

## Rancang Bangun Vibration Test Bench untuk Mensimulasikan Kondisi Unbalance pada Mesin Rotasi

Imam Maolana<sup>a</sup>, Agus Sifa<sup>a</sup>

<sup>a</sup>Jurusan Teknik Mesin, Politeknik Negeri Indramayu, Jl. Lohbener Lama No. 8 Indramayu 45252  
E-mail : imam\_malau@yahoo.com

### ABSTRAK

Penelitian ini bertujuan untuk merancang dan membuat *vibration test bench* guna mensimulasikan kondisi *unbalance* pada mesin rotasi. *Vibration test bench* yang dibuat terdiri dari sebuah poros baja diameter 25 mm dan panjang 410 mm yang ditopang oleh dua buah bantalan bola. Poros menyangga dua buah piringan massa *unbalance* yang berfungsi untuk memvariasikan beban *unbalance*. Poros diputar oleh motor listrik 0.5 PK, putaran maksimal 1400 RPM. Pengaturan putaran menggunakan inverter melalui pengaturan frekuensi listrik yang masuk ke motor listrik. Pengujian getaran dilakukan pada dua kondisi yaitu (1) kondisi tanpa beban dengan variasi putaran dan (2) kondisi beban massa *unbalance* dengan variasi massa *unbalance*. Pengukuran getaran dilakukan pada rumah bantalan arah radial (horizontal dan vertikal) serta aksial, parameter getaran yang diukur yaitu amplitudo dan spektrum getaran. Pengukuran amplitudo menggunakan *hand held vibrometer*, sedangkan pengukuran spektrum menggunakan Data Acquisition. Dari pengujian kondisi dengan beban *unbalance* bisa disimpulkan bahwa *vibration test bench* yang dibuat bisa menunjukkan kondisi *unbalance* yaitu amplitudo tinggi pada 1X (satu kali) putaran mesin dan nilainya sebanding dengan massa *unbalance*. Dari penelitian juga diketahui bahwa amplitudo getaran paling besar pada arah horizontal dimana kekakuan mesin paling kecil. Dari pengujian kondisi tanpa beban dan dengan beban *unbalance* muncul 'harmonic' pada spektrum getaran yang merupakan ciri 'rotating looseness' kemungkinan diakibatkan oleh keausan bantalan.

### Kata Kunci

*vibration analysis, unbalance, vibration test bench*

### PENDAHULUAN

Salah satu strategi perawatan mesin adalah perawatan prediktif (*predictive maintenance*), yang disebut juga *condition based maintenance* yaitu strategi perawatan mesin yang menggunakan perangkat monitoring kondisi (*condition monitoring*) untuk mendeteksi gejala kerusakan mesin dengan teknik tertentu tanpa menghentikan mesin. Kegiatan perbaikan dilakukan apabila dari hasil monitoring terdeteksi gejala kerusakan. Dengan penerapan strategi ini bisa mengurangi *machine down time* karena penghentian operasi mesin dilakukan pada saat yang diperlukan, biaya penggantian *spare part* juga bisa diminimalisir mengingat penggantian dilakukan pada saat yang dibutuhkan mesin sesuai hasil monitoring.

Ada beberapa teknik yang sudah secara umum digunakan dalam *condition monitoring* yaitu analisis getaran, emisi akustik (suara), termografi infrared, pengujian motor listrik, analisis minyak pelumas, dan analisis partikel keausan [1]. Monitoring getaran adalah teknik yang paling umum digunakan sebagai bagian dari *condition based maintenance*, tidak hanya kalangan industri,

instansi militer juga menerapkan teknik ini. Penerapannya mulai dari *rotary machinery, engine pesawat*, sampai mesin perkakas [2,3]. Monitoring getaran adalah perangkat perawatan prediktif yang mutlak diterapkan untuk setiap mesin-mesin *rotating*. Banyak program monitoring getaran pada berbagai industri yang telah mereduksi biaya dalam waktu kurang dari 1 tahun [4]. Beberapa kondisi kerusakan yang bisa dideteksi dengan analisis getaran meliputi: kerusakan bantalan, *unbalance, misalignment*, kekendoran, kerusakan elektrik, rotor eksentris, permasalahan sabuk dan kopling, *gear mesh*, dan kerusakan rotor [1]. *Unbalance* merupakan pola kerusakan yang paling sering terjadi pada peralatan mekanis. Faktanya, seluruh pola kerusakan akan menimbulkan beberapa bentuk *unbalance* pada mesin [5].

