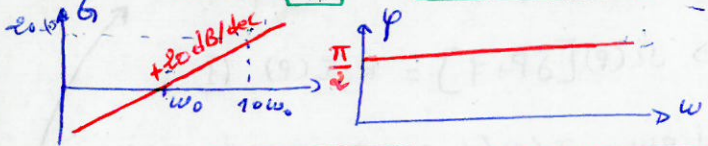
$H(p) \xrightarrow{p \rightarrow j\omega} H(j\omega)$

il s'agit de la représentation de

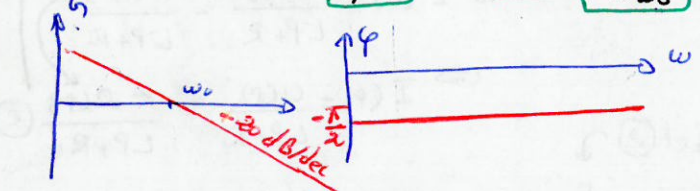
$G(j\omega) = 20 \log_{10}(|H(j\omega)|)$
 $\varphi(j\omega) = \arg(H(j\omega))$

Pour tracer le diagramme de Bode on se base sur de :

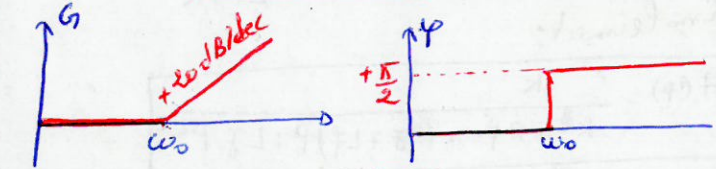
forme 1 : $H(p) = \frac{p}{\omega_0} \Rightarrow H(j\omega) = j \frac{\omega}{\omega_0}$



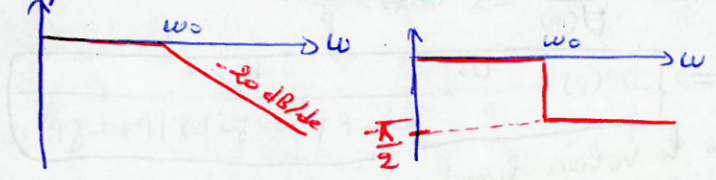
forme 2 : $H(p) = \frac{1}{p/\omega_0} \Rightarrow H(j\omega) = \frac{1}{j \frac{\omega}{\omega_0}}$



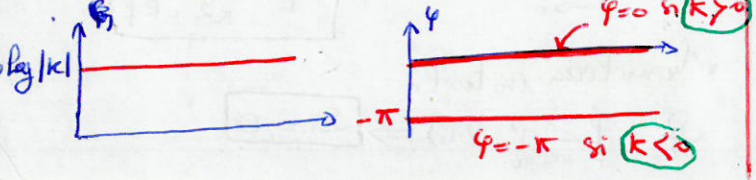
forme 3 : $H(p) = 1 + \frac{p}{\omega_0} \Rightarrow H(j\omega) = 1 + j \frac{\omega}{\omega_0}$



forme 4 : $H(p) = \frac{1}{1 + \frac{p}{\omega_0}} \Rightarrow H(j\omega) = \frac{1}{1 + j \frac{\omega}{\omega_0}}$



forme 5 : $H(p) = k \Rightarrow H(j\omega) = k$



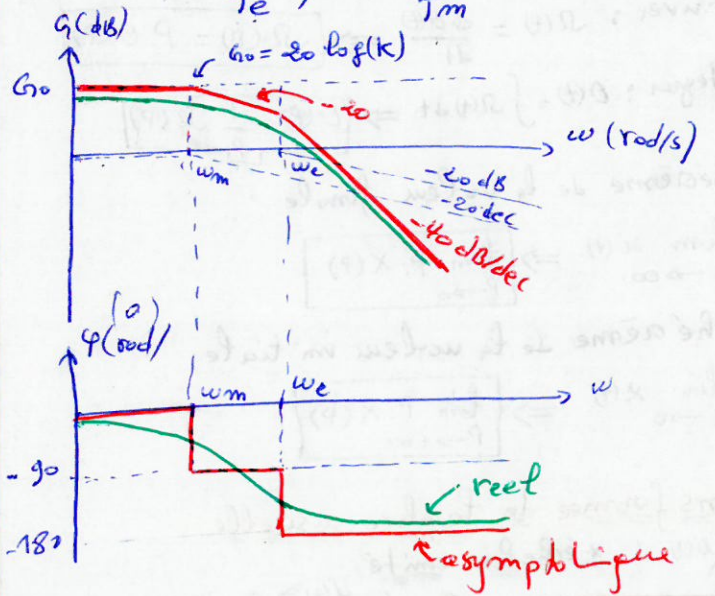
Ex: machine à courant continu

$H(p) = \frac{k}{(1+T_e p)(1+T_m p)}$ avec $k > 0$
 $\hookrightarrow T_m \gg T_e (s)$

$\Rightarrow H(j\omega) = \frac{k}{(1+T_e j\omega)(1+T_m j\omega)}$

$= \frac{k}{(1+j \frac{\omega}{\omega_e})(1+j \frac{\omega}{\omega_m})}$

avec $\omega_e = \frac{1}{T_e}$, $\omega_m = \frac{1}{T_m}$ et $\omega_m \ll \omega_e$



$|H| = \frac{k}{\sqrt{[1+(\frac{\omega}{\omega_e})^2][1+(\frac{\omega}{\omega_m})^2]}}$

$\varphi = -\arctg(\frac{\omega}{\omega_e}) - \arctg(\frac{\omega}{\omega_m})$

Rappel :

$(1 + j \frac{\omega}{\omega_0})^n$ ou $(j \frac{\omega}{\omega_0})^n$

Pente = $n \times 20$

$\varphi = n \times \frac{\pi}{2}$

$\sigma_g(\frac{a}{b}) = \sigma_g(a) - \sigma_g(b)$

$\sigma_g(a \times b) = \sigma_g(a) + \sigma_g(b)$

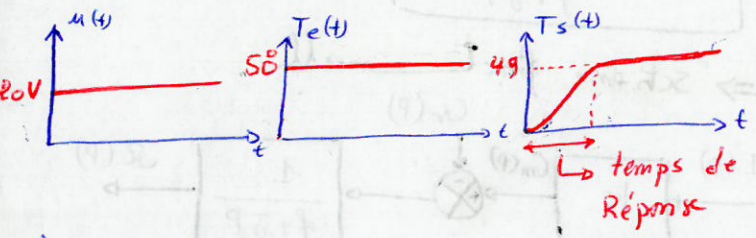
$\arctg(a) + \arctg(b) = \arctg(\frac{a+b}{1-ab})$

Asservissement : Notions de bases

EX: chauffage d'eau

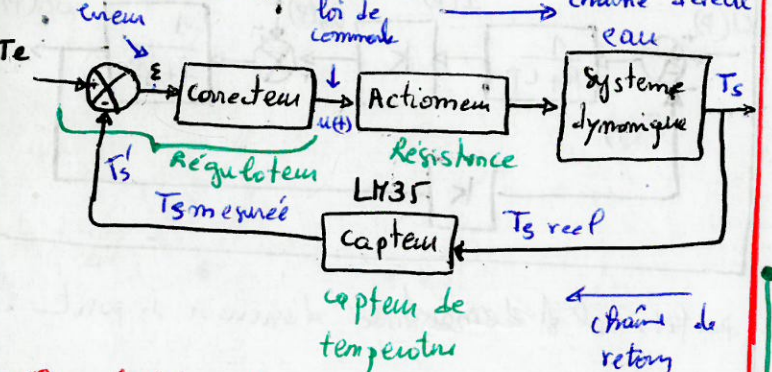


$u(t)$: régler la température d'entrée
 T_e : la température d'entrée désirée
 T_s : la température d'eau ou température de sortie T_s



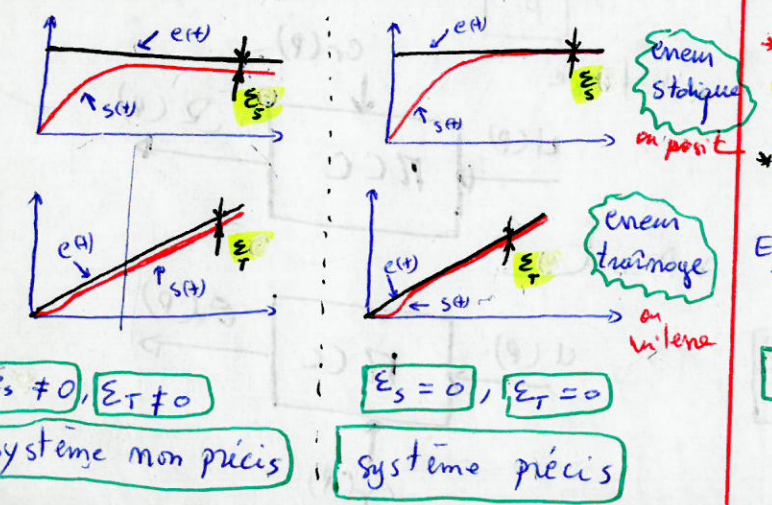
la sortie tend vers la valeur de consigne (T_e) dans une durée de t_r : temps de réponse.

schéma d'un système asservi: Exemple prise d'eau

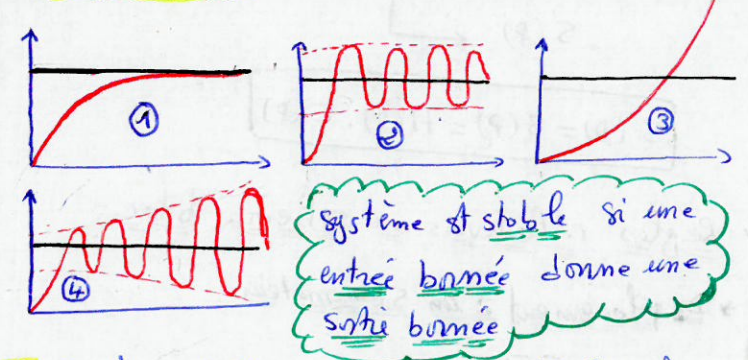


Qualités d'un système asservi

la précision: l'erreur \rightarrow tend vers 0

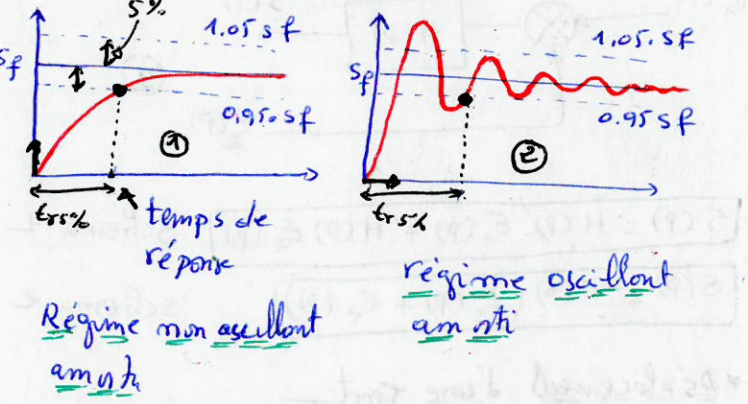


* la stabilité



- ① système stable
- ② système stable à la limite de stabilité
- ③ système instable
- ④ système instable

