



LICENCE SCIENCES ET TECHNIQUES Génie Electrique

RAPPORT DE FIN D'ETUDES

Intitulé:

Diagnostic des défauts de roulement

Réalisé Par:

Bkirej Karima

Encadré par :

Pr. Ghennioui Hicham (FST FES)

Soutenu le 07 Juin 2017 devant le jury

Pr. Abdi Farid (FST FES)

Pr. Lahbabi Mhammed (FST FES)

Pr. Ghennioui Hicham (FST FES)





Résumé

L'analyse vibratoire est un des moyens utilisés pour suivre la santé des machines tournantes en fonctionnement. Cela s'inscrit dans le cadre d'une politique de maintenance prévisionnelle de l'outil de production industrielle.

A partir des vibrations régulièrement recueillies sur une machine tournante, l'analyse vibratoire consiste à détecter le dysfonctionnement et à suivre leur évolution.

Dans ce travail, nous étions menés à faire une étude analytique permettant de distinguer un roulement sain d'un roulement défectueux et de détecter les défauts. Nous avons eu l'occasion de se familiariser avec un banc d'essai dédié à l'analyse des roulements. Nous avons également développé un démonstrateur logiciel Matlab permettant d'acquérir un signal de roulement, de l'analyser et de détecter éventuellement un tel défaut.





Dédicaces

À ma très chère mère

Aucune dédicace ne saurait exprimer mon respect, mon amour eternel et ma considération pour les sacrifices que vous avez consenti pour mon instruction et mon bien être.

Je vous remercie pour tout le soutien et l'amour que vous me portez depuis mon enfance et j'espère que votre bénédiction m'accompagne toujours.

Que ce modeste travail soit l'exaucement de vos vœux tant formulés, le fruit de vos innombrables sacrifices. Puisse Dieu, le Très Haut, vous accorder sante, bonheur et longue vie.

À la mémoire de mon père

Ce travail est dédié à mon père, décédé trop tôt, qui m'a toujours poussé et motivé dans mes études.

J'espère que, du monde qui est sien maintenant, il apprécie cet humble geste comme preuve de reconnaissance de la part d'une fille qui a toujours prié pour le salut de son âme. Puisse Dieu, le tout puissant, l'avoir en sa sante miséricorde!

À ma sœur Jihane et mes deux frères Mohammed et Azzeddinne

Merci d'être toujours à mes côtés, par votre présence et par votre amour, pour donner du gout et du sens à notre vie de famille. Que ce travail vous témoigne de ma sincère affectation.

À toute ma famille, tous mes ami(e)s et tous ceux qui me sont chers

En souvenir des bons moments passés ensemble. À vous tous, je souhaite un avenir plein de joie, de bonheur et de succès.

À tous mes professeurs et maîtres

Avec tous mes respects et mon éternelle reconnaissance.





Remerciements

J'exprime ma profonde gratitude, mon grand respect et mes sincères remerciements à mon encadrant **Pr. GHENNIOUI HICHAM** pour ses directives et les conseils qu'il m'a prodigués lors de mon stage.

Je tiens à remercier également les deux membres du jury: **Pr. ABDI FARID** et **LAHBABI MHAMMED** d'avoir accepté de juger ce travail.

Mes remerciements vont à l'ensemble des Professeurs du département de génie électrique pour la formation qu'ils nous ont offerte.

Je remercie aussi Mr. BIYOU ABDELILAH, pour son aide à mettre en place l'environnement du travail et son encouragement.

Je remercie toutes les personnes qui ont pu m'aider de prêt ou de loin à la réalisation de ce modeste travail.





Table des matières

CHAPITRI	E 1 - ENVIRONNEMENT DU STAGE	1
1.1 PI	RESENTATION DU LABORATOIRE SIGNAUX SYSTEMES ET COMPOSANTS	(LSSC)11
1.1.1	Fiche technique du LSSC	
1.1.2	Présentation du LSSC	
1.1.3	Thèmes de recherche Des équipes du LSSC	
1.1.4	Production scientifique des cinq dernières années	
1.1.5	Collaboration internationale	
1.2 D	ESCRIPTION ET DEROULEMENT DU PROJET	14
1.2.1	Objectifs du projet	14
1.2.2	Structure de découpage et étapes du projet	
CHAPITRI	E 2 – DESCRIPTION DES DEFAUTS DE ROULEMENT	18
2.1 De	OMMAGES SUR LES PALIERS A ROULEMENT	
2.1.1	Bague extérieure endommagée B	
2.1.2	Bague intérieure endommagée C	
2.1.3	Corps de roulement endommagé D	
2.1.4	Roulement E	20
2.1.5	Roulement F	20
	TUDE EXPERIMENTALE:	
2.3 E	TUDE THEORIQUE	23
CHAPITRI	E 3 – DESCRIPTION DU BANC D'ESSAI ET DU SIMULATEUR L	OGICIEL DEVELOPPE25
3.1 D	ESCRIPTION DU BANC D'ESSAI	25
3.1.1	Description de l'appareil	25
3.1.2	Cause de vibration	20
3.1.3	Capteurs de mesure	22
3.2 R	ESULATS OBTENUS	
<i>3.2.1</i>	Interface du démonstrateur logiciel Matlab	
3.2.2	Analyse spectrale	
3.2.3	Analyse d'enveloppe	33
	SIONE	
	RAPHIEE	
WEROCR	APHIE	EDDELID I CICNET NON DEFINI