*Vibration test bench* adalah alat yang digunakan untuk menyelidiki getaran akibat beberapa kondisi kerusakan. Mevel & Guyader menggunakan *vibration test bench* yang terdiri dari komponen motor listrik dengan kontrol pengaturan frekuensi, poros, transmisi sabuk, bantalan, dan massa *overhung* untuk menyelidiki perkembangan kerusakan bantalan gelinding [6]. Chen dkk [7]

menyelidiki kerusakan pada gearbox dengan memanfaatkan *vibration test bench* yang terdiri dari komponen motor listrik, poros, sabuk gigi, kopleng, bantalan, dan gearbox.

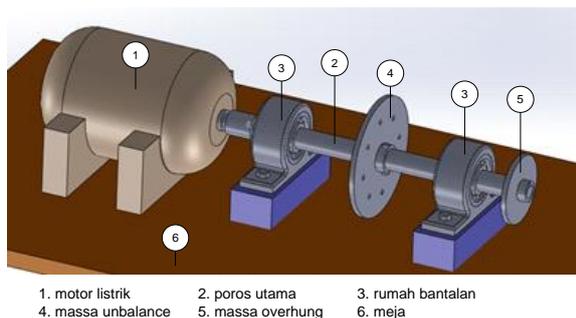
Di Jurusan Teknik Mesin Politeknik Indramayu dimana salah satu bidang keahliannya adalah Perawatan dan Perbaikan Mesin, alat ini sangat diperlukan untuk penelitian monitoring kondisi mesin berbasis analisis getaran. Alat ini juga dibutuhkan sebagai media pembelajaran mata kuliah Teknik Monitoring Kondisi Mesin pada Program Studi D3 Teknik Mesin.

Tujuan penelitian ini adalah merancang dan membuat *vibration test bench* untuk mendeteksi *unbalance*.

## 2. METODOLOGI

### 2.1 Konsep Rancangan

Konsep rancangan *vibration test bench* ditunjukkan GAMBAR 1.



Gambar 1: Konsep rancangan

Bagian-bagian dan fungsi alat adalah sebagai berikut:

- Motor listrik berfungsi untuk memutar poros pada kecepatan tertentu. Pengaturan putaran melalui pengaturan frekuensi listrik yang masuk ke motor melalui inverter.
- Poros berfungsi menyangga massa unbalance dan massa overhang
- Bantalan berfungsi untuk menyangga poros dan tempat pengukuran getaran
- Massa unbalance digunakan untuk menyelidiki pengaruh massa unbalance di tengah terhadap getaran
- Massa overhang digunakan untuk menyelidiki pengaruh massa overhang terhadap getaran
- Meja berfungsi sebagai penyangga mesin
- Pengatur putaran untuk memvariasikan putaran poros

### 2.2 Pembuatan

Pembuatan dilakukan di Laboratorium Teknologi Mekanik, Jurusan Teknik Mesin, Politeknik Indramayu.

### 2.3 Pengujian

Pengujian getaran dilakukan dengan pengukuran getaran rumah bantalan pada arah radial (horizontal dan vertikal) serta aksial. Pengukuran dilakukan pada:

- Kondisi tanpa beban, yaitu pada kondisi massa unbalance dan massa overhang tidak terpasang, hanya poros yang diputar oleh motor. Pada kondisi ini akan divariasikan putaran.
- Kondisi beban massa unbalance di tengah dengan variasi massa unbalance, dan putaran tetap.

Pada masing-masing kondisi di atas, parameter getaran yang diukur yaitu nilai amplitudo *overall vibration* dan spektrum getaran. Nilai amplitudo akan dibandingkan dengan standar getaran mekanis ISO 10816. Pengukuran *overall vibration* getaran menggunakan *handheld vibrometer*. Pengukuran spektrum menggunakan Data Acquisition (DAQ), pengolahan hasilnya menggunakan aplikasi MATLAB. Pengukuran spektrum dilakukan hanya pada arah horizontal, yang memiliki getaran paling besar mengingat alat ini memiliki kekakuan (*stiffness*) yang lebih kecil pada arah horizontal.