* la rapidité: temps de réponse

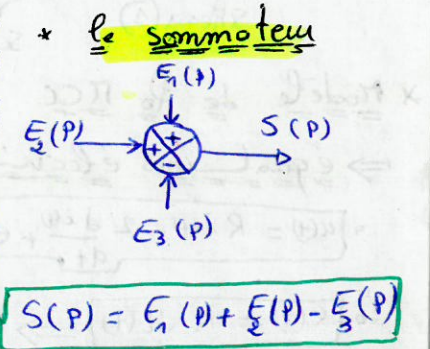
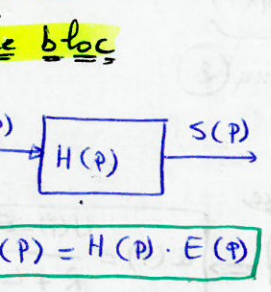


système ① est rapide par rapport au système ②

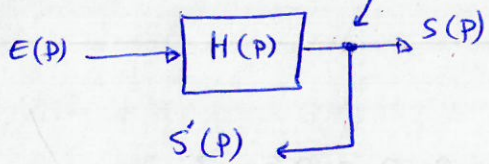
! mc c/c: on cherche à avoir

- un système stable
- un système précis
- un système rapide

* Représentation fonctionnelle d'un système asservi



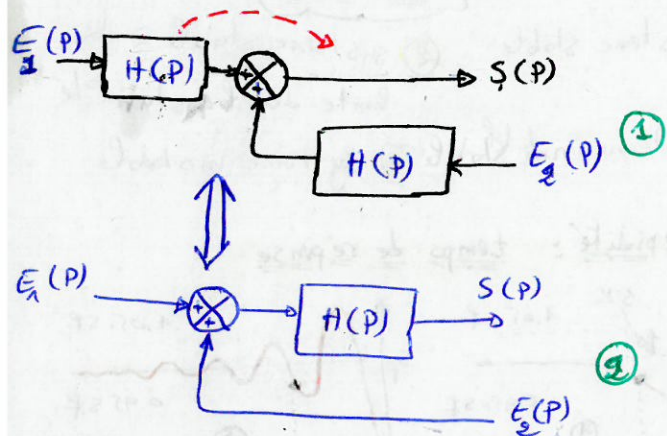
* la fonct



$$S'(p) = S(p) = H(p) \cdot E(p)$$

* Règles relatives au schéma bloc

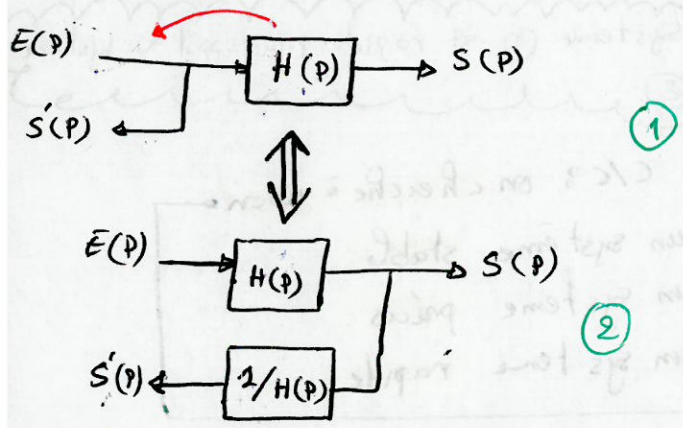
* Déplacement d'un sommateur



$$S(p) = H(p) \cdot E_1(p) + H(p) E_2(p) \quad \text{schéma 1}$$

$$S(p) = H(p) (E_1(p) + E_2(p)) \quad \text{schéma 2}$$

* Déplacement d'une fonct



$$S'(p) = E(p) = H(p) \cdot \frac{1}{H(p)} \cdot E(p)$$

schéma (1) schéma (2)

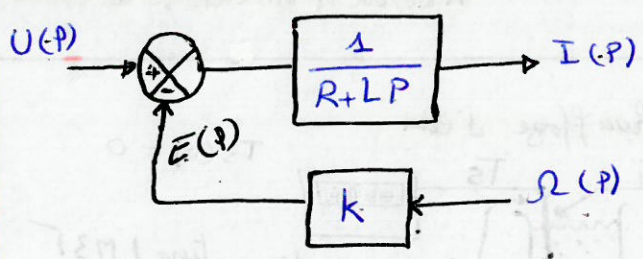
* Modèle de la MCC

⇒ équations électriques

$$u(t) = Ri(t) + L \frac{di(t)}{dt} + e(t) \Rightarrow I(p) = \frac{U(p) - E(p)}{R + Lp}$$

$$e(t) = k \Omega(t) \Rightarrow E(p) = k \Omega(p)$$

* Représentation fonct. melle



⇒ équation mécanique

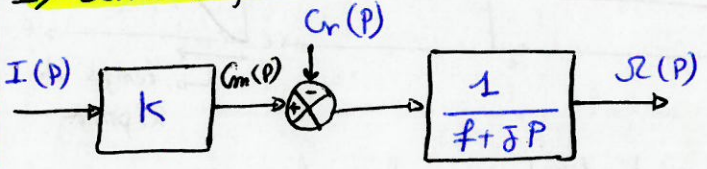
+ PFD :

$$f \frac{d\Omega(t)}{dt} = C_m(t) - C_r(t) - f \Omega(t)$$

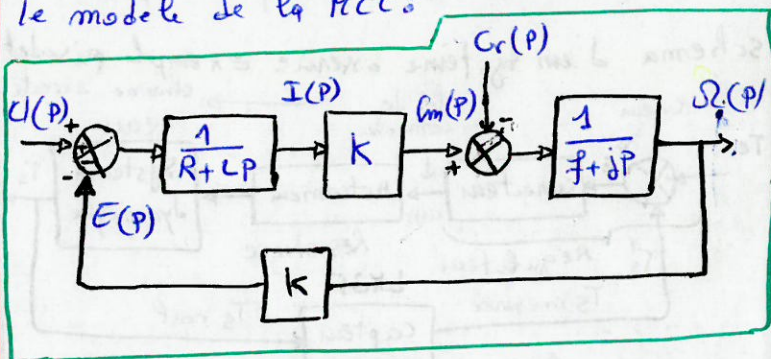
$$\Omega(p) = \frac{C_m(p) - C_r(p)}{f + fp}$$

$$C_m(t) = k i(t) \Rightarrow C_m(p) = k I(p)$$

⇒ schéma fonct. melle



⇒ l'association de deux schémas donne le modèle de la MCC :

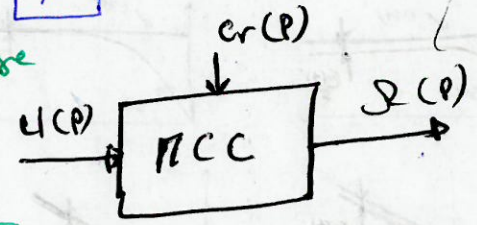


Parfois il est demandé d'observer la pout :

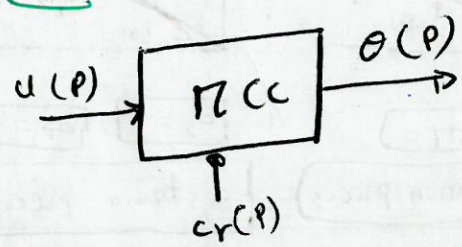
$$\Omega(t) = \frac{d\theta(t)}{dt} \Rightarrow \Omega(p) = p \cdot \theta(p) \Rightarrow \theta(t) = \frac{1}{p} \Omega(p)$$

$$\Omega(p) \rightarrow \frac{1}{p} \rightarrow \theta(p)$$

* vitesse

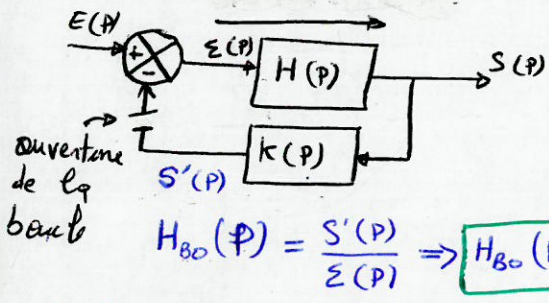


* position



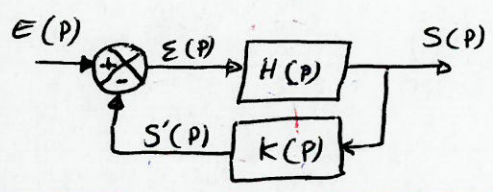
* des fonctions de transfert d'un système ouvert.

fonction de transfert en boucle ouverte



$H_{Bo}(p) = \frac{S'(p)}{\epsilon(p)} \Rightarrow H_{Bo}(p) = K(p) \cdot H(p)$

fonct de transfert en boucle fermée



$H_{Bf}(p) = \frac{S(p)}{E(p)} = \frac{H(p)}{1 + K(p) \cdot H(p)} = \frac{H(p)}{1 + H_{Bo}(p)}$

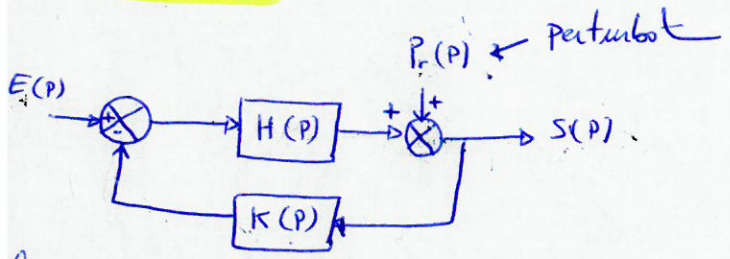
Démonstration :

$S(p) = H(p) \cdot \epsilon(p) = H(p) \cdot (E(p) - S'(p))$
 $= H(p) \cdot (E(p) - K(p) \cdot S(p))$

