

الجمهورية الجزائرية الديمقراطية الشعبية
REPUBLIQUE ALGERIENNE DEMOCRATIQUE ET POPULAIRE

25/87
1 ex

وزارة التعليم و البحث العلمي
MINISTERE DE L'ENSEIGNEMENT ET DE LA RECHERCHE SCIENTIFIQUE

ECOLE NATIONALE POLYTECHNIQUE

DEPARTEMENT : GENIE MECANIQUE

المدرسة الوطنية المتعددة التقنيات
BIBLIOTHEQUE — المكتبة
Ecole Nationale Polytechnique

PROJET DE FIN D'ETUDES

S U J E T

COMPORTEMENT DE CERTAINS TYPES
DE SUSPENSIONS AVEC LA
CARACTERISTIQUE NON-LINEAIRE

Proposé Par :

M. KSIAZEK

Etudié par :

M. BOUMAKH

Dirigé par :

M. KSIAZEK

PROMOTION : **JANVIER 87**

الجمهورية الجزائرية الديمقراطية الشعبية
REPUBLIQUE ALGERIENNE DEMOCRATIQUE ET POPULAIRE

وزارة التعليم و البحث العلمي
MINISTERE DE L'ENSEIGNEMENT ET DE LA RECHERCHE SCIENTIFIQUE

ECOLE NATIONALE POLYTECHNIQUE

DEPARTEMENT : GENIE MECANIQUE

المدرسة الوطنية المتعددة التقنيات
BIBLIOTHEQUE — المكتبة
Ecole Nationale Polytechnique

PROJET DE FIN D'ETUDES

SUJET

COMPORTEMENT DE CERTAINS TYPES
DE SUSPENSIONS AVEC LA
CARACTERISTIQUE NON-LINEAIRE

Proposé Par :

M. Ksiazek

Etudié par :

M. Boumakh

Dirigé par :

M. Ksiazek

PROMOTION : **JANVIER 87**

REMERCIEMENTS

Je tiens à remercier Monsieur Marek Ksiazek pour son aide et son suivi durant cette étude; ainsi que les professeurs qui ont contribué à ma formation

Il en est de même à tous qui m'ont porté leur sincère aide.

Ministère de l'enseignement supérieur وزارة التعليم العالي

Ecole nationale polytechnique المدرسة الوطنية المتعددة التقنيات

Département: Mécanique فرع: الهندسة الميكانيكية

Promoteur: Marek Ksiazek الموجه: مارك كسيانزاك

Elève ingénieur: Boumakh Mourad الطالب المهندس: بومخ مراد

الموضوع: دراسة بعض أجهزة إخماد الاهتزازات الغير خطية تحت تحريض عشوائي.

الملخص: تتمثل هذه الدراسة في تحليل الاهتزازات العشوائية لبعض أجهزة إخماد الاهتزازات الغير خطية وحساب التوزيع للكثل المطلوب عزلها، والتي هي تحت تأثير قوى غير خطية وتحريض عشوائي.

Sujet: Analyse de certaines non linéarités des amortisseurs dynamiques soumis aux excitations aléatoires.

Resumé: Cette étude a pour but d'analyser les vibrations aléatoires de certains amortisseurs dynamiques non linéaires et unidimensionnels, et le calcul des dispersions des masses à vibrer qui sont soumises à certaines forces non linéaires et aux excitations aléatoires.

Subject: Analysis of some nonlinear dynamic dampers submitted to random excitations.

Abstract: The purpose is to study the random vibrations of some nonlinear unidimensional dynamic dampers have been analysed. The dispersions of vibrated mass for some nonlinear restoring forces and some random excitations have been calculated.

SOMMAIRE

INTRODUCTION

CHAPI GENERALITES _____ 1

I1 Notion de statistique _____ 1

1.1 Processus aléatoire _____ 1

1.2 Définition de fonctions aléatoires. _____ 1

1.3 caractéristiques probabilistes d'un processus aléatoire _____ 1

1.4 Moyennestemporelles _____ 2

1.5 Processus stationnaire _____ 2

1.6 Processus érgodique _____ 2

1.7 La Loi normale _____ 3

I.2 Fonction de densité spectrale _____ 4

I3 Expression de la dispersion de la grandeur de sortie d'un système _____ 5

I4 Définitions de quelques transformations _____ 6

4.1 Transformation linéaire sans retard _____ 6

4.2 Transformation linéaire avec retard _____ 6

4.3 Transformation non linéaire sans retard _____ 6

CHAPI LINEARISATION-STATISTIQUE _____ 7

II 1 Principe de la linéarisation - statistique _____ 7

II 2	Critère de la minimisation de l'erreur quadratique	7
II 3	Détermination des coefficients de transmission	9
II 4	Exemples de linéarisation - statistique	9
4.1	Linéarisation de $f(z) = c_1 z + c_2 z^3$. fct symétrique	9
4.2	Linearisation des transformations non symétriques	12
4.3	Linéarisation statistique de l'hystérésis	18
CHAP III	MODELE D'UN AMORTISSEUR	23
	LINEAIRE	23
III 1	Détermination des fonctions de transfert du système	23
III 2	Détermination des dispersions pour différents bruits	24
2.1	Cas où le bruit est donné par $S_{x_0}(s) = N^2$	24
2.1.1	Détermination de $\sigma_{x_1}^2$	24
2.1.2	Détermination de $\sigma_{x_2}^2$	25
2.2	Cas où le bruit est donné par $S_{x_0}(s) = \frac{N^2}{\Omega^2} (\Omega^2 - s^2)$	26
2.2.1	Détermination de $\sigma_{x_1}^2$	26
2.2.2	Détermination de $\sigma_{x_2}^2$	27
2.2.3	Détermination des caractéristiques de l'amortisseur	28
3.1	Cas où le bruit est $S_{x_0}(s) = N^2$	29
3.2	Cas où le bruit est $S_{x_0}(s) = \frac{N^2}{\Omega^2} (\Omega^2 - s^2)$	29

CHAP IV	ETUDE D UN AMORTISSEUR NON LINEAIRE	30
IV 1	Détermination des fonctions de transferts du système	30
IV 2	Détermination des dispersions pour différents bruits	33
2.1	Cas où le bruit est $S_{x_0}(s) = N^2$	33
1.1	Détermination de σ_z^2	34
1.2	Détermination de $\sigma_{x_1}^2$	34
1.3	Détermination de $\sigma_{x_2}^2$	35
2.2	Cas où le bruit est $S_{x_0}(s) = \frac{N^2}{\Omega^2} (\Omega^2 - s^2)$	36
2.1	Détermination de σ_z^2	36
2.2	Détermination de $\sigma_{x_1}^2$	37
2.3	Détermination de $\sigma_{x_2}^2$	38
2.4	Détermination des caractéristiques de l'amortisseur NL	39
CHAP V	EXEMPLES	
V 1	Amortisseur linéaire	40
V 2	Amortisseur non linéaire	41
APPENDIX		45
Programmes		
Interprétation des résultats		53
CONCLUSION		55
BIBLIOGRAPHIE		57

INTRODUCTION

Les phénomènes de vibrations sont nuisibles et se rencontrent dans plusieurs domaines, l'élimination ou encore l'amortissement des vibrations constitue un domaine d'étude des plus poussés surtout dans la théorie des processus aléatoires.

L'analyse des vibrations aléatoires des amortisseurs dynamiques soumis aux efforts non linéaire exige la linéarisation de ces efforts pour qu'on puisse étudier le système, car l'étude des systèmes comprenant des éléments de non linéarité est délicate d'autant plus qu'il n'existe pas une théorie pouvant résoudre ce genre de problème, cependant il existe plusieurs méthodes d'analyse de vibrations aléatoires non linéaire qui sont développées sur la base de l'analyse déterministique.

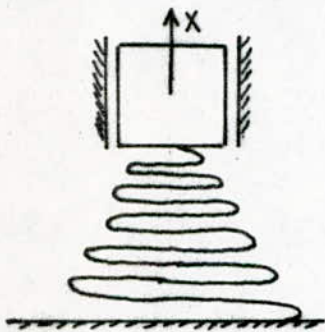
Parmi ces méthodes on peut citer

- La méthode des petits paramètres
- La méthode de la linéarisation équivalente
- La méthode de la linéarisation statistique

La méthode qu'on a choisie pour mener cette étude est la méthode de linéarisation - statistique ; qui consiste à approximer des transformations non linéaires par des transformations linéaires.

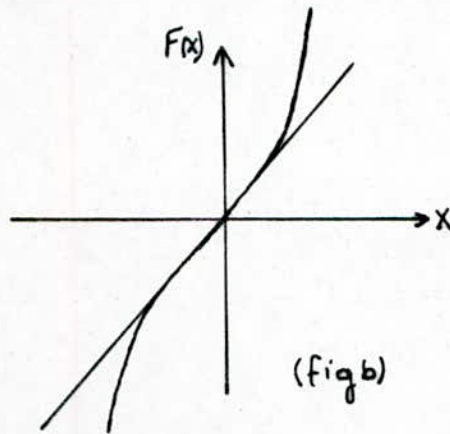
A quoi est due la non linéarité des systèmes réels ?

Dans cette étude la non linéarité est due au fait qu'on admet pas que la déformation du ressort obéissait à la loi de Hooke : c.a.d " que la déformation n'est pas proportionnelle à la force qui la produisait " comme conséquence de cela les vibrations du système se présentent par des équations différentielles non linéaire ce sont ces systèmes que l'on appelle systèmes à caractéristiques non linéaires par exemple le ressort dans lequel la force n'est pas proportionnelle au déplacement à partir de la position d'équilibre fournit un exemple de ce genre de système " sur la (fig a) est représenté un système pour lequel la caractéristique élastique du ressort (fig b) est une fonction non linéaire du déplacement



(fig a)

$$\text{où } F(x) = C_1 x + Cx^3$$



(fig b)

Comme il arrive parfois que certaines matières organiques telles que le caoutchouc ou le cuir soient utilisées dans les dispositifs destinés à absorber les vibrations dans ce cas on constate expérimentalement que le module d'élasticité croît avec l'allongement.

I GENERALITES

I.1. Notions de statistiques:

1.1: Processus aléatoire; le fait qu'on ne puisse pas prédire le caractère du processus, même si on connaît ses résultats au passé celui-ci est appelé processus aléatoire

1.2: Définition de fonction aléatoire:

une fonction est dite aléatoire lorsque pour toute valeur de la variable indépendante, on ne peut prédire sa valeur

1.3: Caractéristiques probabilistes d'un processus aléatoire:

pour pouvoir décrire les propriétés d'un processus aléatoire, on a cinq fonctions non aléatoires, ou encore cinq fonctions numériques qui caractérisent ce processus

1.3.1: Espérance mathématique: qui est définie par: $\bar{X}(t)$

$$\bar{X}(t) = M\{X\} = \int_{-\infty}^{\infty} x \cdot f(x, t) dx$$

ou $f(x, t)$ est la densité de probabilité et x la variable indépendante

1.3.2: Moyenne quadratique: définie par: $\bar{X}^2(t)$

$$\bar{X}^2(t) = M\{X^2\} = \int_{-\infty}^{\infty} x^2 f(x, t) dx$$

1.3.3: Variance: définie par: $\sigma_x^2(t)$

$$\sigma_x^2(t) = \overline{[X(t) - \bar{X}(t)]^2} = M\{(X - \bar{X})^2\}$$

1.3.4: Fonction de corrélation: définie par: $R_{xx}(t_1, t_2)$

$$R_{xx}(t_1, t_2) = \int_{-\infty}^{\infty} \int_{-\infty}^{\infty} x_1 x_2 f(x_1, x_2, t_1, t_2) dx_1 dx_2$$

1.3.5 : Fonction de corrélation mutuelle : définie par $R_{xy}(t_1, t_2)$

$$R_{xy}(t_1, t_2) = \int_{-\infty}^{\infty} \int_{-\infty}^{\infty} x \cdot y f(x, y, t_1, t_2) dx dy$$

1.4 : Moyennes temporelles :

pour simplifier l'étude on peut considérer une moyenne dans le temps d'une réalisation particulière et cela pour évaluer le processus

1.4.1 : Valeur moyenne : définie par : $\tilde{X}(t)$

$$\tilde{X}(t) = \lim_{T \rightarrow \infty} \frac{1}{2T} \int_{-T}^T X(t) dt$$

1.4.2 : Moyenne quadratique : définie par $\tilde{X}^2(t)$

$$\tilde{X}^2(t) = \lim_{T \rightarrow \infty} \frac{1}{2T} \int_{-T}^T X^2(t) dt$$

1.5 : Processus stationnaire

les processus stationnaires sont des processus dont les propriétés statistiques sont indépendantes du temps

1.6 : Processus érgodique :

Un processus érgodique est le processus pour lequel les moyennes statistiques sont égales aux moyennes temporelles

dans l'étude on considère le processus stationnaire et érgodique
on aura donc les relations suivantes

1.6.1: Esperance

$$M\{x\} = \int_{-\infty}^{\infty} x f(x) dx = \lim_{T \rightarrow \infty} \frac{1}{2T} \int_{-T}^T x(t) dt = m_x$$

1.6.2: Moyenne quadratique:

$$M\{x^2\} = \int_{-\infty}^{\infty} x^2 f(x) dx = \lim_{T \rightarrow \infty} \frac{1}{2T} \int_{-T}^T x^2(t) dt$$

1.6.3 Variance:

$$\sigma^2 = \int_{-\infty}^{\infty} (x - m_x)^2 f(x) dx = \lim_{T \rightarrow \infty} \frac{1}{2T} \int_{-T}^T (x - m_x)^2 dt$$

1.6.4: Fonction de corrélation

$$R(\tau) = \overline{X(t_1)X(t_2)} = \int_{-\infty}^{\infty} \int_{-\infty}^{\infty} x_1 x_2 f(x_1, x_2, t_1, t_2) dx_1 dx_2 = \lim_{T \rightarrow \infty} \frac{1}{2T} \int_{-T}^T X(t) \cdot X(t+\tau) dt$$

avec $t_2 = t_1 + \tau$: c.à.d la fonction de corrélation ne dépend que de $\tau = t_2 - t_1$

1.6.5: Fonction de Corrélation mutuelle

$$R_{xy}(t_1, t_2) = \overline{X(t_1)Y(t_2)} = \int_{-\infty}^{\infty} \int_{-\infty}^{\infty} x y f(x, y, t_1, t_2) dx dy = \lim_{T \rightarrow \infty} \frac{1}{2T} \int_{-T}^T X(t) Y(t) dt$$

1.7: Loi normale: l'étude de certains phénomènes physiques variés montrent que
de nombreuses variables aléatoires suivent une loi de Probabilité ayant

Une densité de Probabilité normale donnée par

$$f(x) = \frac{1}{\sigma_x \sqrt{2\pi}} \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{x - mx}{\sigma_x}\right)^2\right\}$$

dans cette étude on considère que le processus suit une loi normale

I.2: Fonction de densité spectrale énergétique: $S(\omega)$

La densité spectrale $S(\omega)$ se définit comme la transformée de Fourier de la fonction de corrélation $R(\tau)$

$$\text{Soit: } S(\omega) = \int_{-\infty}^{\infty} R(\tau) e^{-j\omega\tau} d\tau \quad (2.1)$$

Soit $X(j\omega)$ est la transformée de Fourier de $x(t)$

$$X(j\omega) = \int_{-\infty}^{\infty} x(t) e^{-j\omega t} dt = \lim_{T \rightarrow \infty} \int_{-T}^T x(t) e^{-j\omega t} dt$$

$$\text{Soit la fonction } R_T(\tau) = \lim_{T \rightarrow \infty} \frac{1}{2T} \int_{-T}^T x_T(t) \cdot x_T(t+\tau) dt \quad (2.2)$$

de (2.1) et (2.2) on obtient

$$S(\omega) = \lim_{T \rightarrow \infty} \frac{1}{2T} \int_{-\infty}^{\infty} e^{-j\omega\tau} d\tau \cdot \int_{-\infty}^{\infty} x_T(t) \cdot x_T(t+\tau) dt$$

$$S(\omega) = \lim_{T \rightarrow \infty} \frac{1}{2T} \int_{-\infty}^{\infty} x(t) e^{j\omega t} dt \int_{-\infty}^{\infty} x(t+\tau) e^{-j\omega(t+\tau)} d\tau$$

$$S(\omega) = \lim_{T \rightarrow \infty} \frac{1}{2T} X_T(-j\omega) \cdot X_T(j\omega) = \lim_{T \rightarrow \infty} \frac{1}{2T} |X_T(j\omega)|^2$$

I 3 : Expression de la dispersion de la grandeur de sortie d'un système :

soit $x_0(t)$ et $x(t)$, les 2 grandeurs d'entrée et de sortie d'un système

on suppose que l'esperance mathématique $\bar{X}(t)$ est nulle

alors on aura :

$$\sigma_x^2 = \lim_{T \rightarrow \infty} \frac{1}{2T} \int_{-T}^T x^2(t) dt = \lim_{T \rightarrow \infty} \frac{1}{2T} \int_{-T}^T x(t) \left\{ \frac{1}{2\pi} \int_{-\infty}^{\infty} X(-j\omega) e^{j\omega t} d\omega \right\} dt$$

On sait que $X_x(-j\omega) = H_{\frac{x}{x_0}}(-j\omega) \cdot X_{x_0}(-j\omega)$

où $H_{\frac{x}{x_0}}$ représente la fonction de transfert du système

d'où

$$\sigma_x^2 = \lim_{T \rightarrow \infty} \frac{1}{2T} \int_{-T}^T x(t) \left\{ \frac{1}{2\pi} \int_{-\infty}^{\infty} H_{\frac{x}{x_0}}(-j\omega) X_{x_0}(-j\omega) e^{-j\omega t} d\omega \right\} dt$$

après permutation des 2 intégrales on obtient

$$\sigma_x^2 = \lim_{T \rightarrow \infty} \frac{1}{2T} \cdot \frac{1}{2\pi} \int_{-T}^T \left| H_{\frac{x}{x_0}}(j\omega) \right|^2 \cdot \left| X_{x_0}(j\omega) \right|^2 d\omega$$

or : $S_{x_0}(\omega) = \lim_{T \rightarrow \infty} \frac{1}{2T} \left| X_{x_0}(j\omega) \right|^2$

d'où

$$\sigma_x^2 = \frac{1}{2\pi} \int_{-\infty}^{\infty} \left| H_{\frac{x}{x_0}}(j\omega) \right|^2 S_{x_0}(\omega) d\omega \quad \text{si on pose } j\omega = s$$

$$\sigma_x^2 = \frac{1}{2\pi j} \int_{-j\infty}^{j\infty} \left| H_{\frac{x}{x_0}}(s) \right|^2 S_{x_0}(s) ds$$

I 4 : Définitions des transformations :

4.1 : La transformation linéaire sans retard :

on a ce genre de transformation lorsque le signal de sortie X est lié au signal d'entrée Z par l'équation suivante

$$X = h Z \quad \text{où } h = \text{cste ou une fonction du temps}$$

4.2 : La transformation linéaire avec retard :

dans ce cas ; la valeur du signal de sortie $X(t)$ à l'instant (t) ne dépend pas uniquement du signal d'entrée $Z(t)$ au même instant mais aussi de ses valeurs aux différents instants. cette transformation est donnée par :

$$X(t) = \int_{-\infty}^{\infty} h(t, \tau) Z(\tau) d\tau \quad \text{où } h(t, \tau) \text{ est la fonction de pondération}$$

4.3 : La transformation NL. sans retard :

La relation entre le signal d'entrée et le signal de sortie est donnée par l'équation

$$X = f(Z) \quad \text{où } f : \text{ est une fonction non linéaire}$$

II LINEARISATION-STATISTIQUE

II.1 : Principe de la linéarisation statistique:

La linéarisation statistique consiste de trouver la meilleure description de la transformation non linéaire par une transformation linéaire.

