



## **UNIVERSITAS DIPONEGORO**

**RANCANG BANGUN ALAT UJI *BALANCING DINAMIS* DAN  
PENGUJIANNYA DENGAN MASSA *UNBALANCE* 08 GRAM  
PADA PUTARAN MAKSIMUM 1485 RPM**

### **TUGAS AKHIR**

**Diajukan sebagai salah satu syarat  
Untuk memperoleh gelar Sarjana Terapan**

**BISMO ALFARISHY**

**40040218650005**

**PROGRAM STUDI DIPLOMA IV  
REKAYASA PERANCANGAN MEKANIK  
SEKOLAH VOKASI UNIVERSITAS DIPENOGORO**

**SEMARANG  
JUNI 2022**



**UNIVERSITAS DIPONEGORO**

**RANCANG BANGUN ALAT UJI *BALANCING DINAMIS* DAN  
PENGUJIANNYA DENGAN MASSA *UNBALANCE* 08 GRAM  
PADA PUTARAN MAKSIMUM 1485 RPM**

**TUGAS AKHIR**

**Diajukan sebagai salah satu syarat  
Untuk memperoleh gelar Sarjana Terapan**

**BISMO ALFARISHY**

**40040218650005**

**PROGRAM STUDI DIPLOMA IV  
REKAYASA PERANCANGAN MEKANIK  
SEKOLAH VOKASI UNIVERSITAS DIPENOGORO**

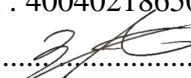
**SEMARANG  
JUNI 2022**

## **HALAMAN PERNYATAAN ORISINALITAS**

**Tugas Akhir ini adalah hasil karya saya sendiri, dan semua sumber baik yang dikutip maupun yang dirujuk telah saya nyatakan dengan benar.**

NAMA : Bismo Alfarisy

NIM : 40040218650005

Tanda Tangan : .....

Tanggal : 25 Juli 2022

# TUGAS PROYEK AKHIR



KEMENTERIAN PENDIDIKAN, KEBUDAYAAN,  
RISET, DAN TEKNOLOGI  
**UNIVERSITAS DIPONEGORO**  
**SEKOLAH VOKASI**  
**PROGRAM STUDI**  
**REKAYASA PERANCANGAN MEKANIK**

Jalan Hayam Wuruk No. 3-4 Pleburan,  
Semarang, Kode Pos 50241  
Telepon /Faksimile (024) 8316333  
Laman: <http://me.vokasi.undip.ac.id/>  
email: [me.vokasi@live.undip.ac.id](mailto:me.vokasi@live.undip.ac.id)

## **T U G A S   A K H I R**

No. : 069/PA/RPM/VI/2022

Dengan ini diberikan Tugas Proyek Akhir untuk mahasiswa berikut :

Nama : Bismo Alfarisy

NIM : 40040218650005

Judul Proyek Akhir : Rancang Bangun Alat Uji Balancing Dinamis Dan Pengujianya Dengan Massa Unbalance 08 Gram Pada Putaran 800 RPM

Dosen Pembimbing : Ir. Murni. M.T

NIP. : 195908291987031009

Isi Tugas :

1. Merancang alat/mesin uji *Balancing* dinamis.
2. Menganalisa proses pembuatan alat/mesin uji *Balancing* dinamis.
3. Menganalisa langkah-langkah pengujian benda yang diuji yaitu disk dengan variasi penempatan massa uji sebesar 08 gram pada kecepatan putar 800 rpm.
4. Menganalisa kondisi benda uji setelah dilakukan *Balancing* dinamis

Demikian agar diselesaikan selama-lamanya 6 bulan terhitung sejak diberikan tugas ini dan diwajibkan konsultasi sedikitnya 12 kali demi kelancaran penyelesaian tugas.

Semarang, 14 Juni 2022

Ketua PSD IV  
Rekayasa Perancangan Mekanik

  
Dr. Seno Darmanto, S.T., M.T.  
NIP. 197110301998021001

Tembusan :

1. Sekretaris Prodi
2. Dosen Pembimbing Proyek Akhir

## **HALAMAN PENGESAHAN**

Tugas Akhir ini diajukan oleh

NAMA : Bismo Alfarishy  
NIM : 40040218650005  
Program Studi : D IV Rekayasa Perancangan Mekanik  
Judul : Rancang Bangun Alat Uji *Balancing*  
Dinamis dan Pengujianya Dengan Massa  
*Unbalance* 08 Gram Pada Putaran  
Maksimum 1485 RPM