Liste des figures

FIGURE 1 - EQUIPES DE RECHERCHE DU LABORATOIRE SSC DE LA FST DE FES.	12
FIGURE 2: ROULEMENT B	19
FIGURE 3: ROULEMENT C	19
FIGURE 4 - ROULEMENT D	20
FIGURE 5 - ROULEMENT E	20
FIGURE 6 - ROULEMENT F	20
FIGURE 7 - DIMENSIONS DU ROULEMENT	22
FIGURE 8 - LES FREQUENCES CARACTERISTIQUES DU ROULEMENT 6004 A PARTIR DU CALCULATEUR SKF	23
FIGURE 9 - BANC D'ESSAI	26
FIGURE 10 - INTERFACE GRAPHIQUE DU LOGICIEL	28
FIGURE 11 - ROULEMENT SAIN	30
FIGURE 12 - ROULEMENT B	31
FIGURE 13 - ROULEMENT_MILIEU B	32
FIGURE 14 - ROULEMENT MILIEU SAIN	32
FIGURE 15 - CHRONOLOGIE POUR ETABLIR UN SPECTRE D'ENVELOPPE	33
FIGURE 16 - ROULEMENT B	34
FIGURE 17 - ROULEMENT C	34
FIGURE 18 - ROULEMENT SAIN 1	35
FIGURE 19 - ROULEMENT BC	36
FIGURE 20 - ROULEMENT E	37
FIGURE 21 - ROULEMENT B	37

Liste des tableaux

ABLEAU 1 - GESTION DE PROJET





TABLEAU 2 - LES TACHES DE PROJET	16
TABLEAU 3 - DIAGRAMME DE GANTT	10
TABLEAU 4 - DIMENSIONS DU ROULEMENT TEST	21
TABLEAU 5 - FREOUENCES CARACTERISTIQUES DU ROULEMENT POUR 30 HZ	22

Liste des acronymes





 α Angle de contact

f_{be} Fréquence d'un défaut de bague externe

f_{bi} Fréquence d'un défaut de bague interne

f_c Fréquence d'un défaut de cage

f_{bille} Fréquence d'un défaut de bille

d_b Diamètre de la bille

N_b Nombre de bille

d_p Diamètre primitif du roulement

f_r Fréquence de rotation de l'arbre

f_e Fréquence d'échantillonnage

S Seconde

mm Millimètre

Hz Hertz

tr/min Tour par minute

f1,f2 Fréquences de défaut d'alignement

Diamètre de la bague extérieure

d Diamètre de la bague intérieure





Introduction

Vivant dans un monde où les arrêts des installations n'est plus une chose permise, la prévention et la détection anticipée des défauts devient par ailleurs un but à atteindre.

C'est dans cette perspective que s'inscrit ce projet de fin d'études qui a eu lieu au sein du Laboratoire Signaux, Systèmes et Composants (LSSC) de la Faculté des Sciences et Techniques de Fès (FSTF), et qui a pour objectif la conception et le développement d'un simulateur logiciel permettant d'analyser les signaux acquis à travers un banc d'essai dédié aux roulements.

Ce document est organisé de la façon suivante. Nous présentons dans le premier chapitre le cadre du projet, la problématique et les résultats souhaités. Le deuxième chapitre est dédié à la description des défauts de roulements et le calcul théorique et expérimental des fréquences de ces défauts mécaniques. Tandis que le dernier chapitre est consacré à la description du démonstrateur logiciel développé et qui permet d'analyser des signaux de roulements, extraire la fréquence de rotation du roulement et éventuellement détecter les fréquences de défauts.





Chapitre 1 - Environnement du stage -





CHAPITRE 1 - ENVIRONNEMENT DU STAGE

1.1 PRÉSENTATION DU LABORATOIRE SIGNAUX SYSTÈMES ET COMPOSANTS (LSSC)

1.1.1 FICHE TECHNIQUE DU LSSC

Directeur: Mhammed Lahbabi.

Adresse: LSSC, Faculté des Sciences et Techniques de Fès, B.P. 2202, Route d'Imouzzer-

Fès.

Tél: +212(0)535608014-+212(0)535602953.

Fax: +212(0)535608214.

Effectif: 17 membres permanent, 10 chercheurs associés et une quarantaine de doctorants.

1.1.2 Présentation du LSSC

Le LSSC est domicilié à la Faculté des Sciences et Techniques (http://www.fst-usmba.ac.ma/) de l'Université Sidi Mohamed Ben Abdellah (http://www.fst-usmba.ac.ma/). Il est accrédité depuis 1994 et composé de quatre équipes couvrant un large spectre de thématiques de recherche. Les plus importantes sont les énergies renouvelables, les Technologie de l'Information et de Communication et les Télécommunications.





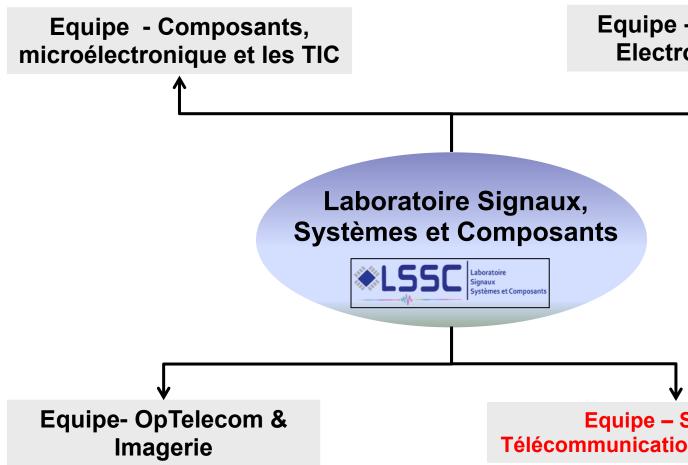


Figure 1 - Equipes de recherche du laboratoire SSC de la FST de Fès.