Cette méthode d'approche est importante pour étudier les systèmes complexes ou les mécanismes qui représentent des non-linéarités.

Le problème de la linéarisation-statistique, peut être formulé mathématiquement comme suit :

Ayant F_0 une transformation non-linéaire et F la transformation linéaire, nous choisissons F de façon que le signal $y = F(z)$ approxime au mieux le signal de sortie $x = F_0(z)$.

Il existe plusieurs critères pour aboutir à cette approximation. Dans cette étude on s'est basé sur le critère de la minimisation de l'erreur quadratique.

II.2 : Critère de la minimisation de l'erreur quadratique:

Soient les caractéristiques statistiques déterminées par le processus aléatoire X et Z associé l'un à l'autre, la transformation linéaire F qui approxime le mieux F_0 doit satisfaire

$$\sigma_E^2 = M\{(F(z) - X)^2\} = \min \quad \text{eq (2-1)}$$

La variation de l'erreur σ_E^2 ; $\delta\sigma_E^2$; provoquée par une légère variation

$\varepsilon G(z)$ de l'opérateur $F(z)$ nous donne:

$\sigma_E^2 + \delta\sigma_E^2 = M\{[(F(z) + \varepsilon G(z)) - X]^2\}$ en développant ceci on obtient

$$\sigma_E^2 + \delta\sigma_E^2 = M\{(F(z) - X)^2\} + 2\varepsilon M\{G(z)[F(z) - X]\} + \varepsilon^2 M\{(G(z))^2\}$$

$$\sigma_E^2 + \delta\sigma_E^2 = \sigma_E^2 + 2\varepsilon M\{G(z)(F(z) - X)\} + \varepsilon^2 M\{(G(z))^2\}$$

d'où

$$\delta\sigma_E^2 = 2\varepsilon M\{G(z)(F(z) - X)\} + \varepsilon^2 M\{(G(z))^2\}$$

où G est un opérateur arbitraire qui appartient à la même classe que F

et ε un nombre très petit :

écrivons $\delta\sigma_E^2$ sous la forme

$$\delta\sigma_E^2 = 2\varepsilon \overline{G(z)[F(z) - X]} + \varepsilon^2 \overline{(G(z))^2}$$

alors F est optimale si : $\frac{\partial \delta\sigma_E^2}{\partial \varepsilon} = 0$

donc il faut que :

$$\overline{G(z)[F(z) - X]} = 0 \quad \text{eq (2.2) en négligeant le terme dépendant de } \varepsilon$$

puisque $G(z)$ est arbitraire on pose que $G(z) = 1$

donc on a

$$\overline{[F(z) - X]} = 0$$

On se propose que l'approximation soit une transformation linéaire sans

retard de la forme : $F(z) = h_0 m_z + h_1 z^0$

où m_z est l'espérance mathématique du signal d'entrée

z^0 est le processus centré : $z^0 = z - m_z$

h_1, h_0 : coefficients de transmissions

II 3 : Détermination des coefficients de transmission h_0, h_1 :

$$\text{De l'eq (2.1) : } \sigma_E^2 = M\{(F(z) - X)^2\} = \min$$

$$\text{avec } F(z) = h_0 m_z + h_1 z^0$$

pour que σ_E^2 soit mini il faut et il suffit de l'étudier par rapport à h_0, h_1

$$\text{soit : } \sigma_E^2 = M\{(h_0 m_z + h_1 z^0 - X)^2\} = \min$$

$$\text{donc il faut que : } \frac{\partial \sigma_E^2}{\partial h_0} = 0, \quad \frac{\partial \sigma_E^2}{\partial h_1} = 0$$

on obtient

$$h_0 = \frac{M\{X\}}{m_z} = \frac{\bar{X}}{m_z}$$

$$h_1 = \frac{M\{X z^0\}}{\sigma_z^2} = \frac{\overline{X z^0}}{\sigma_z^2}$$

Remarque : le coefficient de transmission h_0 n'est introduit que si pour $m_z = 0$

$$\text{on a } m_x = 0$$

dans le cas contraire il est intéressant d'écrire la transformation d'approximation

sous la forme

$$F(z) = m_x + h_1 z^0$$

où m_x est l'esperance mathématique du signal de sortie

$$\text{c.a.d } m_x = h_0 m_z$$

II 4 : Exemples de linéarisation statistique :

$$4.1 : \text{L.S de } f(z) = C_1 z + C_2 z^3$$

$$y = h_0 m_2 + h_1 z^0$$

$$h_0 = \frac{\overline{f(z)}}{m_2}, \quad h_1 = \frac{\overline{f(z)z^0}}{\sigma_z^2}$$

où

$$\overline{f(z)} = \frac{1}{\sigma_z \sqrt{2\pi}} \int_{-\infty}^{\infty} (C_1 z + C_2 z^3) \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z-m_1}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz$$

on pose $\frac{z-m_1}{\sigma_z} = u \Rightarrow z = \sigma_z u + m_1 \Rightarrow dz = \sigma_z du$

on a

$$f(z) = \frac{1}{\sigma_z \sqrt{2\pi}} \left[\int_{-\infty}^{\infty} C_1 z \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z-m_1}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz + \int_{-\infty}^{\infty} C_2 z^3 \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z-m_1}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz \right]$$

calcul de :

$$I_1 = \int_{-\infty}^{\infty} C_1 z \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z-m_1}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz = C_1 \int_{-\infty}^{\infty} (z-m_1) \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z-m_1}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz + C_1 m_1 \int_{-\infty}^{\infty} \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z-m_1}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz$$

$$= C_1 \sigma_z^2 \int_{-\infty}^{\infty} u \exp\left\{-\frac{1}{2} u^2\right\} du + C_1 m_1 \sigma_z \int_{-\infty}^{\infty} \exp\left\{-\frac{1}{2} u^2\right\} du$$

$$= C_1 \sigma_z^2 \left[-\exp\left\{-\frac{1}{2} u^2\right\} \right]_{-\infty}^{\infty} + C_1 m_1 \sigma_z \sqrt{2\pi}$$

$$I_1 = C_1 m_1 \sigma_z \sqrt{2\pi}$$

$$I_2 = \int_{-\infty}^{\infty} C_2 z^3 \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z-m_1}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz$$

or

$$z^3 = (\sigma_z u + m_1)^3 = (\sigma_z^3 u^3 + 3\sigma_z^2 m_1 u^2 + 3\sigma_z m_1^2 u + m_1^3)$$

$$I_2 = \frac{C_2}{\sigma_z \sqrt{2\pi}} \int_{-\infty}^{\infty} (\sigma_z^3 u^3 + 3\sigma_z^2 m_1 u^2 + 3\sigma_z m_1^2 u + m_1^3) \exp\left\{-\frac{1}{2} u^2\right\} du \cdot \sigma_z$$

$$I_2 = \frac{C_2}{\sqrt{2\pi}} [I_3 + I_4 + I_5 + I_6]$$

$$I_3 = \int_{-\infty}^{\infty} \sigma_z^3 u^3 \exp\left\{-\frac{1}{2}u^2\right\} du = \sigma_z^3 \int_{-\infty}^{\infty} u^2 \cdot u \exp\left\{-\frac{1}{2}u^2\right\} du = 0$$

$$I_4 = \int_{-\infty}^{\infty} 3\sigma_z^2 m_z u^2 \exp\left\{-\frac{1}{2}u^2\right\} du = 3\sigma_z^2 m_z \int_{-\infty}^{\infty} u \cdot u \exp\left\{-\frac{1}{2}u^2\right\} du = 3\sigma_z^2 m_z \sqrt{2\pi}$$

$$I_5 = \int_{-\infty}^{\infty} 3\sigma_z m_z^2 u \exp\left\{-\frac{1}{2}u^2\right\} du = 3\sigma_z m_z^2 \int_{-\infty}^{\infty} u \exp\left\{-\frac{1}{2}u^2\right\} du = 0$$

$$I_6 = \int_{-\infty}^{\infty} m_z^3 \exp\left\{-\frac{1}{2}u^2\right\} du = m_z^3 \int_{-\infty}^{\infty} \exp\left\{-\frac{1}{2}u^2\right\} du = m_z^3 \sqrt{2\pi}$$

d'où

$$\overline{f(z)} = \frac{1}{\sigma_z \sqrt{2\pi}} (I_1) + \frac{C_2}{\sqrt{2\pi}} (I_3 + I_4 + I_5 + I_6)$$

$$\overline{f(z)} = C_1 m_z + C_2 (3\sigma_z^2 m_z + m_z^3)$$

d'où

$$h_0 = C_1 + C_2 (3\sigma_z^2 + m_z^2)$$

détermination de h_1 : $h_1 = \frac{\overline{f(z)z^0}}{\sigma_z^2}$

$$\overline{f(z)z^0} = \frac{1}{\sigma_z \sqrt{2\pi}} \int_{-\infty}^{\infty} (C_1 z + C_2 z^3) (z - m_z) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z - m_z}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz$$

$$\overline{f(z)z^0} = \frac{1}{\sigma_z \sqrt{2\pi}} (I_1 + I_2)$$

$$I_1 = \int_{-\infty}^{\infty} C_1 z (z - m_z) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z - m_z}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz = C_1 \int_{-\infty}^{\infty} (z - m_z)^2 \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z - m_z}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz + C_1 m_z \int_{-\infty}^{\infty} (z - m_z) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z - m_z}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz$$

$$I_1 = C_1 \sigma_2^3 \int_{-\infty}^{\infty} u^2 \exp\left\{-\frac{1}{2} u^2\right\} du + C_1 m_2 \sigma_2^2 \int_{-\infty}^{\infty} u \exp\left\{-\frac{1}{2} u^2\right\} du = C_1 \sigma_2^3 \sqrt{2\pi}$$

$$I_2 = \int_{-\infty}^{\infty} C_2 z^3 (z - m_2) \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z - m_2}{\sigma_2}\right)^2\right\} dz = \int_{-\infty}^{\infty} (C_2 z^4 - C_2 m_2 z^3) \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z - m_2}{\sigma_2}\right)^2\right\} dz$$

$$I_2 = C_2 \int_{-\infty}^{\infty} z^4 \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z - m_2}{\sigma_2}\right)^2\right\} dz - C_2 m_2 \int_{-\infty}^{\infty} z^3 \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z - m_2}{\sigma_2}\right)^2\right\} dz$$

D'après les changement de variable déjà considéré et après tout calcul fait on obtient

$$I_2 = C_2 (3\sigma_2^4 + 3\sigma_2^2 m_2^2) \sigma_2 \sqrt{2\pi}$$

$$\overline{f(z)} z^0 = C_1 \sigma_2^2 + C_2 (3\sigma_2^4 + 3\sigma_2^2 m_2^2)$$

d'où

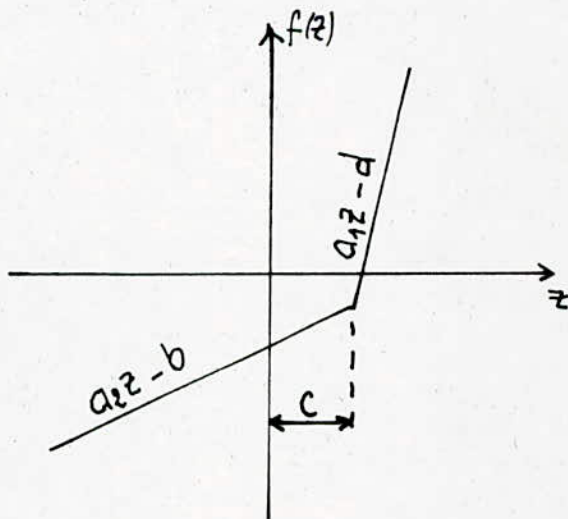
$$h_1 = C_1 + 3C_2 (\sigma_2^2 + m_2^2)$$

de là on obtient l'approximation lineaire de $f(z) = C_1 z + C_2 z^3$

$$Y = [C_1 + C_2 (3\sigma_2^2 + m_2^2)] m_2 + [C_1 + 3C_2 (\sigma_2^2 + m_2^2)] z^0$$

4.2: L. s de $f(z)$ donnée par

$$f(z) = \begin{cases} a_1 z - d, & z \geq c \\ a_2 z - b, & z \leq c \end{cases}$$



$$\overline{f(z)} = \frac{1}{\sigma_2 \sqrt{2\pi}} \left\{ \int_{-\infty}^c (a_2 z - b) \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z-m_2}{\sigma_2}\right)^2\right\} dz + \int_c^{\infty} (a_1 z - d) \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z-m_2}{\sigma_2}\right)^2\right\} dz \right\}$$

$$f(z) = \frac{1}{\sigma_2 \sqrt{2\pi}} (I_1 + I_2)$$

$$\begin{aligned} I_1 &= \int_{-\infty}^c (a_2 z - b) \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z-m_2}{\sigma_2}\right)^2\right\} dz = \int_{-\infty}^c [a_2(z-m_2+m_2) - b] \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z-m_2}{\sigma_2}\right)^2\right\} dz \\ &= \int_{-\infty}^c a_2(z-m_2) \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z-m_2}{\sigma_2}\right)^2\right\} dz + (a_2 m_2 - b) \int_{-\infty}^c \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z-m_2}{\sigma_2}\right)^2\right\} dz \end{aligned}$$

après avoir fait le changement de variable suivant $\frac{z-m_2}{\sigma_2} = U$ on obtient

$$I_1 = \int_{-\infty}^{\frac{c-m_2}{\sigma_2}} a_2 \sigma_2^2 U \exp\left\{-\frac{1}{2} U^2\right\} dU + (a_2 m_2 - b) \sigma_2 \int_{-\infty}^{\frac{c-m_2}{\sigma_2}} \exp\left\{-\frac{1}{2} U^2\right\} dU$$

$$I_1 = -a_2 \sigma_2^2 \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{c-m_2}{\sigma_2}\right)^2\right\} + (a_2 m_2 - b) \sigma_2 \sqrt{2\pi} \Phi\left(\frac{c-m_2}{\sigma_2}\right)$$

$$I_2 = \int_c^{\infty} (a_1 z - d) \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z-m_2}{\sigma_2}\right)^2\right\} dz \quad \text{on procédera comme dans } I_1$$

$$I_2 = a_1 \sigma_2^2 \int_{\frac{c-m_2}{\sigma_2}}^{\infty} U \exp\left\{-\frac{1}{2} U^2\right\} dU + (a_1 m_2 - d) \sigma_2 \int_{\frac{c-m_2}{\sigma_2}}^{\infty} \exp\left\{-\frac{1}{2} U^2\right\} dU$$

$$I_2 = a_1 \sigma_2^2 \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{c-m_2}{\sigma_2}\right)^2\right\} + (a_1 m_2 - d) \sigma_2 \sqrt{2\pi} \left[1 - \Phi\left(\frac{c-m_2}{\sigma_2}\right)\right]$$

$$\overline{f(z)} = (a_1 - a_2) \left[\frac{\sigma_2}{\sqrt{2\pi}} \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{c-m_2}{\sigma_2}\right)^2\right\} - m_2 \Phi\left(\frac{c-m_2}{\sigma_2}\right) \right] + (d-b) \Phi\left(\frac{c-m_2}{\sigma_2}\right) + a_1 m_2 - d$$

$$h_0 = (a_1 - a_2) \left[\frac{\sigma_z}{m_2 \sqrt{2\pi}} \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{c-m_+}{\sigma_z}\right)^2\right\} - \phi\left(\frac{c-m_+}{\sigma_z}\right) \right] + \frac{d-b}{m_2} \phi\left(\frac{c-m_+}{\sigma_z}\right) + a_1 - \frac{d}{m_2}$$

$$h_1 = \overline{f(z)z^0}$$

$$\overline{f(z)z^0} = \frac{1}{\sigma_z \sqrt{2\pi}} \left\{ \int_{-\infty}^c (a_2 z - b)(z - m_2) \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z-m_+}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz + \int_c^{\infty} (a_1 z - d)(z - m_2) \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z-m_+}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz \right\}$$

$$= \frac{1}{\sigma_z \sqrt{2\pi}} [I_1 + I_2]$$

$$I_1 = \int_{-\infty}^c (a_2 z - b)(z - m_2) \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z-m_+}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz \quad \text{on effectue le même changement}$$

$$I_1 = a_2 \sigma_z^3 \int_{-\infty}^{\frac{c-m_+}{\sigma_z}} u^2 \exp\left\{-\frac{1}{2} u^2\right\} du + (a_2 m_2 - b) \sigma_z^2 \int_{-\infty}^{\frac{c-m_+}{\sigma_z}} u \exp\left\{-\frac{1}{2} u^2\right\} du$$

$$I_1 = \sigma_z^2 (b - a_2 c) \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{c-m_+}{\sigma_z}\right)^2\right\} + a_2 \sigma_z^3 \sqrt{2\pi} \phi\left(\frac{c-m_+}{\sigma_z}\right)$$

$$I_2 = \int_c^{\infty} (a_1 z - d)(z - m_2) \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z-m_+}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz \quad \text{de même on obtient}$$

$$I_2 = a_1 \sigma_z^3 \int_{\frac{c-m_+}{\sigma_z}}^{\infty} u^2 \exp\left\{-\frac{1}{2} u^2\right\} du + (a_1 m_2 - d) \sigma_z^2 \int_{\frac{c-m_+}{\sigma_z}}^{\infty} u \exp\left\{-\frac{1}{2} u^2\right\} du$$

$$I_2 = \sigma_z^2 (a_1 c - d) \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{c-m_+}{\sigma_z}\right)^2\right\} + a_1 \sigma_z^3 \sqrt{2\pi} (1 - \phi\left(\frac{c-m_+}{\sigma_z}\right))$$

$$\overline{f(z)z^0} = \frac{\sigma_z}{\sqrt{2\pi}} (a_1 - a_2) c \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{c-m_+}{\sigma_z}\right)^2\right\} + \frac{\sigma_z}{\sqrt{2\pi}} (b-d) \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{c-m_+}{\sigma_z}\right)^2\right\} + \dots$$