## 3. HASIL DAN PEMBAHASAN

Alat yang dibuat ditunjukkan GAMBAR 2.



Gambar 2: Vibration test bench untuk mendeteksi unbalance

Spesifikasi vibration test bench adalah sebagai berikut:

- Motor listrik 0.5 PK putaran maksimal 1400 RPM
- Poros baja ST 37 diameter 25 mm, panjang 410 mm
- Massa unbalance dan massa overhung menggunakan piringan baja diameter 120 mm, tebal 3 mm, massa 760 gram. Pengaturan massa unbalance menggunakan baut dengan massa 8.61 gram ditempatkan pada lubang-lubang piringan.
- Meja terbuat dari plat baja tebal 8 mm, lebar 500 mm, panjang 800 mm, tinggi 700 mm
- Pengatur putaran menggunakan inverter merk Siemens, rentang frekuensi listrik 0 s.d 50 Hz

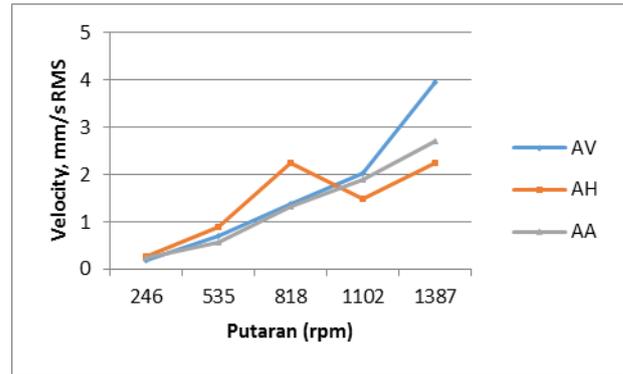
**3.1 Pengujian pada kondisi tanpa beban**

Pengujian dilakukan pada kondisi massa unbalance dan overhang tidak terpasang, hanya poros saja yang diputar motor seperti pada GAMBAR 3. Pada kondisi ini akan divariasikan putaran dengan cara mengatur frekuensi listrik melalui inverter pada frekuensi 10, 20, 30, 40, dan 50 Hz sehingga putaran poros akan berubah-ubah 246, 535, 818, 1102, dan 1387 RPM.

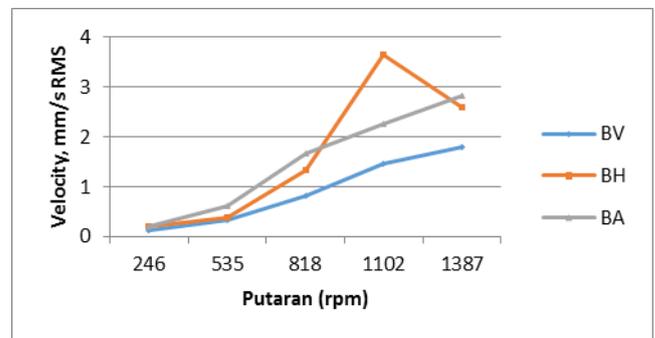


Gambar 3: Pengujian getaran kondisi tanpa beban

Hasil pengukuran amplitudo getaran kondisi tanpa beban pada bantalan A (dekat dengan motor), posisi vertikal (AV), horisontal (AH), dan aksial (AA) ditunjukkan GAMBAR 4. Hasil pengukuran pada bantalan B ditunjukkan GAMBAR 5.



Gambar 4: Amplitudo getaran bantalan A kondisi tanpa beban



Gambar 5: Amplitudo getaran bantalan B kondisi tanpa beban

Dari GAMBAR 4 dan 5 diketahui bahwa amplitudo tertinggi pada pengukuran bantalan A adalah sebesar 3,96 mm/s RMS, sedangkan pada bantalan B adalah sebesar 3,64 mm/s RMS dengan kecenderungan terus meningkat seiring dengan bertambahnya putaran. Mengacu kepada standar ISO 2372 (class I), amplitudo getaran pada kedua bantalan sudah masuk kategori “unsatisfactory” atau tidak memuaskan. Apabila digunakan standar ISO 10816-3 (group 2), maka amplitudo getaran tergolong “short term operation allowable” atau masih diizinkan untuk pemakaian jangka pendek.