1.1.3 THÈMES DE RECHERCHE DES ÉQUIPES DU LSSC

1.1.3.1 EQUIPE COMPOSANTS MICROELECTRONIQUE ET LES TIC

Thèmes de recherches :

- Technologie des composants électroniques, optiques et des capteurs.
- Composants à base de semi-conducteurs, nano structures.
- Modélisation, optimisation, caractérisation physico-chimiques, optiques et électriques des composants et tests de fiabilité.
- Architecture des systèmes informatiques, implémentation et systèmes embarqués.
- Systèmes d'information, sécurité et traitement de données.





- Instrumentation et mesure physique.
- Système de contrôle, de commande et de gestion des énergies renouvelables.

1.1.3.2 EQUIPE OPTTELCOM & IMAGERIE

- Télécommunications optiques,
- Réseaux de télécommunication,
- Composants & routage optiques.
- Synthèse et caractérisation de matériaux pour l'optique et l'électronique, Capteurs.
- Codage et compression de l'information (image et vidéo,..)
- Algorithmes, optimisation et architecture pour traitement de l'information ...

1.1.3.3 EQUIPE COMPATIBILITE ELECTROMAGNETIQUE

Thèmes de recherches :

- Circuits et composants hyperfréquences
- Electronique de puissance
- Commande

1.1.3.4 EQUIPE SIGNAUX, TELECOMMUNICATION & SMART-GRID

Thèmes de recherches :

- Formation à distance : e-learning
- · Antennes et réseaux sans fil
- Traitement du signal, Systèmes de télécommunications et Radio cognitive
- Les réseaux électriques intelligents (Smart Grids)





1.1.4 PRODUCTION SCIENTIFIQUE DES CINQ DERNIÈRES ANNÉES

Publications: 80 publications

Communications: 200
Thèses soutenues: 10
Habilitations: 3

• **Mobilité**: 6 doctorants et 3 enseignants chercheurs (Pays Bas, Belgique, Italie, Lituanie, France)

• **Bourses d'excellence :** 6 Doctorants

• Bourse IRESEN de 36 mois : 1 Doctorant

• Bourse de mobilité Al Idrissi de 36 mois : 1 doctorant

Autres :

- Livre édité : "Optical Transmission and Networks for Next Generation Internet Traffic Highways, International Publisher of Progressive Academic Research, GI Global
 - Editor Ship: 2 (RAWSN ISBN:9781467380973 & WINCOM ISBN 9781509039388)

1.1.5 COLLABORATION INTERNATIONALE

- Laboratoire Analyse des Signaux et des Processus Industriels (LASPI), Université Jean Monnet Saint Etienne France.
- Laboratoire des Sciences de l'Information et des Systèmes (LSIS), Université de Marseille France.
- ESIGELEC/IRSEEM et Normandie Université / Université de Rouen France.
- National Institute of Standards and Technology, Semiconductor and Dimensional Metrology Division, Gaithersburg, USA.
- Laboratoire de Microélectronique et de physique des Semi-conducteurs (LaMIPS). Université de Caen Basse- Normandie France.
- Laboratoire des Sciences de l'Information et des Systèmes (LSIS), Université de Toulon.
- Laboratoire de Matériaux Optiques Photoniques et Systèmes. (MOPS) Université de Lorraine France.

1.2 DESCRIPTION ET DÉROULEMENT DU PROJET

1.2.1 OBJECTIFS DU PROJET

Les objectifs du projet sont:

• Savoir modéliser et analyser un signal de roulement.





- Savoir modéliser un défaut d'un roulement.
- Se familiariser avec le calculateur des fréquences de défauts d'un roulement.
- Se familiariser avec le banc d'essai dédié à l'acquisition d'un signal de roulement.
- Développer un simulateur d'analyse des signaux de roulement.

1.2.2 STRUCTURE DE DÉCOUPAGE ET ÉTAPES DU PROJET

La logique de déroulement des travaux proposés dans le cadre de ce projet de fin d'études est présentée au niveau du tableau suivant. Le tableau illustre les enchaînements des activités clés du WBS (Work Breakdown structure), les jalons et fournitures principales associées.

WBS	Intitulé	Contenu succinct & sorties
		associées
00	Gestion de projet	Management projet
11	Partie 1 : état de l'art sur les signaux de roulement	Rapport d'étude
12	Partie 2 : Description du banc d'essai	Rapport d'étude
13	Partie 3 : Acquisition des signaux	Signaux acquis
14	Partie 4: Développement d'un simulateur d'analyse d'un signal de roulement	Simulateur logicielRésultats obtenus (courbes)
14	Partie 5 : Rédaction	Mémoire du projet de fin d'études

Tableau 1 - Gestion de projet

Pour une bonne organisation visant à gérer de bout en bout le déroulement du projet, nous l'avons décomposé en tâches récapitulatifs et sous tâches. Nous présentons dans ce qui suit un tableau des différentes tâches du projet, ses dates de début et de fin prévues ainsi que leurs taux d'accomplissement, ainsi que le diagramme de Gantt qui illustre graphiquement ces tâches.