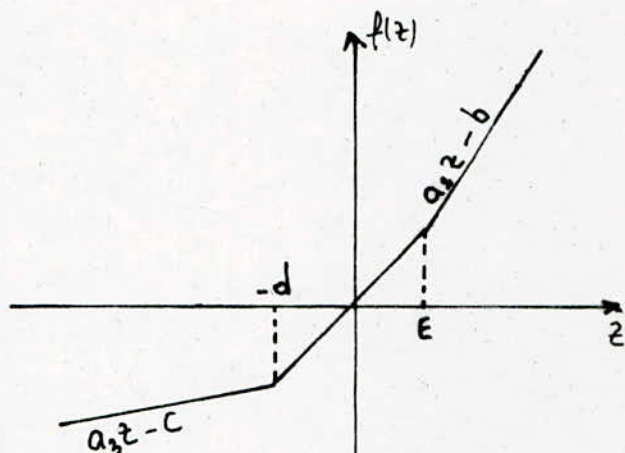
$$\dots + (a_2 - a_1) \sigma_z^2 \phi\left(\frac{c-m_+}{\sigma_z}\right) + a_1 \sigma_z^2$$

$$h_1 = \frac{1}{\sigma_z \sqrt{2\pi}} (a_1 - a_2) \cdot C \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{C - m_z}{\sigma_z}\right)^2\right\} + \frac{1}{\sigma_z \sqrt{2\pi}} (b - d) \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{C - m_z}{\sigma_z}\right)^2\right\} + \dots$$

$$\dots + (a_2 - a_1) \phi\left(\frac{C - m_z}{\sigma_z}\right) + a_1$$

4.3: L.S de $f(z)$ donnée par:

$$f(z) = \begin{cases} a_3 z - C, & z \leq -d \\ a_1 z, & -d \leq z \leq E \\ a_2 z - b, & z \geq E \end{cases}$$



$$h_0 = \frac{\overline{f(z)}}{m_z}$$

$$\overline{f(z)} = \frac{1}{\sigma_z \sqrt{2\pi}} \left\{ \int_{-\infty}^{-d} (a_3 z - C) \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z - m_z}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz + \int_{-d}^E a_1 z \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z - m_z}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz + \int_E^{\infty} (a_2 z - b) \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z - m_z}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz \right\}$$

$$\overline{f(z)} = \frac{1}{\sigma_z \sqrt{2\pi}} [I_1 + I_2 + I_3]$$

$$I_1 = \int_{-\infty}^{-d} (a_3 z - C) \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z - m_z}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz \quad \text{Après changement de variable on obtient}$$

$$I_1 = a_3 \sigma_z \int_{-\infty}^{-\frac{(d+m_z)}{\sigma_z}} u \exp\left\{-\frac{1}{2} u^2\right\} du + (a_3 m_z - C) \sigma_z \int_{-\infty}^{-\frac{(d+m_z)}{\sigma_z}} \exp\left\{-\frac{1}{2} u^2\right\} du$$

d'où

$$I_1 = -a_3 \sigma_z^2 \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{d+m_z}{\sigma_z}\right)^2\right\} + (a_3 m_z - C) \sigma_z \sqrt{2\pi} \left(1 - \phi\left(\frac{d+m_z}{\sigma_z}\right)\right)$$

$$I_2 = \int_{-d}^E a_1 z \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z - m_z}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz$$

$$I_2 = a_1 \sigma_z^2 \int_{-\frac{(d+m_t)}{\sigma_z}}^{\frac{E-m_t}{\sigma_z}} U \exp\left\{-\frac{1}{2} U^2\right\} dU + a_1 m_t \sigma_z \int_{-\frac{(d+m_t)}{\sigma_z}}^{\frac{E-m_t}{\sigma_z}} \exp\left\{-\frac{1}{2} U^2\right\} dU$$

$$I_2 = a_1 \sigma_z^2 \left(\exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{d+m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} - \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{E-m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} \right) + a_1 m_t \sigma_z \sqrt{2\pi} \left(\phi\left(\frac{E-m_t}{\sigma_z}\right) + \phi\left(\frac{d+m_t}{\sigma_z}\right) \right) - \dots$$

$$\dots - a_1 m_t \sigma_z \sqrt{2\pi}$$

$$I_3 = \int_E^\infty (a_2 z - b) \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z-m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz$$

$$I_3 = a_2 \sigma_z^2 \int_{\frac{E-m_t}{\sigma_z}}^\infty U \exp\left\{-\frac{1}{2} U^2\right\} dU + (a_2 m_t - b) \sigma_z \int_{\frac{E-m_t}{\sigma_z}}^\infty \exp\left\{-\frac{1}{2} U^2\right\} dU$$

$$I_3 = a_2 \sigma_z^2 \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{E-m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} + (a_2 m_t - b) \sigma_z \sqrt{2\pi} \left(1 - \phi\left(\frac{E-m_t}{\sigma_z}\right)\right)$$

$$\overline{f(z)} = \frac{1}{\sigma_z \sqrt{2\pi}} \left[(a_1 - a_3) \sigma_z^2 \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{d+m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} + (a_2 - a_1) \sigma_z^2 \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{E-m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} + \dots \right.$$

$$\dots + (a_3 + a_2 - a_1) m_t \sigma_z \sqrt{2\pi} + (a_1 - a_3) m_t \sigma_z \sqrt{2\pi} \phi\left(\frac{d+m_t}{\sigma_z}\right) + \dots$$

$$\dots + (a_1 - a_2) m_t \sigma_z \sqrt{2\pi} \phi\left(\frac{E-m_t}{\sigma_z}\right) + c \sigma_z \sqrt{2\pi} \phi\left(\frac{d+m_t}{\sigma_z}\right) + b \sigma_z \sqrt{2\pi} \phi\left(\frac{E-m_t}{\sigma_z}\right) -$$

$$\dots - (b+c) \sigma_z \sqrt{2\pi} \left. \right]$$

$$h_0 = \frac{1}{m_t \sqrt{2\pi}} \left[(a_1 - a_3) \sigma_z \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{d+m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} + (a_2 - a_1) \sigma_z \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{E-m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} \right] + (a_1 - a_3) \phi\left(\frac{d+m_t}{\sigma_z}\right) +$$

$$\dots + (a_1 - a_2) \phi\left(\frac{E-m_t}{\sigma_z}\right) + \frac{1}{m_t} \left[c \phi\left(\frac{d+m_t}{\sigma_z}\right) + b \phi\left(\frac{E-m_t}{\sigma_z}\right) - (b+c) \right] + (a_3 + a_2 - a_1)$$

$$h_1 = \frac{\overline{f(z)z^0}}{\sigma_z^2}$$

$$\overline{f(z)z^0} = \frac{1}{\sigma_z \sqrt{2\pi}} \left\{ \left[\int_{-\infty}^{-d} (a_3 z - c) + \int_{-d}^E a_1 z + \int_E^\infty (a_2 z - b) \right] (z - m_t) \exp\left\{-\frac{1}{2} \left(\frac{z-m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz \right\}$$

$$\overline{f(z)} z^0 = \frac{1}{\sigma_z \sqrt{2\pi}} [I_1 + I_2 + I_3]$$

$$I_1 = \int_{-\infty}^{-d} (a_3 z - c)(z - m_t) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z - m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz$$

$$I_1 = a_3 \sigma_z^3 \int_{-\infty}^{-\frac{d+m_t}{\sigma_z}} u^2 \exp\left\{-\frac{1}{2}u^2\right\} du + (a_3 m_t - c) \sigma_z^2 \int_{-\infty}^{-\frac{d+m_t}{\sigma_z}} u \exp\left\{-\frac{1}{2}u^2\right\} du$$

$$I_1 = \sigma_z^2 (c + a_3 d) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{d+m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} + a_3 \sigma_z^3 \sqrt{2\pi} \left(1 - \Phi\left(\frac{d+m_t}{\sigma_z}\right)\right)$$

$$I_2 = \int_{-d}^E a_1 z(z - m_t) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z - m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz$$

$$I_2 = \int_{-\frac{d+m_t}{\sigma_z}}^{\frac{E-m_t}{\sigma_z}} a_1 \sigma_z^3 u^2 \exp\left\{-\frac{1}{2}u^2\right\} du + a_1 m_t \sigma_z^2 \int_{-\frac{d+m_t}{\sigma_z}}^{\frac{E-m_t}{\sigma_z}} u \exp\left\{-\frac{1}{2}u^2\right\} du$$

$$I_2 = -a_1 \sigma_z^2 \left(d \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{d+m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} + E \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{E-m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\}\right) + a_1 \sigma_z^3 \sqrt{2\pi} \left(\Phi\left(\frac{d+m_t}{\sigma_z}\right) + \Phi\left(\frac{E-m_t}{\sigma_z}\right) - 1\right)$$

$$I_3 = \int_E^{\infty} (a_2 z - b)(z - m_t) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z - m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz$$

$$I_3 = a_2 \sigma_z^3 \int_{\frac{E-m_t}{\sigma_z}}^{\infty} u^2 \exp\left\{-\frac{1}{2}u^2\right\} du + (a_2 m_t - b) \sigma_z^2 \int_{\frac{E-m_t}{\sigma_z}}^{\infty} u \exp\left\{-\frac{1}{2}u^2\right\} du$$

$$I_3 = \sigma_z^2 (a_2 E - b) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{E-m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} + a_2 \sigma_z^3 \sqrt{2\pi} \left(1 - \Phi\left(\frac{E-m_t}{\sigma_z}\right)\right)$$

do u

$$h_1 = \frac{1}{\sigma_z^2} \cdot \frac{1}{\sigma_z \sqrt{2\pi}} [I_1 + I_2 + I_3]$$

4.4: L.S d'une transformation donnée par

$$f(z) = \begin{cases} -P & \text{si } z \leq -\Delta_1 \\ R & \text{si } z \geq \Delta_2 \\ \text{si } -\Delta_1 \leq z \leq \Delta_2 \text{ la dépendance entre } x \text{ et } z \text{ est multifonctionnelle} \\ a_1 z + b & \text{si } -\Delta_1 \leq z \leq -f \quad \text{Posons : } a_1 z + b = f_1(z) \\ a_2 z + c & \text{" } -f \leq z \leq -g \quad \text{" } a_2 z + c = f_2(z) \\ a_3 z + d & \text{" } -g \leq z \leq \Delta_2 \quad \text{" } a_3 z + d = f_3(z) \\ a_4 z - e & \text{" } \Delta_2 \geq z \geq h \quad \text{" } a_4 z - e = f_4(z) \\ a_5 z - l & \text{" } h \geq z \geq -j \quad \text{" } a_5 z - l = f_5(z) \\ a_6 z - n & \text{" } -j \geq z \geq -\Delta_1 \quad \text{" } a_6 z - n = f_6(z) \end{cases}$$

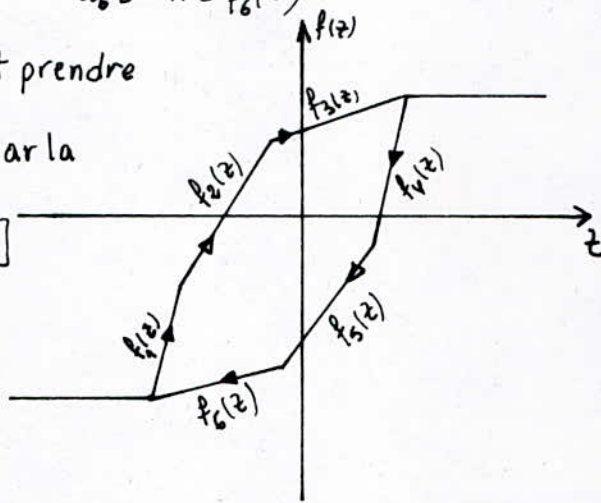
dans le cas où $z(t)$ est stationnaire on peut prendre

que la probabilité pour que $z(t)$ arrive par la

droite par rapport à l'intervalle $[-\Delta_1, \Delta_2]$

est μ_1 :

$$\mu_1 = \frac{\int_{-\Delta_1}^{\infty} w(z) dz}{\int_{-\infty}^{-\Delta_1} w(z) dz + \int_{\Delta_2}^{\infty} w(z) dz}, \quad \mu_2 = 1 - \mu_1$$



ou $w(z)$ est la densité de Probabilité de la loi normale que suit le processus z

$$h_0 = \frac{\overline{f(z)}}{m_z}$$

$$\overline{f(z)} = \frac{1}{\sigma_z \sqrt{2\pi}} \left\{ \left[\int_{-\infty}^{-\Delta_1} -P + \int_{-\Delta_1}^{\Delta_2} \mu_1 (f_1(z) + f_2(z) + f_3(z)) + \mu_2 (f_4(z) + f_5(z) + f_6(z)) + \int_{\Delta_2}^{\infty} R \right] \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z-m_z}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz \right\}$$

$$\overline{f(z)} = \frac{1}{\sigma_z \sqrt{2\pi}} [I_1 + I_2 + I_3]$$

$$I_1 = \int_{-\infty}^{-\Delta_1} -P \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z-m_t}{\sigma_t}\right)^2\right\} dz = -P\sigma_t \int_{-\infty}^{-\left(\frac{\Delta_1+m_t}{\sigma_t}\right)} \exp\left\{-\frac{1}{2}u^2\right\} du$$

$$I_1 = -P\sigma_t \left(1 - \Phi\left(\frac{\Delta_1+m_t}{\sigma_t}\right)\right)$$

$$I_2 = \int_{-\Delta_1}^{\Delta_2} \left[\mu_1 (f_1(z) + f_2(z) + f_3(z)) + \mu_2 (f_4(z) + f_5(z) + f_6(z)) \right] \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z-m_t}{\sigma_t}\right)^2\right\} dz$$

$$I_2 = \mu_1 (I_2^1 + I_2^2 + I_2^3) + \mu_2 (I_2^4 + I_2^5 + I_2^6)$$

$$I_2^1 = \int_{-\Delta_1}^{-f_1} (a_1 z + b) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z-m_t}{\sigma_t}\right)^2\right\} dz$$

$$I_2^1 = a_1 \sigma_t^2 \left(\exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{\Delta_1+m_t}{\sigma_t}\right)^2\right\} - \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{f_1+m_t}{\sigma_t}\right)^2\right\} \right) + (a_1 m_t + b) \sigma_t \sqrt{2\pi} \left(\Phi\left(\frac{\Delta_1+m_t}{\sigma_t}\right) - \Phi\left(\frac{f_1+m_t}{\sigma_t}\right) \right)$$

$$I_2^2 = \int_{-g}^{-g} (a_2 z + c) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z-m_t}{\sigma_t}\right)^2\right\} dz$$

$$I_2^2 = a_2 \sigma_t^2 \left(\exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{f_1+m_t}{\sigma_t}\right)^2\right\} - \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{g+m_t}{\sigma_t}\right)^2\right\} \right) + (a_2 m_t + c) \sigma_t \sqrt{2\pi} \left(\Phi\left(\frac{f_1+m_t}{\sigma_t}\right) - \Phi\left(\frac{g+m_t}{\sigma_t}\right) \right)$$

$$I_2^3 = \int_{-g}^{\Delta_2} (a_3 z + d) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z-m_t}{\sigma_t}\right)^2\right\} dz$$

$$I_2^3 = a_3 \sigma_t^2 \left(\exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{g+m_t}{\sigma_t}\right)^2\right\} - \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{\Delta_2-m_t}{\sigma_t}\right)^2\right\} \right) + (a_3 m_t + d) \sigma_t \sqrt{2\pi} \left(\Phi\left(\frac{g+m_t}{\sigma_t}\right) + \Phi\left(\frac{\Delta_2-m_t}{\sigma_t}\right) - 1 \right) \sqrt{2\pi}$$

$$I_2^4 = \int_{\Delta_2}^h (a_4 z - e) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z-m_t}{\sigma_t}\right)^2\right\} dz$$