Dari perbandingan amplitudo getaran terhadap kedua standar tersebut diketahui bahwa ada potensi/gejala kerusakan pada alat. Untuk mengetahui penyebabnya dilakukan analisis terhadap spektrum getaran.

GAMBAR 6 menunjukkan analisis terhadap spektrum getaran bantalan A pada pengukuran arah horisontal pada putaran 1386 RPM (23.1 Hz). Dari gambar tersebut terlihat bahwa amplitudo pada spektrum getaran menimbulkan “harmonic” yaitu kelipatan bilangan bulat dari frekuensi putaran

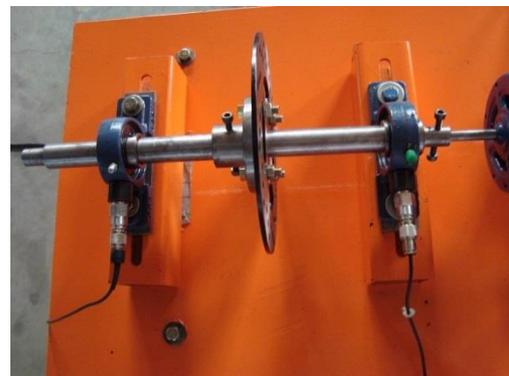
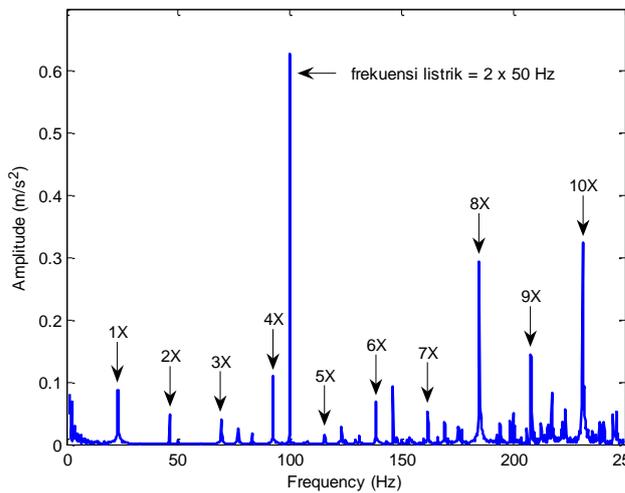
mesin, yaitu 1X (satu kali), 2X, 3X, 4X, 5X, 6X dan seterusnya. Hal ini juga bisa dilihat dari spektrum getaran bantalan B pada putaran yang sama seperti pada GAMBAR 7.

“Harmonic” amplitudo puncak pada spektrum getaran merupakan ciri dari “rotating looseness” atau kekendoran berputar yang diakibatkan clearance berlebih antara komponen yang berputar dan komponen yang diam. Pada mesin yang dibuat clearance berlebih diduga berasal dari keausan pada bantalan gelinding yang digunakan. Hal ini juga terlihat dari adanya amplitudo “non-synchronous” yaitu amplitudo tinggi yang bukan kelipatan bilangan bulat seperti pada 2.2X, 3.3X, 5.3X, 6.3X dan lain-lain. Dimana “non-synchronous” merupakan salah satu indikasi dari kerusakan bantalan gelinding.

Gambar 7: Spektrum getaran pada bantalan B horisontal kondisi tanpa beban putaran 1387 RPM

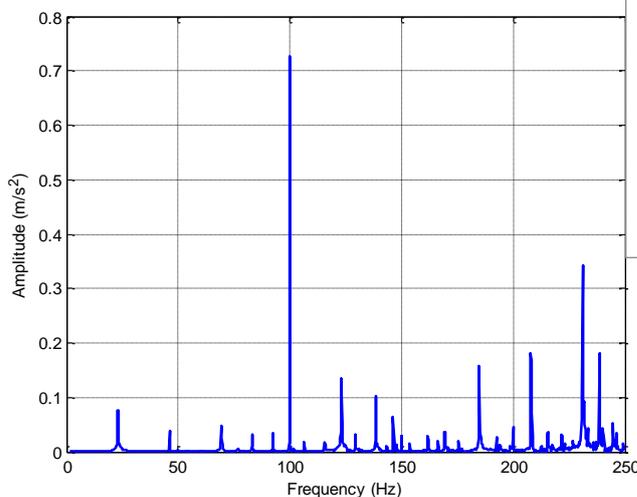
### 3.2 Pengujian pada kondisi beban massa unbalance

