Compétences visées:

- **B2-01** Identifier le comportement d'un système pour l'assimiler à un modèle canonique, à partir d'une réponse temporelle ou fréquentielle.
- **B2-02** Établir un modèle de comportement à partir de relevés expérimentaux.
- **B2-05** Déterminer les fonctions de transfert du système en boucle ouverte et en boucle fermée.
- **B2-59** Écrire un schéma bloc du système.
- **B2-62** Caractériser la stabilité (marges de stabilité).
- **B2-63** Justifier une simplification du modèle.
- **B2-64** Déterminer l'influence du gain et de la classe de la fonction de transfert en boucle ouverte sur la précision et la rapidité.
- **B2-65** Mener une démarche de réglage d'un correcteur pour obtenir les performances attendues.
- **C1-11** Déterminer à partir d'un schéma bloc ou d'une fonction de transfert les grandeurs caractérisant les performances du modèle.
- C1-12 Tracer une réponse temporelle ou fréquentielle.

Sommaire

- 1 Objectifs
- 2 Rappels sur la modélisation des SLCI
 - 2-1 Modèles de connaissance et de comportement
 - 2-2 Linéarité d'un système
 - 2-3 Identification d'un modèle de comportement dans le domaine temporel
 - 2.4 Identification d'un modèle de comportement dans le domaine

3 - Rappels sur les performances des SLCI

- 3-1 Stabilité
- 3-2 Rapidité
- 3-3 Précision
- 3-4 Système idéal compromis sur les performances

4 - Correction avec correcteur Proportionnel

- 4-1 Introduction sur la correction proportionnelle
- 4-2 Inuence d'une correction proportionnelle
- 4-3 Conclusion sur l'action proportionnelle

Sommaire

5 - Correction avec correcteur Proportionnel Intégral

- 5-1 Introduction sur la correction intégrale
- 5-2 Influence d'une correction intégrale

6 - Correction avec correcteur Proportionnel Dérivé

- 6-1 Introduction sur la correction dérivée
- 6-2 Influence d'une correction dérivée
- 6.3 Conclusion sur l'action dérivée

7 - Correction avec correcteur Proportionnel Intégral Dérivé

- 7-1 Introduction sur la correction proportionnelle intégrale dérivée
- 7-2 Conclusion sur l'action proportionnelle intégrale dérivée

8 - Correction avec Retard ou Avance de Phase

- 8-1 Introduction sur la correction avec retard ou avance de phase
- 8-2 Influence d'une correction avec retard ou avance de phase
- 8-3 Conclusion sur l'action avance ou retard de phase

9- Synthèse sur les correcteurs

10 - Critères de détermination des paramètres d'un correcteur

- 10-1 Systèmes du 1er ordre
- 10-2 Systèmes du 2ème ordre

1 – Objectifs

L'amélioration des performances des SLCI consiste à déterminer un correcteur adapté dans le but de satisfaire les exigences d'un cahier des charges. Aucune étude systématique n'est possible, car chaque système possède ses propres caractéristiques, et les exigences à satisfaire diffèrent aussi.

Cependant, il est possible d'analyser les **avantages** et les **inconvénients** de **chaque correcteur** sur les performances globales d'un système, en vue de les choisir et de déterminer leurs paramètres.

La détermination des paramètres d'un correcteur est basée sur la connaissance d'un modèle d'un système.

Plus le modèle du système sera précis (au sens, proche de la réalité), plus les performances mesurées en boucle fermée seront proches de celles obtenues par simulation.

2 - Rappels sur la modélisation des SLCI

2.1 Modèles de connaissance et de comportement

Définition: Modèle de connaissance

Un modèle de connaissance est un modèle d'un système basé sur les équations généralement issues de la physique.

Il est bien évidemment assujetti aux hypothèses, supposées vérifiées.

Définition: Modèle de comportement

Un modèle de comportement est un modèle d'un système basé sur sa réponse expérimentale, temporelle ou fréquentielle.

Il est lui aussi assujetti aux hypothèses (de linéarité notamment).

2-2 Linéarité d'un système

Important! Un système est dit linéaire s'il vérifie les propriétés de proportionnalité et de superposition

Dans le cadre de cette **hypothèse de linéarité**, si un système possède plusieurs entrées (Figure 1 avec 2 entrées), il est **possible d'écrire** que la **sortie est une combinaison linéaire des en**trées, dont les coefficients sont les fonctions de transfert.

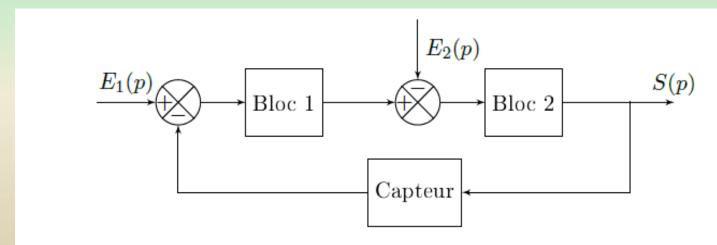


Figure 1 – Schéma-blocs fonctionnel d'un système à 2 entrées et 1 sortie

Important!

Du fait de la **linéarité du modèle**, on peut écrire dans le cas de **2 entrées** $(E_1(p))$ et $E_2(p)$ et **une sortie** $E_1(p)$ et $E_2(p)$ et une sortie $E_1(p)$ et une sortie E_1

$$H_1(p) = \frac{S(p)}{E_1(p)} \Big|_{E_2(p)=0} = \frac{S(p)}{E_1(p)}$$
 et $H_2(p) = \frac{S(p)}{E_2(p)} \Big|_{E_1(p)=0} = \frac{S(p)}{E_2(p)}$

2-3 Identification d'un modèle de comportement dans le domaine temporel Le seul critère pour procéder au choix d'un modèle du premier ou du second ordre (ou supérieur) est la pente de la tangente à l'origine. Si elle est non nulle, alors il est possible de modéliser le système par un premier ordre ; dans le cas contraire (tangente à l'origine horizontale), il est possible de modéliser le système par un ordre supérieur ou égal à 2.

2.3.1 Modèle de comportement d'un système de premier ordre passe-bas Pour un **système du 1er ordre** du type passe-bas, la fonction de transfert s'écrit :

$$H(p) = \frac{K}{1 + \tau p}$$

Le **gain statique K** est déni par :

$$K = \frac{s(t = +\infty) - s(t = 0)}{e(t = +\infty) - e(t = 0)}.$$

Trois méthodes sont à notre disposition pour **identifier** la **constante de temps** d'un système du **premier ordre** du type passe-bas à partir de sa réponse indicielle :

- l'intersection de la tangente à l'origine avec l'asymptote de la valeur à convergence en t = ;
- le temps de réponse à 5% en $t_{5\%}$ = 3 τ ;
- le temps de réponse à 63% en $t = \tau$.

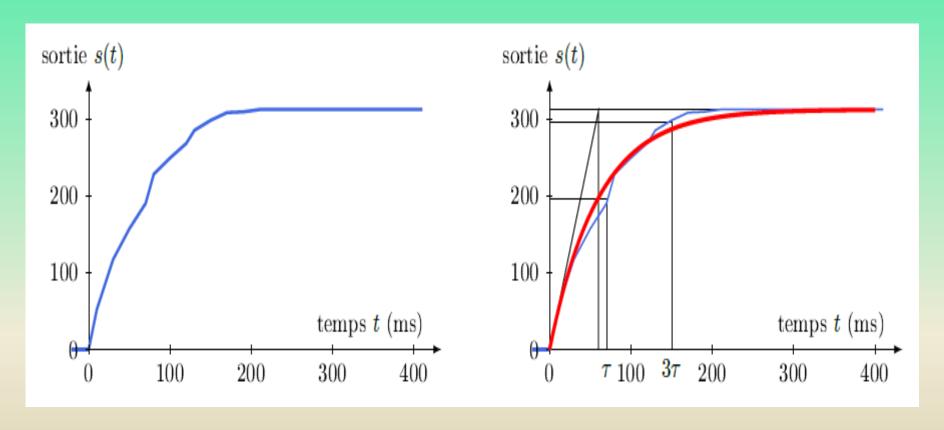


Figure 2 Identification d'un modèle de comportement d'un système du premier ordre

2.3.2 Modèle de comportement d'un système du second ordre passe-bas

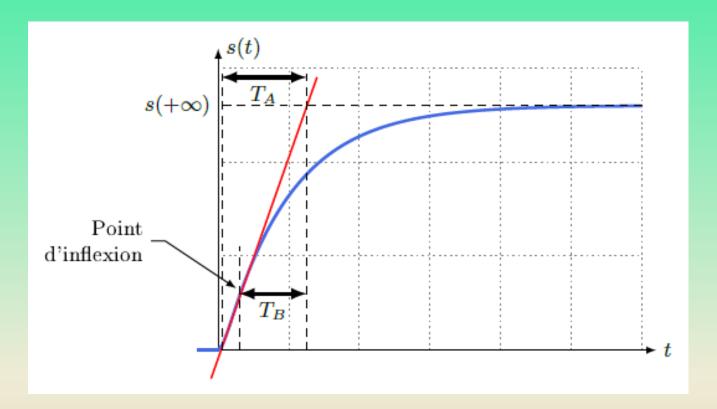
Sans dépassement : De nombreuses méthodes existent afin d'identifier les systèmes du second ordre qui ne présentent pas de dépassement pour leurs réponses indicielles.

Parmi les plus connues et utilisées, on retiendra la méthode de Strejc-Broïda, détaillée ci-dessous. Cette méthode **n'est valable** bien évidemment que pour des **systèmes d'ordre supérieur ou égale à 2**, ne présentant **aucun dépassement** pour leur réponse indicielle.

Dans le cas d'un **système du second ordre sans dépassement**, la fonction de transfert dans le domaine de Laplace s'écrit :

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

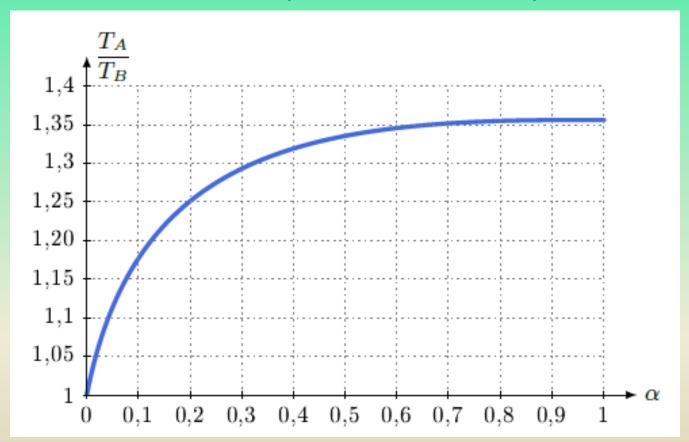
L'obtention d'un modèle de comportement consiste donc à déterminer les **3 paramètres** du modèle **K**, τ et α .



<u>Figure 3</u> Identification d'un modèle de comportement d'un 2^e ordre sans dépassement

La constante de temps au est telle que $au = \frac{T_B}{1+lpha}$

Le paramètre α est déterminé à partir de la courbe ci-après



<u>Figure 4</u> Abaque de Strejc-Broïda d'un système du second ordre sans dépassement

Avec dépassement(s) :

Lorsqu'il y a présence de dépassement(s), un modèle de comportement possible est tel que la **fonction de transfert** du système s'écrit :

$$H(p) = \frac{S(p)}{E(p)} = \frac{K}{1 + \frac{2\xi}{\omega_0}p + \frac{1}{\omega_0^2}p^2} \quad \text{avec} \quad \xi < 1$$

Le gain statique K est déni par :

$$K = \frac{s(t = +\infty) - s(t = 0)}{e(t = +\infty) - e(t = 0)}.$$

Les paramètres du modèle ξ et ω_0 sont déterminés à partir des abaques de la figure ci-après.