$$I_2^4 = a_4 \sigma_t^2 \left(\exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{\Delta_2-m_t}{\sigma_t}\right)^2\right\} - \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{h-m_t}{\sigma_t}\right)^2\right\} \right) + (a_4 m_t - e) \sigma_t \sqrt{2\pi} \left(\Phi\left(\frac{h-m_t}{\sigma_t}\right) - \Phi\left(\frac{\Delta_2-m_t}{\sigma_t}\right) \right)$$

$$I_2^5 = \int_h^{-d} (a_5 z - l) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z-m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz$$

$$I_2^5 = a_5 \sigma_z^2 \left(\exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{h-m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} - \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{d+m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} \right) + (a_5 m_t - l) \sigma_z \sqrt{2\pi} \left(1 - \Phi\left(\frac{d+m_t}{\sigma_z}\right) - \Phi\left(\frac{h-m_t}{\sigma_z}\right) \right)$$

$$I_2^6 = \int_{-d}^{-\Delta_1} (a_6 z - n) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z-m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz$$

$$I_2^6 = a_6 \sigma_z^2 \left(\exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{d+m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} - \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{\Delta_1+m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} \right) + (a_6 m_t - n) \sigma_z \sqrt{2\pi} \left(\Phi\left(\frac{d+m_t}{\sigma_z}\right) - \Phi\left(\frac{\Delta_1+m_t}{\sigma_z}\right) \right)$$

$$I_3 = \int_{\Delta_2}^{\infty} R \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z-m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz$$

$$I_3 = R \sigma_z \sqrt{2\pi} \left(1 - \Phi\left(\frac{\Delta_2 - m_t}{\sigma_z}\right) \right)$$

on noté que

$$\mu_1 = \frac{(1 - \Phi(\frac{\Delta_2 - m_t}{\sigma_z}))}{(1 - \Phi(\frac{\Delta_1 + m_t}{\sigma_z})) + (1 - \Phi(\frac{\Delta_2 - m_t}{\sigma_z}))}$$

$$\mu_2 = \frac{(1 - \Phi(\frac{\Delta_1 + m_t}{\sigma_z}))}{(1 - \Phi(\frac{\Delta_1 + m_t}{\sigma_z})) + (1 - \Phi(\frac{\Delta_2 - m_t}{\sigma_z}))}$$

$$h_0 = \frac{\overline{f(z)}}{m_2} = \frac{1}{m_2 \sigma_z \sqrt{2\pi}} (I_1 + I_2 + I_3) = \frac{1}{m_2 \sigma_z \sqrt{2\pi}} (I_1 + \mu_1 (I_2^1 + I_2^2 + I_2^3) + \mu_2 (I_2^4 + I_2^5 + I_2^6) + I_3)$$

$$h_1 = \frac{\overline{f(z)z^0}}{\sigma_z^2}$$

$$\overline{f(z)z^0} = \frac{1}{\sigma_z \sqrt{2\pi}} \left\{ \left[\int_{-\infty}^{-\Delta_1} -P + \int_{-\Delta_1}^{\Delta_2} \mu_1 (f_1(z) + f_2(z) + f_3(z)) + \mu_2 (f_4(z) + f_5(z) + f_6(z)) + \int_{\Delta_2}^{\infty} R \right] (z - m_t) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z-m_t}{\sigma_z}\right)^2\right\} \dots dz \right\}$$

$$\overline{f(z)z^0} = \frac{1}{\sigma_z \sqrt{2\pi}} (I_1 + I_2 + I_3)$$

$$I_1 = \int_{-\infty}^{-\Delta_1} -P(z-m_2) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z-m_2}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz$$

$$I_1 = P\sigma_z^2 \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{\Delta_1+m_2}{\sigma_z}\right)^2\right\}$$

$$I_2 = \mu_1(I_2^1 + I_2^2 + I_2^3) + \mu_2(I_2^4 + I_2^5 + I_2^6)$$

$$I_2^1 = \int_{-\Delta_1}^{-f} (a_1 z + b)(z-m_2) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z-m_2}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz$$

$$I_2^1 = (a_1 f - b)\sigma_z^2 \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{f+m_2}{\sigma_z}\right)^2\right\} + (b - a_1 \Delta_1)\sigma_z^2 \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{\Delta_1+m_2}{\sigma_z}\right)^2\right\} + a_1 \sigma_z^3 \sqrt{2\pi} \left(\phi\left(\frac{\Delta_1+m_2}{\sigma_z}\right) - \phi\left(\frac{f+m_2}{\sigma_z}\right)\right)$$

$$I_2^2 = \int_{-f}^{-g} (a_2 z + c)(z-m_2) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z-m_2}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz$$

$$I_2^2 = (a_2 g - c)\sigma_z^2 \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{g+m_2}{\sigma_z}\right)^2\right\} + (c - a_2 f)\sigma_z^2 \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{f+m_2}{\sigma_z}\right)^2\right\} + a_2 \sigma_z^3 \sqrt{2\pi} \left(\phi\left(\frac{f+m_2}{\sigma_z}\right) - \phi\left(\frac{g+m_2}{\sigma_z}\right)\right)$$

$$I_2^3 = \int_{-g}^{-\Delta_2} (a_3 z + d)(z-m_2) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z-m_2}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz$$

$$I_2^3 = -(a_3 \Delta_2 + d)\sigma_z^2 \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{\Delta_2-m_2}{\sigma_z}\right)^2\right\} + (d - a_3 g)\sigma_z^2 \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{g+m_2}{\sigma_z}\right)^2\right\} + a_3 \sigma_z^3 \sqrt{2\pi} \left(\phi\left(\frac{\Delta_2-m_2}{\sigma_z}\right) + \phi\left(\frac{g+m_2}{\sigma_z}\right) - 1\right)$$

$$I_2^4 = \int_{\Delta_2}^h (a_4 z - e)(z-m_2) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z-m_2}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz$$

$$I_2^4 = (e - a_4 h)\sigma_z^2 \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{h-m_2}{\sigma_z}\right)^2\right\} + (a_4 \Delta_2 - e)\sigma_z^2 \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{\Delta_2-m_2}{\sigma_z}\right)^2\right\} + a_4 \sigma_z^3 \sqrt{2\pi} \left(\phi\left(\frac{h-m_2}{\sigma_z}\right) - \phi\left(\frac{\Delta_2-m_2}{\sigma_z}\right)\right)$$

$$I_2^5 = \int_h^{-j} (a_5 z - e)(z-m_2) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z-m_2}{\sigma_z}\right)^2\right\} dz$$

$$I_2^5 = (a_5 j + l) \sigma_7^2 \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{j+m_7}{\sigma_7}\right)^2\right\} + (a_5 h - l) \sigma_7^2 \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{h-m_7}{\sigma_7}\right)^2\right\} + a_5 \sigma_7^3 \sqrt{2\pi} \left(1 - \Phi\left(\frac{j+m_7}{\sigma_7}\right) - \Phi\left(\frac{h-m_7}{\sigma_7}\right)\right)$$

$$I_2^6 = \int_{-d}^{-d_1} (a_6 z - n)(z - m_7) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z-m_7}{\sigma_7}\right)^2\right\} dz$$

$$I_2^6 = (a_6 \Delta_1 + n) \sigma_7^2 \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{\Delta_1+m_7}{\sigma_7}\right)^2\right\} - (a_6 j + n) \sigma_7^2 \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{j+m_7}{\sigma_7}\right)^2\right\} + a_6 \sigma_7^3 \sqrt{2\pi} \left(\Phi\left(\frac{j+m_7}{\sigma_7}\right) - \Phi\left(\frac{\Delta_1+m_7}{\sigma_7}\right)\right)$$

$$I_3 = \int_{\Delta_2}^{\infty} R(z - m_7) \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z-m_7}{\sigma_7}\right)^2\right\} dz$$

$$I_3 = R \sigma_7^2 \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{\Delta_2-m_7}{\sigma_7}\right)^2\right\}$$

$$h_1 = \frac{1}{\sigma_7^2} \cdot \frac{1}{\sigma_7 \sqrt{2\pi}} (I_1 + \mu_1(I_2^1 + I_2^2 + I_2^3) + \mu_2(I_2^4 + I_2^5 + I_2^6) + I_3)$$

où μ_1 et μ_2 ont été déjà calculé.

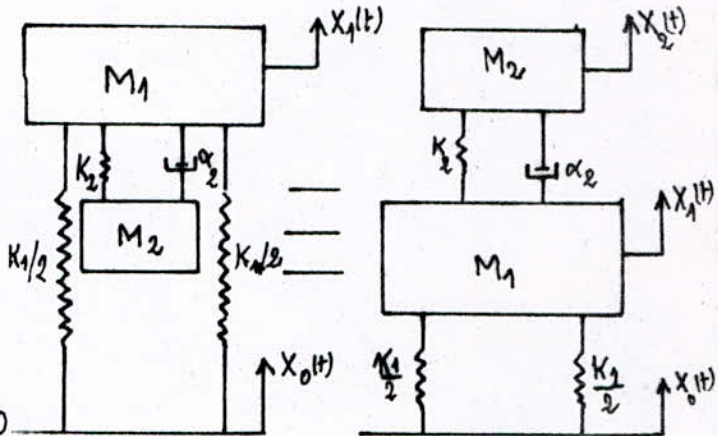
III MODELE D'UN AMORTISSEUR LINEAIRE

III 1. Détermination des fonctions

de transfert du système :

on obtient ces fonctions à partir des équations différentielles du mouvement qui sont :

$$\begin{cases} M_1 \ddot{x}_1 + K_1(x_1 - x_0) + \alpha_2(\dot{x}_1 - \dot{x}_2) + K_2(x_1 - x_2) = 0 \\ M_2 \ddot{x}_2 + \alpha_2(\dot{x}_2 - \dot{x}_1) + K_2(x_2 - x_1) = 0 \end{cases}$$



en passant aux transformées de Fourier on obtient

$$M_1 s^2 \bar{X}_1 + K_1(\bar{X}_1 - \bar{X}_0) + \alpha_2 s(\bar{X}_1 - \bar{X}_2) + K_2(\bar{X}_1 - \bar{X}_2) = 0$$

$$M_2 s^2 \bar{X}_2 + \alpha_2 s(\bar{X}_2 - \bar{X}_1) + K_2(\bar{X}_2 - \bar{X}_1) = 0$$

d'où

$$(M_2 s^2 + \alpha_2 s + K_2) \bar{X}_2 = (\alpha_2 s + K_2) \bar{X}_1 \quad (1)$$

$$(M_1 s^2 + \alpha_2 s + K_1 + K_2) \bar{X}_1 - (\alpha_2 s + K_2) \bar{X}_2 = K_1 \bar{X}_0 \quad (2)$$

de (1) et (2) on aura

$$\left((M_1 s^2 + \alpha_2 s + K_1 + K_2) - \frac{(\alpha_2 s + K_2)^2}{M_2 s^2 + \alpha_2 s + K_2} \right) \bar{X}_1 = K_1 \bar{X}_0$$

ou encore

$$\frac{(M_1 s^2 + \alpha_2 s + K_1 + K_2)(M_2 s^2 + \alpha_2 s + K_2) - (\alpha_2 s + K_2)^2}{M_2 s^2 + \alpha_2 s + K_2} \bar{X}_1 = K_1 \bar{X}_0 \quad (3)$$

$$\text{de (1)} \quad H \frac{x_2(s)}{x_1} = \frac{\bar{X}_2}{\bar{X}_1} = \frac{\alpha_2 s + K_2}{M_2 s^2 + \alpha_2 s + K_2} \quad (4)$$

$$\text{de (3)} \quad H \frac{x_1(s)}{x_0} = \frac{\bar{X}_1}{\bar{X}_0} = \frac{K_1 (M_2 s^2 + \alpha_2 s + K_2)}{(M_1 s^2 + \alpha_2 s + K_1 + K_2)(M_2 s^2 + \alpha_2 s + K_2) - (\alpha_2 s + K_2)^2} \quad (5)$$

$$\text{de (4) et (5)} \quad H \frac{x_2(s)}{x_0} = \frac{\bar{X}_2}{\bar{X}_0} = \frac{K_1 (\alpha_2 s + K_2)}{(M_1 s^2 + \alpha_2 s + K_1 + K_2)(M_2 s^2 + \alpha_2 s + K_2) - (\alpha_2 s + K_2)^2}$$

on obtient finalement :

$$H \frac{x_1(s)}{x_0} = \frac{M_2 K_1 s^2 + \alpha_2 K_1 s + K_1 K_2}{M_1 M_2 s^4 + (M_1 \alpha_2 + M_2 \alpha_2) s^3 + (M_1 K_2 + M_2 K_2 + M_2 K_1) s^2 + \alpha_2 K_1 s + K_1 K_2}$$

$$H \frac{x_2(s)}{x_0} = \frac{\alpha_2 K_1 s + K_1 K_2}{M_1 M_2 s^4 + (M_1 \alpha_2 + M_2 \alpha_2) s^3 + (M_1 K_2 + M_2 K_2 + M_2 K_1) s^2 + \alpha_2 K_1 s + K_1 K_2}$$

III 2: Détermination des dispersions pour différents bruits

2.1: Cas où le bruit est donné par $S_x(s) = N^2$

$$\text{par définition} \quad \sigma_x^2 = \frac{1}{2\pi j} \int_{-\infty}^{+\infty} |H(s)|^2 S(s) ds$$

2.1.1 Détermination de $\sigma_{x_1}^2$:

$$\text{on a déjà obtenu} \quad H \frac{x_1(s)}{x_0} = \frac{M_2 K_1 s^2 + \alpha_2 K_1 s + K_1 K_2}{M_1 M_2 s^4 + (M_1 \alpha_2 + M_2 \alpha_2) s^3 + (M_1 K_2 + M_2 K_2 + M_2 K_1) s^2 + \alpha_2 K_1 s + K_1 K_2}$$

posons :

$$A = M_2 K_1, \quad B = M_1 M_2, \quad C = (M_1 \alpha_2 + M_2 \alpha_2), \quad D = (M_1 + M_2), \quad E = \alpha_2 K_1$$

$$\text{de ce fait on a} \quad \sigma_{x_1}^2 = \frac{1}{2\pi j} \int_{-\infty}^{+\infty} \frac{A s^2 + E s + K_1 K_2}{B s^4 + C s^3 + (D K_2 + A) s^2 + E s + K_1 K_2} |N^2| ds$$

dans ce cas on peut poser $\sigma_{x_1}^2$ sous la forme

$$\sigma_{x_1}^2 = \frac{1}{2\pi j} \int_{-\infty}^{+\infty} \frac{C(s) \cdot C(-s)}{d(s) \cdot d(-s)} ds$$

où $C(s) = AS^2 + ES + K_1K_2$

$$d(s) = BS^4 + CS^3 + (DK_2 + A)S^2 + ES + K_1K_2$$

donc: $\sigma_{x_1}^2 = I_4^{(4)} N^2$ où I_4 est donné par les tables d'intégrale

$$I_4 = \frac{C_3^2(-d_0^2 d_3 + d_0 d_1 d_2) + (C_2^2 - 2C_1 C_3) d_0 d_1 d_4 + (C_1^2 - 2C_0 C_2) d_0 d_3 d_4 + C_0^2(-d_1^2 d_4 + d_2 d_3 d_4)}{2 d_0 d_4 (-d_0 d_3^2 - d_1^2 d_4 + d_1 d_2 d_3)}$$

dans notre cas: $C_0 = K_1K_2$, $C_1 = E$, $C_2 = A$, $C_3 = 0$

$$d_0 = K_1K_2, d_1 = E, d_2 = (DK_2 + A), d_3 = C, d_4 = B$$

d'où

$$I_4^{(4)} = \frac{A^2 E + E^2 C + K_1 K_2 (CDK_2 - AC - EB)}{2(EAC - E^2 B) + 2(EDC - K_1 C^2) K_2} = \frac{N_{41}}{D_{41}} \text{ avec}$$

$$N_{41} = M_2^2 \alpha_2 K_1^3 + M_1 \alpha_2^3 K_1^2 + M_2 \alpha_2^3 K_1^3 + M_1^2 \alpha_2 K_1 K_2^2 + M_2^2 \alpha_2 K_1 K_2^2 + 2M_1 M_2 \alpha_2 K_1 K_2^2 - 2M_1 M_2 \alpha_2 K_1 K_2 - \dots$$

$$\dots - M_2^2 \alpha_2 K_1^2 K_2$$

$$D_{41} = 2M_2^2 \alpha_2^2 K_1^2$$

$$\text{d'où } \sigma_{x_1}^2 = \frac{N_{41}}{D_{41}} N^2$$

2.1.2 Détermination de $\sigma_{x_2}^2$

$$\sigma_{x_2}^2 = \frac{1}{2\pi j} \int_{-\infty}^{+\infty} \left| \frac{ES + K_1K_2}{BS^4 + CS^3 + (DK_2 + A)S^2 + ES + K_1K_2} \right|^2 N^2 ds$$

dans ce cas $C_0 = K_1 K_2$, $C_1 = E$, $C_2 = 0$, $C_3 = 0$

d_0, d_1, d_2, d_3, d_4 sont les même que ceux déjà définis

$$\sigma_{x_2}^2 = I_4^{(2)} N^2$$

$$I_4^{(2)} = \frac{E^2 C + K_1 K_2 (DCK_2 + AC - EB)}{2(EAC - E^2 B) + 2(EDC - K_1 C^2) K_2} = \frac{N_{42}}{D_{42}} \quad \text{avec}$$

$$N_{42} = M_1 \alpha_2^3 K_1^2 + M_2 \alpha_2^3 K_1^2 + M_1 \alpha_2 K_1 K_2^2 + M_2 \alpha_2 K_1 K_2^2 + 2M_1 M_2 \alpha_2 K_1 K_2^2 + M_2^2 \alpha_2 K_1^2 K_2$$