Pengujian dilakukan dengan memasang beban piringan massa unbalance di tengah seperti GAMBAR 8. Kemudian pengaturan massa unbalance dengan menambahkan baut pada lubang-lubang piringan massa unbalance. Massa satu baut adalah 8.61 gram, pada pengujian akan divariasikan massa unbalance sampai dengan empat buah baut (34.44 gram) pada putaran tetap 1386 RPM.

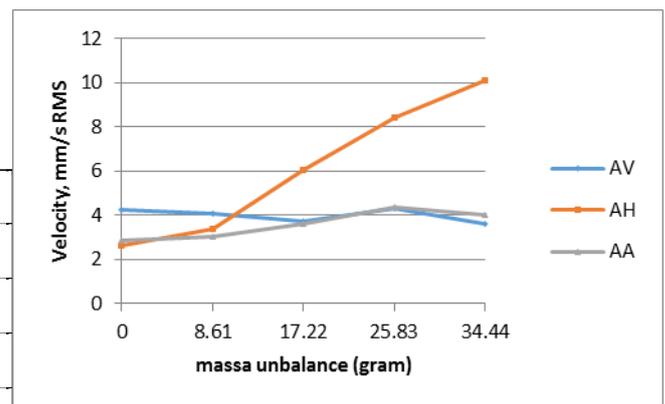


Gambar 8: Pengujian getaran kondisi beban massa unbalance

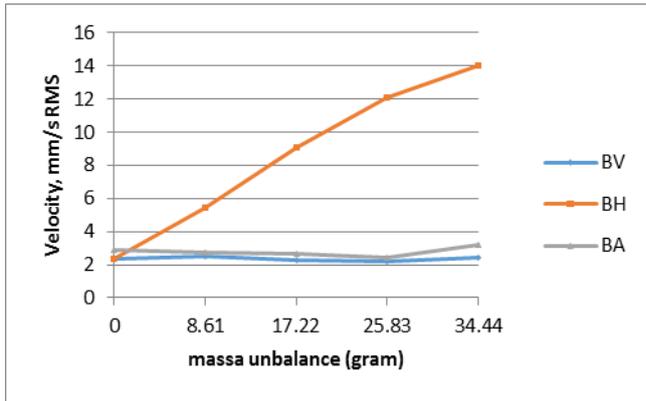
Gambar 6: Spektrum getaran pada bantalan A horisontal kondisi tanpa beban putaran 1387 RPM



Hasil pengukuran amplitudo getaran kedua bantalan pada posisi vertikal, horisontal, dan radial ditunjukkan GAMBAR 9 dan 10.