Tache	Nom	Date début	Date fin	achevé en
				%
1	La lecture du catalogue du banc	20_04_2017	23_04_2017	100
	d'essai			
2	L'installation du pilote de la carte	24_04_2017	25_04_2017	100
	d'acquisition			
3	L'installation du logiciel	26_04_2017	30_04_2017	100
	matlab_2015a			
4	Faire l'acquisition et enregistrer les	02_05_2017	02_05_2017	100
	signaux			
5	Analyser les signaux acquis et la	03_05_2017	15_05_2017	100
	réalisation d'une interface graphique			
	matlab			
6	Rédaction du rapport de PFE	12_05_2017	30_05_2015	100

Tableau 2 - Les taches de projet

Date	20_04	23_04	24_04	25_04	26_04	30_04	02_05	03_05	12_05	15_05	30_05
Tache	2017	2017	2017	2017	2017	2017	2017	2017	2017	2017	2017
1											
2											
3											
4											
5											
6											

Tableau 3 - diagramme de Gantt





Chapitre 2
- Description des défauts de roulement -





CHAPITRE 2 – DESCRIPTION DES DÉFAUTS DE ROULEMENT

2.1 DOMMAGES SUR LES PALIERS A ROULEMENT

Le banc d'essai PT 500.12 disponible à la Faculté des Sciences et Techniques de Fès contient un support de palier et six paliers à roulement présentant un dommage différent.

Avant l'essai, il faut insérer au choix un palier à roulement dans le support de palier à l'aide de l'outil fourni. Nous présentons dans la suite, les différents roulements avec défauts qui vont avec le banc d'essai, dans [3].

2.1.1 BAGUE EXTÉRIEURE ENDOMMAGÉE B

Les dommages sur les voies de roulement de la bague extérieure des paliers à roulement ont pour effet que chaque corps de roulement roule sur ces paliers. Chaque roulement en particulier provoque une impulsion qui incite la structure située dans l'environnement vibratoire.

A la suite de la périodicité de l'excitation par choc due au roulement répété sur le point endommagée, cette excitation peut être détectée de manière fiable dans le spectre d'enveloppe du signal, dans [3].





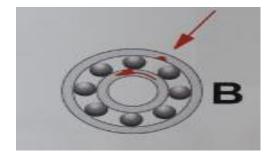


Figure 2: Roulement B

2.1.2 BAGUE INTÉRIEURE ENDOMMAGÉE C

Les dommages sur les voies de roulement de la bague intérieure des paliers à roulement se manifestent de la même manière que ceux sur les bagues extérieures. A condition que la bague extérieure soit fixe et la direction de la charge soit fixe. La seule différence est de que les dommages se situent dans un mouvement relatif par rapport à la zone de charge, ce qui entraine une excitation par choc modulée en amplitude.

On peut voir dans le spectre d'enveloppe des bandes latérales concernant le dommage à la bague intérieure situées a l'écart de la fréquence de rotation de la bague intérieure, dans [3].



Figure 3: Roulement C

2.1.3 CORPS DE ROULEMENT ENDOMMAGÉ D

Les dommages sur le corps de roulement font également parties des dommages tournants par rapport à la zone de charge. Leur aspect est identique a celui des dommages sur la bague intérieure, dans [3].





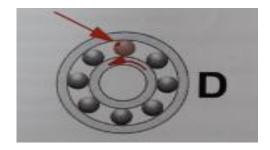


Figure 4 - Roulement D

2.1.4 ROULEMENT E

C'est un palier à roulement B, C et D endommagés en même temps, dans [3].

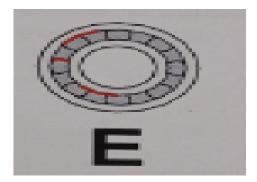


Figure 5 - Roulement E

2.1.5 ROULEMENT F

C'est un palier à roulement avec forte usure.

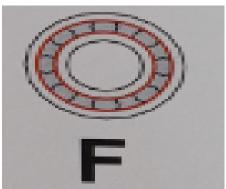


Figure 6 - roulement F

2.2 ETUDE EXPÉRIMENTALE :





Les roulements sont toujours caractérisés dans le domaine du diagnostic par quatre fréquences: f_{bille} , f_{bi} , f_{be} et f_c . Les équations (de 2.2.1 à 2.2.4) permettent de calculer ces fréquences d'après Boulenger et Pachaud dans [1].

$$f_{bi} = \frac{N_b}{2} (1 + \frac{d_b \cos \alpha}{d_p}) \frac{f_r}{60}$$
 Eq. 2.2.1

$$f_{be} = \frac{N_b}{2} (1 - \frac{d_b \cos \alpha}{d_v}) \frac{f_r}{60}$$
 Eq. 2.2.2

$$f_{bille} = \frac{d_p}{2d_b} (1 - (\frac{d_b cosa}{d_p})^2) \frac{f_r}{60}$$
 Eq. 2.2.3

$$f_c = \frac{1}{2}(1 - \varepsilon \frac{d_b \cos \alpha}{d_p}) \frac{f_r}{60}$$
 Eq. 2.2.4

 $\epsilon = 1$ si la bague fixe correspond à la bague externe

 ϵ = -1 si la bague fixe correspond à la bague interne.

Les dimensions des roulements test utilisés lors des essais sont présentées dans le tableau 4 (voir également la figure 7).

Dimensions	SKF6004
	(mm)
D	52
d	25
L	15
N _b	9
d_p	38,5
d_b	7,9
α	0°

Tableau 4 - dimensions du roulement test





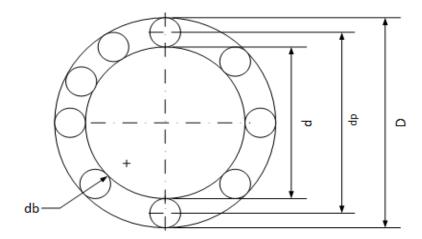


Figure 7 - dimensions du roulement

A l'aide du tableau 4 et les quatre équations (de 2.2.1 à 2.2.4) et avec une fréquence de rotation de 1800 tr/min nous avons calculé les quatre fréquences f_{bille} , f_{bi} , f_{be} et f_{c} , qui sont présentées dans le tableau 5.