$$D_{42} = D_{41} = 2M_2^2 \alpha_2^2 K_1^2$$

$$\text{donc } \sigma_{x_2}^2 = \frac{N_{42}}{D_{42}} \cdot N^2$$

2.2 Cas où le bruit est donné par $S_{x_0}(s) = \frac{N^2}{\Omega^2} (\Omega^2 - s^2)$

2.2.1 Détermination de $\sigma_{x_1}^2$

$$\sigma_{x_1}^2 = \frac{1}{2\pi j} \int_{-\infty}^{\infty} \left| \frac{AS^2 + ES + K_1 K_2}{BS^4 + CS^3 + (DK_2 + A)S^2 + ES + K_1 K_2} \right|^2 \frac{N^2}{\Omega^2} (\Omega^2 - s^2) ds$$

$$\text{or } (\Omega^2 - s^2) = (\Omega + s)(\Omega - s)$$

dans ce cas on aura :

$$C(s) = (AS^2 + ES + K_1 K_2)(\Omega + s) = AS^3 + (A\Omega + E)s^2 + (E\Omega + K_1 K_2)s + K_1 K_2 \Omega$$

$$\text{d'où : } C_0 = K_1 K_2 \Omega, \quad C_1 = (E\Omega + K_1 K_2), \quad C_2 = (A\Omega + E), \quad C_3 = A$$

d_0, d_1, d_2, d_3, d_4 ont été définis

pour simplifier l'écriture posons :

$$C_1 = U, \quad C_2 = X \quad \text{et} \quad d_2 = m = (DK_2 + A)$$

donc. $\bar{\sigma}_{x_1}^2 = I_4^{(4)*} \frac{N^2}{\Omega^2}$

où

$$I_4^{(4)*} = \frac{A^2(Em - K_1 K_2 C) + (x^2 - 2UA)EB + (U^2 - 2K_1 K_2 \Omega x)CB + K_1 K_2 \Omega^2 (mCB - EB^2)}{2B(EmC - E^2 B - K_1 K_2 C^2)} = \frac{N_{41}^*}{D_{41}^*}$$

où

$$\begin{aligned} N_{41}^* = & M_2^3 \alpha_2 K_1^4 + M_2^3 M_1 K_1^3 \alpha_2 \Omega^2 + M_2^2 M_1 \alpha_2^3 K_1^3 - 2M_2^2 M_1 \alpha_2 K_1^3 K_2 + M_2^2 M_1 \alpha_2^3 K_1^2 \Omega^2 + M_2^2 M_1 \alpha_2 K_1^2 K_2^2 - \dots \\ & \dots - 2M_2^2 M_1 \alpha_2 K_1^2 K_2 \Omega + M_2^2 M_1 \alpha_2^3 K_1^2 \Omega^2 + M_2^2 M_1 \alpha_2 K_1^2 K_2^2 - 2M_2^3 M_1 \alpha_2 K_1^2 K_2 \Omega^2 + \dots \\ & \dots + M_2^3 M_1 \alpha_2 K_1 K_2^2 \Omega^2 + 2M_2^2 M_1 \alpha_2 K_1 K_2^2 \Omega^2 + M_2^3 M_1 \alpha_2 K_1 K_2^2 \Omega^2 + M_2^3 M_1 \alpha_2 K_1 K_2 \Omega^2 \end{aligned}$$

$$D_{41}^* = 2M_2^3 M_1 \alpha_2^2 K_1^2$$

d'où $\bar{\sigma}_{x_1}^2 = \frac{N_{41}^*}{D_{41}^*} \cdot \frac{N^2}{\Omega^2}$

2.2.2 Détermination de $\bar{\sigma}_{x_2}^2$

$$\bar{\sigma}_{x_2}^2 = \frac{1}{2\pi J} \int_{-\infty}^{\infty} \left| \frac{ES + K_1 K_2}{Bs^4 + Cs^3 + (DK_2 + A)s^2 + ES + K_1 K_2} \right|^2 \frac{N^2}{\Omega^2} (\Omega^2 - s^2) ds$$

d'où

$$C(s) = (ES + K_1 K_2)(\Omega + s) = Es^2 + (E\Omega + K_1 K_2)s + K_1 K_2 \Omega$$

$$C_0 = K_1 K_2 \Omega, C_1 = U, C_2 = E, C_3 = 0$$

do, d_1, d_2, d_3, d_4 ont été définis; on précise que $d_2 = (DK_2 + A) = m$

donc :

$$\bar{\sigma}_{x_2}^2 = I_4^{(4)*} \frac{N^2}{\Omega^2}$$

$$I_4^{(4)*} = \frac{E^3 + (U^2 - 2K_1 K_2 \Omega E)C + K_1 K_2 \Omega^2 (mC - EB)}{2(EmC - E^2 B - K_1 K_2 C^2)} = \frac{N_{42}^*}{D_{42}^*}$$

avec

$$N_{42}^* = \alpha_2^3 K_1^3 + M_1 \alpha_2^3 K_1^2 \Omega^2 + M_1 \alpha_2 K_1^2 K_2^2 + M_2 \alpha_2^3 K_1^2 \Omega^2 + M_2 \alpha_2 K_1^2 K_2^2 + M_1^2 \alpha_2 K_1 K_2^2 \Omega^2 + \dots$$

$$\dots 2 M_1 M_2 \alpha_2 K_1 K_2 \Omega^2 + M_2^2 \alpha_2 K_1 K_2^2 \Omega^2 + M_2^2 \alpha_2 K_1^2 K_2 \Omega^2$$

$$D_{42}^* = 2 M_2^2 \alpha_2^2 K_1^2$$

d'où

$$\sigma_{x_2}^2 = \frac{N_{42}^*}{D_{42}^*} \cdot \frac{N^2}{\Omega^2}$$

2.2.3 Détermination des caractéristiques de l'amortisseur (K_2, α_2, M_2)

pour déterminer complètement l'amortisseur dynamique linéaire il faut nécessairement satisfaire la condition

$$\sigma_{x_1}^2 = \min$$

pour satisfaire cette condition il faut théoriquement résoudre le système

$$\left\{ \begin{array}{l} \frac{\partial \sigma_{x_1}^2}{\partial M_2} = 0 \\ \frac{\partial \sigma_{x_1}^2}{\partial \alpha_2} = 0 \\ \frac{\partial \sigma_{x_1}^2}{\partial K_2} = 0 \end{array} \right. \quad \text{avec forcément } \alpha_2 \neq 0$$

2.2.3.1 cas où le bruit est $s_{x_0}(s) = N^2$

$$\sigma_{x_1}^2 = \frac{N_{41}}{D_{41}} \cdot N^2$$

dans ce cas on doit résoudre le système

$$\left\{ \begin{aligned} D_{41}^2 \frac{\partial \sigma_{x_1}^2}{\partial M_2} &= 2M_2^2 M_1 \alpha_2^3 K_1^3 K_2 - 2M_2^2 M_1 \alpha_2^3 K_1^3 K_2^2 - M_2^2 \alpha_2^5 K_1^4 - 2M_2 M_1^2 \alpha_2^3 K_1^3 K_2^2 = 0 \\ D_{41}^2 \frac{\partial \sigma_{x_1}^2}{\partial \alpha_2} &= -M_2^4 \alpha_2^2 K_1^5 + M_2^2 M_1 \alpha_2^4 K_1^4 + M_2^3 \alpha_2^4 K_1^4 - M_2^2 M_1^2 \alpha_2^2 K_1^3 K_2^2 - 2M_1 M_2^3 \alpha_2^2 K_1^3 K_2^2 - \dots \\ &\dots - M_2^4 \alpha_2^2 K_1^3 K_2^2 + 2M_1 M_2^3 \alpha_2^2 K_1^4 K_2 + M_2^4 \alpha_2^2 K_1^4 K_2 = 0 \\ D_{41}^2 \frac{\partial \sigma_{x_1}^2}{\partial K_2} &= 2M_1^2 M_2^2 \alpha_2^3 K_1^3 K_2 + 2M_2^4 \alpha_2^3 K_1^3 K_2 + 4M_1 M_2^3 \alpha_2^3 K_1^3 K_2 - 2M_1 M_2^3 \alpha_2^3 K_1^4 - M_2^4 \alpha_2^3 K_1^4 = 0 \end{aligned} \right.$$

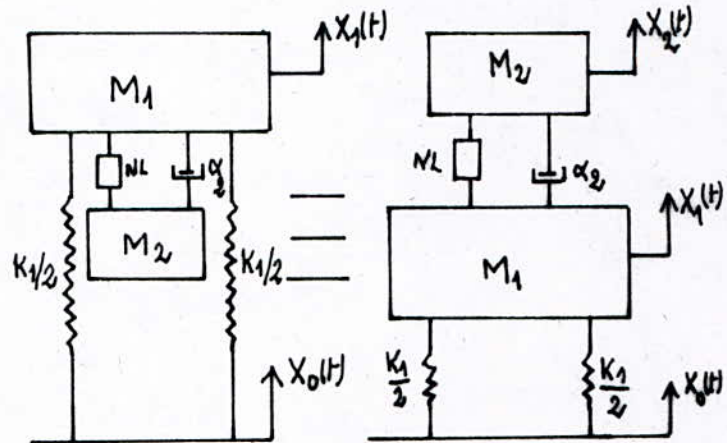
2.2.3.2 Cas où le bruit est $S_{x_0}(s) = \frac{N^2}{\Omega^2} (\Omega^2 - s^2)$

dans ce cas on doit résoudre le système

$$\left\{ \begin{aligned} D_{42}^2 \frac{\partial \sigma_{x_1}^2}{\partial M_2} &= -2M_2^3 M_1^2 \alpha_2^5 K_1^5 + 2M_2^4 M_1^2 \alpha_2^3 K_1^5 K_2 - 2M_2^3 M_1^3 \alpha_2^5 K_1^4 \Omega^2 - 2M_2^3 M_1^2 \alpha_2^3 K_1^4 K_2^2 + \dots \\ &\dots + 2M_2^4 M_1^3 \alpha_2^3 K_1^4 K_2 \Omega - M_2^4 M_1^2 \alpha_2^5 K_1^4 \Omega^2 - M_2^4 M_1^2 \alpha_2^3 K_1^4 K_2^2 - 2M_2^3 M_1^3 \alpha_2^3 K_1^3 K_2^2 \Omega^2 - \dots \\ &\dots - 2M_2^4 M_1^3 \alpha_2^3 K_1^3 K_2^2 \Omega^2 = 0 \\ D_{42}^2 \frac{\partial \sigma_{x_1}^2}{\partial \alpha_2} &= -M_2^6 M_1 \alpha_2^2 K_1^6 - M_2^6 M_1^2 \alpha_2^2 K_1^5 \Omega^2 - M_2^6 M_1^2 \alpha_2^2 K_1^4 K_2 \Omega^2 + 2M_2^6 M_1^2 \alpha_2^2 K_1^4 K_2 \Omega^2 - \dots \\ &\dots - M_2^5 M_1^2 \alpha_2^2 K_1^3 K_2^2 \Omega^2 - 2M_2^5 M_1^3 \alpha_2^2 K_1^3 K_2^2 \Omega^2 - M_2^5 M_1^2 \alpha_2^2 K_1^4 K_2^2 + M_2^5 M_1^2 \alpha_2^4 K_1^4 \Omega^2 + \dots \\ &\dots + 2M_2^5 M_1^3 \alpha_2^2 K_1^4 K_2 \Omega + 2M_2^5 M_1^2 \alpha_2^2 K_1^5 K_2 - M_2^4 M_1^4 \alpha_2^2 K_1^3 K_2^2 \Omega^2 - M_2^4 M_1^2 \alpha_2^2 K_1^4 K_2^2 + \dots \\ &\dots + M_2^4 M_1^3 \alpha_2^4 K_1^4 \Omega^2 + M_2^4 M_1^2 \alpha_2^4 K_1^5 = 0 \\ D_{42}^2 \frac{\partial \sigma_{x_1}^2}{\partial K_2} &= -2M_2^5 M_1^2 \alpha_2^3 K_1^5 - 2M_2^5 M_1^3 \alpha_2^3 K_1^4 \Omega + 2M_2^5 M_1^2 \alpha_2^3 K_1^4 K_2 - 2M_2^6 M_1^2 \alpha_2^3 K_1^4 \Omega^2 + \dots \\ &\dots + 2M_2^6 M_1^2 \alpha_2^3 K_1^3 K_2 \Omega^2 + M_2^6 M_1 \alpha_2^3 K_1^4 \Omega^2 + 4M_2^5 M_1^3 \alpha_2^3 K_1^3 K_2 \Omega^2 + 2M_2^4 M_1^4 \alpha_2^3 K_1^3 K_2 \Omega^2 + \dots \\ &\dots + 2M_2^4 M_1^2 \alpha_2^3 K_1^4 K_2 = 0 \end{aligned} \right.$$

IV ETUDE D'UN AMORTISSEUR NON LINEAIRE

On entend par amortisseur non linéaire un amortisseur où le ressort développe une force non linéaire dans le système.



IV.1. Détermination des fonctions

de transferts du système :

on obtient ces fonctions de transferts à partir des équations différentielles du mouvement qui sont :

$$M_1 \ddot{X}_1 + K_1(X_1 - X_0) + \alpha_2(\dot{X}_1 - \dot{X}_2) - S\{X_2 - X_1\} = 0$$

$$M_2 \ddot{X}_2 + \alpha_2(\dot{X}_2 - \dot{X}_1) + S\{X_2 - X_1\} = 0$$

où $S\{X_2 - X_1\}$ est la force non linéaire qui se développe dans le système

$$\text{Posons } X_2 - X_1 = Z$$

$$X_2 = Z + X_1$$

Les équations deviennent :

$$M_2 \ddot{X}_2 + \alpha_2 \dot{Z} + S(Z) = 0$$

$$M_1 \ddot{X}_1 + K_1 X_1 - \alpha_2 \dot{Z} - S(Z) = K_1 X_0$$

d'après la linearisation statistique on a

$$S(z) = h_0 m_z + h_1 \overset{\circ}{z} \quad , \quad \overset{\circ}{z} = z - m_z \quad , \quad h_0 = h_0(m_z, \sigma_z) \quad , \quad h_1 = h_1(m_z, \sigma_z)$$

d'où le système devient

$$M_2 \ddot{x}_2 + \alpha_2 \dot{z} + h_0 m_z + h_1 \overset{\circ}{z} = 0 \quad (1)$$

$$M_1 \ddot{x}_1 + K_1 x_1 - \alpha_2 \dot{z} - h_0 m_z - h_1 \overset{\circ}{z} = K_1 x_0 \quad (2)$$

d'après $x_2 = z + x_1$ et l'éq (1) on aura

$$M_2 \ddot{z} + \alpha_2 \dot{z} + h_0 m_z + h_1 \overset{\circ}{z} = -M_2 \ddot{x}_1 \quad (3)$$

passant au processus centré dans (2) et (3)

sachant que

$$x_j = \overset{\circ}{x}_j + m_{x_j} \quad , \quad j = 1, 2$$

$$z = \overset{\circ}{z} + m_z$$

on obtient :

$$M_2 \frac{d^2}{dt^2} (\overset{\circ}{z} + m_z) + \alpha_2 \frac{d}{dt} (\overset{\circ}{z} + m_z) + h_0 m_z + h_1 \overset{\circ}{z} = -M_2 \frac{d^2}{dt^2} (\overset{\circ}{x}_1 + m_{x_1}) \quad (4)$$

$$M_1 \frac{d^2}{dt^2} (\overset{\circ}{x}_1 + m_{x_1}) + K_1 (\overset{\circ}{x}_1 + m_{x_1}) - \alpha_2 \frac{d}{dt} (\overset{\circ}{z} + m_z) - h_0 m_z - h_1 \overset{\circ}{z} = K_1 (\overset{\circ}{x}_0 + m_{x_0}) \quad (5)$$

de (4) et (5) on obtient un système de 4 équations qui sont

$$M_2 \ddot{\overset{\circ}{z}} + \alpha_2 \dot{\overset{\circ}{z}} + h_1 \overset{\circ}{z} = -M_2 \ddot{\overset{\circ}{x}}_1 \quad (6)$$

$$M_1 \ddot{\overset{\circ}{x}}_1 + K_1 \overset{\circ}{x}_1 - \alpha_2 \dot{\overset{\circ}{z}} - h_1 \overset{\circ}{z} = K_1 \overset{\circ}{x}_0 \quad (7)$$

$$M_2 \frac{d^2}{dt^2} (m_z) + \alpha_2 \frac{d}{dt} (m_z) + h_0 m_z = -M_2 \frac{d^2}{dt^2} (m_{x_1}) \quad (8)$$

$$M_1 \frac{d^2}{dt^2} (m_{x_1}) + K_1 m_{x_1} - \alpha_2 \frac{d}{dt} (m_z) - h_0 m_z = K_1 m_{x_0} \quad (9)$$

sachant que le processus est stationnaire

de (8) on a $h_0 m_z = 0$ (10)

et de (9) on a $m_{x_1} = m_{x_0}$

on considère dans la suite de l'étude que le processus d'entrée est centré c.a.d $m_x = 0$

on a finalement que système non linéaire est caractérisé par

$$h_0 m_z = 0 \quad (10')$$

$$M_2 \ddot{z} + \alpha_2 \dot{z} + h_1 z = -M_2 \ddot{x}_1 \quad (6')$$

$$M_1 \ddot{x}_1 + K_1 \dot{x}_1 - \alpha_2 \dot{z} - h_1 z = +K_1 x_0 \quad (7')$$