**Telah berhasil dipertahankan di hadapan Tim Penguji dan diterima sebagai bagian persyaratan yang diperlukan untuk memperoleh gelar Sarjana Terapan pada Program Studi Diploma IV Rekayasa Perancangan Mekanik, Sekolah Vokasi, Universitas Diponegoro.**

### **TIM PENGUJI**

Pembimbing : Ir. H. Murni, MT  
Penguji I : Ir. H. Murni, MT  
Penguji II : Dr. Drs. Wiji Mangestiyono, M.T  
Penguji III : Drs. Ireng Sigit Atmanto, M.Kes

Mengetahui

Ketua PSD IV Rekayasa

Perancangan Mekanik

  
Dr. Seno Darmanto, ST, MT.  
NIP. 197110301998021001

## **HALAMAN PERNYATAAN PERSETUJUAN PUBLIKASI TUGAS AKHIR UNTUK KEPENTINGAN AKADEMIS**

---

Sebagai sivitas akademika Universitas Diponegoro, saya yang bertanda tangan di bawah ini :

Nama : Bismo Alfarishy  
NIM : 40040218650005  
Jurusan/Program Studi : D IV Rekayasa Perancangan Mekanik  
Departemen : Teknologi Industri  
Fakultas : Sekolah Vokasi  
Jenis Karya : Tugas Akhir

Demi pengembangan ilmu pengetahuan, menyetujui untuk memberikan kepada Universitas Diponegoro **Hak Bebas Royalti Noneksklusif** (None-exclusive Royalty Free Right) atas karya ilmiah saya yang berjudul :

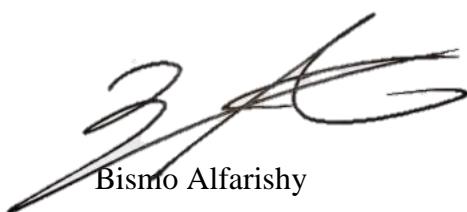
**Rancang Bangun Alat Uji *Balancing Dinamis* dan Pengujian Dengan  
Massa *Unbalance 08 Gram* Pada Putaran Maksimum 1485 RPM**

beserta perangkat yang ada (jika diperlukan). Dengan Hak Bebas Royalti/Noneksklusif ini Universitas Diponegoro berhak menyimpan, mengalihmedia/formatkan, mengelola dalam bentuk pangkalan data (database), merawat dan memublikasikan tugas akhir saya selama tetap mencantumkan nama saya sebagai penulis/pencipta dan sebagai pemilik Hak Cipta.

Demikian pernyataan ini saya buat dengan sebenarnya

Dibuat di : Semarang  
Pada tanggal : 21 Juli 2022

Yang menyatakan,



Bismo Alfarishy

## **KATA PENGANTAR**

Puji dan syukur penulis panjatkan kepada Allah SWT yang telah melimpahkan berkat, rahmat, dan hidayah-Nya, sehingga penulis dapat menyelesaikan penyusunan laporan Proyek Akhir dengan judul “Rancang Bangun Alat Uji *Balancing* Dinamis dan Pengujiannya Dengan Massa *Unbalance* 08 Gram Pada Putaran Maksimum 1485 RPM”.

Proyek Akhir ini merupakan salah satu syarat kelulusan pada Program Studi Sarjana Terapan Rekayasa Perancangan Mekanik Sekolah Vokasi Universitas Diponegoro. Dalam menyelesaikan laporan Proyek Akhir ini, penulis mendapatkan banyak sekali doa, bantuan, dan dukungan dari berbagai pihak. Atas berbagai bantuan dan dukungan tersebut, pada kesempatan ini penulis mengucapkan terima kasih kepada:

1. Prof. Dr. Ir. Budiyono, M.Si. selaku Dekan Sekolah Vokasi Universitas Diponegoro
2. Dr. Seno Darmanto, ST, MT, selaku Ketua Program Studi Sarjana Terapan Rekayasa Perancangan Mekanik Sekolah Vokasi Universitas Diponegoro.
3. Bapak Ir. Murni, MT. sebagai dosen Pembimbing Proyek Akhir
4. Drs. Sutrisno, MT. sebagai dosen wali selama menjadi mahasiswa D4 Rekayasa Perancangan Mekanik.
5. Seluruh Dosen dan Staf Pengajar di D IV Rekayasa Perancangan Mekanik, Universitas Diponegoro.
6. Untung Darmanto S.T. Selaku Ayah Kandung dari Penulis
7. Ratna Maryati Selaku Ibu Kandung

8. Kakak dan Adik Selaku Saudara kandung penulis
9. Teman-teman kelompok bimbingan Proyek Akhir
10. Teman-teman D4 Rekayasa Perancangan Mekanik Universitas Diponegoro angkatan 2018.