Fréquence	Valeur
	théorique
f_{bi}	162,7
f_{be}	107,3
f_{bille}	70,02
f_c	11,92

Tableau 5 - fréquences caractéristiques du roulement pour 30 Hz





1000 r/min

70.2 Hz

162.7 Hz

107.3 Hz

ETUDE THÉORIQUE 2.3

Nous avons calculé les fréquences caractéristiques tout en utilisant, cette fois-ci, le calculateur Skf disponible à partir du lien http suivant:

 $\underline{http://webtools3.skf.com/BearingCalc/submitCalculation.action?null\&ni=1800\&ne=0.}$

Nous avons obtenu les résultats qui sont présentés dans la figure suivante:

Input parameters

	n _i Rotational speed of the inner ring	1800 r/min
	$\mathbf{n_e}$ Rotational speed of the outer ring (only used to calculate the bearing frequencies)	0 r/min
R	esult	
	$\mathbf{f_i}$ Rotational frequency of the inner ring	30 Hz
	f _e Rotational frequency of the outer ring	0 Hz
	$\mathbf{f_c}$ Rotational frequency of the rolling element and cage assembly	11.9 Hz

Over-rolling frequency of one point on the inner ring

Rotational frequency of a rolling element about its own axis

Over-rolling frequency of one point on the outer ring

Figure 8 - les fréquences caractéristiques du roulement 6004 à partir du calculateur

SKF





Chapitre 3
- Description du banc d'essai et du démonstrateur logiciel développé -





CHAPITRE 3 – DÉSCRIPTION DU BANC D'ESSAI ET DU SIMULATEUR LOGICIEL DÉVELOPPÉ

3.1 DESCRIPTION DU BANC D'ESSAI

3.1.1 DESCRIPTION DE L'APPAREIL

L'appareil de base PT_500_systeme de diagnostic de machines est une plaque de fixation en aluminium avec rainures en T.

Les différents montages expérimentaux peuvent être facilement assemblés sur cette plaque de fixation.

A. Groupe moteur

Le banc d'essai est composé d'un moteur triphasé avec encodeur, il est monté sur la deuxième extrémité de l'arbre, il est monté sur une plaque de base dispositif d'alignement qui permet d'aligner horizontalement l'axe du moteur.

B. Appareil de commande

La commande du moteur s'effectue à l'aide de l'appareil de commande qui renferme un convertisseur de fréquence destiné à régler progressivement la vitesse de rotation.

L'appareil de commande contient l'indicateur de vitesse de rotation et un indicateur pour la puissance absorbée du moteur.

Afin de pouvoir simuler des vibrations avec l'appareil de base et de réaliser des essais en rapport avec le thème " équilibrage et alignement", les pièces suivantes figurent dans les éléments du banc d'essai:

- 1 accouplement élastique à griffes,
- 1 accouplement élastique à bras,
- 1 arbre long,
- 1 arbre court,
- 2 supports de palier couplets avec palier,
- 2 disques de masse avec kits de serrage,

Des petites pièces sous forme de pièces de masse pour l'équilibrage.





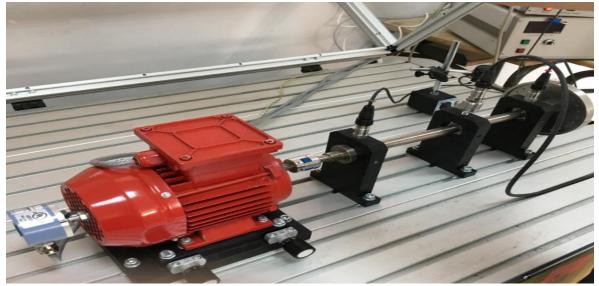


Figure 9 - banc d'essai

les acquisitions sont faites á l'aide d'une carte qui nous a permet de relier le banc d'essai avec l'ordinateur d'une part, et prendre les mesures d'autre part pour visualiser les signaux acquis.

3.1.2 CAUSE DE VIBRATION

Une machine idéale ne doit créer aucune vibration, puisque les vibrations sont toujours synonymes de perte d'énergie.

- -Lorsque la structure est bonne, seules de faibles vibrations se produisent. Avec l'âge de la machine qui augmente, les pièces de la machine se déforment et les propriétés dynamiques de la machine changent.
- -Des erreurs d'alignement et des balourds apparaissent, les pièces s'usent et le jeu de palier devient plus grand.
- => Ces processus se traduisent par une augmentation de l'énergie vibratoire qui se transmet à la machine.

En raison de l'énergie vibratoire, les fréquences de résonnance des différentes machines sont excitées.

Nous notons que les vibrations apparaissent:

- au niveau des paliers,
- au niveau des courroies dentées dans l'engrenage,
- au niveau des arbres gauchis ou en cas d'erreur d'alignement,
- en cas de balourds sur des pièces en rotation,
- en cas de jeu dans les paliers lisses,





- au niveau des courroies d'entrainement.
- au niveau des systèmes bielle manivelle,
- et au niveau des accouplements.

Les causes des vibrations sont:

- Forces massiques (balourd) en rotation et oscillantes,
- Chocs,
- Efforts exerces par les gaz,
- Forces d'écoulement,
- Forces électromagnétiques.

En général, la cause du dommage ne peut pas être mesurée directement, seul l'effet le peut, à savoir, les vibrations.

Les vibrations peuvent être transmises sous forme de bruit de structure ou bien générées sous forme de bruit aérien.