Passant aux transformées de Fourier dans (6') et (7') on obtient

$$(M_2 s^2 + \alpha_2 s + h_1) \bar{z} = -M_2 s^2 \bar{x}_1 \quad (11)$$

$$(M_1 s^2 + K_1) \bar{x}_1 - (\alpha_2 s + h_1) \bar{z} = K_1 \bar{x}_0 \quad (12)$$

d'où

$$(M_1 s^2 + K_1) \bar{x}_1 + (\alpha_2 s + h_1) \frac{M_2 s^2}{M_2 s^2 + \alpha_2 s + h_1} \bar{x}_1 = K_1 \bar{x}_0$$

ou encore

$$[(M_1 s^2 + K_1)(M_2 s^2 + \alpha_2 s + h_1) + M_2 s^2 (\alpha_2 s + h_1)] \bar{x}_1 = K_1 (M_2 s^2 + \alpha_2 s + h_1) \bar{x}_0 \quad (13)$$

de (11) on a

$$H \frac{\bar{z}}{\bar{x}_1} = \frac{-M_2 s^2}{M_2 s^2 + \alpha_2 s + h_1}$$

$$H \frac{\bar{z}}{\bar{x}_1} = H \frac{\bar{x}_0}{\bar{x}_1} - 1 \Rightarrow H \frac{\bar{x}_0}{\bar{x}_1} = H \frac{\bar{z}}{\bar{x}_1} + 1$$

$$H \frac{\bar{x}_0}{\bar{x}_1} = \frac{\alpha_2 s + h_1}{M_2 s^2 + \alpha_2 s + h_1}$$

de (13)

$$H \frac{X_1(s)}{X_0(s)} = \frac{K_1(M_2 s^2 + \alpha_2 s + h_1)}{(M_1 s^2 + K_1)(M_2 s^2 + \alpha_2 s + h_1) + M_2 s^2(\alpha_2 s + h_1)}$$

$$H \frac{Z(s)}{X_0(s)} = H \frac{Z}{X_1} \cdot H \frac{X_1}{X_0} = \frac{-M_2 K_1 s^2}{(M_1 s^2 + K_1)(M_2 s^2 + \alpha_2 s + h_1) + M_2 s^2(\alpha_2 s + h_1)}$$

$$H \frac{X_2}{X_0} = H \frac{X_2}{X_1} \cdot H \frac{X_1}{X_0} = \frac{K_1(\alpha_2 s + h_1)}{(M_1 s^2 + K_1)(M_2 s^2 + \alpha_2 s + h_1) + M_2 s^2(\alpha_2 s + h_1)}$$

on obtient finalement

$$H \frac{Z(s)}{X_0(s)} = \frac{-M_2 K_1 s^2}{M_1 M_2 s^4 + (M_1 \alpha_2 + M_2 \alpha_2) s^3 + ((M_1 + M_2) h_1 + M_2 K_1) s^2 + \alpha_2 K_1 s + K_1 h_1}$$

$$H \frac{X_1(s)}{X_0(s)} = \frac{M_2 K_1 s^2 + \alpha_2 K_1 s + K_1 h_1}{M_1 M_2 s^4 + (M_1 \alpha_2 + M_2 \alpha_2) s^3 + ((M_1 + M_2) h_1 + M_2 K_1) s^2 + \alpha_2 K_1 s + K_1 h_1}$$

$$H \frac{X_2(s)}{X_0(s)} = \frac{\alpha_2 K_1 s + K_1 h_1}{M_1 M_2 s^4 + (M_1 \alpha_2 + M_2 \alpha_2) s^3 + ((M_1 + M_2) h_1 + M_2 K_1) s^2 + \alpha_2 K_1 s + K_1 h_1}$$

IV 2 : Détermination des dispersions pour différents bruits

2.1 Cas où le bruit est donné par $S_{X_0}(s) = N^2$

de la définition de la dispersion

$$\sigma^2 = \frac{1}{2\pi j} \int_{-\infty}^{\infty} |H|^2 S_0(s) ds$$

On remarque que "dans ce cas où on a une certaine non linéarité dans le système"

pour déterminer $\sigma_{X_1}^2$ et $\sigma_{X_2}^2$ on doit nécessairement déterminer σ_Z^2

car on constate que $H \frac{x_1}{x_0}$ et $H \frac{x_2}{x_0}$ dependent de h_1 qui est lui-même en fonction de σ_z

2.1.1 Détermination de σ_z^2

$$\text{on a } H \frac{x_2}{x_0} = \frac{-M_2 K_1 S^2}{M_1 M_2 S^4 + (M_1 \alpha_2 + M_2 \alpha_2) S^3 + (M_1 + M_2) h_1 + M_2 K_1 + \alpha_2 K_1 S + K_1 h_1}$$

Posons comme on l'a déjà fait dans le cas linéaire

$$M_2 K_1 = A, M_1 M_2 = B, (M_1 \alpha_2 + M_2 \alpha_2) = C, (M_1 + M_2) = D, \alpha_2 K_1 = E.$$

$$\sigma_z^2 = \frac{1}{2\pi j} \int_{-\infty}^{+\infty} \left| \frac{-AS^2}{BS^4 + CS^3 + (Dh_1 + A)S^2 + ES + K_1 h_1} \right|^2 N^2 ds$$

$$\sigma_z^2 = I_4 N^2; I_4 \text{ donné par les tables d'intégrale}$$

pour calculer I_4 l'étude devient comme on l'a fait dans le cas linéaire

dans ce cas on a :

$$C_0 = 0, C_1 = 0, C_2 = -A, C_3 = 0$$

$$d_0 = K_1 h_1, d_1 = E, d_2 = (Dh_1 + A); d_3 = C, d_4 = B$$

$$I_4 = \frac{A^2 E}{2(EAC - E^2 B) + 2(EDC - K_1 C^2) h_1}$$

$$\sigma_z^2 = N^2 \frac{K_1}{2\alpha_2}$$

2.1.2 Détermination de $\sigma_{x_1}^2$

$$\sigma_{x_1}^2 = \frac{1}{2\pi j} \int_{-\infty}^{+\infty} \left| H \frac{x_1}{x_0} \right|^2 N^2 ds$$

$$\sigma_{x_1}^2 = \frac{1}{2\pi d} \int_{-\infty}^{+\infty} \left| \frac{As^2 + Es + K_1 h_1}{Bs^4 + Cs^3 + (Dh_1 + A)s^2 + Es + K_1 h_1} \right|^2 N^2 ds$$

$$\sigma_{x_1}^2 = I_4^{(1)} N^2$$

dans ce cas $C_0 = K_1 h_1$, $C_1 = E$, $C_2 = A$, $C_3 = 0$

d_0, d_1, d_2, d_3, d_4 ont été définis

$$I_4^{(1)} = \frac{A^2 E + E^2 C + K_1 h_1 (C D h_1 - A C - E B)}{2(EAC - E^2 B) + 2(EDC - K_1 C^2) h_1} = \frac{N_{41N}}{D_{41N}} \quad \text{avec}$$

$$N_{41N} = M_2^2 \alpha_2 K_1^3 + M_1 \alpha_2^3 K_1^2 + M_2 \alpha_2^3 K_1^2 + M_1^2 \alpha_2 K_1 h_1^2 + M_2^2 \alpha_2 K_1 h_1^2 + 2M_1 M_2 \alpha_2 K_1 h_1^2 - \dots$$

$$\dots - 2M_1 M_2 \alpha_2 K_1^2 h_1 - M_2^2 \alpha_2 K_1^2 h_1$$

$$D_{41N} = 2M_2^2 \alpha_2^2 K_1^2$$

$$\text{d'où } \sigma_{x_1}^2 = N^2 \frac{N_{41N}}{D_{41N}}$$

2.1.3 Détermination de $\sigma_{x_2}^2$

$$\sigma_{x_2}^2 = \frac{1}{2\pi d} \int_{-\infty}^{+\infty} \left| \frac{Es + K_1 h_1}{Bs^4 + Cs^3 + (Dh_1 + A)s^2 + Es + K_1 h_1} \right|^2 N^2 ds$$

$$\sigma_{x_2}^2 = I_4^{(2)} N^2$$

dans ce cas: $C_0 = K_1 h_1$, $C_1 = E$, $C_2 = 0$, $C_3 = 0$

d_0, d_1, d_2, d_3, d_4 déjà définis

$$I_4^{(2)} = \frac{E^2 C + K_1 h_1 (D C h_1 + A C - E B)}{2(EAC - E^2 B) + 2(EDC - K_1 C^2) h_1} = \frac{N_{42N}}{D_{42N}} \quad \text{avec}$$

$$N_{42N} = M_1 \alpha_2^3 K_1^2 + M_2 \alpha_2^3 K_1^2 + M_1^2 \alpha_2 K_1 h_1^2 + M_2^2 \alpha_2 K_1 h_1^2 + 2 M_1 M_2 \alpha_2 K_1 h_1^2 + M_2^2 \alpha_2 K_1^2 h_1$$

$$D_{42N} = 2 M_2^2 \alpha_2^2 K_1^2$$

$$\text{d'où } \sigma_{x_2}^2 = N^2 \frac{N_{42N}}{D_{42N}}$$

2.2 cas où le bruit est donné par $S_{x_0}(s) = \frac{N^2}{\Omega^2} (\Omega^2 - s^2)$

des considérations déjà vu on détermine en premier lieu σ_z^2

2.2.1 Détermination de σ_z^2

$$\sigma_z^2 = \frac{1}{2\pi j} \int_{-j\infty}^{j\infty} \left| \frac{-As^2}{Bs^4 + Cs^3 + (Dh_1 + A)s^2 + Es + K_1 h_1} \right|^2 \frac{N^2}{\Omega^2} (\Omega^2 - s^2) ds$$

Comme dans le cas linéaire on détermine $C(s)$ et $d(s)$

$$C(s) = -As^3 - A\Omega s^2$$

$$d(s) = Bs^4 + Cs^3 + ms^2 + K_1 h_1 \quad \text{où } m = (Dh_1 + A)$$

$$\sigma_z^2 = \frac{1}{2\pi j} \int_{-j\infty}^{j\infty} \left| \frac{-As^3 - A\Omega s^2}{Bs^4 + Cs^3 + ms^2 + Es + K_1 h_1} \right|^2 \frac{N^2}{\Omega^2} ds$$

dans ce cas. $C_0 = 0, C_1 = 0, C_2 = -A\Omega, C_3 = -A$

$$d_0 = B, d_1 = E, d_2 = m, d_3 = C, d_4 = B$$

$$\sigma_z^2 = I_4 \cdot \frac{N^2}{\Omega^2}$$

$$I_4 = \frac{A^2(em - K_1 h_1 C) + A^2 \Omega^2 EB}{2B(EMC - E^2B - K_1 h_1 C^2)} = \frac{N_{42}}{D_{42}} \quad \text{avec}$$

$$N_{42} = M_2^3 \alpha_2 K_1^4 + M_2^3 M_1 \alpha_2 K_1^3 \Omega^2$$

$$D_{42} = 2 M_2^3 M_1 \alpha_2^2 K_1^2$$

$$I_4 = \frac{M_1 K_1 \Omega^2 + K_1^2}{2 M_1 \alpha_2}$$

d'où

$$\sigma_z^2 = \frac{M_1 K_1 \Omega^2 + K_1^2}{2 M_1 \alpha_2} \cdot \frac{N^2}{\Omega^2}$$

2.2.2 Détermination de $\sigma_{x_1}^2$

$$\sigma_{x_1}^2 = \frac{1}{2\pi i} \int_{-\infty}^{\infty} \left| \frac{A s^2 + E s + K_1 h_1}{B s^4 + C s^3 + m s^2 + E s + K_1 h_1} \right|^2 \frac{N^2}{\Omega^2} (\Omega^2 - s^2)$$

dans ce cas on doit déterminer $C(s)$

$$C(s) = (A s^2 + E s + K_1 h_1)(\Omega + s) = A s^3 + (A \Omega + E) s^2 + (E \Omega + K_1 h_1) s + K_1 h_1 \Omega$$

$$\text{d'où } C_0 = K_1 h_1 \Omega, C_1 = (E \Omega + K_1 h_1), C_2 = (A \Omega + E), C_3 = A$$

do, d_1, d_2, d_3, d_4 ont été définis

$$\sigma_{x_1}^2 = I_4 \cdot \frac{N^2}{\Omega^2}$$

pour simplifier l'écriture posons

$$C_1 = U, C_2 = X$$

$$I_4^{**} = \frac{A^2 (E m - K_1 h_1 C) + (X^2 - 2 U A) E B + (U^2 - 2 K_1 h_1 \Omega X) C B + K_1 h_1 \Omega^2 (m C B - E B^2)}{2 B (E m C - E^2 B - K_1 h_1 C^2)} = \frac{N_{41N}^*}{D_{41N}^*}$$

où

$$\begin{aligned} N_{41N}^* &= M_2^3 \alpha_2 K_1^4 + M_2^3 M_1 K_1^3 \alpha_2 \Omega^2 + M_2^3 M_1 \alpha_2^3 K_1^3 - 2 M_2^2 M_1 \alpha_2 K_1^3 h_1 + M_2^2 M_1 \alpha_2^3 K_1^2 \Omega^2 + M_2^2 M_1 \alpha_2 K_1^2 h_1^2 - \dots \\ &\dots - 2 M_2^2 M_1 \alpha_2 K_1^2 h_1 \Omega + M_2^2 M_1 \alpha_2^3 K_1^2 \Omega^2 + M_2^2 M_1 \alpha_2 K_1^2 h_1^2 - 2 M_2^2 M_1 \alpha_2 K_1^2 h_1 \Omega^2 + \dots \\ &\dots + M_2^2 M_1 \alpha_2 K_1 h_1^2 \Omega^2 + 2 M_2^2 M_1 \alpha_2 K_1 h_1^2 \Omega^2 + M_2^2 M_1 \alpha_2 K_1 h_1^2 \Omega^2 + M_2^2 M_1 \alpha_2 K_1^2 h_1 \Omega^2 \end{aligned}$$

$$D_{41N}^* = 2M_2^3 M_1 \alpha_2^2 K_1^2$$

d'où

$$\sigma_{x1}^2 = \frac{N_{41N}^*}{D_{41N}^*} \cdot \frac{N^2}{\Omega^2}$$

2.2.3 Détermination de σ_{x2}^2

$$\sigma_{x2}^2 = \frac{1}{2\pi j} \int_{-j\infty}^{j\infty} \left| \frac{ES + K_1 h_1}{BS^4 + CS^3 + mS^2 + ES + K_1 h_1} \right|^2 \frac{N^2}{\Omega^2} (\Omega^2 - S^2)$$

$$C(S) = (ES + K_1 h_1)(\Omega + S) = ES^2 + (E\Omega + K_1 h_1)S + K_1 h_1 \Omega$$

$$I_4^{(u)} = I_4 \frac{N^2}{\Omega^2}$$

$C_0 = K_1 h_1 \Omega$, $C_1 = U$, $C_2 = E$, $C_3 = 0$, U est défini dans le cas précédent

d_0, d_1, d_2, d_3, d_4 ont été définis

$$I_4^{(u)} = \frac{E^3 + (U^2 - 2K_1 h_1 \Omega E)C + K_1 h_1 \Omega^2 (mC - EB)}{2(EmC - E^2B - K_1 K_1 C^2)} = \frac{N_{42N}^*}{D_{42N}^*}$$

où

$$N_{42N}^* = \alpha_2^3 K_1^3 + M_1 \alpha_2^3 K_1^2 \Omega^2 + M_1 \alpha_2 K_1^2 h_1^2 + M_2 \alpha_2^3 K_1^2 \Omega^2 + M_2 \alpha_2 K_1^2 h_1^2 + M_1^2 \alpha_2 K_1 h_1^2 \Omega^2 + \dots$$

$$\dots + 2M_1 M_2 \alpha_2 K_1 h_1 \Omega^2 + M_2^2 \alpha_2 K_1 h_1^2 \Omega^2 + M_2^2 \alpha_2 K_1^2 h_1 \Omega^2$$

$$D_{42N}^* = 2M_2^2 \alpha_2^2 K_1^2$$

d'où

$$\sigma_{x2}^2 = \frac{N_{42N}^*}{D_{42N}^*} \cdot \frac{N^2}{\Omega^2}$$

Note: on constate effectivement que pour déterminer σ_{x1}^2 , σ_{x2}^2 dans le cas non linéaire

on doit déterminer le coefficient de transmission $h_1(m_2, \delta_2)$ or on a trouvé σ_2 suivant le cas du bruit excitateur et qui est fonction des caractéristiques du système (M_1, K_1, α_2) donc pour déterminer complètement $h_1(m_2, \delta_2)$ il faut connaître la valeur de m_2 ; et qui est déterminée de la condition (10) $h_0 m_2 = 0$; dans ce cas on peut déterminer $\sigma_{x_1}^2$ et $\sigma_{x_2}^2$

2.2.4 Détermination des caractéristiques de l'amortisseur non-linéaire:

dans ce cas on se trouve confronté à un problème complexe car il dépend de la non linéarité considérée.

On essayera de donner ici un mode de résolution général pour ce problème.