$\Rightarrow S(p) (1 + K(p) \cdot H(p)) = H(p) \cdot E(p)$

$\hookrightarrow \frac{S(p)}{E(p)} = \frac{H(p)}{1 + K(p) \cdot H(p)} = \frac{H(p)}{1 + H_{Bo}(p)} = H_{Bf}(p)$

Propriétés d'un système bouclé; Influence d'une perturbation



Le système maintenant à deux entrées :

$E(p)$: entrée utile (consigne)
 $P_r(p)$: entrée perturbateur (Perturbot)

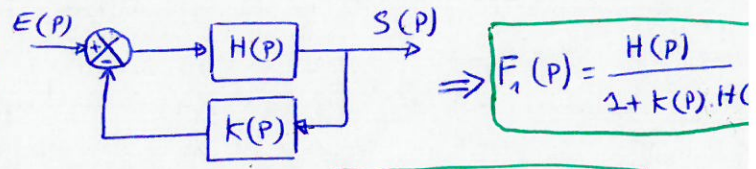
donc la fonction de Transfert s'écrit :

$S(p) = F_1(p) \cdot E(p) + F_2(p) \cdot P_r(p)$

dmc :

$F_1(p) = \frac{S(p)}{E(p)} \Big|_{P_r=0} / F_2(p) = \frac{S(p)}{P_r(p)} \Big|_{E=0}$

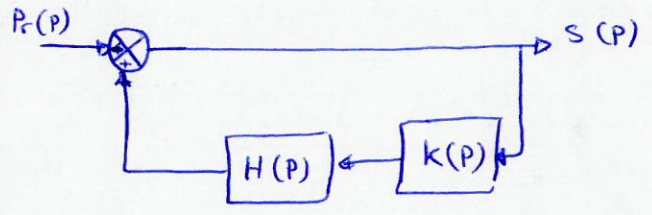
$F_1(p) ? P_r=0$



$\Rightarrow F_1(p) = \frac{H(p)}{1 + K(p) \cdot H(p)}$

$F_{Bo}(p) = K(p) \cdot H(p) \Rightarrow F_1(p) = \frac{H(p)}{1 + F_{Bo}(p)}$

$F_2(p) ? E=0$



$F_2(p) = \frac{1}{1 + \frac{K(p) \cdot H(p)}{F_{Bo}(p)}} = \frac{1}{1 + F_{Bo}(p)}$

d'où :

$S(p) = \frac{H(p)}{1 + F_{Bo}(p)} E(p) + \frac{1}{1 + F_{Bo}(p)} \cdot P_r(p)$

si $e(t)$ et $P_r(t)$ sont des échelons

$\Rightarrow E(p) = \frac{E_0}{p}, P_r(p) = \frac{P_{r0}}{p}$

$S(p) = \frac{E_0}{p} \frac{H(p)}{1 + F_{Bo}(p)} + \frac{P_{r0}}{p} \frac{1}{1 + F_{Bo}(p)}$

\Rightarrow la valeur final de la sortie

$S_f = \lim_{p \rightarrow 0} p \cdot S(p) \Rightarrow$

$S_f = E_0 \frac{H(0)}{1 + F_{Bo}(0)} + P_{r0} \frac{1}{1 + F_{Bo}(0)}$

C/c : la perturbation influe moins sur la sortie.

si $P_r \uparrow \Rightarrow S_f \uparrow$

système 1^{er} ordre

* Equat différentielle

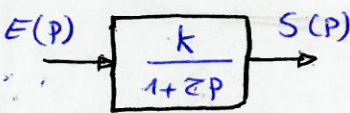
$$\tau \frac{ds(t)}{dt} + s(t) = k \cdot e(t)$$

* fnc t de transfert

$$H(p) = \frac{S(p)}{E(p)} = \frac{k}{1 + \tau p}$$

→ k: gain statique
→ τ: constante de temps

* schéma bloc



* Réponse indicielle

$$e(t) = E_0 \cdot u(t) \Rightarrow E(p) = \frac{E_0}{p}$$

$$\Rightarrow S(p) = E(p) \cdot \frac{k}{1 + \tau p} \Rightarrow S(p) = \frac{E_0}{p} \cdot \frac{k}{1 + \tau p}$$

⚠ d'après tableau de fnc s de transfert

$$s(t) = k E_0 (1 - e^{-t/\tau})$$

* Etude de la réponse indicielle

• la valeur finale

$$\lim_{t \rightarrow \infty} s(t) = \lim_{p \rightarrow 0} p \cdot S(p) \Rightarrow \lim_{p \rightarrow 0} p \cdot \frac{E_0}{p} \cdot \frac{k}{1 + \tau p}$$

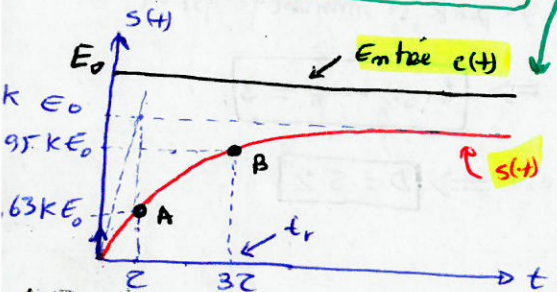
$$s_f = k \cdot E_0 \quad \text{avec} \quad k = \frac{S_{\infty}}{E_0}$$

• la valeur initiale

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

les valeurs remarquables

- $t = \tau \Rightarrow s(t) = 63\% k E_0$
- $t = 3\tau \Rightarrow s(t) = 95\% k E_0$



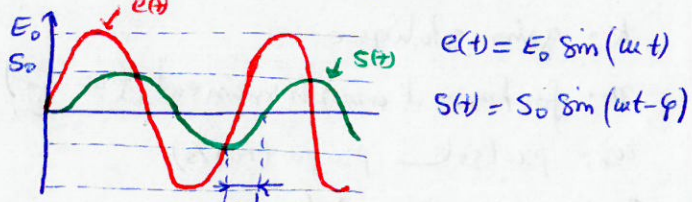
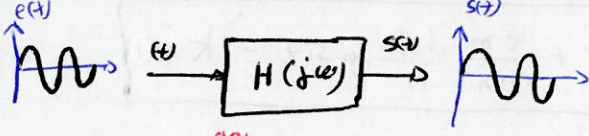
- décalage à l'origine
- pente verticale

temps de réponse à 5% près

$$s(t_r) = 0.95 k E_0 = k E_0 (1 - e^{-t_r/\tau})$$

$$\Rightarrow e^{-t_r/\tau} = 0.05 \Rightarrow t_{r5\%} = 3\tau$$

* Réponse harmonique et fréquentielle



* fnc de transfert complexe

$$p = j\omega \Rightarrow H(j\omega) = \frac{k}{1 + \tau j\omega}$$

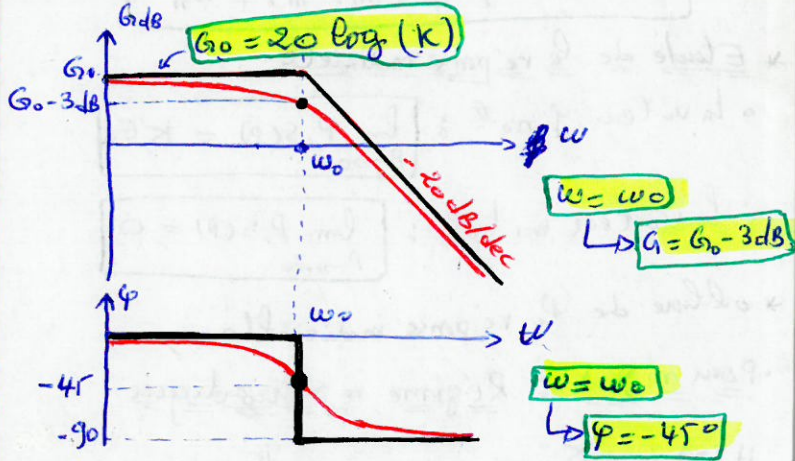
* module et phase de H(j*omega)

$$|H(j\omega)| = \frac{k}{\sqrt{1 + (\tau\omega)^2}}, \quad \varphi(j\omega) = -\arctg(\tau\omega)$$

* Diagramme de Bode

$$G_{dB} = 20 \log \left(\frac{k}{\sqrt{1 + (\tau\omega)^2}} \right)$$

$$G_{dB} = 20 \log(k) - 20 \log(\sqrt{1 + (\tau\omega)^2})$$



les infos qu'on peut tirer de D. Bode

- le gain statique: $k = 10^{\frac{G_0}{20}} \leftarrow \omega = 0$
- la constante de temps: $\tau = \frac{1}{\omega_0}$

système 2^{ème} ordre

* équation de transfert $\frac{dx}{dt} \rightarrow P^2 X(P)$

$$\frac{1}{\omega_n^2} \frac{d^2 s(t)}{dt^2} + \frac{2m}{\omega_n} \frac{ds(t)}{dt} + s(t) = K e(t)$$

K : gain statique

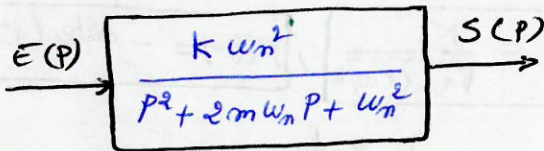
m : facteur d'amortissement (ou $\frac{\zeta}{2}$)

ω_n : pulsation propre (rad/s)

* fnct de transfert

$$H(P) = \frac{S(P)}{E(P)} = \frac{K \cdot \omega_n^2}{P^2 + 2m\omega_n P + \omega_n^2}$$

* schéma bloc



* Réponse indicielle

$$e(t) = E_0 \cdot u(t) \Rightarrow E(P) = \frac{E_0}{P}$$

$$\Rightarrow S(P) = \frac{E_0}{P} \frac{K \cdot \omega_n^2}{P^2 + 2m \cdot \omega_n P + \omega_n^2}$$

* Etude de la réponse indicielle

• la valeur finale : $\lim_{P \rightarrow 0} P \cdot S(P) = K E_0$

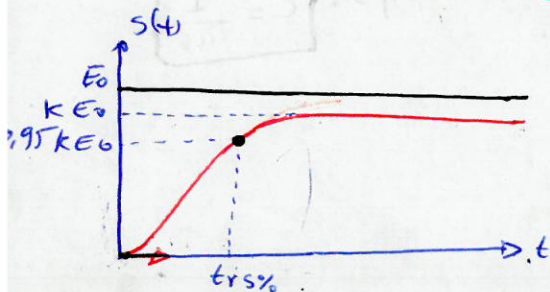
• la valeur initiale : $\lim_{P \rightarrow \infty} P \cdot S(P) = 0$