3.1.3 CAPTEURS DE MESURE

Pour mesurer le déplacement, on utilise la plupart du temps des capteurs à courant de Foucault, dans [2], sans contact. Ces derniers mesurent l'entrefer entre la tête du capteur et la surface mesurée.

Puisque le principe des courants de Foucault nécessite une fréquence porteuse devant se situer largement au-dessus de la fréquence de signal maximale, la fréquence limite supérieure de la mesure, se situe à maximum quelques kHz. Mais étant donné que les déplacements de vibration à mesurer des machines deviennent simultanément très petits dans le domaine fréquentiel supérieur, on utilise une plage allant jusqu'á environ 250 Hz.

La fréquence limite inférieure se situe à 0. Dès lors, des mesures statiques peuvent être également effectuées.

La distance de mesure dépend du diamètre du capteur se situant entre quelques dixièmes de mm et 5 mm. La mesure s'effectue de manière relative entre le capteur de déplacement et la surface.

3.2 RÉSULATS OBTENUS





3.2.1 INTERFACE DU DÉMONSTRATEUR LOGICIEL MATLAB

Afin de pouvoir analyser les signaux acquis et obtenir les résultats souhaités, nous avons développé un démonstrateur logiciel Matlab dont l'interface graphique utilisateur est présentée au niveau de la figure 10.

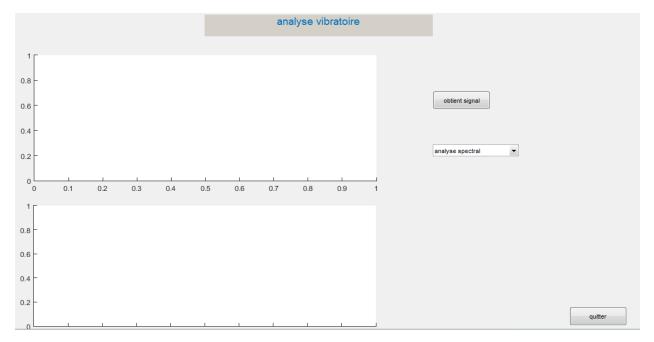


Figure 10 - interface graphique du logiciel

Nous pouvons dans un premier temps à l'aide de ce démonstrateur faire des acquisitions des signaux en temps réel ou bien de charger des signaux déjà acquis. Nous analysons dans un second temps le signal au moyen des méthodes : la première est l'analyse spectrale permettant d'extraire en particulier la fréquence de rotation du moteur tandis que la seconde méthode est utilisée pour détecter les fréquences d'un tel défaut. Nous présentons dans la suite ces deux méthodes.

3.2.2 ANALYSE SPECTRALE

L'analyse spectrale est une méthode utilisée pour déterminer les caractéristiques d'un phénomène observé en fonction du temps sous forme d'un signal. Cette méthode que nous avons utilisée a pour but de détecter les pics de la fréquence de rotation et de défauts.

Nous avons fixé une vitesse de 1800 tr/min pour faire les acquisitions nécessaire à notre étude. Nous avons pris des diverses mesures que nous allons présenter á l'aide des figures suivantes:





 $\underline{\textbf{Remarque:}}$ dans un premier temps nous avons pris toutes les mesures avec un défaut d'alignement.





✓ mesure 1:

• roulement sain_ voie 1:

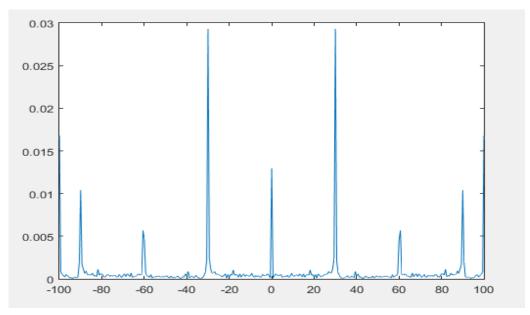


Figure 11 - roulement sain

A partir de cette figure, nous constatons qu'il y a une raie à la fréquence de rotation: fr=30Hz.

Nous constatons également qu'il y a des raies présentes aux multiples de la fréquence de rotation;

f1 = 60 Hz et f2 = 90 Hz. Ceci indique qu'il y a effectivement un défaut d'alignement qu'il faut corriger avant d'analyser les roulements.

• roulement B_voie 0:





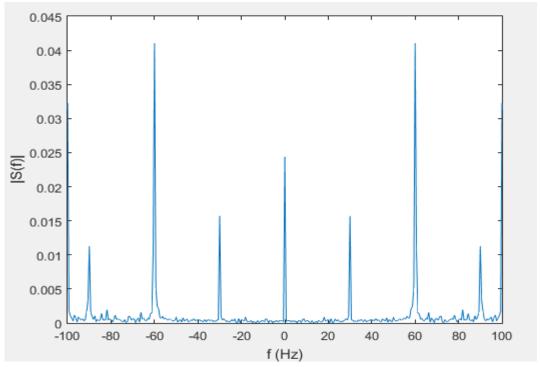


Figure 12 - roulement B

Comme le scénario précédent, nous pouvons extraire les valeurs suivantes:

Fréquence de rotation: fr = 30 Hz

Fréquences du défaut: f1 = 60 Hz et f2 = 90 Hz.