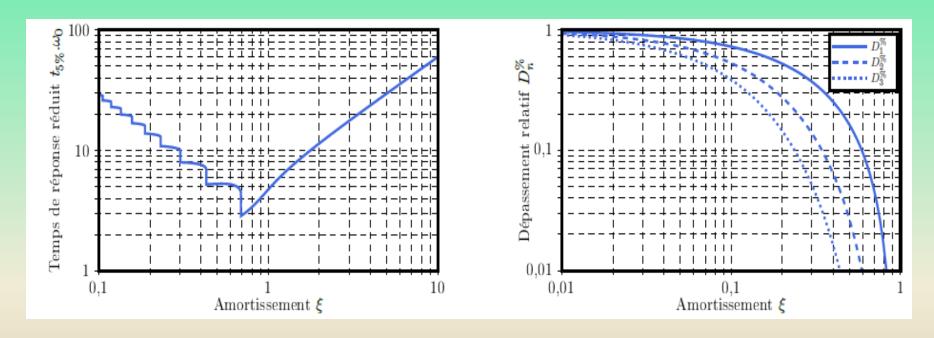


Figure 5 Abaques du temps de réponse réduit $(\mathbf{t}_{5\%}, \boldsymbol{\omega}_0)$ et des dépassements relatifs $(\mathbf{D}_k\%)$

Propriétés remarquables de la réponse indicielle d'un second ordre passe-bas

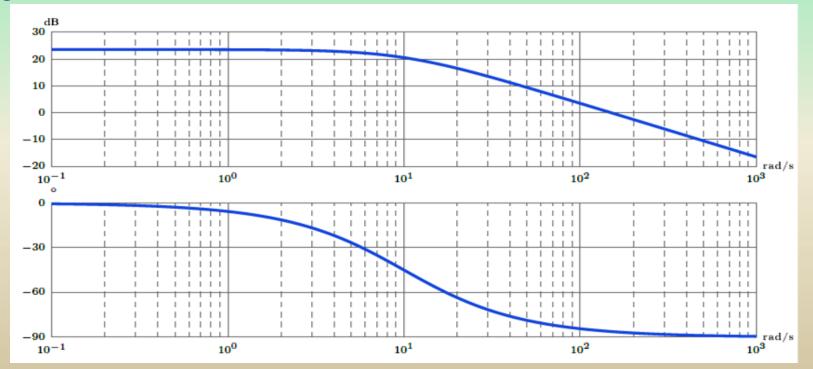
Temps du $k^{\text{ième}}$ dépassement	$t_k = \frac{k\pi}{\omega_0 \sqrt{1 - \xi^2}}$
Amplitude du $k^{\mathrm{i\grave{e}me}}$ dépassement	$D_k = KE_0 e^{-\frac{\xi k\pi}{\sqrt{1-\xi^2}}}$
Pseudo-pulsation	$\omega_a = \omega_0 \sqrt{1 - \xi^2}$
Pseudo-période	$T_a = \frac{2\pi}{\omega_a} = \frac{2\pi}{\omega_0 \sqrt{1 - \xi^2}}$

2-4 Identification d'un modèle de comportement dans le domaine fréquentiel

Dans une démarche d'identification d'un modèle de comportement, il est aussi
possible de procéder à un essai fréquentiel du système étudié. Cette méthode ne
fournit pas plus d'informations qu'une réponse indicielle, mais peut permettre
d'affiner un modèle notamment proche de la résonance si elle existe.

2.4.1 Modèle de comportement d'un système du premier ordre passe-bas

Le diagramme de Bode d'un système du premier ordre est tel que représenté sur la
Figure ci-dessous.



Propriétés remarquables de la répons fréquentielle d'un premier ordre passe-bas

Gain statique K	$20\log K = \lim_{\omega \to 0} G_{db}(\omega)$
Gain en $\omega = \omega_0$	$G_{db}(\omega = \omega_0) = 20 \log K - 3 \mathrm{dB}$
Phase en $\omega = \omega_0$	$\varphi(\omega=\omega_0)=-\frac{\pi}{4}$

2.4.2 Modèle de comportement d'un système du second ordre passe-bas

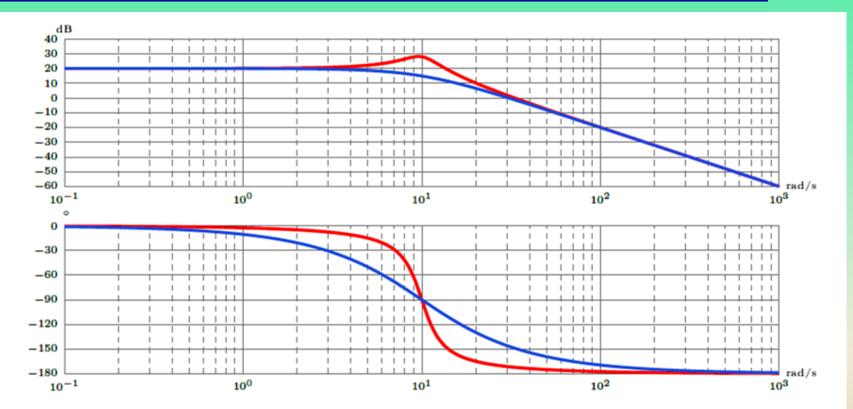


FIGURE 9 – Diagrammes de Bode d'un système du second ordre avec ξ inférieur et supérieur à $\frac{\sqrt{2}}{2}$

Les diagrammes de Bode d'un système du second ordre passe-bas avec coefficient d'amortissement ξ supérieur (en bleu) ou inférieur à $\frac{\sqrt{2}}{2}$ (en rouge) sont représentés sur la Figure 9.

Propriétés remarquables de la réponse fréquentielle d'un second ordre passe-bas

Gain statique K	$20\log K = \lim_{\omega \to 0} G_{db}(\omega)$
Pulsation de résonance ω_r	$\omega_r = \omega_0 \sqrt{1 - 2\xi^2} \text{ si } \xi \le \frac{\sqrt{2}}{2}$
Gain en $\omega = \omega_r$	$G_{dB}(\omega = \omega_r) = 20 \log \frac{K}{2\xi\sqrt{1-\xi^2}}$
Gain en $\omega = \omega_0$	$G_{dB}(\omega = \omega_0) = 20 \log \frac{K}{2\xi}$
Phase en $\omega = \omega_0$	$\varphi(\omega=\omega_0)=-\frac{\pi}{2}$

2.4.3 Diagrammes de Bode asymptotiques des fonctions de transfert usuelles

Fonction de transfert	Diagramme de gain	Diagramme de phase
$H(p) = \frac{1}{p}$	G_{dB} 0 1 ω $-20\mathrm{dB/dec}$	$ \begin{array}{c c} \varphi \\ 0 \\ -\frac{\pi}{2} \end{array} $
H(p) = p	G_{dB} 0 U	$+\frac{\varphi}{\frac{\pi}{2}}$ 0 $\longrightarrow \omega$
$H(p) = \frac{K}{1 + \tau p}$	G_{dB} 0 $1/\tau$ ω $-20\mathrm{dB/dec}$	$ \begin{array}{c c} \varphi \\ 0 \\ -\frac{\pi}{2} \end{array} $

2.4.3 Diagrammes de Bode asymptotiques des fonctions de transfert usuelles

Fonction de transfert	Diagramme de gain	Diagramme de phase
$H(p) = 1 + \tau p$	G_{dB} 0 $1/\tau$ $20 \mathrm{dB/dec}$ ω	$ \begin{array}{c c} \varphi \\ +\frac{\pi}{2} \\ 0 \\ \hline 1/\tau \end{array} $
$H(p) = \frac{K}{1 + \frac{2\xi}{\omega_0}p + \frac{1}{\omega_0^2}p^2}$ avec $\xi \le 1$	G_{dB} 0 ω_0	$ \begin{array}{c} \varphi \\ 0 \\ -\pi \end{array} $
$H(p) = 1 + \frac{2\xi}{\omega_0}p + \frac{1}{\omega_0^2}p^2$ $\text{avec } \xi \le 1$	G_{dB} $+40 \text{ dB/dec}$ 0 ω_0	$ \begin{array}{c} \varphi \\ +\pi \\ 0 \\ \end{array} $ $ \omega_0 $

3 - Rappels sur les performances des SLCI

Les **performances** des systèmes linéaires continu et invariant (SLCI) sont dénies sur les critères de **stabilité**, de **précision** et de **rapidité**.

La **stabilité** est **primordiale**, et il est nécessaire de s'assurer de celle-ci avant tout, car **en cas d'instabilité**, les **2 autres performances n'ont pas de sens**.

Bien qu'il existe **3 domaines d'étude** des SLCI (**temporel, Laplace et fréquentiel**), ceux-ci sont identiques, et si une performance est vérifiée dans un domaine, elle le sera aussi dans les 2 autres.

Il est donc nécessaire de **choisir le domaine le plus approprié** afin de répondre à l'objectif visé.

Les études des performances des SLCI dans le domaine temporel se résument souvent à une analyse de la réponse indicielle (entrée du type échelon) ou une rampe ; quant à celles dans le domaine fréquentiel, elles sont basées sur l'analyse du diagramme de Bode (réel ou asymptotique) et/ou Black.

3-1 Stabilité

3.1.1 Dans le domaine temporel

Un système linéaire continu et invariant peut être décrit dans le domaine temporel par l'équation différentielle à coefficients constants :

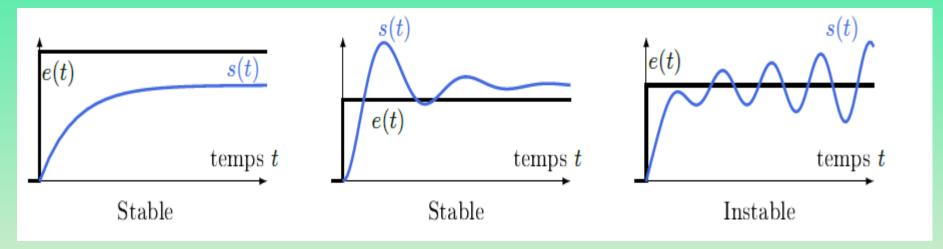
$$b_n \frac{d^n s(t)}{dt^n} + b_{n-1} \frac{d^{n-1} s(t)}{dt^{n-1}} + \dots + b_1 \frac{ds(t)}{dt} + b_0 s(t) = a_m \frac{d^m e(t)}{dt^m} + a_{m-1} \frac{d^{m-1} e(t)}{dt^{m-1}} + \dots + a_1 \frac{de(t)}{dt} + a_0 e(t)$$

Pour que ce système ait une signification physique (au sens causal), il est obligatoire que le degré de dérivation sur la grandeur de sortie (n) soit supérieure ou égal au degré de dérivation sur la grandeur d'entrée (m). On doit donc avoir $n \ge m$ où n est l'ordre du système.

Définition

Un système (SLCI) est stable, si pour une entrée bornée, la sortie est bornée.