* obture de la réponse indicielle

* Pour $m > 1$: Régime aperiodique

$$H(P) = \frac{K}{\frac{1}{\omega_n^2} P^2 + \frac{2m}{\omega_n} P + 1} = \frac{K}{(1 + \tau_1 P)(1 + \tau_2 P)}$$

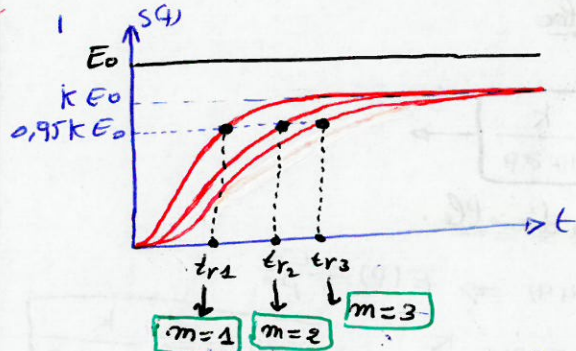
$$\text{si } E(P) = \frac{E_0}{P} \Rightarrow S(P) = \frac{E_0}{P} \frac{K}{(1 + \tau_1 P)(1 + \tau_2 P)}$$



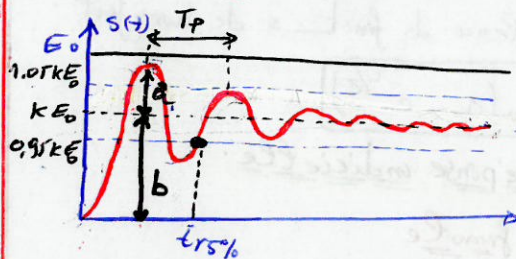
* Pour $m = 1$: Régime aperiodique critique

$$H(P) = \frac{K}{\frac{1}{\omega_n^2} P^2 + \frac{2m}{\omega_n} P + 1} = \frac{K}{(1 + \tau P)^2}$$

$$\text{si } E(P) = \frac{E_0}{P} \Rightarrow S(P) = \frac{E_0}{P} \frac{K}{(1 + \tau P)^2}$$

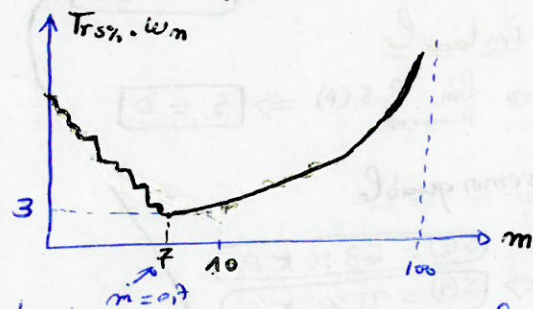


* Pour $m < 1$: régime oscillatoire amorti



• Dépossement : $D\% = 100 \times \frac{a}{b}$

• temps de réponse



Le temps de réponse est minimal pour

$m = 0.7 \Rightarrow t_{rs\%} \cdot \omega_n = 3$

$m = 0.7 \Rightarrow D = 5\%$

* Réponse harmonique 2^{ème} ordre réel

→ pour $m > 1$: deux solutions réelles

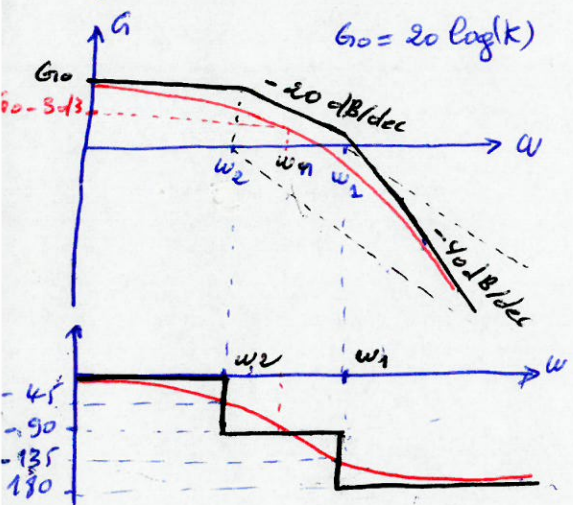
$$\begin{cases} \omega_1 = m\omega_n + \sqrt{m^2 - 1} \cdot \omega_n = \frac{1}{\tau_1} \\ \omega_2 = m\omega_n - \sqrt{m^2 - 1} \cdot \omega_n = \frac{1}{\tau_2} \end{cases}$$

$$H(j\omega) = \frac{k}{(1 + j\tau_1\omega)(1 + j\tau_2\omega)} \text{ avec } \omega_1 > \omega_2$$

$$|H(j\omega)| = \frac{k}{\sqrt{(1 + (\tau_1\omega)^2)(1 + (\tau_2\omega)^2)}}$$

$$\varphi(H(j\omega)) = -\arctg(\tau_1\omega) - \arctg(\tau_2\omega)$$

* Diagramme de Bode si $k > 0$



C/C:

a) $G_0 - 3 \text{ dB} \rightarrow \omega = \omega_2 = \frac{1}{\sqrt{\tau_1\tau_2}}$

b) $\varphi = -45^\circ \rightarrow \omega = \omega_2 = \frac{1}{\tau_2}$

c) $\varphi = -90^\circ \rightarrow \omega = \omega_n$

d) $\varphi = -135^\circ \rightarrow \omega = \omega_1 = \frac{1}{\tau_1}$

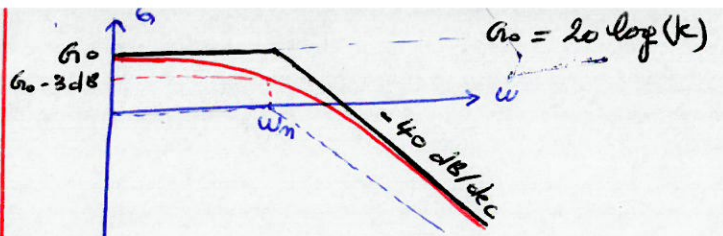
pour $m = 1 \Rightarrow$ deux solutions doubles

$$\omega_1 = \omega_2 = m\omega_n = \frac{1}{\tau} = \omega_0$$

$$H(j\omega) = \frac{k}{(1 + j\tau\omega)^2}$$

$$|H(j\omega)| = \frac{k}{1 + (\tau\omega)^2}$$

$$\varphi(H(j\omega)) = -2\arctg(\tau\omega)$$



C/C

a) $G_0 - 3 \text{ dB} \rightarrow \omega = \omega_n = \frac{1}{\tau}$

b) $\varphi = -90^\circ \rightarrow \omega = \omega_n = \frac{1}{\tau}$

* pour $m < 1$: deux solutions imaginaires

$$\begin{cases} \omega_1 = m\omega_n + j\sqrt{1 - m^2}\omega_n \\ \omega_2 = m\omega_n - j\sqrt{1 - m^2}\omega_n \end{cases}$$

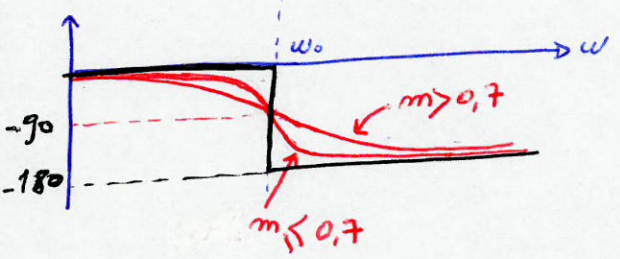
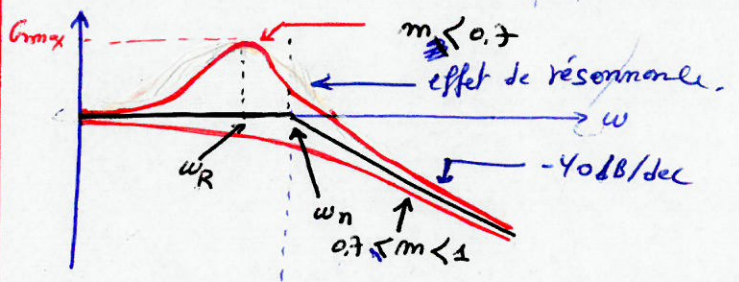
$$H(j\omega) = \frac{k}{1 + 2m j \frac{\omega}{\omega_n} + (j \frac{\omega}{\omega_n})^2}$$

$$H(j\omega) = \frac{k}{1 - (\frac{\omega}{\omega_n})^2 + 2m j \frac{\omega}{\omega_n}}$$

$$|H(j\omega)| = \frac{k}{\sqrt{(1 - (\frac{\omega}{\omega_n})^2)^2 + (2m \frac{\omega}{\omega_n})^2}}$$

$$\varphi(j\omega) = -\arctg\left(\frac{2m \frac{\omega}{\omega_n}}{1 - (\frac{\omega}{\omega_n})^2}\right)$$

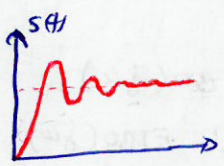
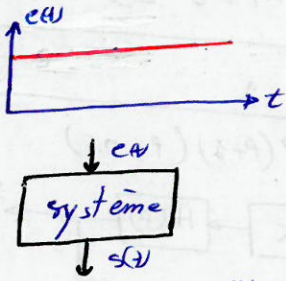
pour $k = 1$



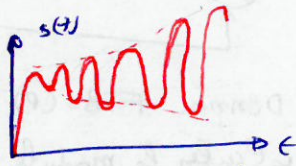
Asservissement : La stabilité des systèmes asservis

Déf.

un système est stable si à une entrée bornée correspond une sortie bornée.