✓ mesure 2: palier au milieu

• roulement B_voie 0:





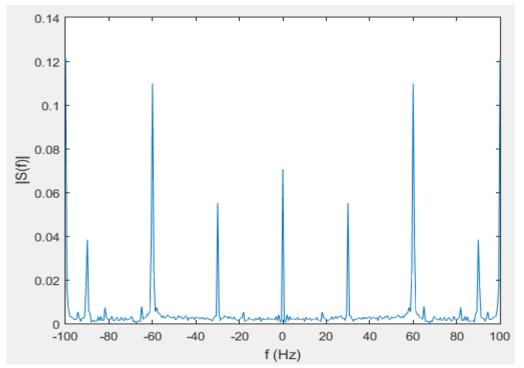


Figure 13 - roulement_milieu B

Cette fois ci, nous avons mis le palier au milieu. Nous constatons qu'il y a les mêmes raies que précédemment f_r =30Hz qui exprime la fréquence de rotation et f_1 =60 Hz, f_2 =90 Hz qui correspondent au défaut d'alignement

roulement sain_voie 1 :

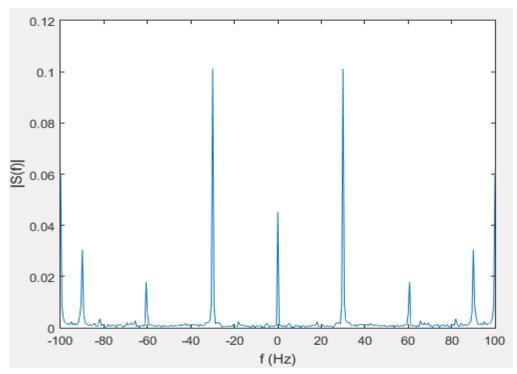


Figure 14 - roulement milieu sain





Comme le scénario précédent, nous pouvons extraire les valeurs suivantes,

Fréquence de rotation: fr = 30 Hz

Fréquences du défaut : f1 = 60 Hz et f2 = 90 Hz.

3.2.3 ANALYSE D'ENVELOPPE

L'analyse d'enveloppe est un type particulier de la représentation dans le domaine fréquentiel. Elle convient parfaitement à l'identification des chocs dans la machine. Cet analyse consiste dans une première étape à choisir la bande passante plate qui est généralement dans les hautes fréquences, ensuite il faut appliquer un filtre passe bande, après il suffit d'élever le signal au carré et d'étudier son spectre d'amplitude pour pouvoir relever les fréquences cycliques présentes dans le signal, pour finalement trouver l'apparition des chocs nettes. Elle est aussi une méthode pour détecter les pics de la fréquence de rotation et des défauts.

la figure suivante présente le principe de cette méthode:

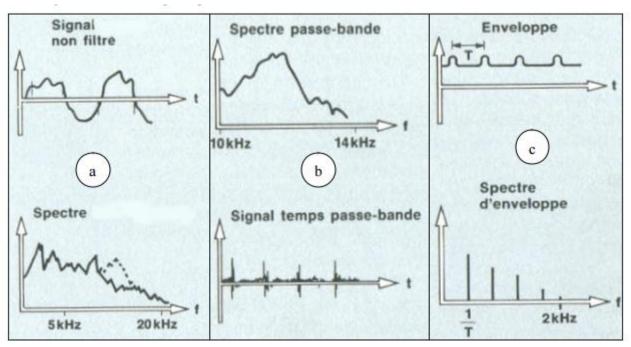


Figure 15 - Chronologie pour établir un spectre d'enveloppe

L'acquisition est faite avec une vitesse constante 1800 tr/min, nous avons pris des diverses mesures que nous allons présenter dans la suite.

✓ mesure 1:

• roulement B_voie 0:





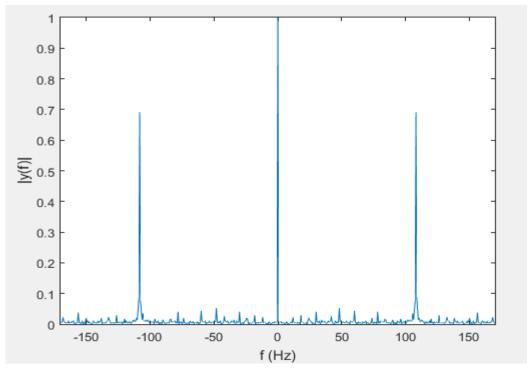


Figure 16 - roulement B

Nous observons dans cette figure le pic de fréquence f=107Hz, qui indique le défaut B.

• roulement C_voie 1:

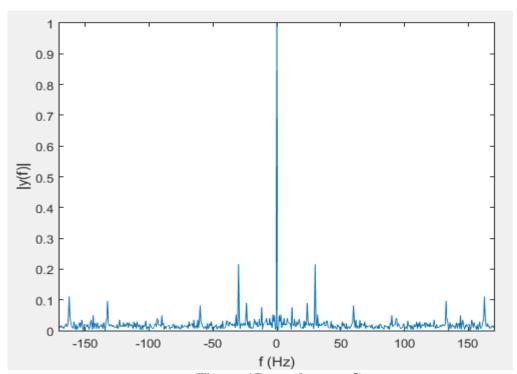


Figure 17 - roulement C





Même scenario que précédemment, nous avons constaté le pic de fréquence de rotation fr=30Hz et le pic qui indique le défaut C, et qui est de fréquence f=160Hz, nous observons aussi un pic de fréquence entre 100 et 150 qui exprime le défaut d'alignement.

✓ mesure 2:

• roulement sain1_voie 0:

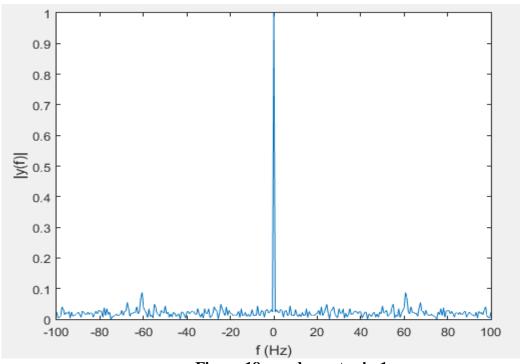


Figure 18 - roulement sain 1

Dans cette figure, nous avons un roulement sain, nous constatons un pic de fréquence f1=60Hz qui est de défaut d'alignement.