Réponses indicielles de systèmes stables et instables dans le domaine temporel



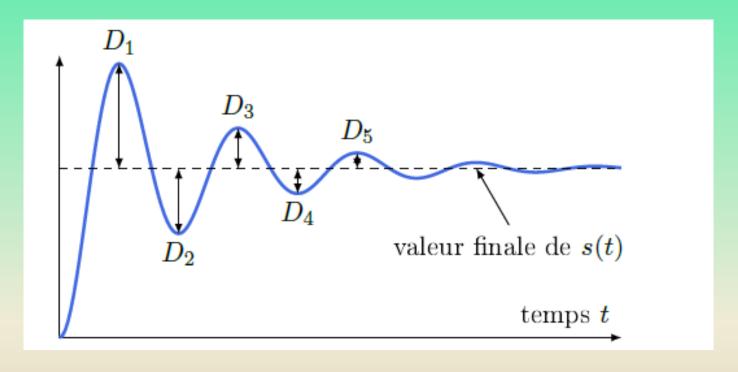
Il apparaît clairement que la définition précédente n'est pas suffisante pour définir la stabilité. Il est donc nécessaire de définir un critère spécifique pour quantifier la stabilité.

Celui-ci est le taux de dépassement relatif (en pourcentage) du ou des premiers dépassements. Il caractérise l'amplitude de la k^{ième} oscillation et est déni par :

$$D_k\% = 100 \times \left| \frac{s(t_k) - s_\infty}{s_\infty} \right|$$

avec $s(t_k)$ l'amplitude du $k^{ième}$ dépassement et s_{∞} la valeur à convergence (asymptotique) de la réponse.

Définition et numérotation des dépassements



3.1.2 Dans le domaine de Laplace

Un système linéaire continu et invariant peut être décrit dans le domaine de Laplace, de variable p, par sa fonction de transfert H(p) dénie par :

$$H(p) = \frac{S(p)}{E(p)} = \frac{a_m p^m + a_{m-1} p^{m-1} + \dots + a_1 p + a_0}{b_n p^n + b_{n-1} p^{n-1} + \dots + b_1 p + b_0} = \frac{K N(p)}{p^{\alpha} D(p)} \quad \text{avec} \quad N(0) = D(0) = 1$$

Important!

Un système (SLCI) est stable, si tous les pôles de sa fonction de transfert H(p) sont à parties réelles strictement négatives.

Remarque Pôles et zéros

Les **pôles** d'une fonction de transfert sont les racines du polynôme du **dénominateur.** Les **zéros** d'une fonction de transfert sont les racines du polynôme du **numérateur**.

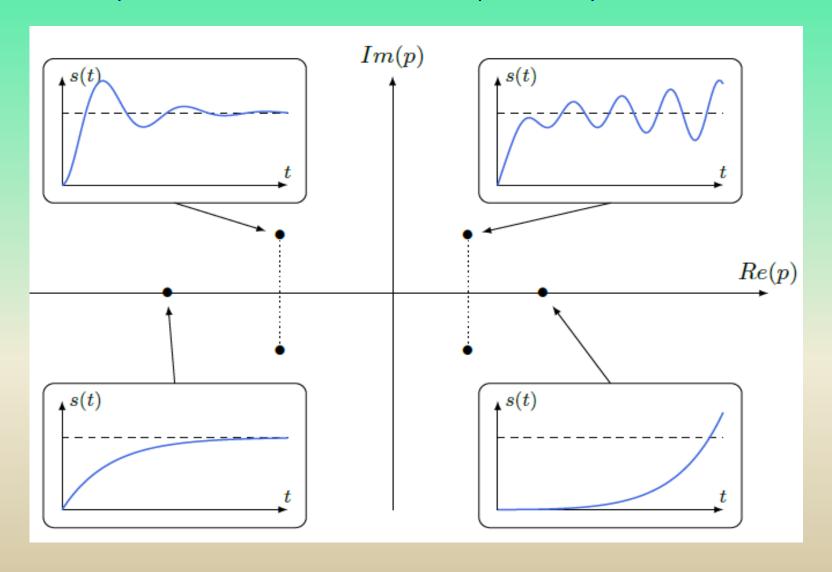
Important!

La classe d'une fonction de transfert correspond au nombre d'intégrateurs purs dans celle-ci.

Remarque Systèmes du premier et second ordre

Un système du 1er ou du 2e ordre est inconditionnellement stable si tous les coefficients devant chaque monôme du polynôme du dénominateur sont non nuls et de mêmes signes (Attention : ce n'est valable que pour des systèmes d'ordre 1 et 2!!!).

Position des pôles d'une fonction de transfert pour des systèmes stable et instable



3.1.3 Dans le domaine fréquentiel

Un système linéaire continu et invariant peut être décrit dans le domaine fréquentiel (harmonique), de variable j ω , par sa fonction de transfert complexe (appelée aussi transmittance isochrone) H (j ω) définie par :

$$\underline{H}(j\omega) = \frac{\underline{S}(j\omega)}{\underline{E}(j\omega)} = \frac{a_m (j\omega)^m + a_{m-1} (j\omega)^{m-1} + \dots + a_1 (j\omega) + a_0}{b_n (j\omega)^n + b_{n-1} (j\omega)^{n-1} + \dots + b_1 (j\omega) + b_0}$$

Important! Critère du revers dans le plan de Bode

Un système (SLCI) est stable en boucle fermée, si la **marge de gain MG** et la **marge de phase Mφ** de la FTBO sont **strictement positives**.

À retenir Critère du revers dans le plan de Bode

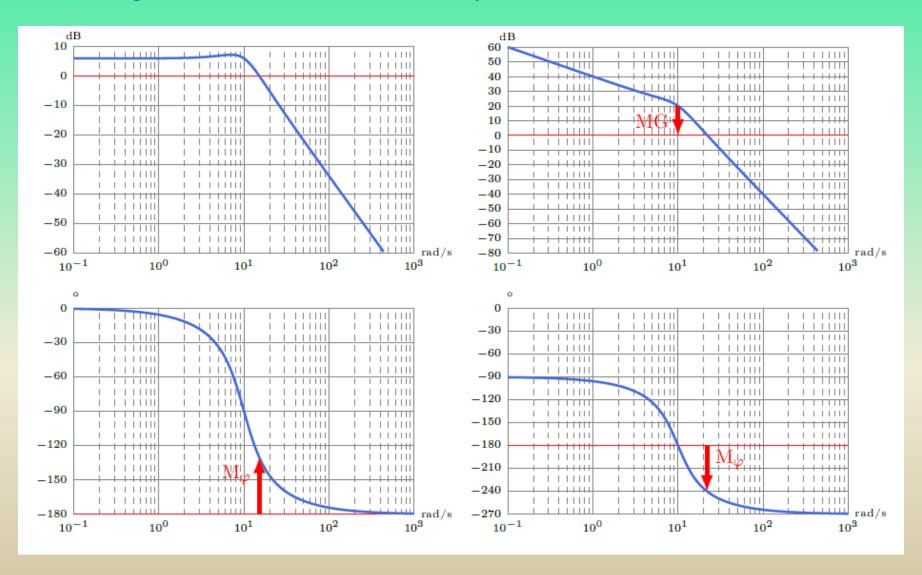
<u>Important!</u> Critère du revers dans le plan de Black

Un système (SLCI) est **stable en boucle fermée** si, en décrivant le lieu de transfert dans le plan de Black de FTBO, **on laisse le point critique (-180°; 0 dB) sur la droite.**

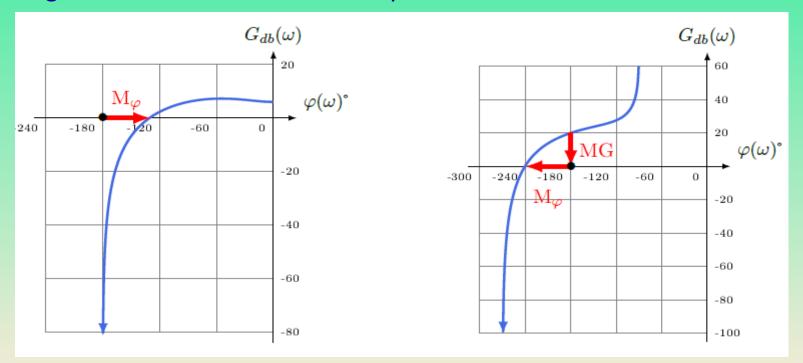
Important! Marges de gain et de phase

- La marge de gain MG est dénie par MG = -20 log H($\omega = \omega_{-180^{\circ}}$) où $\omega_{-180^{\circ}}$ est la pulsation pour laquelle la phase de la FTBO vaut précisément -180°.
- La marge de phase M ϕ est dénie par M ϕ = 180 + ϕ (ω = ω _{0dB}) où ω _{0dB} est la pulsation pour laquelle le gain (en dB) de la FTBO est nul.

Diagrammes de Bode de FTBO de systèmes stable et instable en BF



Diagrammes de Black de FTBO de systèmes stable et instable en BF



Attention!

On étudie la FTBO pour conclure sur la stabilité de la boucle fermée.

Remarque Marge de gain infinie

Par convention, lorsque la pulsation pour laquelle la phase de la FTBO vaut -180° n'existe pas, on fixe la marge de gain à MG = $+\infty$

3-2 Rapidité

3.2.1 Dans le domaine temporel

La **rapidité** d'un système dans le domaine temporel est définie par le **critère du temps de réponse à 5%.** D'autres critères existent, tels que le temps de montée t_m , le temps du 1^{er} pic . . . , mais sont peu utilisés.

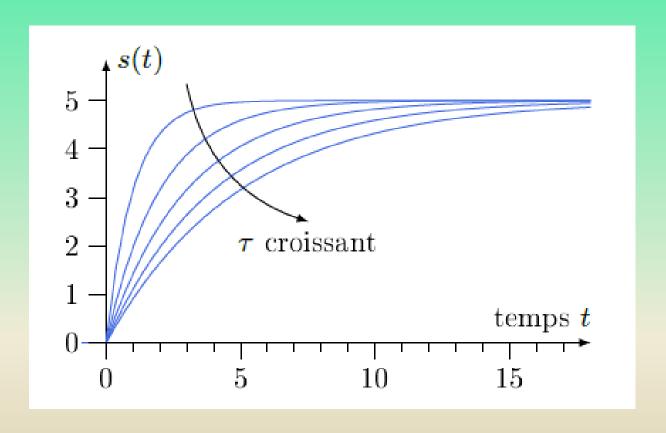
Remarque

Lorsque 2 systèmes du 1er ordre avec des constantes de temps respectives τ_1 et τ_2 sont en cascade (série), parfois il est d'usage de simplifier le modèle si une des constantes de temps est très supérieure à l'autre ($\tau_1 >> \tau_2$). L'ordre de grandeur permettant d'émettre **l'hypothèse d'une simplification**

est lorsque le **rapport** $\tau_1 / \tau_2 \ge 10$

On parle alors de simplification du modèle ou de pôle dominant

Illustration de la rapidité d'un système dans le domaine temporel



3.2.2 Dans le domaine de Laplace

Important! Rapidité d'un système du 1er ordre

Pour un système du 1er ordre déni par $H(p) = \frac{K}{1 + \tau n}$

$$H(p) = \frac{K}{1 + \tau p}$$

(de constante de temps τ), le temps de réponse à 5% est tel que $t_{5\%}$ = 3τ . À retenir Rapidité d'un système du 1er ordre

Important! Rapidité d'un système du 1er ordre

Pour un système du 2e ordre, de coefficient d'amortissement ξ et de pulsation propre du système non amorti ω_0 déni par $H(p) = \frac{K}{1 + \frac{2\xi}{\omega_0}p + \frac{1}{\omega_0^2}p^2}$

, le temps de réponse à 5% se lit sur l'abaque du temps de réponse réduit $(t_{5\%}.\omega_0)$ Figure 17.