Comportement stable



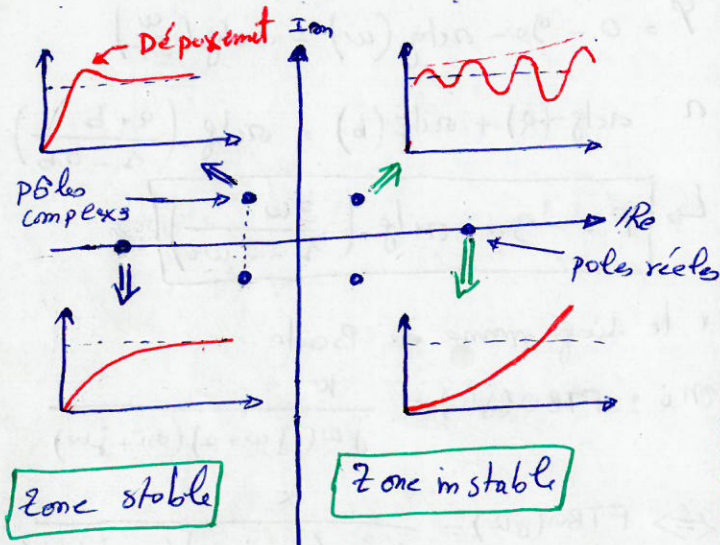
Comportement instable

* Critère de stabilité

$$H(p) = \underbrace{\sum_i \frac{c_i}{p - p_i}}_{\text{poles réel}} + \underbrace{\sum_i \frac{a_i p + b_i}{(p - a_i)^2 + b_i}}_{\text{poles complexe}}$$

⇒ un pôle : $p = a + jb$
 - a : partie réelle
 - b : partie imaginaire

un système linéaire est stable si et seulement si la fonction de transfert ne compte que des pôles à partie réelle négative $Re < 0$



EX: $H(p) = \frac{3}{p^3 + 2p^2 + 3p + 5}$

⇒ $D(p) = p^3 + 2p^2 + 3p + 5 \Rightarrow x^3 + 2x^2 + 3x + 5 = 0$

$$\begin{cases} p_1 = -1.185 & \leftarrow \text{pôles réel} \\ p_2 = -0.078 + j1.64 \\ p_3 = -0.078 - j1.64 \end{cases} \left. \begin{array}{l} \\ \\ \end{array} \right\} \begin{array}{l} \text{deux pôles imaginaires} \\ \downarrow \\ \text{système représente un dépassement} \end{array}$$

↓
système est stable

car les poles tous à partie réelle négative

* Critères de Revers à partir du diagramme de Bode

• Je fait vérifier :

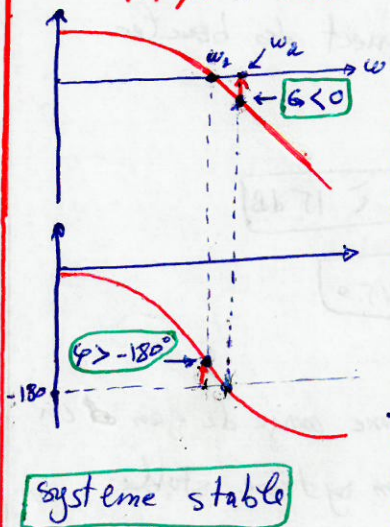
① $\begin{cases} |FTBO(j\omega_1)| = 1 \leftarrow \text{gain } G = 0 \\ \text{Arg}(FTBO(j\omega_1)) > -180^\circ \end{cases}$

② $\begin{cases} \text{Arg}(FTBO(j\omega_2)) = -180^\circ \\ |FTBO(j\omega_2)| < 1 \leftarrow G < 0 \end{cases}$

S'applique en boucle ouverte

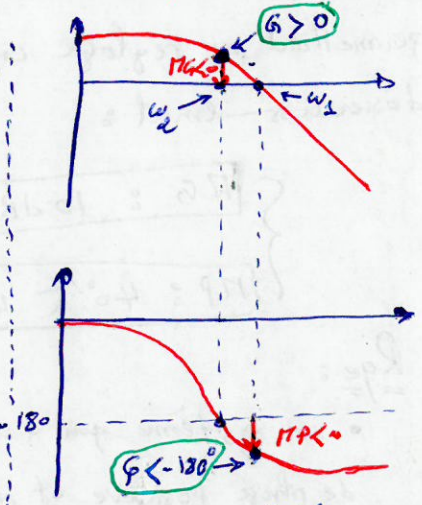
Cette méthode s'applique au cas où la fonction de transfert en boucle ouverte ne possède pas de zéro et de pôles instables.

EX: $MP > 0, MG > 0$



système stable
↓
Vérifie les deux critères

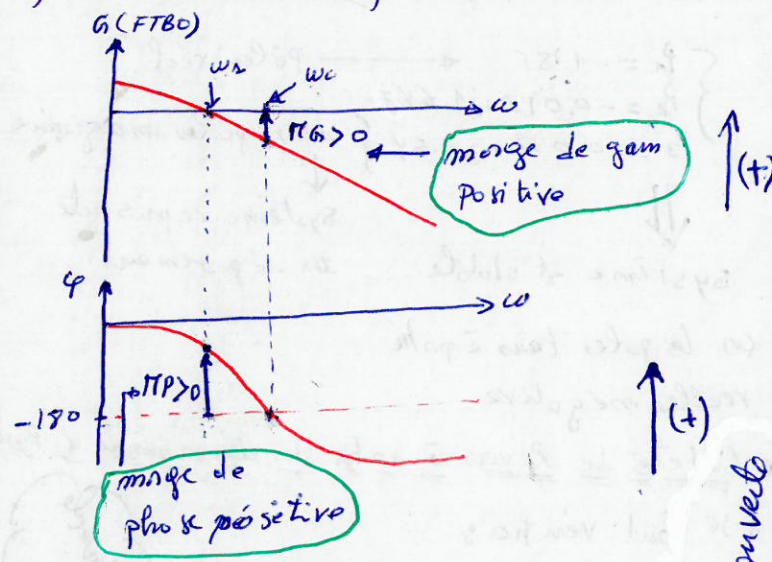
$MP < 0, MG < 0$



système instable
↓
ne vérifie pas les deux critères.

* Marge de stabilité

les marges de stabilité sont la marge de gain πG et marge de phase à définir pour un système afin d'éviter l'instabilité du système en boucle fermée.



* Marge de gain πG

$$\begin{cases} \pi G = -20 \log_e (|FTBO(j\omega_c)|) \\ \omega_c / \arg(FTBO(j\omega_c)) = -180 \end{cases}$$

* Marge de phase πP

$$\begin{cases} \pi P = 180 + \arg(FTBO(j\omega_n)) \\ \omega_n / |FTBO(j\omega_n)| = 1 \end{cases}$$

les valeurs usuelles de marge de stabilité permettant un réglage correct des boucles d'asservissement :

$$\begin{cases} \pi G : 10 \text{ dB} \text{ à } 15 \text{ dB} \\ \pi P : 40^\circ \text{ à } 45^\circ \end{cases}$$

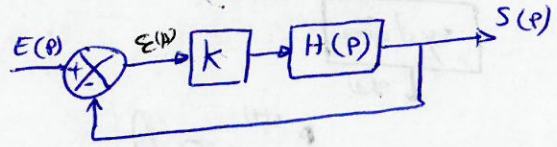
Rq :

- un système qui a une marge de gain ou de phase positive est un système stable.
- un système qui a une marge de gain ou une marge de phase négative \Rightarrow système instable.

• un système à une marge de phase ou gain nulle \Rightarrow système à la limite de stabilité

$$\begin{cases} \pi G > 0 \text{ ou } \pi P > 0 \Rightarrow \text{stable} \\ \pi G < 0 \text{ ou } \pi P < 0 \Rightarrow \text{instable} \\ \pi G = 0 \text{ ou } \pi P = 0 \Rightarrow \text{limite de stabilité} \end{cases}$$

EX : $H(p) = \frac{1}{p(p+1)(p+0.5)}$ $k > 0$



- Donner $FTBO(p)$? puis $FTBO(j\omega)$
- Calculer le module et la phase de $FTBO(j\omega)$
- tracer le diagramme de Bode : le système est-il stable?
- Calculer la valeur de k ?
 \rightarrow pour avoir $\pi G = 6 \text{ dB}$, \Rightarrow déduire πP
 \Rightarrow pour $\pi P = 45^\circ$, \Rightarrow " " " πG

on :

• $FTBO(p) ? \Rightarrow FTBO(p) = \frac{k}{p(p+1)(p+0.5)}$

$\hookrightarrow FTBO(j\omega) = \frac{k}{j\omega(j\omega+1)(j\omega+0.5)}$

• le module et la phase

$$|FTBO(j\omega)| = \frac{k}{\omega \sqrt{(1+\omega^2)(\omega^2+0.25)}}$$

$$\varphi = 0 - 90 - \arctg(\omega) - \arctg\left(\frac{\omega}{0.5}\right)$$

$$\arctg(a) + \arctg(b) = \arctg\left(\frac{a+b}{1-ab}\right)$$

$$\hookrightarrow \varphi = -90 - \arctg\left(\frac{3\omega}{1-2\omega^2}\right)$$

* le diagramme de Bode

on a : $FTBO(j\omega) = \frac{k}{j\omega(j\omega+1)(0.5+j\omega)}$

$$\Leftrightarrow FTBO(j\omega) = \frac{k}{0.5j\omega(1+j\omega)(1+j\frac{\omega}{0.5})^2}$$

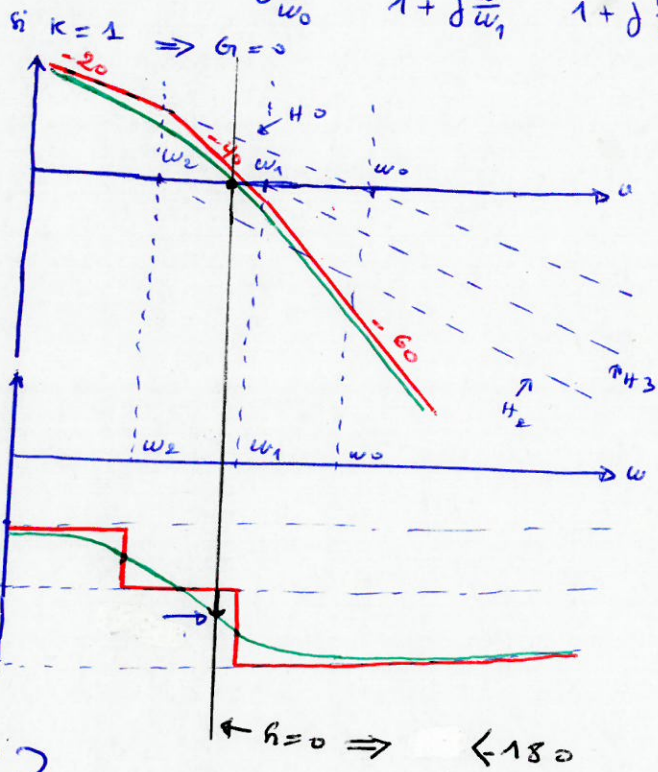
S'applique en boucle ouverte

$$\Rightarrow FTBO(j\omega) = \frac{K}{j\frac{\omega}{\omega_0} (1 + j\frac{\omega}{\omega_1}) (1 + j\frac{\omega}{\omega_2})}$$

avec : $\omega_0 = \frac{1}{0,15} = 2$, $\omega_1 = 2$, $\omega_2 = 0,15$

$$\Rightarrow \omega_0 > \omega_1 > \omega_2$$

$$\Rightarrow FTBO(j\omega) = K \times \frac{1}{j\frac{\omega}{\omega_0}} \times \frac{1}{1 + j\frac{\omega}{\omega_1}} \times \frac{1}{1 + j\frac{\omega}{\omega_2}}$$