Gambar 9: Amplitudo getaran bantalan A pada kondisi beban massa unbalance

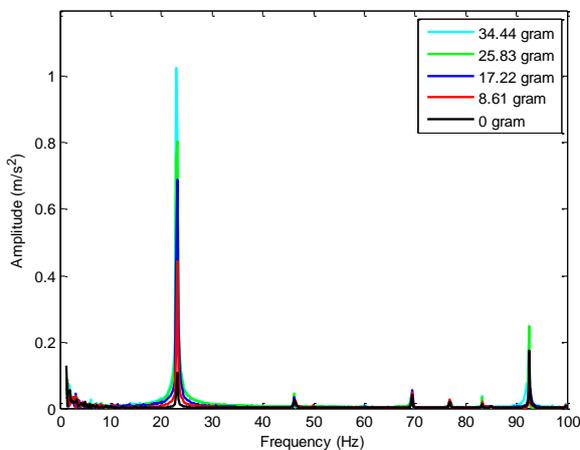


Gambar 10: Amplitudo getaran bantalan A pada kondisi beban massa unbalance

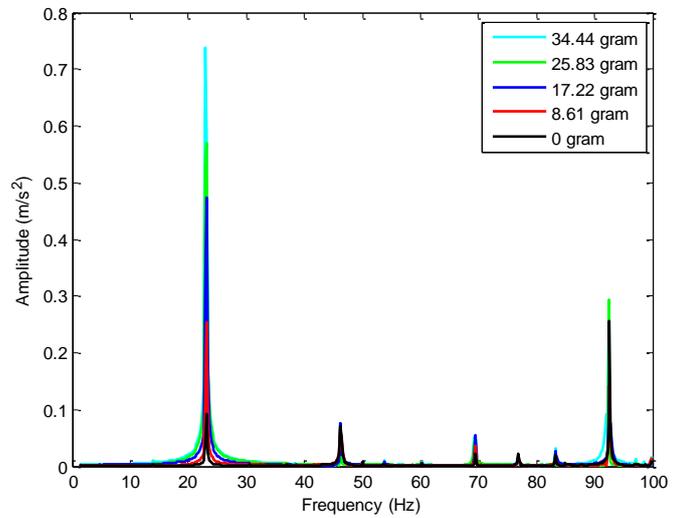
Dari GAMBAR9 dan 10 terlihat bahwa amplitudo getaran pada arah horisontal linear dengan penambahan massa unbalance. Hal ini sesuai dengan teori bahwa gaya yang dihasilkan akibat massa unbalance berbanding lurus dengan massa unbalance, jarak massa tersebut terhadap sumbu, serta kuadrat putaran poros[5].

Amplitudo besar pada arah horisontal dikarenakan mesin yang dibuat memiliki kekakuan (stiffness) yang lebih kecil pada arah horisontal dibanding arah vertikal dan aksial, sehingga getarannya akan lebih besar pada arah horisontal.

Spektrum getaran pada rentang frekuensi sampai 100 Hz pada bantalan A dan B arah horisontal pada putaran 1386 RPM (23.1 hz) dengan variasi massa unbalance ditunjukkan GAMBAR11 dan 12. Dari gambar terlihat ciri unbalance yaitu amplitudo besar pada 1X putaran mesin (23.1 hz), yang nilainya semakin meningkat dengan bertambahnya massa unbalance.

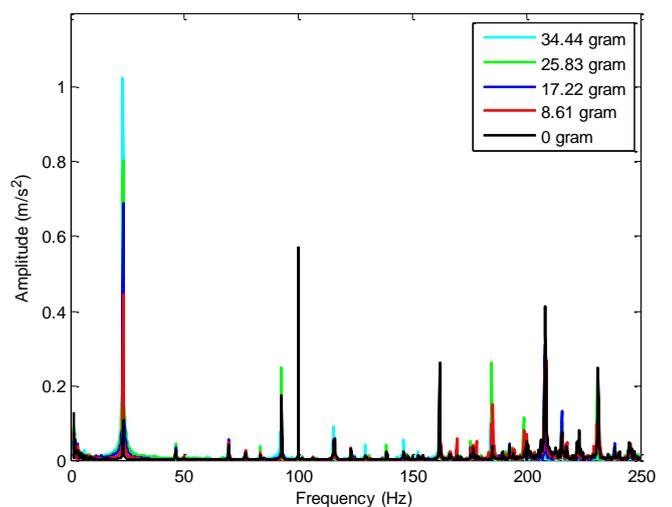


Gambar 11: Spektrum getaran bantalan A putaran 1386 RPM, dengan variasi massa unbalance



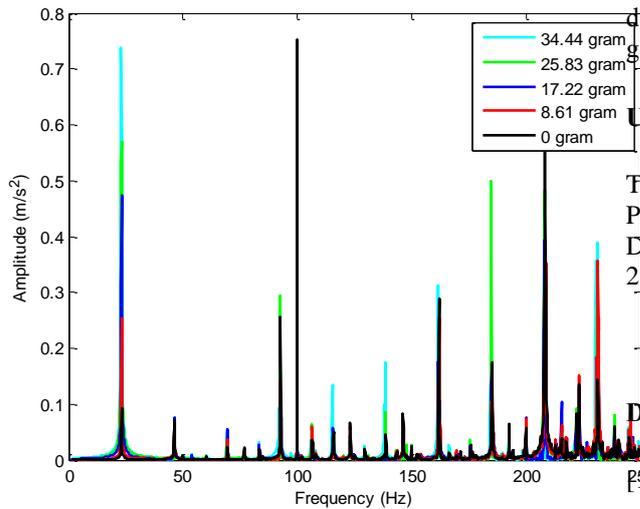
Gambar 12: Spektrum getaran bantalan B putaran 1386 RPM, dengan variasi massa unbalance