- Un système du 2^e ordre est le **plus rapide** si son coefficient d'amortissement ξ ≈ 0,69. Dans ce cas, il y a présence d'un seul dépassement.
- Un système du 2^e ordre est le plus rapide sans dépassement si son coefficient d'amortissement $\xi = 1$.

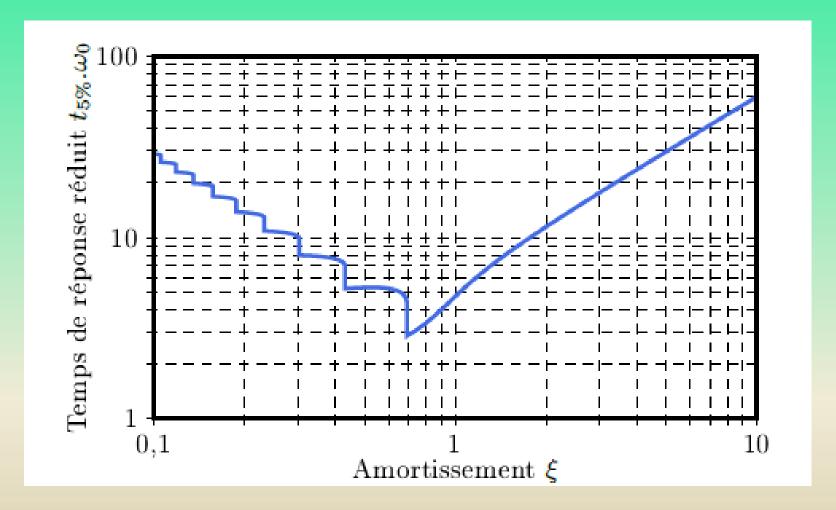


Figure 17 - Abaque du temps de réponse réduit

3.2.3 Dans le domaine fréquentiel

La rapidité d'un système dans le domaine fréquentiel est définie par la bande passante.

On définit généralement 2 types de bande passante, celle à - 3 dB (très souvent utilisée) et celle à **0 dB** (rarement). Par abus de langage, lorsque l'on parle de bande passante, il s'agit de celle à - 3 dB.

La bande passante à - 3 dB d'un système correspond à l'intervalle de fréquence (ou de pulsation) pour laquelle le gain est supérieur ou égal au gain asymptotique - 3 dB.

Remarque Rapidité d'un système du 1^{er} ordre

Pour un système du 1^{er} ordre défini par $H(p) = \frac{K}{1 + \tau n}$

$$H(p) = \frac{K}{1 + \tau p}$$

la bande passante à - 3 dB est telle que $\mathrm{BP}_{-3\,\mathrm{dB}} = \left[0; \frac{1}{\tau}\right].$

3-3 Précision

La **précision** permet de **caractériser si le système réalise bien l'effet souhaité**. Pour cela on peut quantifier **l'erreur ε(t).**

Pour un système d'entrée de consigne $e_c(t)$ et de sortie s(t), l'erreur est dénie par $\varepsilon(t) = e_c(t) - s(t)$.

L'écart E(t) permet de caractériser la différence entre la consigne adaptée (par un bloc adaptateur par exemple) e(t) et la mesure réalisée par un capteur m(t). Il est défini par E(t) = e(t) - m(t).

C'est cet écart qui entre dans le bloc correcteur.

Important! Erreur statique

On appelle erreur statique, notée ε_s , la différence entre la sortie et l'entrée de consigne, lorsque le temps tend vers l'infini, pour une entrée de consigne du type échelon. On a alors :

$$\varepsilon_S = \lim_{t \to +\infty} \varepsilon_S(t) = \lim_{t \to +\infty} e_c(t) - s(t)$$

Important! Erreur de trainage

On appelle erreur de traînage, notée ϵ_T , la différence entre la sortie et l'entrée de consigne, lorsque le temps tend vers l'infini, pour une entrée de consigne du type rampe. On a alors :

$$\varepsilon_T = \lim_{t \to +\infty} \varepsilon_T(t) = \lim_{t \to +\infty} e_c(t) - s(t)$$

<u>Définition</u> Retard de traînage

On appelle **retard de traînage R_T**, la **durée entre 2 instants définis** par une **même valeur de l'entrée et de la sortie**, dans le cas d'une **entrée de consigne du type rampe**.

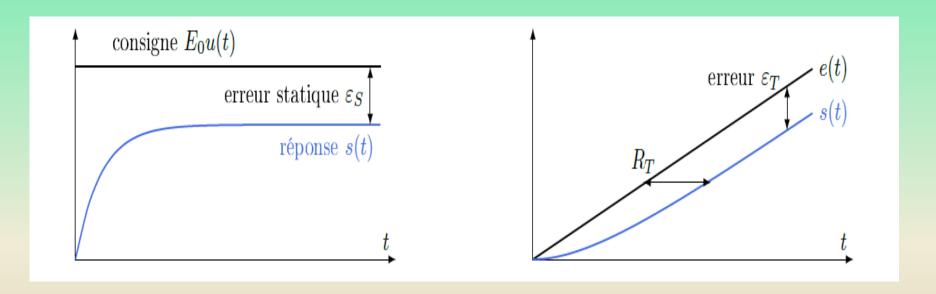


Figure ci-dessus:

Erreur statique ε_S , erreur de trainage (ou de poursuite) ε_T et retard de traînage R_T

3.3.2 Dans le domaine de Laplace

Pour caractériser la précision dans le domaine de Laplace, il est nécessaire d'utiliser le théorème de la valeur finale d'une grandeur x(t).

Définition : Théorème de la Valeur Finale

Le **Théorème de la Valeur Finale** (TVF) appliqué à une grandeur x(t) de

transformée de Laplace X(p) s'écrit :

$$X = \lim_{t \to +\infty} x(t) = \lim_{p \to 0} pX(p)$$

Par conséquent, pour un système de fonction de transfert $H(p) = \frac{S(p)}{E(n)}$

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

$$s(t \to +\infty) = \lim_{t \to +\infty} s(t) = \lim_{p \to 0} pS(p) = \lim_{p \to 0} pH(p)E(p)$$

Définition :Théorème de la Valeur Initiale

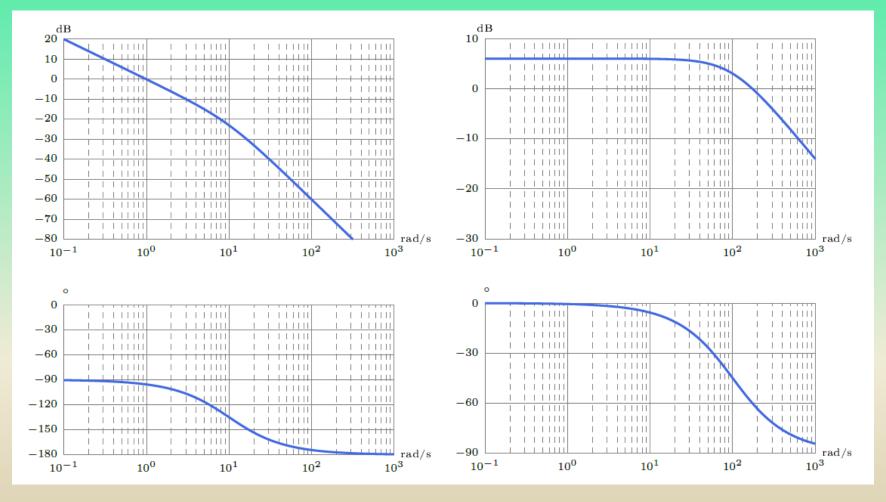
Il existe aussi un théorème de la valeur initiale (TVI), afin de prévoir le comportement d'une grandeur x(t) lorsque t tend vers 0.

$$X_0 = \lim_{t \to 0} x(t) = \lim_{p \to +\infty} pX(p)$$

Attention!

Ces théorèmes ne peuvent s'appliquer que si le système est stable !!!

3.3.3 Dans le domaine fréquentiel



Systèmes précis et non précis dans le domaine fréquentiel (plan de Bode)

La **précision** d'un système est **caractérisée** par **son gain statique** dans le domaine fréquentiel. $H(\dot{a},\dot{b}) = \frac{S}{2}$

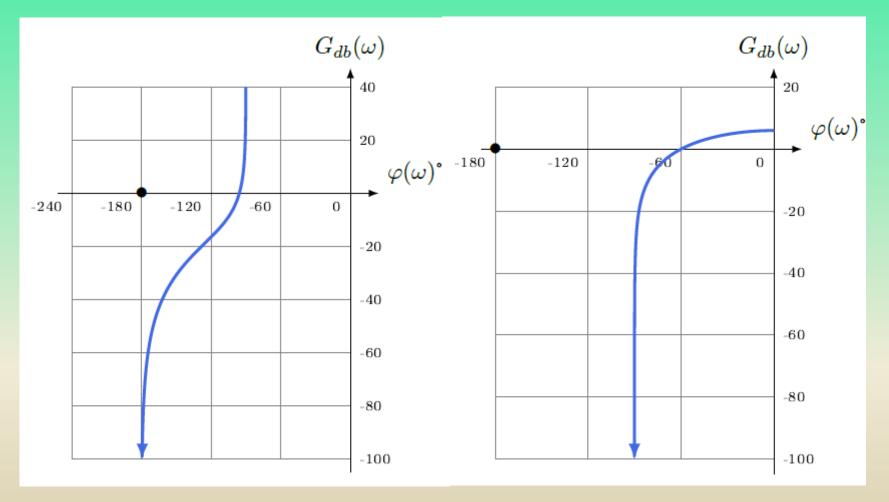
En effet, pour un système de fonction de transfert complexe $\underline{H}(j\omega) = \frac{\underline{S}(j\omega)}{E(j\omega)}$

soumis à un échelon de consigne d'amplitude E_0 , si son gain statique ($\omega \rightarrow 0$) est unitaire, cela signifie que la sortie tendra vers la consigne (erreur statique nulle).

Dans le cadre de l'étude d'un système en boucle ouverte, il est possible de conclure sur sa précision en boucle fermée.

En effet, pour que le système soit précis en boucle fermée, il suffit que le gain statique ($\omega \rightarrow 0$) de la fonction de transfert en boucle ouverte soit infini.

Cela est **obtenu** avec la **présence** d'un (ou de plusieurs) **intégrateur(s) pur(s)** dans la fonction de transfert de la boucle ouverte (caractérisée par la classe de la FTBO).



Systèmes précis et non précis dans le domaine fréquentiel (plan de Black)

3-4 Système idéal - compromis sur les performances

Le **système idéal** est un système dont les performances sont, une **très grande stabilité**, un système **extrêmement rapide**, et **précis**, quelque soit l'entrée (de consigne et/ou de perturbation). Malheureusement, ce système n'existe pas, et des compromis entre les 3 performances sont nécessaires. Celles-ci sont répertoriées dans la diagramme des exigences ou dans un cahier des charges fonctionnel.

Afin d'améliorer certaines performances des systèmes, on place un bloc Correcteur (Figure 22) permettant de corriger les défauts de performances. Celui-ci doit être dimensionné afin de satisfaire le cahier des charges fonctionnel.

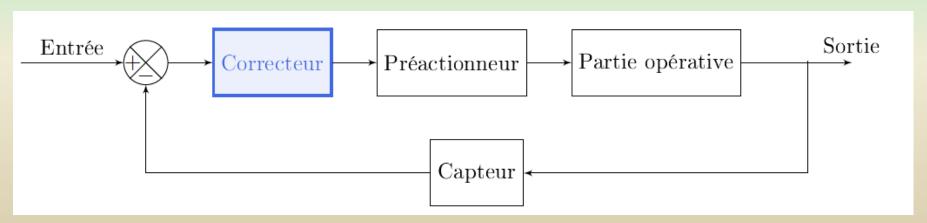


Schéma-blocs d'un système avec bloc Correcteur

De nombreux correcteurs existent, permettant chacun d'améliorer une ou 2 performances, sans trop dégrader les autres performances.