$\varphi < -180 \Rightarrow$ le système instable

la marge de stabilité

$$\begin{cases} MG = -20 \log(FTBO(j\omega_c)) \\ \omega_c / \text{Arg}(FTBO(j\omega_c)) = -180 \end{cases} \quad (1)$$

$$\begin{cases} MP = 180 + \text{Arg}(FTBO(j\omega_1)) \\ \omega_1 / |FTBO(j\omega_1)| = 1 \end{cases} \quad (2)$$

pour $MG = 6 \text{ dB} \Rightarrow k?$
on utilise la 1ère condition :

$$\omega_c / \text{Arg}(FTBO(j\omega_c)) = -180$$

$$-90 - \text{arctg}\left(\frac{3\omega_c}{1-2\omega_c^2}\right) = -180$$

$$\Rightarrow \text{arctg}\left(\frac{3\omega_c}{1-2\omega_c^2}\right) = -90$$

$$\Rightarrow \frac{3\omega_c}{1-2\omega_c^2} \rightarrow +\infty$$

$$\Rightarrow 1 - 2\omega_c^2 = 0 \Rightarrow \omega_c = \frac{1}{\sqrt{2}} = 0,707 \text{ rad/s}$$

\Rightarrow cette $\omega_c \Rightarrow$ on la remplace dans MG

$$MG = 6 \text{ dB} = -20 \log\left(\frac{K}{\omega_c \sqrt{(1+\omega_c^2)(0,25+\omega_c^2)}}\right)$$

$$\Rightarrow 6 = -20 \log\left(\frac{K}{0,707}\right)$$

$$\Rightarrow K = K_c 10^{-\frac{6}{20}} \Rightarrow K = 0,375$$

\Rightarrow la marge de phase pour ce gain K on utilise l'équation (2)

$$|FTBO(j\omega_1)| = 1$$

$$\frac{K}{\omega_1 \sqrt{(1+\omega_1^2)(0,25+\omega_1^2)}} = 1 \quad \text{avec } K = 0,375$$

$$\Leftrightarrow \omega \sqrt{(1+\omega^2)(0,25+\omega^2)} = (0,375)$$

$$\Rightarrow \omega^6 + 1,25\omega^4 + 0,25\omega^2 - (0,375)^2 = 0$$

on pose $X = \omega^2 \Rightarrow$

$$X^3 + 1,25X^2 + 0,25X - (0,375)^2 = 0$$

on prend que : la solution réelle.

$$X = 0,2355 \Rightarrow \omega_1 = 0,485 \text{ rad/s}$$

$$MP = 180 + \text{Arg}(FTBO(j\omega_1))$$

$$MP = 180 - 90 - \text{arctg}\left(\frac{3\omega_1}{1-2\omega_1^2}\right)$$

$$\Rightarrow MP = 20^\circ$$

$K \uparrow \text{ MG } \downarrow \text{ MP } \downarrow$

arg to phase

o utilise, la com. lin ②

$$\omega_2 / |FTBO(j\omega_2)| = 1 ?$$

*

$$\text{arg: } 180 - 90 - \text{arg}\left(\frac{3\omega_2}{1-2\omega_2^2}\right) = 45$$

$$\Rightarrow \text{arg}\left(\frac{3\omega_2}{1-2\omega_2^2}\right) = 45$$

$$\Leftrightarrow \frac{3\omega_2}{1-2\omega_2^2} = 1$$

$$\Rightarrow 2\omega_2^2 + 3\omega_2 - 1 = 0$$

$$\hookrightarrow \omega_2 = 0.28 \text{ rad/s}$$

$$k$$

$$\frac{k}{\omega_2 \sqrt{(\omega_2^2 + 1)(\omega_2^2 + 0.25)}} = 1$$

$$k = 0.166$$

⇒ la marge de gain πG ?

$$\pi G = -20 \log\left(\frac{k}{\omega_c \sqrt{(\omega_c^2 + 1)(\omega_c^2 + 0.25)}}\right)$$

~~$\pi G =$~~

$$\text{arg}(FTB(j\omega)) = -180$$

$$\hookrightarrow \omega_c = \frac{1}{\sqrt{2}} = 0.707 \text{ rad/s}$$

$$\Rightarrow \pi G = -20 \log\left(\frac{0.166}{0.707}\right)$$

$$\Rightarrow \pi G = 13 \text{ dB}$$

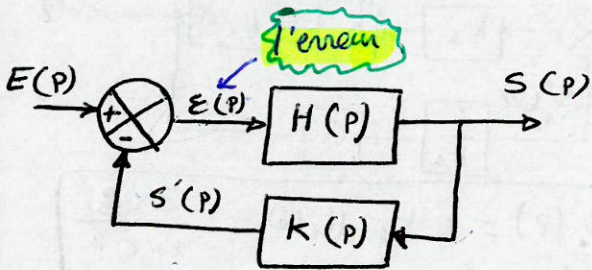
$\frac{1}{2}(b-1)(\frac{1}{2}b-1)$
 $\frac{1}{2}(b-1)(\frac{1}{2}b-1) = \frac{1}{4}(b-1)(b-2)$
 $\frac{1}{4}(b-1)(b-2) = \frac{1}{4}(b^2 - 3b + 2)$
 $\frac{1}{4}(b^2 - 3b + 2) = \frac{1}{4}b^2 - \frac{3}{4}b + \frac{1}{2}$
 $\frac{1}{4}b^2 - \frac{3}{4}b + \frac{1}{2} = \frac{1}{4}b^2 - \frac{3}{4}b + \frac{1}{2}$



$\omega_c = 1$
 $\pi G = 13 \text{ dB}$
 $\omega_c = 0.707$
 $\pi G = 13 \text{ dB}$
 $\omega_c = 0.707$
 $\pi G = 13 \text{ dB}$

Asservissement : la précision

Le rôle d'un système asservi est de faire suivre à la sortie $s(t)$ à l'entrée $e(t)$



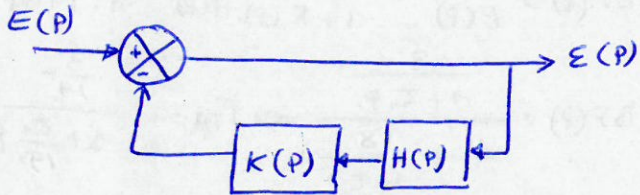
La précision du système sera mesurée par la valeur de $\varepsilon(t)$ en régime permanent c'est à dire :

$$\varepsilon = \lim_{t \rightarrow \infty} \varepsilon(t) = \lim_{p \rightarrow 0} p \cdot \varepsilon(p)$$

* la fonction de transfert en boucle ouverte

$$F_{TBO}(p) = K(p) \cdot H(p) = \frac{k}{p^\alpha} \cdot \frac{N(p)}{D(p)}$$

* la fonction d'erreur $\varepsilon(p) = H_\varepsilon(p) \cdot E(p)$



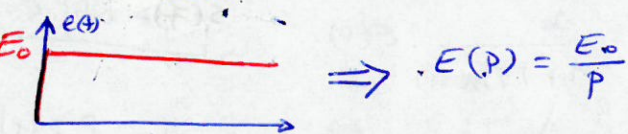
$$\Rightarrow \varepsilon(p) = \frac{1 \cdot E(p)}{1 + F_{TBO}(p)} = \frac{1 \cdot E(p)}{1 + K(p) \cdot H(p)}$$

$$\Rightarrow \varepsilon(p) = \frac{1}{1 + \frac{k}{p^\alpha} \frac{N(p)}{D(p)}} \cdot E(p) \quad \text{avec } N(0)=1, D(0)=1$$

* Erreur statique ε_s

On applique à l'entrée un échelon

$$e(t) = E_0 \cdot u(t)$$



$$\varepsilon_s = \lim_{p \rightarrow 0} p \cdot \varepsilon(p) = \lim_{p \rightarrow 0} \frac{1}{1 + \frac{k}{p^\alpha}} \cdot E_0$$

$$\Rightarrow \text{d'où : } \varepsilon_s = \lim_{p \rightarrow 0} \frac{p^\alpha E_0}{p^\alpha + k}$$

α : charge de système ou Nombre d'intégration de la fonction en Boucle ouverte.

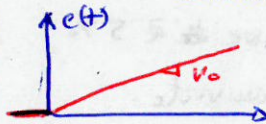
α	$\alpha = 0$	$\alpha = 1$	$\alpha = 2$
ε_s	$\frac{E_0}{1+k}$	0	0
précision	n'est pas précis	précis	précis

le système est précis si sa fonction en boucle ouverte possède au moins une intégration

* Erreur de traînage

On applique à l'entrée $e(t)$ une rampe

$$e(t) = v_0 \cdot t \cdot u(t)$$



$$\Rightarrow E(p) = \frac{v_0}{p^2}$$

$$\varepsilon_T = \lim_{p \rightarrow 0} p \cdot \varepsilon(p) \Rightarrow \varepsilon_T = \frac{v_0}{p} \cdot \frac{p^\alpha}{p^\alpha + k}$$

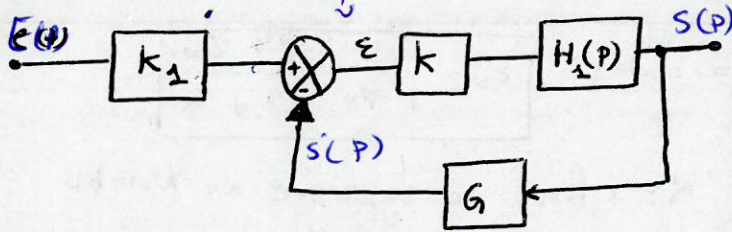
$$\Rightarrow \varepsilon_T = v_0 \frac{p^{\alpha-1}}{p^\alpha + k}$$

α	0	1	2
ε_T	$+\infty$	$\frac{v_0}{k}$	0
Précision	Non	Non	Oui

C/c :

Le système à une erreur de traînage nulle si il y a au moins deux intégrations

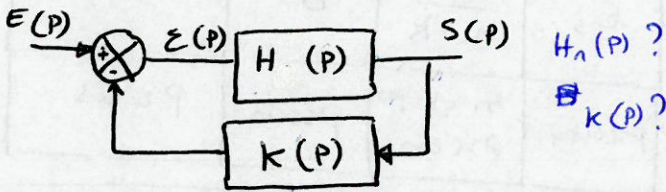
EX 2'



Données : $K_1 = 2$, $K = 1.5$, $G = 3$

$H_1(p) = \frac{A}{1 + \tau_1 p}$ avec $A = 2$, $\tau = 0.5s$

1° simplifier le schéma bloc :



2° calculer la fonction en boucle ouverte FTBO(p) et la mettre sous la forme suivante : $FTBO(p) = \frac{k_{bo}}{1 + \tau_{bo} p}$

Donner les valeurs k_{bo} , τ_{bo} ?