✓ mesure 3:

• roulement B et C _melange_voie 0:





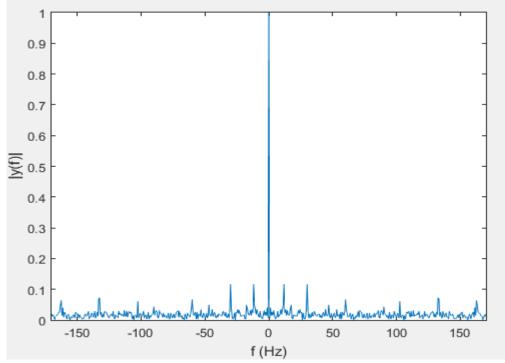


Figure 19 - roulement BC

Cette figure présente les roulement B et C en même temps, nous constatons la fréquence de rotation fr=30Hz, la fréquence de cage f=10Hz, f=107Hz et f= 160 qui expriment respectivement les défauts B et C, nous observons aussi un pic de fréquence entre 100 et 150 qui exprime le défaut d'alignement.

✓ mesure 4:

• roulement E_voie 0 :





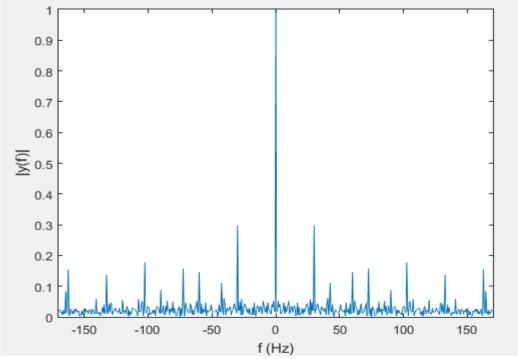


Figure 20 - roulement E

Cette figure présente le roulement E, nous constatons un pic de fréquence de rotation fr=30Hz, et des pics de fréquences f1=107 Hz, f2=160Hz qui expriment les défauts B et C.

<u>Remarque</u>: après le réglage du défaut d'alignement, nous avons pris une mesure qui sera présentée par la figure suivante:

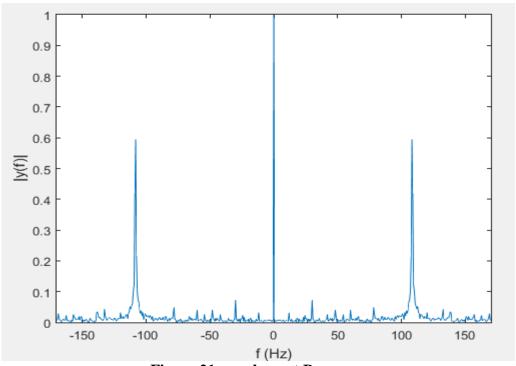


Figure 21 - roulement B





Nous constatons dans cette figure le pic qui exprime la fréquence de rotation fr=30Hz et le pic de fréquence f=107 Hz qui indique le défaut B.

En raison de la sensibilité élevée, l'analyse d'enveloppe convient parfaitement à la détection des dommages sur la surface de roulement dans les paliers à roulement. C'est un outil très sensible pour les effets de choc qui apparaissent notamment en cas de dommages au niveau de la roue dentée, au niveau du palier ou en cas de jeu de palier très grand.





Conclusion

Ce stage réalisé au sein du Laboratoire Signaux, Systèmes et Composants (LSSC) de la Faculté des Sciences et Techniques de Fès (FSTF), et qui s'est étalé sur une période de deux mois, nous a permis de détecter les différents défauts de roulements dans le banc d'essai à l'aide d'un démonstrateur logiciel Matlab. Nous avons analysé les signaux acquis en utilisant deux types d'analyse: analyse spectrale qui nous a permis que d'observer les pics de défaut d'alignement et l'analyse d'enveloppe qui nous a permis d'observer la fréquence qui caractérisant chaque défaut.

nous n'avons pas pu réaliser assez de mesure pour observer le comportement des pics des défauts D et F et cela revient au manque de temps.

Pour aller donc plus loin dans cette étude d'autre faire points pourront être traités:

- Une étude comparative du capteurs de déplacement et de l'accéléromètre. Et ce dans le but de diagnostiquer des défauts de roulements.
- Faire une étude sur la détection de roulement à basse vitesse.









Bibliographie

[1] Boulenger et Pachaud, Alain Boulenger and Christian Pachaud. Surveillance des machines

par analyse des vibrations. Afnor Paris, 1998.

[2] Foucault, Michel Foucault était philosophe français, historien d'idées, théoricien

social et critique littéraire.

[3] Manuelle PT 500 - Système de diagnostic de machines ,G.U.N.T, Geratebau

GmbH, Barsbuttel, Allemagne 2010.





Webographie

[1	http://webtools3.skf.com/bearingCalc/submitCalculation.action?null∋=1800≠	01_05_201
]	=0.	7
[2	http://www.techmiques-ingenieur.fr/base-documentaire/environnement-securite-	25_04_201
]	th5/vibrations-en-milieu-industriel-mesures-srveillance-et-controle-42424210	7
[3	http://www.gantt.com/fr	15_05_201
]		7
[4	https://fr.wikipedia.org/wiki/MATLAB	16_05_201
]		7