Nous tâcherons d'étudier et d'analyser l'influence des paramètres de chaque correcteur sur les performances globales du système.

Les correcteurs à notre disposition sont les correcteurs du type :

- Proportionnel (P);
- Proportionnel Intégral (PI);
- Proportionnel Dérivé (PD);
- Proportionnel Intégral Dérivé (PID);
- à Avance ou Retard de Phase (AP ou RP).

4 - Correction avec correcteur Proportionnel

4-1 Introduction sur la correction proportionnelle

Les correcteurs du type Proportionnel permettent d'amplifier d'un coefficient K (K > 0) l'écart $\varepsilon(t)$ entre la consigne et la mesure de la grandeur à asservir, tels que $u(t) = K.\varepsilon(t)$ où u(t) est la sortie du correcteur.

Ils possèdent une fonction de transfert C(p) telle que :

$$C(p) = \frac{U(p)}{\varepsilon(p)} = K$$

4-2 Influence d'une correction proportionnelle . . .

4.2.1 . . . sur la stabilité

Le domaine le plus approprié pour analyser l'influence d'un correcteur Proportionnel sur la stabilité est le domaine fréquentiel.

Soit un système de fonction de transfert en boucle ouverte $H_{BO}(p)$ tel que $H_{BO}(p) = KG(p)$.

On donne sur la Figure 23 les diagrammes de Bode de $H_{BO}(p)$ pour différentes valeurs de K.

On remarque que la valeur de K permet une translation verticale du gain, sans modifier la courbe de la phase de la FTBO. Cette translation a pour conséquence de diminuer la marge de phase M' et la marge de gain MG (K>1), donc à déstabiliser le système en boucle fermée.

Cette valeur du correcteur K est généralement déterminée afin de satisfaire un critère de marge de phase du cahier des charges. Dans le lieu de Black, la variation du gain engendre une translation de la courbe suivant l'axe vertical (voir Figure 24).

Remarque

Pour les systèmes du premier et du second ordre, leurs marges de phases respectives sont toujours strictement supérieures à 90° et 0°, donc un correcteur Proportionnel ne pourra jamais les rendre instables.

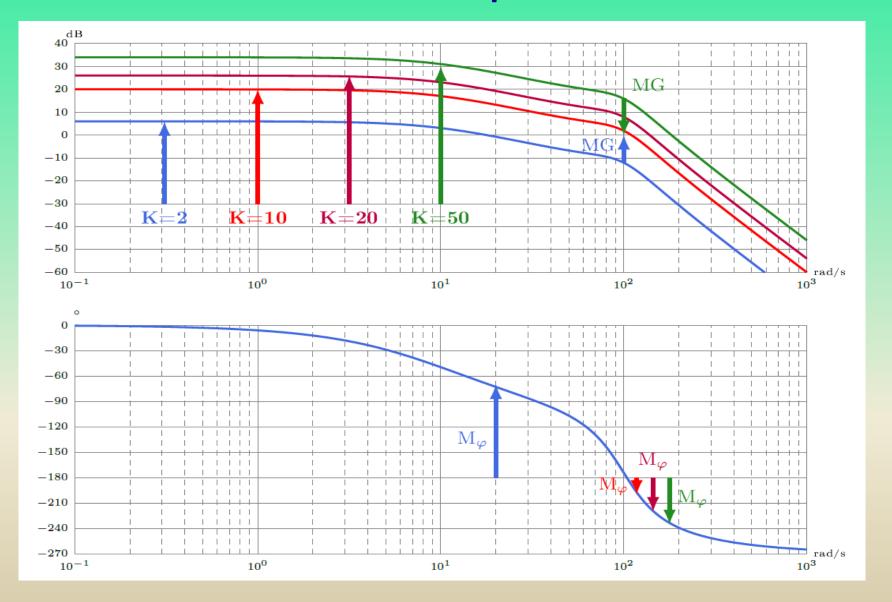


Figure 23 Influence d'un correcteur Proportionnel sur la stabilité (lieu de Bode)

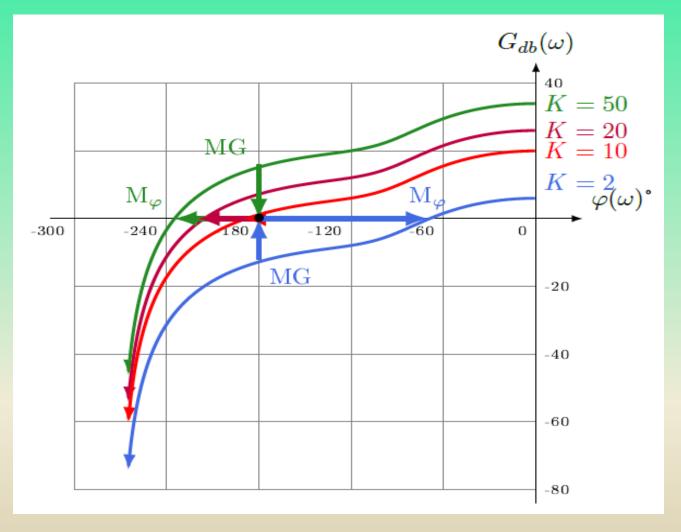


Figure 24 Influence d'un correcteur Proportionnel sur la stabilité (lieu de Black)

4.2.2 . . . sur la rapidité

Le domaine le plus approprié pour analyser **l'influence d'un correcteur Proportionnel** sur **la rapidité** est le domaine de Laplace.

Considérons deux systèmes définis par les fonctions de transfert en boucle ouverte :

$$H_1(p) = \frac{K_0}{1 + \tau p}$$
 et $H_2(p) = \frac{K_0}{1 + \frac{2\xi}{\omega_0}p + \frac{1}{\omega_0^2}p^2}$

Leurs fonctions de transfert en boucle fermée à retour unitaire, notées respectivement $H_{F1}(p)$ et $H_{F2}(p)$ s'écrivent, dans le cadre d'un correcteur Proportionnel d'amplification K:

$$H_{F1}(p) = \frac{KH_1(p)}{1 + KH_1(p)} = \frac{KK_0}{1 + KK_0} \frac{1}{1 + \frac{\tau}{1 + KK_0}} = \frac{K_{BF}}{1 + \tau_{BF}p} \quad \text{avec} \quad \tau_{BF} = \frac{\tau}{1 + KK_0}$$

$$H_{F2}(p) = \frac{KH_2(p)}{1 + KH_2(p)} = \frac{KK_0}{1 + KK_0} \frac{1}{1 + \frac{2\xi}{\omega_0(1 + KK_0)}p + \frac{p^2}{\omega_0^2(1 + KK_0)}} = \frac{K_{BF}}{1 + \frac{2\xi_{BF}}{\omega_{0BF}}p + \frac{p^2}{\omega_{0BF}^2}}$$

On remarque immédiatement que pour le système du premier ordre (H_{F1}) , la constante de temps BF est inférieure à τ , ce qui permet d'affirmer que le système en boucle fermée est plus rapide.

De plus, plus la valeur de K est grande, plus le système en boucle fermée sera rapide.

En ce qui concerne le système du second ordre (H_{F2}) , l'analyse est plus complexe, car bien que ω_{OBF} augmente, le coefficient d'amortissement δ_{BF} diminue, pouvant provoquer des oscillations importantes.

Il est alors nécessaire d'utiliser l'abaque du temps de réponse réduit ($t_{5\%}$. ω_0) pour déterminer précisément la rapidité du système.

4.2.3 . . . sur la précision

Le domaine le plus approprié pour analyser l'influence d'un correcteur Proportionnel sur la précision est le domaine de Laplace.

Reprenons les 2 systèmes en boucle ouverte précédents, placés en boucle fermée par un retour unitaire et un correcteur Proportionnel d'amplication K (>0).

L'entrée de consigne est notée Ec(p) et la sortie S(p).

Le critère permettant de caractériser la précision est l'erreur statique ε_s ou de traînage ε_T , déterminée à partir du TVF (on suppose que les systèmes en boucle fermée sont stables).

On obtient alors pour une entrée échelon d'amplitude E₀ et pour une entrée

rampe:

$$\varepsilon_{1S} = \varepsilon_{2S} = \frac{E_0}{1 + KK_0}$$
 et $\varepsilon_{1T} = \varepsilon_{2T} = +\infty$

On constate immédiatement que l'erreur statique pour une entrée échelon est non nulle, mais qu'il est possible de la limiter en agissant sur K. Cependant, l'erreur de traînage n'est pas réglable par action sur K.

4.3 Conclusion sur l'action proportionnelle

A savoir: Correcteur Proportionnel

Un correcteur Proportionnel:

- peut permettre d'améliorer la rapidité d'un système ;
- permet de translater verticalement le diagramme de Bode du gain sans modifier la phase (translation de la courbe paramétrée dans le lieu Black);
- déstabilise le système en diminuant la marge de phase notamment ;
- permet d'améliorer la précision en terme d'erreur statique si celle-ci n'était pas déjà assurée.

5 - Correction avec correcteur Proportionnel Intégral

5-1 Introduction sur la correction intégrale

Les correcteurs du type Proportionnel Intégral permettent d'amplifier d'un coefficient Ki (Ki > 0) l'écart $\epsilon(t)$ entre la consigne et la mesure de la grandeur à asservir et de l'intégrer dans le domaine temporel, tel que

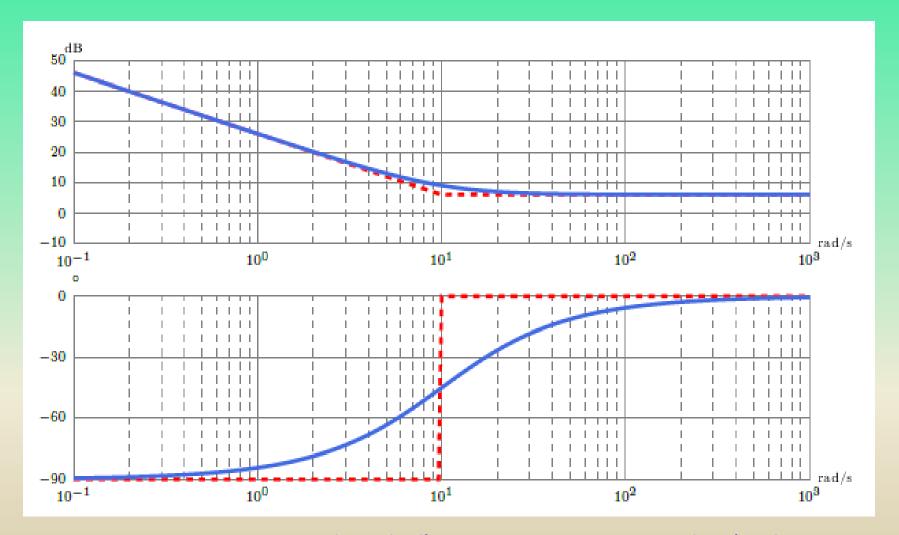
$$u(t) = K_I \varepsilon(t) + \frac{K_I}{T_I} \int_0^t \varepsilon(y) dy$$

où u(t) est la sortie du correcteur. T_I est appelée **constante de temps d'intégration**. Ils possèdent une fonction de transfert C(p) telle que :

$$C(p) = \frac{U(p)}{\varepsilon(p)} = K_I \left(1 + \frac{1}{T_I p} \right)$$

Le diagramme de Bode d'un correcteur Proportionnel Intégral est fourni sur la Figure 25

Un correcteur **Proportionnel Intégral** permet **d'augmenter le gain** pour les **faibles pulsations**, et **introduit une phase de -90° aux basses pulsations**.