Pour que l'amortisseur non linéaire soit complètement déterminé on doit comme dans le cas de l'amortisseur linéaire satisfaire la condition

$$\sigma_{x_1}^2 = \min$$

dans le cas général on doit résoudre le système

$$\left\{ \begin{array}{l} \frac{\partial \sigma_{x_1}^2}{\partial M_2} = 0 \\ \frac{\partial \sigma_{x_1}^2}{\partial \alpha_2} = 0 \\ \frac{\partial \sigma_{x_1}^2}{\partial h_1} \cdot \frac{\partial h_1}{\partial w_i} = 0 \end{array} \right. \quad \text{avec forçement } \alpha_2 \neq 0$$

où w_i représentent les paramètres de la non linéarité considérée

$$h_0 m_2 = 0$$

D'après la formule donnant h_1 pour chaque non linéarité on peut construire notre système

V

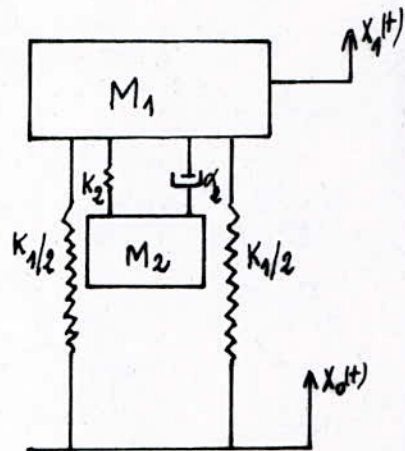
EXEMPLES

Pour simplifier l'étude on ne s'intéressera qu'au cas où l'excitation est un bruit blanc et en particulier $S_{x_0}(s) = N^2 = 1 \text{ [m}^2 \cdot \text{s]}$

V.1 Amortisseur linéaire

Dans cette étude on a un passager sur un fauteuil comme le cas représenté sur la figure ci-contre où M_1 : masse du passager

K_1 : rigidité du fauteuil



On a vu au chapitre III que pour déterminer théoriquement

les caractéristiques de l'amortisseur on doit résoudre le système

$$\begin{cases} \frac{\partial \sigma_{x_1}^2}{\partial M_2} = 0 \\ \frac{\partial \sigma_{x_1}^2}{\partial \alpha_2} = 0 \\ \frac{\partial \sigma_{x_1}^2}{\partial K_2} = 0 \end{cases}$$

Dans cette étude on a voulu déterminer les caractéristiques de l'amortisseur linéaire en fonction du rapport $\mu = \frac{M_2}{M_1}$

Par conséquent le problème revient à résoudre un système de deux équations en fonction de μ

Le système à résoudre est le suivant

$$\begin{cases} D_{41}^2 \cdot \frac{\partial \sigma_{x_1}^2}{\partial \alpha_2} = M_1^3 K_1^4 (N^3 + N^2) \alpha_2^4 - M_1^4 K_1^3 (N^4 + 2N^3 + N^2) \alpha_2^2 K_2^2 + M_1^4 K_1^4 (N^4 + 2N^3) \alpha_2^2 K_2 - M_1^4 K_1^5 N^4 \alpha_2^2 = 0 \\ D_{41}^2 \cdot \frac{\partial \sigma_{x_1}^2}{\partial K_2} = 2 M_1^4 K_1^3 (N^4 + 2N^3 + N^2) \alpha_2^3 K_2 - M_1^4 K_1^4 (N^4 + 2N^3) \alpha_2^3 = 0 \end{cases}$$

Pour exemple d'application : on prend

$$M_1 = 80 \text{ Kg}$$

$$K_1 = 12500 \text{ N/m}$$

La résolution du système précédent nous donne α_2 et K_2 pour cela on a choisi la méthode de Newton-Raphson pour la résolution de ce système

Remarque : les notations utilisées dans le programme sont

$$XM = M_1, \quad XK = K_1, \quad X(1) = \alpha_2, \quad X(2) = K_2, \quad R = N$$

V.2 Amortisseur non linéaire :

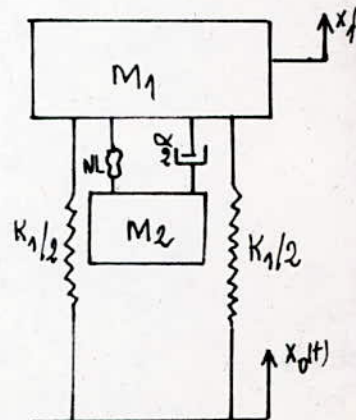
La non linéarité considérée dans cet exemple est où la force agissant dans le système est $f(z) = C_1 z + C_2 z^3$.

D'après l'étude générale faite au chapitre IV on a obtenu

$$\sigma_{x_1}^2 = \frac{N_{41N}}{D_{41N}} \cdot N^2$$

où

$$\begin{aligned} N_{41N} = & M_2^2 \alpha_2^3 K_1^3 + M_1^3 \alpha_2^3 K_1^2 + M_2^3 \alpha_2^2 K_1^2 + M_1^2 \alpha_2 K_1 h_1^2 + M_2^2 \alpha_2 K_1 h_1^2 + \dots \\ & \dots + 2 M_1 M_2 \alpha_2 K_1 h_1^2 - 2 M_1 M_2 \alpha_2 K_1^2 h_1 - M_2^2 \alpha_2 K_1^2 h_1 \end{aligned}$$



$$D_{41N} = 2M_2^2 \alpha_2^2 K_1^2$$

$$\text{où } h_1 = C_1 + 3C_2(\sigma_2^2 + m_2^2) \quad \text{avec } \sigma_2^2 = \frac{K_1}{2\alpha_2} N^2$$

donc pour déterminer les caractéristiques de l'amortisseur on doit résoudre

$$\left\{ \begin{array}{l} h_0 m_2 = 0 \quad (1) \\ \frac{\partial \sigma_{x1}^2}{\partial h_1} \cdot \frac{\partial h_1}{\partial w_i} = 0 \quad (2) \quad \text{où } w_i = C_1, C_2, \alpha_2 \end{array} \right.$$

d'après la linéarisation statistique on a

$$h_0 m_2 = C_1 m_2 + C_2 m_2 (3\sigma_2^2 + m_2^2)$$

de (1) on a

$$C_1 m_2 + C_2 m_2 (3\sigma_2^2 + m_2^2) = 0 \Rightarrow \text{forcement } m_2 = 0$$

d'où

$$h_1 = C_1 + 3C_2 \left(\frac{K_1}{2\alpha_2} \right)$$

d'où

$$N_{41N} = M_2^2 \alpha_2^3 K_1^3 + M_1^2 \alpha_2^3 K_1^2 + M_2^2 \alpha_2^3 K_1^2 + M_1^2 K_1 \alpha_2 (C_1 + 3C_2 \left(\frac{K_1}{2\alpha_2} \right))^2 + M_2^2 K_1 \alpha_2 (C_1 + 3C_2 \left(\frac{K_1}{2\alpha_2} \right))^2 + \dots \\ \dots + 2M_1 M_2 K_1 \alpha_2 (C_1 + 3C_2 \left(\frac{K_1}{2\alpha_2} \right))^2 - 2M_1 M_2 K_1^2 \alpha_2 (C_1 + 3C_2 \left(\frac{K_1}{2\alpha_2} \right)) - M_2^2 K_1^2 \alpha_2 (C_1 + 3C_2 \left(\frac{K_1}{2\alpha_2} \right))$$

de (2) après tout calcul de dérivation effectué

$$D_{41N}^2 \frac{\partial \sigma_{x1}^2}{\partial C_1} = (2M_1^2 M_2^2 K_1^3 + 2M_2^4 K_1^3 + 4M_1 M_2^3 K_1^3) \alpha_2^3 C_1 + 3(M_1^2 M_2^2 K_1^4 + 2M_1 M_2^3 K_1^4) \alpha_2^2 C_2 - \dots \\ \dots - (2M_1 M_2^3 K_1^4 + M_2^4 K_1^4) \alpha_2^3 = 0$$

$$D_{41N}^2 \frac{\partial \sigma_{x1}^2}{\partial C_2} = 3(M_1^2 M_2^2 K_1^4 + M_2^4 K_1^4 + 2M_1 M_2^3 K_1^4) \alpha_2^2 C_1 + \frac{9}{2}(M_1^2 M_2^2 K_1^5 + M_2^4 K_1^5 + 2M_1 M_2^3 K_1^5) \alpha_2 C_2 - \dots \\ \dots - (3M_1 M_2^3 K_1^5 + \frac{3}{2} M_2^4 K_1^5) \alpha_2^2 = 0$$

$$\begin{aligned}
 D_{41N}^2 \frac{\partial \bar{U}_{x1}^2}{\partial \alpha_2} &= -M_2^4 K_1^5 \alpha_2^2 + (M_1 M_2^2 K_1^4 + M_2^3 K_1^4) \alpha_2^4 - (M_1^2 M_2^2 K_1^3 + M_2^4 K_1^3 + 2 M_1 M_2^3 K_1^3) C_1^2 \alpha_2^2 - \dots \\
 &\dots - \frac{13}{2} (M_1^2 M_2^2 K_1^5 + M_2^4 K_1^5 + 2 M_1 M_2^3 K_1^5) C_2^2 - 6 (M_1^2 M_2^2 K_1^4 + M_2^4 K_1^4 + 2 M_1 M_2^3 K_1^4) C_1 C_2 \alpha_2^2 \dots \\
 &\dots + 3 (2 M_1 M_2^3 K_1^5 + M_2^4 K_1^5) C_2 \alpha_2 + M_2^4 K_1^4 + 2 M_1 M_2^3 K_1^4) C_1 \alpha_2^2 = 0
 \end{aligned}$$

Comme dans l'étude de l'amortisseur on peut étudier l'amortisseur non linéaire en fonction de $\mu = M_2/M_1$

Ce qui conduit à résoudre le système

$$\left\{ \begin{aligned}
 D_{41N}^2 \frac{\partial \bar{U}_{x1}^2}{\partial C_1} &= 2 M_1^4 K_1^3 (\mu^2 + \mu)^2 \alpha_2^3 C_1 + 3 M_1^4 K_1^4 (2\mu^3 + \mu^2) \alpha_2^2 C_2 - M_1^4 K_1^4 (\mu^4 + 2\mu^3) \alpha_2^3 = 0 \\
 D_{41N}^2 \frac{\partial \bar{U}_{x1}^2}{\partial C_2} &= 3 M_1^4 K_1^4 (\mu^2 + \mu)^2 \alpha_2^2 C_1 + \frac{9}{2} M_1^4 K_1^5 (\mu^2 + \mu)^2 \alpha_2^2 C_2 - M_1^4 K_1^5 \left(\frac{3}{2} \mu^4 + 3\mu^3\right) \alpha_2^2 = 0 \\
 D_{41N}^2 \frac{\partial \bar{U}_{x1}^2}{\partial \alpha_2} &= -M_1^4 K_1^5 \mu^4 \alpha_2^2 + M_1^3 K_1^4 (\mu^3 + \mu^2) \alpha_2^4 - M_1^4 K_1^3 (\mu^2 + \mu)^2 C_1^2 \alpha_2^2 - \frac{13}{2} M_1^4 K_1^5 (\mu^2 + \mu)^2 C_2^2 \dots \\
 &\dots - 2 M_1^4 K_1^4 (\mu^2 + \mu)^2 C_1 C_2 \alpha_2 + 2 M_1^4 K_1^5 \left(\frac{3}{2} \mu^4 + 3\mu^3\right) C_2 \alpha_2 + M_1^4 K_1^4 (\mu^4 + 2\mu^3) C_1 \alpha_2^2 = 0
 \end{aligned} \right.$$

pour déterminer les caractéristiques de l'amortisseur non linéaire en fonction de μ on doit résoudre le système d'équations obtenu

Vu les risques de divergence de la méthode de Newton - Raphson on abordera la résolution du problème de la façon suivante :

Supposant qu'on impose le coefficient de frottement α_2 cela nous conduit à

résoudre le système en (C_1, C_2)

c.a.d on résoudra avec α_2 connue

$$\begin{cases} D_{41N}^2 \cdot \frac{\partial \sqrt{x_1}}{\partial C_1} = 2M_1^4 K_1^3 (N^2 + N)^2 \alpha_2^3 C_1 + 3M_1^4 K_1^4 (2N^3 + N^2) \alpha_2^2 C_2 - M_1^4 K_1^4 (N^4 + 2N^3) \alpha_2^3 = 0 \\ D_{41N}^2 \cdot \frac{\partial \sqrt{x_1}}{\partial C_2} = 3M_1^4 K_1^4 (N^2 + N)^2 \alpha_2^2 C_1 + \frac{g}{2} M_1^4 K_1^5 (N^2 + N)^2 \alpha_2 C_2 - M_1^4 K_1^5 \left(\frac{3}{2} N^4 + 3N^3\right) \alpha_2^2 = 0 \end{cases}$$

C'est un système linéaire en (C_1, C_2) on le résoud par la méthode de Cramer

Posons

$$V = M_1^4 K_1^3 (N^2 + N)^2, \quad Q = M_1^4 K_1^5 (N^2 + N)^2, \quad P = M_1^4 K_1^5 \left(\frac{3}{2} N^4 + 3N^3\right)$$

$$U = M_1^4 K_1^4 (N^2 + N)^2, \quad Y = M_1^4 K_1^4 (N^4 + 2N^3), \quad Z = M_1^4 K_1^4 (2N^3 + N^2)$$

$$C_2 = \frac{\begin{vmatrix} 2V\alpha_2^3 & Y\alpha_2^3 \\ 3U\alpha_2^2 & P\alpha_2^2 \end{vmatrix}}{\begin{vmatrix} 2V\alpha_2^3 & 3Z\alpha_2^2 \\ 3U\alpha_2^2 & \frac{g}{2}Q\alpha_2 \end{vmatrix}} = \frac{\alpha_2^5 (2VP - 3UY)}{g\alpha_2^4 (VQ - UZ)} = 0 \quad \forall N, \alpha_2$$

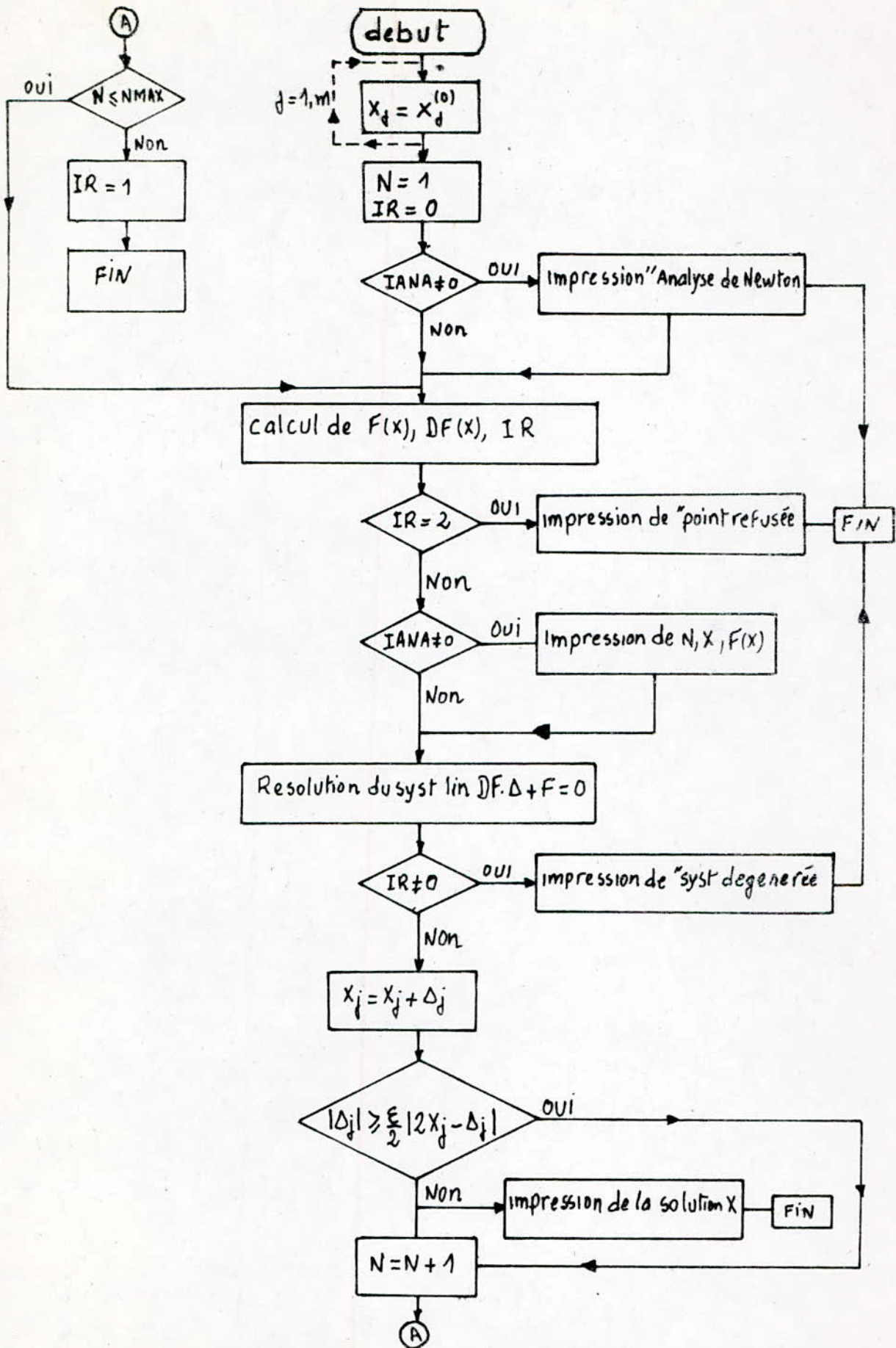
$$C_1 = \frac{\begin{vmatrix} Y\alpha_2^3 & 3Z\alpha_2^2 \\ P\alpha_2^2 & 4,5Q\alpha_2 \end{vmatrix}}{\Delta} = \frac{\alpha_2^4 (4,5 \cdot Y \cdot Q - 3PZ)}{g\alpha_2^4 (VQ - UZ)} \quad \text{qui dépend de } \mu$$

puisque on a trouvé que $C_2 = 0 \forall N, \alpha_2$ alors pour déterminer les caractéristiques de cet amortisseur on doit résoudre le système général de l'amortisseur non linéaire en portant dans celui-ci $C_2 = 0$

c.a.d on résoud le système obtenu en (C_1, α_2)

$$\left\{ \begin{aligned} \mathbb{D}_{41N}^2 \frac{\partial \bar{v}_{x1}^2}{\partial \alpha_2} &= M_1^3 K_1^4 (\mathcal{N}^3 + \mathcal{N}^2) \alpha_2^4 - M_1^4 K_1^3 (\mathcal{N}^2 + \mathcal{N}) \alpha_2^2 C_1^2 + M_1^4 K_1^4 (\mathcal{N}^4 + 2\mathcal{N}^3) \alpha_2^2 C_1 - M_1^4 K_1^5 \mathcal{N}^4 \alpha_2^2 = 0 \\ \mathbb{D}_{41N}^2 \frac{\partial \bar{v}_{x1}^2}{\partial C_1} &= 2 M_1^4 K_1^3 (\mathcal{N}^2 + \mathcal{N}) \alpha_2^3 C_1 - M_1^4 K_1^4 (\mathcal{N}^4 + 2\mathcal{N}^3) \alpha_2^3 = 0 \end{aligned} \right.$$

de ce système on remarque qu'on revient à la même étude déjà faite dans la détermination des caractéristiques de l'amortisseur linéaire.