3° déduire le temps de réponse à 5% de la fonction en boucle ouverte.

4° calculer la fonction de transfert en boucle fermée FTBF(p) et la mettre sous la forme suivante

$FTBF(p) = \frac{k_{bf}}{1 + \tau_{bf} p}$

que vaut k_{bf} et τ_{bf}

5° déduire le temps de réponse à 5% et conclure sur la rapidité du système

6° on applique maintenant un échelon à l'entrée $e(t) = E_0 \cdot u(t)$ avec $E_0 = 5V$

a° calculer la valeur finale S_f

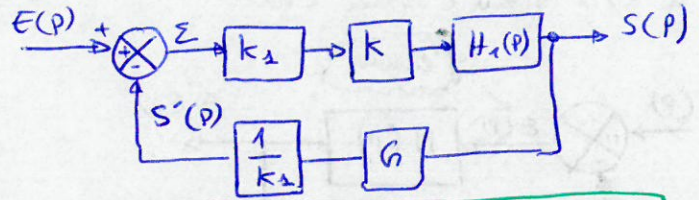
b° l'énergie stockée

c° que peut-on dire de la précision du système

EX 2 - corrigé

1° simplifier le schéma

on a : $E(p) = K_1 E(p) - G \cdot S(p)$
 $= K_1 (E(p) - \frac{G}{K} S(p))$



donc : $H(p) = K \cdot K_1 \cdot H_1(p) = \frac{3 \times 2}{1 + \tau_1 p}$
 $K(p) = \frac{G}{K_1} = \frac{3}{2} = 1.5$

2° FTBO(p) ?

$FTBO(p) = \frac{S'(p)}{E(p)} = K_1 \cdot K \cdot G \cdot H_1(p)$

$\Rightarrow FTBO(p) = \frac{9}{1 + 0.5p} \Rightarrow \begin{cases} k_{bo} = 9 \\ \tau_{bo} = 0.5 \end{cases}$

3° Le temps de réponse $\tau_{rs5\%}$

système à un ordre $\Rightarrow \tau_{rs5\%} = 3 \tau_{bo} = 1.5s$

4° FTBF ?

$FTBF(p) = \frac{S(p)}{E(p)} = \frac{H(p)}{1 + K(p) \cdot H(p)} = \frac{H(p)}{1 + FTBO(p)}$

$FTBF(p) = \frac{6}{1 + \tau_1 p} \Rightarrow \tau_{bf} = \frac{6}{10}$

$k_{bf} = \frac{6}{10}$, $\tau_b = \frac{\tau_1}{10} = \frac{0.5}{10}$

5° $\tau_{rs5\%} \Rightarrow$ seuil adé $\tau_{rs5\%} = \frac{3 \tau_b}{10} = \frac{\tau_{rs5\%}}{10}$

$\tau_{rs5\%} = \frac{1}{10} \cdot 1.5s = \frac{1.5}{10} = 0.15s$

système de vient rapide

6° $e(t) = E_0 u(t) \Rightarrow E(p) = \frac{E_0}{p}$

$S(p) = \frac{E_0}{p} \cdot \frac{k_{bf}}{1 + \tau_{bf} p} \Rightarrow S_f = \lim_{p \rightarrow 0} p \cdot S(p)$

$S_f = k_{bf} \cdot E_0$

$E(p) = \frac{1}{1 + FTBO(p)} \cdot E(p)$

$E_S = \lim_{p \rightarrow 0} p \cdot E(p) = \frac{E_0}{1 + k_{bf}}$

Le système non précis

$E_S = \frac{E_0}{1 + k_{bf}} \neq 0$

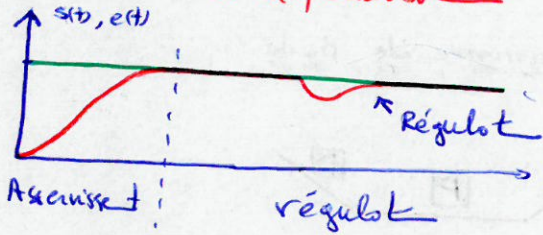
Asservissement : correct des systèmes asservis

Rôle de correct :

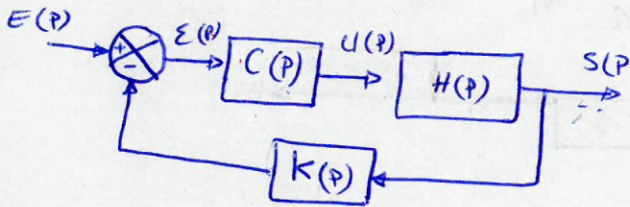
+ Améliorer l'exécution :

→ rendre le système rapide, stable et précis.

+ Améliorer la régulation du système vis-à-vis de la perturbation



Structure



\$C(P)\$: la fonction de transfert de correcteur.

correcteur : c'est la dispositif « intelligente » dans une boucle de régulation qui permet de traiter le signal d'écart \$e(t)\$ entre la consigne et la mesure de sortie en produisant un signal de correct selon le principe d'action

⇒ Action proportionnelle (P)

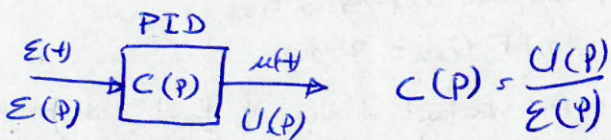
⇒ Action intégrale (I)

⇒ Action dérivée (D)

l'association des différentes act :

P, PI, PD, PID

→ Avance de phase



* Caractéristique des correcteurs

• correcteur proportionnel : P

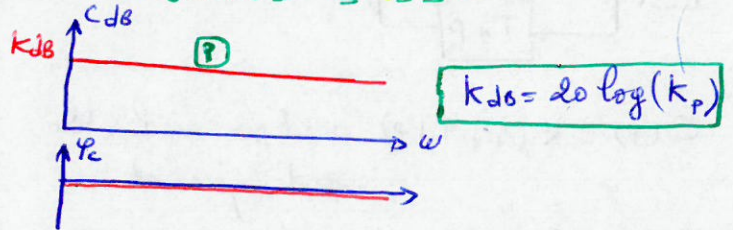
$$\begin{matrix} \varepsilon(t) \\ \varepsilon(p) \end{matrix} \rightarrow \boxed{K_p} \rightarrow \begin{matrix} u(t) \\ U(p) \end{matrix} \Rightarrow \boxed{u(t) = K_p \cdot \varepsilon(t)}$$

⇓

$$\boxed{U(p) = K_p \cdot \varepsilon(p)}$$

$$C(p) = K_p$$

⇒ Diagramme de Bode

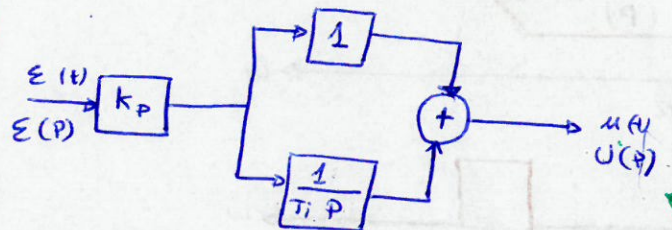


C/c ce type de correcteur :

→ augmente la précision et la rapidité

→ diminue la stabilité (on peut y avoir l'instabilité si on augmente plus \$K_p\$)

• correcteur proportionnel intégral PI



donc :

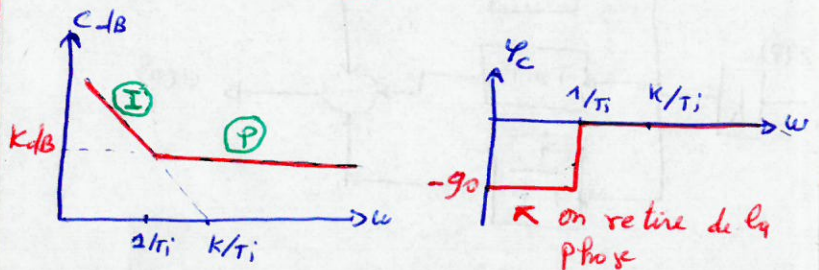
$$\boxed{u(t) = K_p \varepsilon(t) + \frac{K_p}{T_i} \int \varepsilon(t) dt}$$

$$\boxed{U(p) = K_p \left(1 + \frac{1}{T_i P} \right) \varepsilon(p)}$$

$$\Rightarrow \boxed{C(p) = K_p \frac{1 + T_i p}{T_i p}}$$

$$\boxed{C(j\omega) = K_p \frac{1 + T_i j\omega}{T_i j\omega}}$$

⇒ Diagramme de Bode

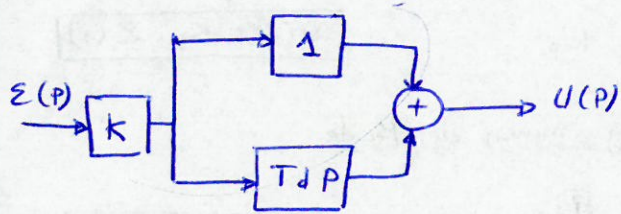


C/C : ce type de correcteur :

⊕ Annule l'énergie statique ⇒ précis

⊖ Ajoute une phase (-90°) ⇒ effet déstabilisant.

⇒ Correcteur PD : proportionnel dérivé !