<u>Figure 25</u> Diagramme de Bode d'un correcteur Proportionnel Intégral

5.2 Influence d'une correction intégrale . . .

5.2.1 . . . sur la stabilité

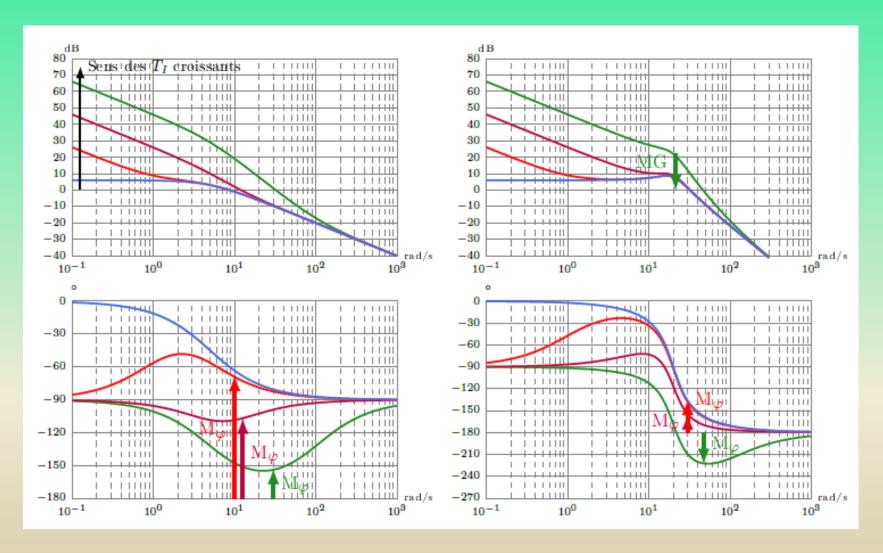
Le domaine le plus approprié pour analyser l'influence d'un correcteur Proportionnel Intégral sur la stabilité est le domaine fréquentiel. Considérons deux systèmes définis par les fonctions de transfert en boucle ouverte :

$$H_1(p) = \frac{K_0}{1 + \tau p}$$
 et $H_2(p) = \frac{K_0}{1 + \frac{2\xi}{\omega_0}p + \frac{1}{\omega_0^2}p^2}$

Soit le correcteur de fonction de transfert :

$$C(p) = K_I \left(1 + \frac{1}{T_I p} \right)$$

En fixant une valeur de K_1 , les diagrammes de Bode des boucles ouvertes avec un correcteur Proportionnel Intégral sont fournis sur la Figure 26 (1^{er} ordre à gauche, 2^e ordre à droite).



<u>Figure 26</u> Influence d'un correcteur PI sur le diagramme de Bode de la boucle ouverte à K_i fixé

- On remarque rapidement que la marge de phase est diminuée dans tous les cas, ce qui a tendance à déstabiliser le système en boucle fermée.
- Dans le cas des systèmes d'ordre supérieur ou égal à 2 en boucle ouverte, un risque d'instabilité existe en boucle fermée.
- Le **réglage de la partie proportionnelle** du correcteur (K_I) doit permettre de **s'assurer de la stabilité**, en réglant les marges de phase et de gain, lorsque la constante de temps d'intégration T_I est fixée.

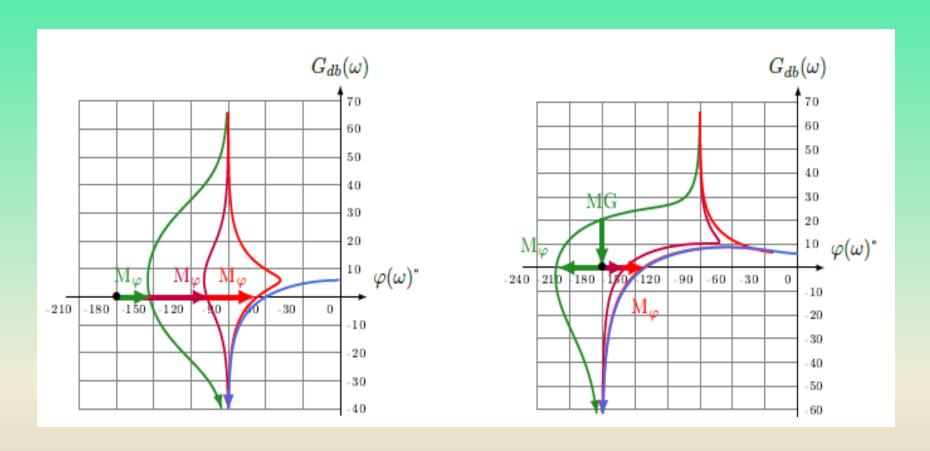


Figure 27 Influence d'un correcteur PI sur la stabilité (lieu de Black)

5.2.2 . . . sur la rapidité

Il est impossible de conclure simplement sur l'influence d'un correcteur Proportionnel Intégral sur la performance de rapidité.

Considérons un système en boucle ouverte du premier ordre et un correcteur

tels que:

$$H(p) = \frac{S(p)}{E(p)} = \frac{K_0}{1+\tau p}$$
 et $C(p) = K_I \left(1 + \frac{1}{T_I p}\right)$

Avec un retour unitaire, la FTBF s'écrit alors :

$$\text{FTBF}(p) = \frac{C(p)H(p)}{1 + C(p)H(p)} = \frac{1 + T_I p}{1 + T_i \frac{1 + K_I K_0}{K_I K_0} p + \frac{T_I \tau}{K_I K_0} p^2}$$

Ce système est du second ordre dont le critère de rapidité est fixé par la bande passante à - 3 dB, qui dépend elle-même de ω_0 .

Retenons alors pour critère la valeur de ω_0 , pulsation propre du système non amortie.

Celle-ci dépend des paramètres du correcteur, c'est-à-dire des valeurs prises par K_I et T_I , et s'exprime par : $\omega_0 = \sqrt{\frac{K_I K_0}{T_{r\tau}}}$

Pour une valeur de K_I fixée, on remarque que la **pulsation propre** du système non amortie varie **inversement proportionnellement à T_I**.

Cela signifie que plus T₁ est grand, plus le système est lent.

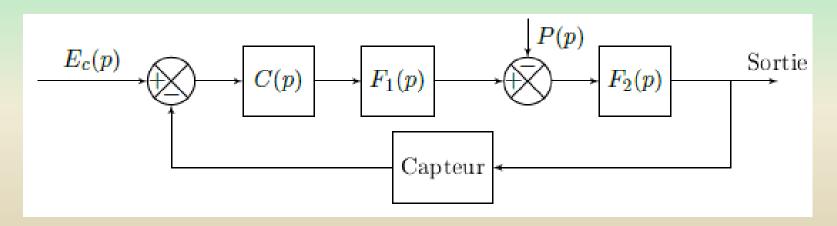
L'analyse est cependant plus difficile, car il faut étudier le temps de réponse réduit pour caractériser précisément la rapidité du système en boucle fermée. On retiendra cependant qu'un correcteur Proportionnel Intégral a tendance à ralentir le système en boucle fermée, mais que la partie proportionnelle (K_I bien choisie) peut permettre de le ré-accélérer.

5.2.3 . . . sur la précision

La précision d'un système dépend à la fois de son entrée principale (entrée de consigne) Ec(p), mais aussi de l'éventuelle perturbation (P(p)).

Afin de caractériser la précision, il est donc nécessaire d'analyser celles-ci séparément. Ceci est bien évidemment rendu possible, du fait de la linéarité des systèmes étudiés.

On considère le schéma-blocs de la Figure 28 où C(p) est la fonction de transfert du **correcteur Proportionnel Intégral** tel que : $C(p) = K_I \left(1 + \frac{1}{T_I p}\right)$.



<u>Figure 28</u> Schéma-blocs d'un système avec bloc correcteur et perturbation

Dans le cadre de cette étude, on considère que la FTBO du système non corrigée (C(p) = 1) s'écrit sous la forme générale telle que :

FTBO_{nc}(p) =
$$F_1(p)F_2(p) = \frac{K_0}{p^{\alpha}} \frac{N(p)}{D(p)}$$
 avec $N(0) = D(0) = 1$

où α est la classe de la FTBO non corrigée

Étude en présence de la consigne seule :

On considère l'absence de perturbation.

La FTBF s'écrit alors dans ces conditions (avec retour unitaire) :

$$\text{FTBF}(p) = \frac{S(p)}{E_c(p)} = \frac{C(p) \\ \text{FTBO}_{nc}(p)}{1 + C(p) \\ \text{FTBO}_{nc}(p)} = \frac{K_i K_0 N(p) (1 + T_i p)}{T_i p^{\alpha + 1} D(p) + K_i K_0 N(p) (1 + T_i p)}$$

Déterminons l'erreur statique ε_s dans le cadre d'une entrée de consigne du type échelon d'amplitude E_0 .

$$\varepsilon_S = \lim_{t \to +\infty} \varepsilon_S(t) = \lim_{p \to 0} p \,\varepsilon_S(p) = \lim_{p \to 0} p(E_c(p) - S(p)) = \lim_{p \to 0} p(1 - \text{FTBF}(p)) E_c(p) = 0 \quad \forall \alpha$$

Cela signifie que quelque soit la classe de $FTBO_{nc}(p)$, l'erreur statique est nulle.

Déterminons l'erreur de traînage ε_T dans le cadre d'une entrée de consigne du type rampe de pente a_0 .

$$\varepsilon_T = \lim_{t \to +\infty} \varepsilon_T(t) = \lim_{p \to 0} p \,\varepsilon_T(p) = \lim_{p \to 0} p(\text{FTBF}(p) - 1) E_c(p) = \begin{cases} \frac{K_i K_0 a_0}{1 + K_i K_0} & \text{si } \alpha = 0 \\ 0 & \text{si } \alpha \ge 1 \end{cases}$$

Cela signifie que si la classe de FTBO_{nc}(p) est nulle alors l'erreur de traînage est bornée, sinon dans les autres cas ($\alpha \ge 1$), l'erreur de traînage est nulle.

Important!

Si la FTBO est de classe 1, alors le système en boucle fermée possède un écart statique nul pour une entrée de consigne du type échelon et l'écart de traînage est borné.

Étude avec perturbation :

On considère l'entrée de consigne nulle.

Supposons que le ou les intégrateurs purs soient dans F1(p) et aucun dans $F_2(p)$. Posons $G_1(p) = C(p)F_1(p)$ telle que :

$$G_1(p) = \frac{K_1}{p^{\alpha}} \frac{N_1(p)}{D_1(p)} \quad \text{ et } \quad F_2(p) = K_2 \frac{N_2(p)}{D_2(p)} \quad \text{avec } \mathsf{N}_1(\mathsf{0}) = \mathsf{D}_1(\mathsf{0}) = \mathsf{N}_2(\mathsf{0}) = \mathsf{D}_2(\mathsf{0}) = \mathsf{D}_2(\mathsf{0})$$

La fonction de transfert en régulation $F_R(p)$ est telle que :

$$F_R(p) = \frac{S(p)}{P(p)} = -\frac{F_2(p)}{1 + G_1(p)F_2(p)}$$

La valeur finale de la sortie pour une entrée échelon de la perturbation P(p) d'amplitude P₀ vaut :

$$S = \lim_{t \to +\infty} s(t) = \lim_{p \to 0} p \text{FTBF}(p) P(p) = \begin{cases} -\frac{K_1 K_2 P_0}{K_1 K_2 + 1} & \text{si } \alpha = 0 \\ 0 & \text{si } \alpha \ge 1 \end{cases}$$

Important!