Organigramme de Newton-Raphson "R5NL"

***** PROGRAMME SUR LA DETERMINATION *****
 ***** DES CARACTERISTIQUE D'UN AMORTISSEUR *****
 ***** LINEAIRE *****

PROGRAMME PRINCIPALE
 DIMENSION X(20),X(20),F(20),DF(20,21)
 EXTERNAL CALCUL
 READ*,X0(1),X0(2)
 CALL NEWR(2,CALCUL,X0,1.E-5,100,1,X,IR)
 STOP
 END

SUBROUTINE CALCUL(M,X,F,DF,IR)
 DIMENSION X(20),F(20),DF(20,21)
 R=.1
 XM=80.
 XK=12500.
 A=XM**3*XK**4*(R**3+R**2)
 B=XM**4*XK**3*(R**4+2.*R**3+R**2)
 C=XM**4*XK**4*(R**4+2.*R**3)
 D=XM**4*XK**5*R**4
 F(1)=A*X(1)**4-B*X(1)**2*X(2)**2+C*X(1)**2*X(2)-
 1 D*X(1)**2
 F(2)=2.*B*X(1)**3*X(2)-C*X(1)**3
 DF(1,1)=4.*A*X(1)**3-2.*B*X(1)*X(2)**2+2.*C*X(1)*X(2)
 1 -2.*D*X(1)
 DF(1,2)=-2.*B*X(1)**2*X(2)+C*X(1)**2
 DF(2,1)=6.*B*X(1)**2*X(2)-3.*C*X(1)**2
 DF(2,2)=2.*B*X(1)**3
 RETURN
 END

SUBROUTINE NEWR(M,CALCUL,X0,EPS,NMAX,IANA,X,IR)
 DIMENSION X(20),X0(20),F(20),DF(20,21),DX(20),XC(20)
 EPS2=EPS/2.
 DO 1 K=1,M
 1 X(K)=X0(K)
 N=1
 IR=0
 IF(IANA.NE.0) PRINT 100
 2 CALL CALCUL(M,X,F,DF,IR)
 IF(IR.EQ.2) GO TO 13
 IF(IANA.EQ.0) GO TO 4
 IF(MOD(N,IANA).NE.0) GO TO 4
 PRINT 101,N
 DO 3 K=1,M
 3 PRINT 102,K,X(K),K,F(K)
 4 DO 5 K=1,M
 5 DF(K,M+1)=-F(K)
 CALL RSLG(DF,20,M,IRES)
 IF(IRES.NE.0) GO TO 12
 DO 6 K=1,M
 6 DX(K)=DF(K,M+1)
 XC(K)=X(K)+DX(K)
 C
 C
 C
 TEST D'ARRET
 DO 7 K=1,M
 IF(ABS(DX(K)).GT.EPS) GO TO 8
 7 CONTINUE
 GO TO 10
 8 DO 9 K=1,M
 9 X(K)=XC(K)


```

N=N+1
IF(N.LE.NMAX) GO TO 2
IR=1
PRINT 105,NMAX
GO TO 2000
10 IR=3
PRINT 103
DO 11 K=1,M
11 PRINT 104,K,XC(K)
GO TO 2000
12 IR=2
PRINT 106
GO TO 2000
13 PRINT 107
100 FORMAT(1H1,'ANALYSE NEWTON'//)
101 FORMAT(/10X,2HN=,I3,5X,'INCONNUES CALCULEES',19X,
1 'VALEURS DES FONCTIONS')
102 FORMAT(21X,2HX(,I2,2H)=,E12.5,10X,1HF,I2,1H=,E12.5)
103 FORMAT(1H0,4X,'SOLUTION TROUVEE')
104 FORMAT(5X,2HX(,I2,2H)=,E12.5)
105 FORMAT('SS PROG NEW,SOL NON TROUVEE AU BOUT DE',
1 I14,2X,'ITERATIONS'//)
106 FORMAT('SS PROG NEW,CALCUL DES DX .SYST DEGENERE'//)
107 FORMAT('SS PROG NEW.POINT REFUSE'//)
200 RETURN
END

```

```

C
C SOUS PROGRAMME RSLG
C
SUBROUTINE RSLG(DF,NC,M,IRES)
DIMENSION DF(20,1)
IRES=2
IF(20.LT.M.OR.M.LT.1) GO TO 3000
IRES=1
IP1=M+1
DO 5 I=1,M
IP1=I+1

```

```

C
C RECHERCHE DU PIVOT MAXIMAL
C
AMAX=0.
L=I
DO 1 K=1,M
IF(AMAX.GE.ABS(DF(K,I))) GO TO 1
L=K
AMAX=ABS(DF(K,I))
1 CONTINUE
IF(AMAX.EQ.0.) GO TO 3000

```

```

C
C PERMUTATION EVENTUELLE
C

```

```

IF(L.EQ.I) GO TO 3
DO 2 J=I,NP1
AUX=DF(I,J)
DF(I,J)=DF(L,J)
2 DF(L,J)=AUX

```

```

C
C DIVISION PAR LE PIVOT
C
DO 4 J=IP1,NP1
4 DF(I,J)=DF(I,J)/DF(I,I)
IF(I.EQ.M) GO TO 6

```

DO 5 K=IP1,M
DO 5 J=IP1,NP1
DF(K,J)=DF(K,J)-DF(K,I)*DF(I,J)

REMONTÉE

IF(M.EQ.1)GO TO 8

DO 7 L=2,M

I=M-L+1

IP1=I+1

DO 7 K=IP1,M

DF(I,NP1)=DF(I,NP1)-DF(K,NP1)*DF(I,K)

IRES=0

CONTINUE

RETURN

END

*****FACTURE N° 1340 de L'HERTISSSEUR DYNAMIQUE*****
 ***** LINEAIRE *****
 ***** POUR DIFFERENTS R=M2/M1 *****

ALFA2[N.S/M] ***** K2[N./M]

*****	R=0.025	*****
*****ALFA2=3.845 ***	*****	K2=301.16 *****

*****	R=0.05	*****
*****ALFA2=10.584 ***	*****	K2=581.07 *****

*****	R=0.075	*****
*****ALFA2=18.939 ***	*****	K2=841.67 *****

*****	R=0.10	*****
*****ALFA2=28.419 ***	*****	K2=1084.70 *****

*****	R=0.125	*****
*****ALFA2=38.734 ***	*****	K2=1311.70 *****

*****	R=0.15	*****
*****ALFA2=49.687 ***	*****	K2=1524.10 *****

*****	R=0.175	*****
*****ALFA2=61.134 ***	*****	K2=1723.10 *****

*****	R=0.20	*****
*****ALFA2=72.966 ***	*****	K2=1909.70 *****

*****	R=0.30	*****
*****ALFA=122.710 ***	*****	K2=2551.80 *****

***** POUR UN BRUIT BLANC SFR**2 *****
***** EN FONCTION DE R=M1/M2 *****

XM=80.
XK=12500.
ACCEPT*, A,B,R
1 XN1=XM*XK**2*(1.+R)*A**3+XM**2*XK*(1.+R)**2*A*B**2
-XM**2*XK**2*(R**2+2.*R)*A*B+XM**2*XK**3*R**2*A
XD=2.*R**2*XM**2*XK**2*A**2
1 XN2=XM*XK**2*(1.+R)*A**3+XM**2*XK*(1.+R)**2*A*B**2+
XM**2*XK**2*R**2*A*B
Z1=XN1/XD
Z2=XN2/XD
PRINT*,Z1,Z2
STOP
END

*****RESULTATS OBTENUS POUR LES DISPERSIONS*****
***** DE L'AMORTISSEUR DYNAMIQUE *****
***** EN FONCTION DE R=M1/M2 *****
***** SIGMA1***** SIGMA2 *****
[M**2] [M**2]

***** R=0.025 *****

*** SIGMA1=78.81 ***** *** SIGMA2=1664.66 ***

***** R=0.050 *****

*** SIGMA1=55.56 ***** *** SIGMA2=618.18 ,***

***** R=0.075 *****

*** SIGMA1=45.24 ***** *** SIGMA2=352.23 ***

***** R=0.100 *****

*** SIGMA1=39.07 ***** *** SIGMA2=239.00 ***

***** R=0.125 *****

*** SIGMA1=34.13 ***** *** SIGMA2=178.28 ***

***** R=0.150 *****

*** SIGMA1=31.74 ***** *** SIGMA2=141.12 ***

***** R=0.175 *****

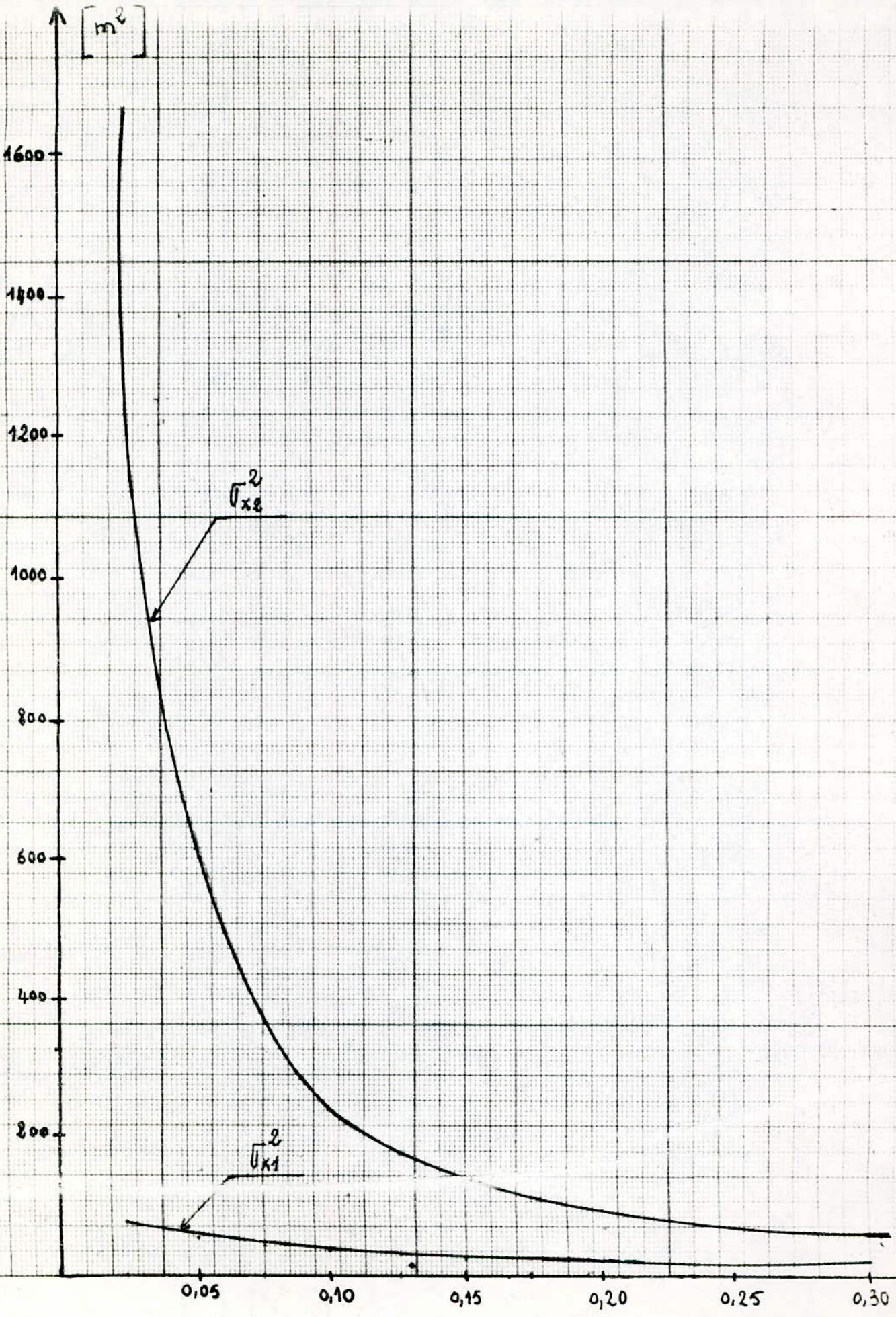
*** SIGMA1=29.32 ***** *** SIGMA2=116.33 ***

***** R=0.200 *****

*** SIGMA1=27.36 ***** *** SIGMA2=98.74 ***

***** R=0.300 *****

*** SIGMA1=22.15 ***** *** SIGMA2=61.34 ***



Interprétation des Résultats:

1. L'étude de l'amortisseur non linéaire où la non linéarité est donnée par $f(z) = C_1 z + C_2 z^3$, on constate qu'on ne peut amortir réellement le système que dans le cas où $C_2 = 0$ ce qui nous conduit à l'amortisseur linéaire

2. Pour l'amortisseur linéaire les résultats obtenus exigent que pour obtenir un amortissement efficace; ou encore; un bon absorbeur de vibrations. on doit choisir les caractéristiques pour $\mu \in [0,1 \div 0,2]$

c.a.d on doit avoir les caractéristiques vérifiant

$$M_2 \in [8 \div 16] \text{ [kg]}$$

$$\alpha_2 \in [28,42 \div 73] \text{ [N.s/m]}$$

$$K_2 \in [108,7 \div 1909,7] \text{ [N/m]}$$

de là on a les dispersions

$$\sigma_{x_1}^2 \in [39,07 \div 27,36] \text{ [m}^2\text{]}$$

$$\sigma_{x_2}^2 \in [239 \div 98,74] \text{ [m}^2\text{]}$$

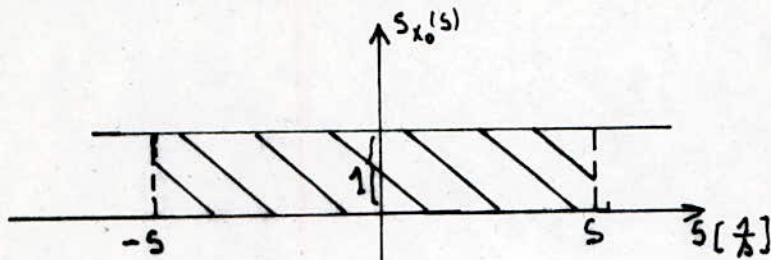
Remarque:

L'étude du système avec un bruit blanc comme excitation signifie que la dispersion du signal d'entrée est ∞

$$\text{car : } \sigma_0^2 = \frac{1}{2\pi j} \int_{-\infty}^{\infty} N^2 ds = \frac{1}{2\pi j} N^2 \left[S \Big|_{-\infty}^{\infty} \right] = \infty$$

d'où on peut dire qu'on doit limiter le signal d'entrée dans un domaine de fréquences approprié

C.a.d pour $S_{x_0}(s) = 1 [m^2 \cdot s]$ on a



Le domaine hachuré représente σ_0^2

d'où $\sigma_0^2 = 25 [m^2]$

d'ici on peut comparer $\sigma_{x_1}^2$, $\sigma_{x_2}^2$ obtenues lors de l'étude avec σ_0^2 qui dépend de la fréquence imposée.

CONCLUSION

1° de cette étude on constate que la linéarisation statistique contribue efficacement dans l'étude des systèmes non linéaire, cependant, elle ne peut que donner des résolutions approchées des problèmes relatifs à la dynamique des systèmes non linéaires, résolution valable moyennant un ensemble de restrictions sur la perturbation introduite et sur le système mécanique. Par exemple, l'approximation du processus aléatoire d'entrée par un processus normal se rattache à de telles restrictions, ces limitations réduisent de façon essentielle l'information relative au processus aléatoire.

Néanmoins l'apport de la méthode de la linéarisation statistique dans notre étude consisté en l'étude des systèmes non linéaires avec une simplification considérable.

2. Après avoir linéarisé les différents signaux d'entrées dans cette étude, on constate qu'on peut obtenir les coefficients de transmissions de n'importe quelle non linéarité pourvu qu'elle soit linéaire par partie à partir des coefficients de transmissions de l'hystérésis.

3. de l'étude de l'amortisseur non linéaire avec la non linéarité $f(z) = c_1 z + c_2 z^3$ on peut conclure qu'on ne peut utiliser un tel ressort dans un tel système qu'on cherche à amortir. car l'amortissement optimum exige que c_2 soit nul

En fin l'étude de l'amortisseur non linéaire ayant pour non linéarité l'hystérésis exige l'étude de la dérivabilité de $\int_{-\infty}^c \exp\left\{-\frac{1}{2}\left(\frac{z-mz}{\sigma_2}\right)^2\right\} dz$ par rapport à (m_2, α_2) car σ_2 est fonction de α_2 comme on l'a démontré; car cette intégrale apparaît comme un facteur dans les expressions de h_0, h_1 .

BIBLIOGRAPHIE

1. G.C Newton, Jr. L.A. Gould, J.F. Kaiser.
 "Analytical Design of linear Feedback controls"
 New-york, John wiley & sons, Inc. London 1957
2. "Random processes in non linear control systems"
 A.A PervozVANSKI Academic press (New.york - London)
3. "Theorie des vibrations à l'usage des ingenieurs"
 S.Timoshenko - young Librairie polytechnique Beranger
4. "Mechanical Vibrations"
 William W. seto Schaum's outline series
 Mc Graw-Hill Book Company
5. Marek Ksiazek et C. Ahri Kencheikh
 "vibro-isolation optimum des excitation stochastiques"
6. Marek Ksiazek et Z. Boutaghov
 "vibro-isolation optimum d'une structure mecanique"
7. "Vibration Aleatoire des système mecanique"
 V.A. SVETLICKIJ Technique et documentation
8. "Methode Numeriques Appliquées"
 M. Boumahrat et A. Gourdin Edition OPU