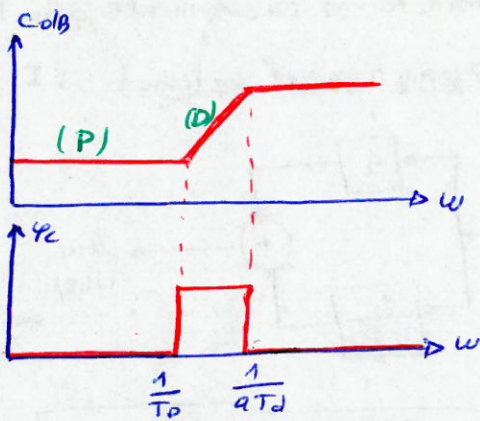


$C(p) = k(1 + T_d p)$ n'est pas réalisable pratiquement

on le remplace par correcteur avance de phase

$$C(p) = k \frac{1 + T_d p}{1 + a T_d p} \text{ avec } a < 1$$

⇒ Diagramme de Bode

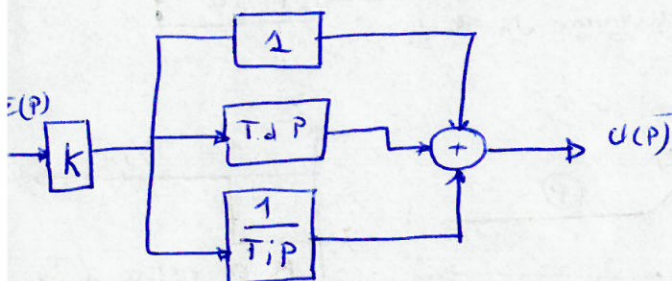


C/C / ce type de correcteur :

⇒ Augmente la marge de stabilité (Marge Phase)

⇒ ralentit le système : influence sur la rapidité

⊕ Correcteur PID



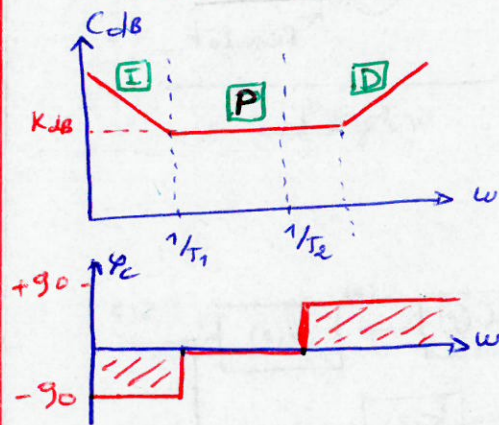
$$C(p) = k \frac{1 + T_i p + T_i T_d p^2}{T_i p}$$

$$C(p) = k \frac{(1 + T_2 p)(1 + T_1 p)}{T_i p}$$

$$\text{avec } T_{1,2} = \frac{T_i}{2} \left[1 \pm \sqrt{1 - 4T_d/T_i} \right]$$

$$\text{si } T_i \gg 4T_d$$

* Diagramme de Bode



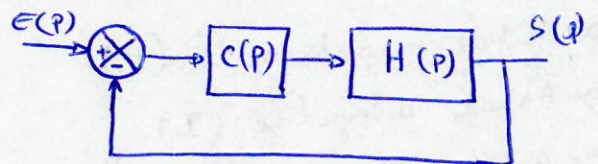
C/C : Il combine les effets de l'action

Intégrale (Annulation de l'énergie statique)

et de l'action dérivée (stabilité et rapidité)

* Méthode de correcteur

* méthode 1% Compensation des pôles par des correcteurs PI



$$C(p) = k \frac{1 + T_i p}{T_i p} \text{ et } H(p) = \frac{k_2}{1 + \tau_2 p}$$

caractéristiques :

+ l'énergie statique nulle
+ temps de réponse ⇒ trs%

en BF trs% = 30ms

• on souhaite d'avoir la fonction en boucle fermée, une fois de deux ordres

$$\begin{cases} K_1 = 2 \\ \tau_2 = 1s \end{cases}$$

IV - Correcteur avance de phase

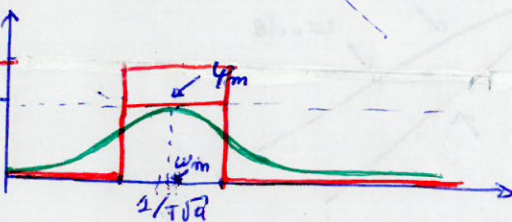
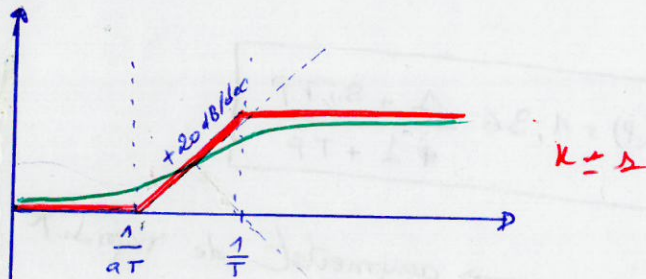
Les correcteur PI $[C(p) = k_i (1 + \frac{1}{Ti p})]$ et le PD $(C(p) = k_d (1 + T_D p))$ étant irréalisable physiquement, on leur préfère les correcteurs avance et à retard de phase.

⇒ un correcteur à avance de phase et un correcteur de fonction de transfert

$$C(p) = k \frac{1 + aTp}{1 + Tp} \text{ avec } a > 1$$

• on a $\varphi_m = \arcsin\left(\frac{a-1}{a+1}\right)$

* Diagramme de Bode.



$$C(j\omega) = \frac{1 + aTj\omega}{1 + Tj\omega} = (1 + j\frac{\omega}{\omega_a}) \left(\frac{1}{1 + j\frac{\omega}{\omega_b}} \right)$$

$$\omega_a = \frac{1}{aT} < \omega_b = \frac{1}{T}$$

- C/L : ce correcteur permet :
- ⇒ rendre le système stable
 - ⇒ augmente la rapidité

* Réglage de k, a et T

- cohérence des charges de commande :
- un marge de phase ⇒ **stabilité**
- la pulsation ω_{0dB} correspond à un gain nul
↳ **rapidité**

⇒ comment faire le calcul

① ajuster $\omega_m = \omega_{0dB}$, si cette pulsation n'est pas donnée on le choisit supérieur à ω_{0dB} de la boucle ouverte ⇒ la rapidité du système $\omega_{0dB} \uparrow \Rightarrow$ système rapide.

② la marge de phase φ_m donnée nous permet de calculer φ_m :

$$M_p = 45 = 180 + \text{Arg}(FBO(j\omega_{0dB})) + \varphi_m$$

$$\hookrightarrow \varphi_m = M_p - 180 - \text{Arg}(FBO(j\omega_{0dB}))$$

on calcule a : $a = \frac{1 + \sin \varphi_m}{1 - \sin \varphi_m}$

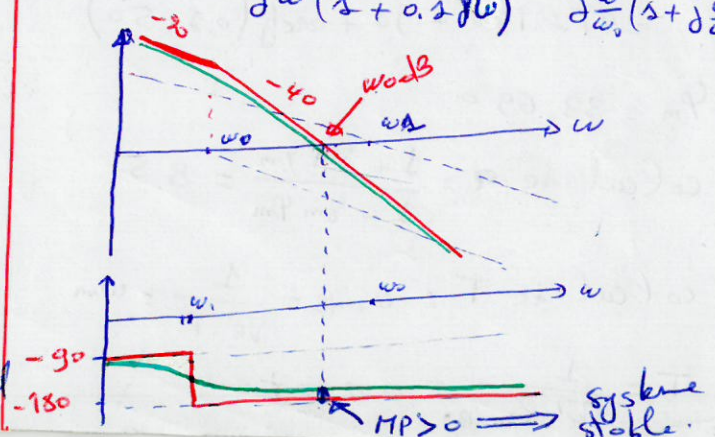
⇒ donc calcul : $T = \frac{1}{\omega_{0dB} \sqrt{a}}$

⇒ on détermine k pour $\omega_m = \omega_{0dB}$
↳ pour avoir |C.H| = 1
Ex : $FTBO(p) = \frac{100}{p(1 + 0.2p)}$ c = 1

- on souhaite :
- une marge de phase de 45°
- une pulsation de gain nul égale le $\omega_{0dB} = 50 \text{ rad/s}$

⇒ on trace tout d'abord, le diagramme de Bode :

$$FTBO(j\omega) = \frac{100}{j\omega(1 + 0.2j\omega)} = \frac{k}{j\frac{\omega}{\omega_0}(1 + j\frac{\omega}{\omega_1})}$$



systeme mm corrigé:

pour gain nul: $G_0 = 0$, $\omega_{0dB} = ?$

$$|FTBO(j\omega'_{0dB})| = 1$$

$$\frac{100}{\omega_{0dB} \sqrt{1 + (0.1 \cdot \omega_{0dB})^2}} = 1$$

$$\omega_{0dB}^2 (1 + (0.1 \cdot \omega_{0dB})^2) = (100)^2$$

$$0.01 \omega_{0dB}^4 + \omega_{0dB}^2 - (100)^2 = 0$$

$$0.01 X^2 + X - (100)^2 = 0 \quad X = \omega_{0dB}^2$$

$$\rightarrow X = 952 \text{ soit } \omega_{0dB} = 30 \text{ rad/s}$$

⇒ marge de phase?

$$MP = 180 + \text{Arg}(FTBO(j\omega_{0dB}))$$

$$MP = 180 - 90 - \arctg(0.1 \omega_{0dB})$$

$$MP = 18^\circ \Rightarrow$$

maintenant on doit dimensionner le correcteur en ce de phase:

① on $\omega_m = \omega_{0dB} = 50 \text{ rad/s}$

② calcul φ_m ?

$$MP = 180 + \text{Arg}(FTBO(j\omega_{0dB})) + \varphi_m$$

$$\varphi_m = MP - 180 + 90 + \arctg(0.1 \cdot \omega_{0dB})$$

$$= 45 - 180 + 90 + \arctg(0.1 \times 50)$$

$$\varphi_m = 33.69^\circ$$

③ calcul de $q = \frac{1 + \sin \varphi_m}{1 - \sin \varphi_m} = 3.5$

4/ calcul de T : $\omega_{0dB} = \frac{1}{\sqrt{q} \cdot T} = \omega_m$

$$T = \frac{1}{\sqrt{q} \cdot \omega_{0dB}} = 0.0107 \text{ s}$$

5/ on calcule k pour avoir un gain nul à $\omega = \omega_{0dB} = 50 \text{ rad/s}$

$$FTBO(j\omega) = k \frac{1 + qTj\omega}{1 + Tj\omega} \times \frac{100}{j\omega(1 + j0.1\omega)}$$

$$G = 20 \log k + 20 \log \left| \frac{\sqrt{1 + (qT\omega)^2}}{\sqrt{1 + (T\omega)^2}} \right| + 20 \log \left(\frac{100}{\omega \sqrt{1 + 0.01\omega^2}} \right)$$

⇒

$$G = 20 \log k + 20 \log |q| + 20 \log \left(\frac{100}{\omega_{0dB} \sqrt{1 + (0.1\omega_{0dB})^2}} \right)$$

$$G = 20 \log k + 5.44 - 8.13 = 0$$

$$k = 10^{+ \frac{8.13 - 5.44}{20}} = 1.36$$

$$\Rightarrow C(P) = 1.36 \frac{1 + 3.5TP}{1 + TP}$$