Si la **FTBO est de classe 1**, et que cet **intégrateur est placé en amont** (avant) de la **perturbation du type échelon**, alors le système **rejette cette perturbation**.

5-3 Conclusion sur l'action intégrale

Important! Correcteur Proportionnel Intégral

Un correcteur Proportionnel Intégral :

- détériore la rapidité d'un système, mais peut être réglée en agissant sur Ki;
- déstabilise le système en diminuant la marge de phase notamment, ce qui peut rendre le système instable ;
- permet d'annuler l'écart statique dans le cas d'une entrée échelon de la consigne si celui-ci n'était pas déjà assuré (FTBO de classe 1);
- permet de rejeter une perturbation du type échelon lorsque l'intégrateur est placé en amont (avant) la perturbation, si celle-ci n'était pas déjà assurée.

6 - Correction avec correcteur Proportionnel Dérivé

6-1 Introduction sur la correction dérivée

Les correcteurs du type **Proportionnel Dérivé** permettent **d'amplifier d'un coefficient Kd (Kd > 0) l'écart \varepsilon(t)** entre la consigne et la mesure de la grandeur à asservir et de dériver dans le domaine temporel, tel que :

$$u(t) = K_D \varepsilon(t) + K_D T_D \frac{d\varepsilon(t)}{dt}$$

où u(t) est la sortie du correcteur.

T_D est appelée **constante de temps de dérivation**. Ils possèdent une fonction de transfert C(p) telle que :

$$C(p) = \frac{U(p)}{\varepsilon(p)} = K_D(1 + T_D p)$$

Le diagramme de Bode d'un correcteur Proportionnel Dérivé est fourni sur la Figure 29.

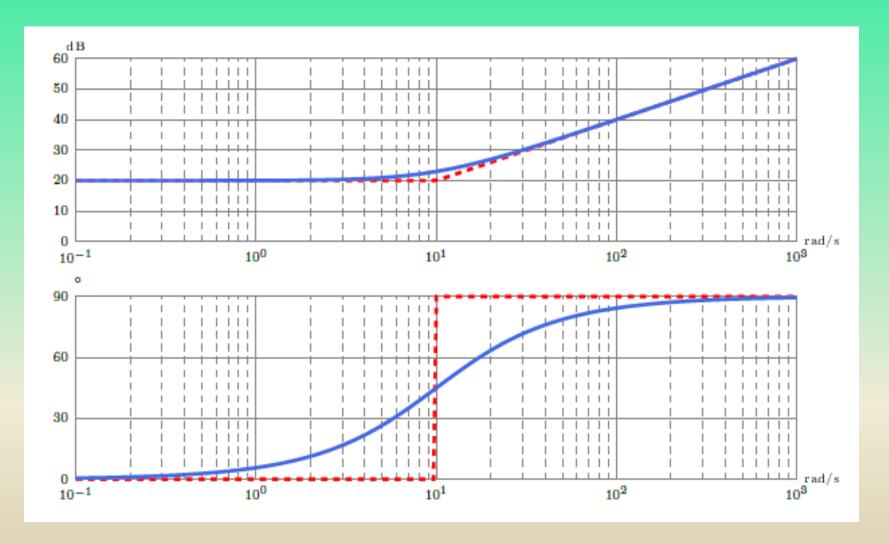


Figure 29 Diagramme de Bode d'un correcteur Proportionnel Dérivé

Un correcteur Proportionnel Dérivé permet d'augmenter le gain pour les hautes pulsations, et introduit une phase de 90° aux hautes pulsations. Ce type de correcteur n'est pas réalisable pratiquement car non causal, mais il est possible d'approcher son comportement par la fonction de transfert

$$C(p) = K_D \frac{1 + T_D p}{1 + N T_D p}$$
 avec $N < 1$.

6-2 Influence d'une correction dérivée . . .

6.2.1 . . . sur la stabilité

Le correcteur **Proportionnel Dérivé** rajoutant de la phase ($\phi(\omega) > 0$), il permet **d'augmenter la marge de phase**.

Cela permet donc de stabiliser le système en boucle fermée.

La Figure 30 montre l'influence d'un correcteur Proportionnel Dérivé sur les marges de phase et de gain d'un système du second ordre en boucle ouverte.

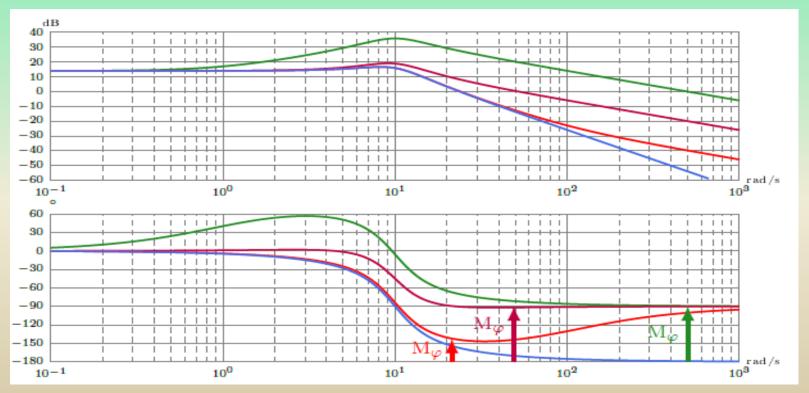


Figure 30 Influence d'un correcteur Proportionnel Dérivé sur la stabilité

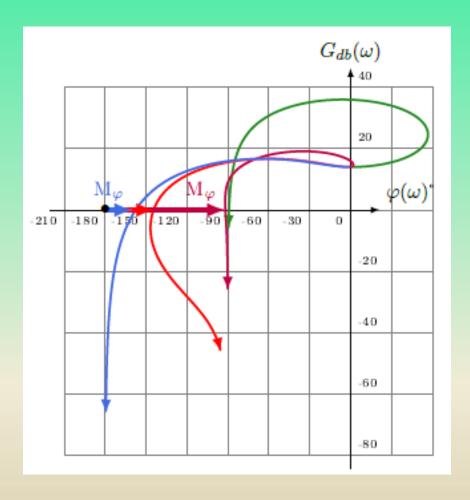


Figure 31 Influence d'un correcteur Proportionnel sur la stabilité (lieu de Black)

6.2.2 . . . sur la rapidité

Considérons un système de fonction de transfert du second ordre

$$H(p) = \frac{K_0}{1 + \frac{2\xi}{\omega_0} p + \frac{1}{\omega_0^2} p^2}$$
 $C(p) = K_D(1 + T_D p)$

placé en boucle fermée à retour unitaire avec un correcteur Proportionnel Dérivé C(p). La fonction de transfert en boucle fermée est donc :

$$\text{FTBF}(p) = \frac{K_0 K_D}{1 + K_0 K_D} \frac{1 + T_{D p}}{1 + \frac{2\xi + K_0 K_D T_D \omega_0}{\omega_0 (1 + K_0 K_D)} p + \frac{p^2}{\omega_0^2 (1 + K_0 K_D)}}$$

La **pulsation propre** du système non amortie en boucle fermée ω_{0BF} vaut $\omega_0\sqrt{1+K_0K_D}$ est donc **augmentée si K_D > 0**, ce qui tend à laisser penser que le **système en boucle fermée est plus rapide**.

Cependant, seule une analyse précise du temps de réponse réduit peut permettre de vérifier cette affirmation, donc au cas par cas.

6.2.3 . . . sur la précision

L'étude de la stabilité ci-dessus a permis de montrer que le gain statique du système en boucle fermée s'écrit sous la forme : $K_{BF} = \frac{K_0 K_D}{1 + K_0 K_D}$

Cela permet d'affirmer que la partie proportionnelle du correcteur Proportionnel Dérivé peut permettre d'améliorer la précision. En effet, un système précis possède un gain unitaire.

6-3 Conclusion sur l'action dérivée

À retenir! Correcteur Proportionnel Dérivé

Un correcteur Proportionnel Dérivé :

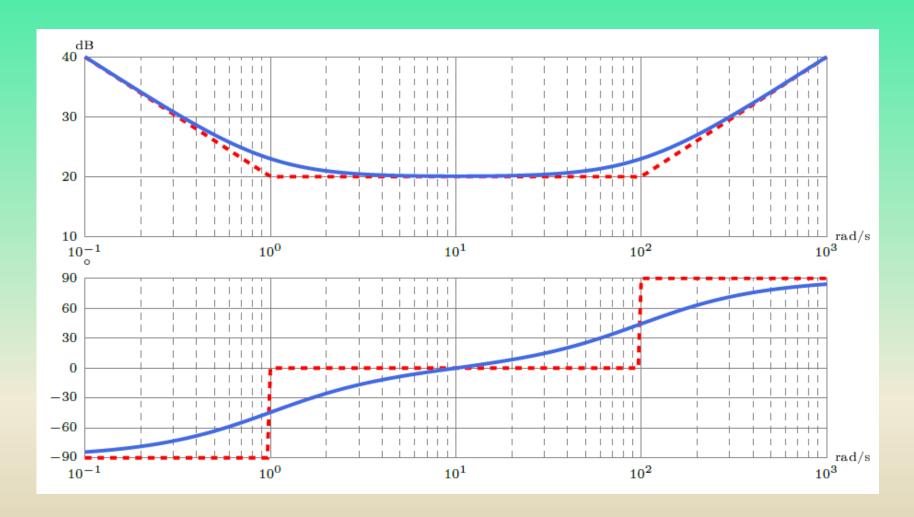
- modifie peu la rapidité d'un système, mais peut la régler en agissant sur K_D;
- stabilise le système en augmentant la marge de phase notamment ;
- modifie très peu la précision (uniquement l'influence de K_D).

7 - Correction avec correcteur Proportionnel Intégral Dérivé

7.1 Introduction sur la correction proportionnelle intégrale dérivée
Les correcteurs du type **Proportionnel Intégral Dérivé** permettent d'allier les avantages des correcteurs Proportionnel, Proportionnel Intégral et Proportionnel Dérivé. Ils permettent de délivrer un signal de commande u(t) tel que :

$$C(p) = \frac{U(p)}{\varepsilon(p)} = K_P(1 + T_D p) \frac{1 + T_I p}{T_I p}$$

Le diagramme de Bode d'un correcteur Proportionnel Intégral Dérivé est fourni sur la Figure 32 avec $T_1 > T_D$.



<u>Figure 32</u> Diagramme de Bode d'un correcteur Proportionnel Intégral Dérivé

Un correcteur **Proportionnel Intégral Dérivé** permet **d'augmenter le gain** pour les **basses** et **hautes pulsations**, et **introduit une phase de 90°** aux **hautes pulsations** et de **- 90° aux basses pulsations**.

Il permet ainsi de **s'assurer** d'une **erreur statique nulle** pour une **entrée de consigne du type échelon**, et de **limiter l'impact de la descente de 90°** de la phase

À retenir Correcteur Proportionnel Intégral Dérivé

Un correcteur Proportionnel Intégral Dérivé :

- peut améliorer la rapidité d'un système en agissant sur K_p;
- influe peu sur la stabilité si les paramètres sont correctement choisis, sinon le système en boucle fermée ;
- permet d'annuler l'erreur statique dans le cas d'une entrée échelon de la consigne si celle-ci n'était pas déjà assurée (FTBO de classe 1);
- permet d'annuler l'erreur statique due à une perturbation du type échelon lorsque l'intégrateur est placé en amont (avant) la perturbation, si celle-ci n'était pas déjà assurée ;
- est difficile à synthétiser à la main. Seul un logiciel de simulation peut permettre de déterminer efficacement les paramètres du correcteur.