Adapun spektrum getaran dengan rentang frekuensi sampai dengan 250 Hz ditunjukkan GAMBAR 13. Dari gambar terlihat bahwa 'harmonic' masih terlihat seperti pada kondisi tanpa beban (GAMBAR6 dan 7). Ini menunjukkan bahwa rotating looseness masih dapat dideteksi pada kondisi dibebani dengan massa unbalance. Dari gambar juga terlihat bahwa besarnya amplitudo 'harmonic' tidak terpengaruh oleh massa unbalance.



Gambar 13: Spektrum getaran bantalan A putaran 1386 RPM, dengan variasi massa unbalance sampai 250

Hz



Gambar 14: Spektrum getaran bantalan B putaran 1386 RPM, dengan variasi massa unbalance sampai 250 Hz

#### 4. KESIMPULAN

Vibration test bench yang dibuat bisa menunjukkan kondisi unbalance yaitu amplitudo tinggi pada 1X (satu kali) putaran mesin dan nilainya sebanding dengan massa unbalance. Dari penelitian juga diketahui bahwa amplitudo getaran paling besar pada arah horisontal dimana kekakuan mesin paling kecil. Dari pengujian kondisi tanpa beban dan dengan beban unbalance muncul 'harmonic' pada spektrum getaran yang merupakan ciri 'rotating looseness', hal ini dimungkinkan diakibatkan oleh keausan bantalan. Hal lain yang diamati dari penelitian ini adalah munculnya amplitudo tinggi pada spektrum getaran yang menunjukkan pengaruh medan listrik, yang nilainya 2X (dua kali) frekuensi jala-jala listrik.

Pada penelitian berikutnya pengukuran spektrum getaran perlu dilakukan pada arah aksial dan

vertikal untuk mengetahui karakteristiknya pada arah tersebut. Pengukuran sudut fase juga perlu dilakukan sebagai parameter lain dalam analisis getaran akibat unbalance.

#### UCAPAN TERIMA KASIH

Terima kasih disampaikan kepada Direktorat Penelitian dan Pengabdian Masyarakat Ditjen DIKTI atas hibah Penelitian Dosen Pemula tahun 2014 sehingga penelitian ini bisa terlaksana.

#### DAFTAR PUSTAKA

- [1] Mobius Institute, 2012, *Vibration Training Course Book Category I*, Mobius Institute
- [2] Wright P., Dornfeld D., Ota N, 2008, "Condition Monitoring in End-Milling Using Wireless Sensor Networks", Transactions of NAMRI/SME, Volume 36
- [3] Yan R. & Gao R.X, 2008, "Modal Parameter Identification from Output-only Measurement Data: Application to Operating Spindle Condition Monitoring", Proceedings of the 8th International Conference on Frontiers of Design and Manufacturing
- [4] Payant R.P., Lewis B.T., 2007, *Facility Manager's Maintenance Handbook* second edition, Mc. GrawHill
- [5] Mobley R.K, 2008, *Maintenance Engineering Handbook seventh edition*, Mc. Graw-Hill
- [6] Mevel & Guyader, 2008, *Experiments on routes to chaos in ball bearings*, Journal of Sound and Vibration Volume 318, Issue 3, 9 December 2008, Pages 549–564
- [7] Jinglong Chen, Yanyang Zi, Zhengjia He, Xiaodong Wang, 2013, *Adaptive redundant multiwavelet denoising with improved neighboring coefficients for gearbox fault detection*, Journal of Mechanical Systems and Signal Processing, Volume 38, Issue 2, 20 July 2013, Pages 549–568

## Desain dan Implementasi Inverter Satu Fasa sebagai Sarana Antarmuka Sistem Photovoltaic dengan Jaringan Listrik Berbasis *dsPIC30F4012*

Jefri Setiawan<sup>1)</sup>, Leonardus Heru Pratomo<sup>2)</sup>

Prog.Di Teknik Elektro-Fakultas Teknik Universitas katolik soegijapranata  
Jl.pawiyatan luhur IV/1 Bendan Dhuwur,Semarang,Indonesia