8 - Correction avec Retard ou Avance de Phase

8.1 Introduction sur la correction avec retard ou avance de phase

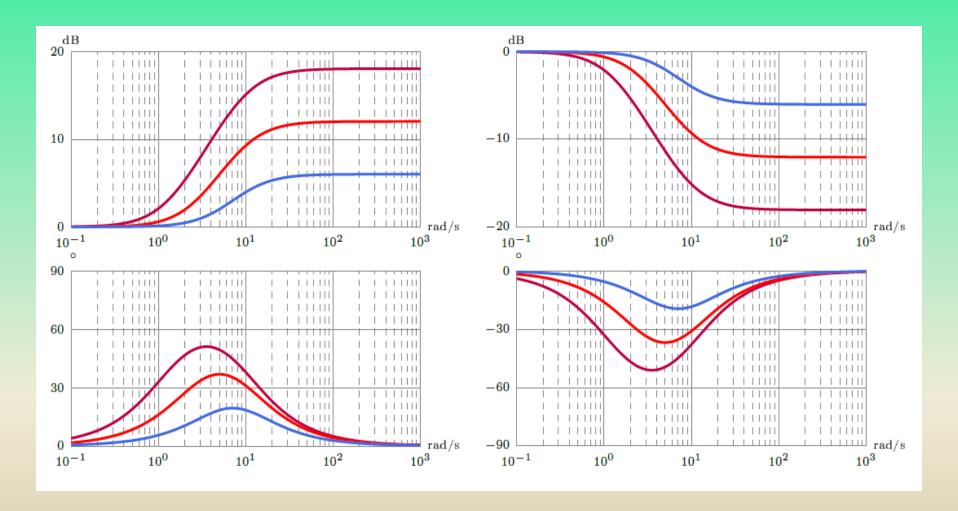
Les correcteurs à Avance de Phase ou à Retard de Phase sont caractérisés par une fonction de transfert, respectivement C_{AP} (p) et C_{RP} (p), tels que :

$$\begin{cases}
C_{AP}(p) = K_P \frac{1 + aTp}{1 + Tp} & \text{avec } a > 1 \\
C_{RP}(p) = K_P \frac{1 + Tp}{1 + aTp} & \text{avec } a > 1
\end{cases}$$

Les diagrammes de Bode de ces correcteurs sont représentés sur la Figure 34.

Avance de phase		Retard de phase	
Gain max	$20\log aK_P$	Gain min	$-20\log aK_P$
Pulsation à phase max	$\omega_m = \frac{1}{T\sqrt{a}}$	Pulsation à phase min	$\omega_m = \frac{1}{T\sqrt{a}}$
Gain à ω_m	$10\log aK_P^2$	Gain à ω_m	$-10\log aK_P^2$
Phase max	$\sin \varphi_{max} = \frac{a-1}{a+1}$	Phase min	$\sin \varphi_{max} = \frac{1-a}{a+1}$

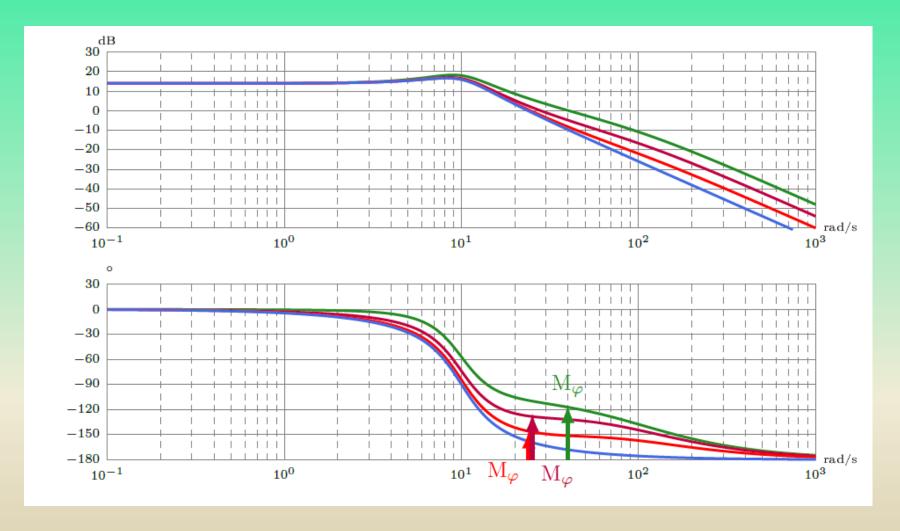
<u>Figure 33</u> Propriétés remarquables de la réponse fréquentielle des correcteurs AP et RP



<u>Figure 34</u> Diagrammes de Bode de correcteurs à Avance et Retard de Phase en fonction de a

8-2 Influence d'une correction avec retard ou avance de phase . . . 8.2.1 . . . sur la stabilité

Les correcteurs à Avance de Phase permettent de remonter localement, autour de ω_m , la phase de la FTBO. Par conséquent, ils améliorent la stabilité de la boucle fermée en augmentant la marge de phase (Figure 35). Les correcteurs à Retard de Phase permettent de descendre localement, autour de ω_m , la phase de la FTBO. Par conséquent, ils déstabilisent la boucle fermée en diminuant la marge de phase.



<u>Figure 35</u> Influence d'un correcteur à Avance de Phase sur la stabilité (plan de Bode)

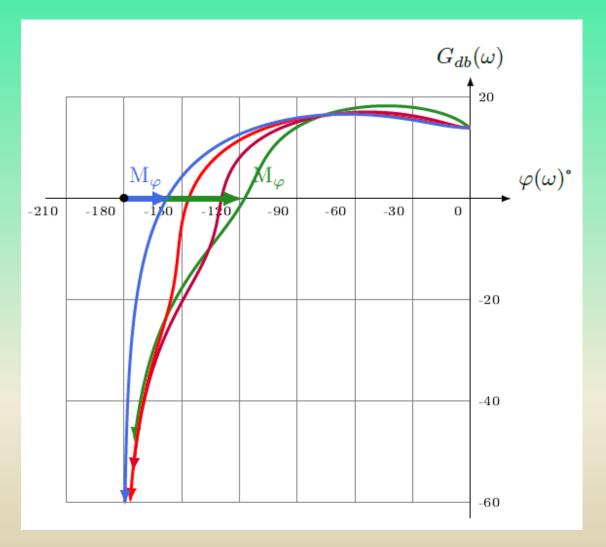


Figure 36 Influence d'un correcteur à Avance de Phase sur la stabilité (lieu de Black)

8.2.2 . . . sur la rapidité

Les correcteurs à avance ou retard de phase n'ont que peu d'influence sur la rapidité. Seul le paramètre K_p peut parfois permettre de régler la rapidité de la boucle fermée.

8.2.3 . . . sur la précision

De la même façon que pour la rapidité, les **correcteurs à avance** ou **retard de phase** n'ont que **peu d'influence sur la pr**écision. **Seul le paramètre K**_P peut parfois permettre de **régler la précision de la boucle fermée**.

8.3 Conclusion sur l'action avance ou retard de phase

À retenir Correcteur à Avance (ou Retard) de phase

Un correcteur à Avance (ou Retard) de phase :

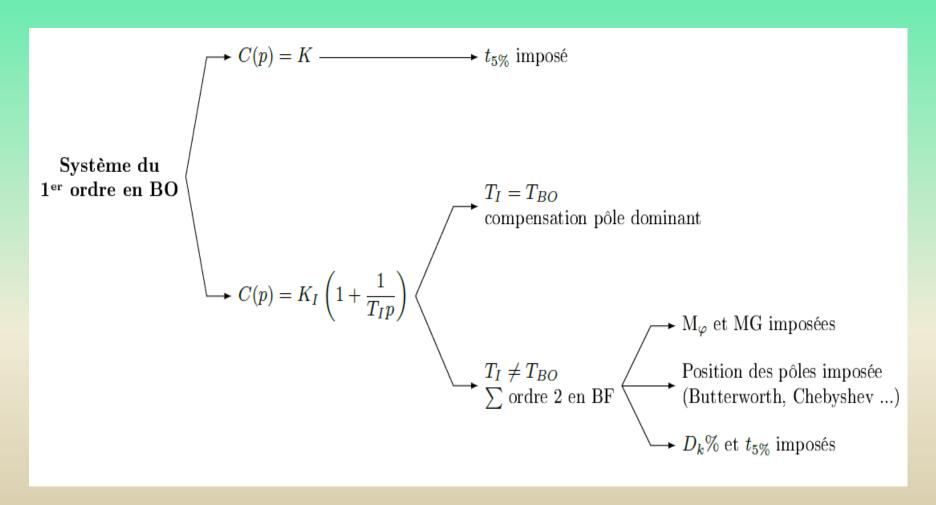
- modifie peu la rapidité du système en boucle fermée ;
- améliore (avance de phase) ou diminue (retard de phase) la stabilité du système en boucle fermée en modifiant la marge de phase ;
- modifie peu la précision.

9 - Synthèse sur les correcteurs

	Stabilité	Rapidité	Précision
Correcteur \mathbf{P}	Θ	\oplus	\oplus
Correcteur \mathbf{PI}	\ominus	\ominus	\oplus
Correcteur \mathbf{PD}	\oplus	\oslash	\oslash
Correcteur \mathbf{PID}	\oplus	\oplus	\oplus
Correcteur \mathbf{AP}	\oplus	\oslash	\oslash
Correcteur \mathbf{RP}	\ominus	\oslash	\oslash

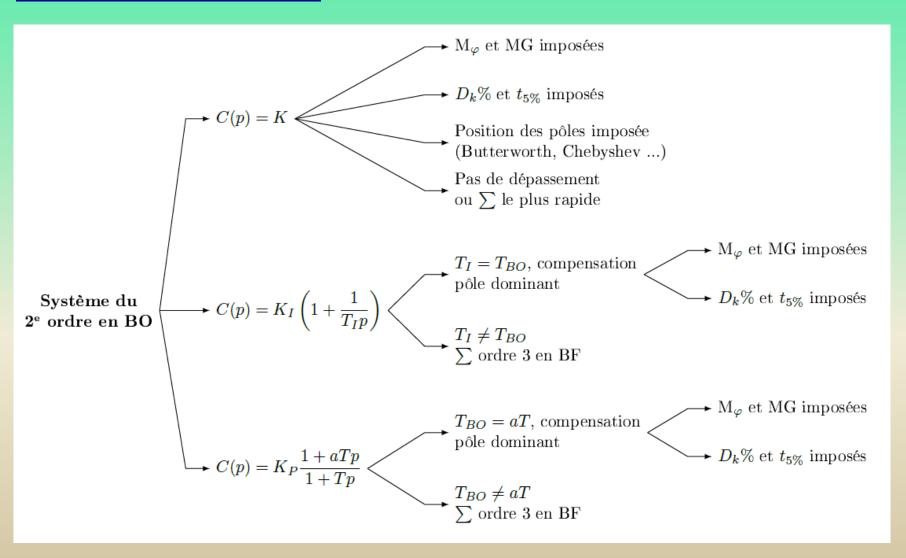
10 - Critères de détermination des paramètres d'un correcteur

10.1 Systèmes du 1^{er} ordre



10 - Critères de détermination des paramètres d'un correcteur

10.1 Systèmes du 2^{eme} ordre



Références

Cours CPGE - Lycée Jean Zay - Thiers

Cours CPGE - Lycée Carnot - Dijon