Penulis menyadari masih banyak yang dapat dikembangkan pada laporan Proyek Akhir ini. Oleh karena itu penulis menerima setiap masukan dan kritik yang diberikan. Semoga Laporan Proyek Akhir ini dapat memberikan manfaat baik bagi penulis sendiri dan semua pihak khususnya bagi mahasiswa Rekayasa Perancangan Mekanik.

Semarang, 27 Juni 2022



Bismo Alfarishy

## ABSTRAKSI

. Kondisi ketidakseimbangan atau *Unbalanced Condition* didefinisikan sebagai suatu kondisi yang terjadi di rotor ketika gaya atau gerakan getaran yang diberikan ke bantalananya merupakan akibat dari gaya sentrifugal. Penyeimbangan (*Balancing*) yaitu perlakuan terhadap komponen yang mengalami ketidakseimbangan dengan cara memberikan gaya sentrifugal lain yang akan melawan gaya sentrifugal semula atau dengan cara menghilangkan gaya tersebut. Proses *Balancing* bertujuan untuk mengurangi getaran yang terjadi pada sistem rotor dengan menambahkan atau mengurangi massa pada rotor. Untuk mengetahui keadaan *unbalance* maka digunakan alat pengukur getaran atau vibrometer yang berfungsi mengukur nilai getaran yang terjadi pada rotor.

Mesin Uji *Balancing* dinamis yang dirancang dalam skala laboratorium ini digunakan sebagai penunjang proses perkuliahan yang berkaitan dengan pengujian metrologi khususnya materi ggkeseimbangan benda yang bekerja secara rotasi di kampus S.Tr Rekayasa Perancangan Mekanik. Pada rancang bangngun alat uji *Balancing* dinamis ini, dilakukan desain menggunakan software SolidWorks dengan daya motor 1 hp, kecepatan putar maksimal 1485 RPM dan menggunakan *fixed shaft* yang dipasang benda uji sebanyak 2 buah *disk* dengan lubang untuk penempatan massa pengujian.

Pada proses pengujian digunakan metode 4 massa coba dinamis, dengan kondisi benda uji *disk* dipasang massa *unbalance* sebesar 08 gram dengan posisi yang berbeda pada kedua bidang. Penambahan massa ini menyebabkan benda mengalami ketidakseimbangan secara dinamis, dan nilai getaran menjadi lebih tinggi dari kondisi awal mesin. Kemudian dilakukan penyeimbangan pada putaran 1485 RPM dan didapatkan hasil penurunan nilai getaran akibat penambahan massa sebesar 33% pada bantalan kiri dan 39% pada bantalan kanan pada pengujian ini, rotor diuji dalam beberapa kecepatan putar dan hasil penyeimbangan menunjukan penurunan nilai getaran dari semua kondisi kecepatan putaran.

**Kata kunci :** *Rotor, Ketidakseimbangan, Penyeimbangan dinamis*

## **ABSTRACT**

*Unbalanced condition is defined as a condition that occurs in the rotor when the force or vibrational motion applied to the bearings is the result of centrifugal force. Balancing is the treatment of unbalanced components by providing another centrifugal force that will oppose the original centrifugal force or by eliminating the force. Balancing process aims to reduce the vibrations that occur in the rotor system by adding or reducing mass in the rotor. To determine the state of unbalance, a vibration measuring device or vibrometer is used to measure the value of vibrations that occur in the rotor.*

*This dynamic balancing test machine designed on a laboratory scale is used to support the lecture process related to metrological testing, especially the material for balancing objects on Rotary Machinery on the Mechanical Design Engineering (B.A.Sc). In the design and construction of this dynamic balancing test, the design was carried out using SolidWorks software with a motor power of 1 hp with a maximum rotational speed of 1485 RPM and using a fixed shaft mounted on 2 disks with a hole for placing the test mass.*

*In the testing process, the 4 dynamic trial mass method was used, with the condition of the disk object being an unbalance mass of 08 grams with different positions in the two planes. This increase in mass causes the object to experience dynamic imbalance, and the vibration value becomes higher than the initial state of the machine. Then a balancing was carried out at 1485 RPM and the results obtained a decrease in the vibration value due to the addition of mass by 33% on the left bearing and 39% on the right bearing in this test, the rotor was tested in several rotational speeds and the balancing results showed a decrease in the vibration value of all rotation speed conditions.*

**Keyword :** Rotor, Unbalance, Dynamic Balancing

## DAFTAR ISI

HALAMAN PERNYATAAN ORISINALITAS .....	i
TUGAS PROYEK AKHIR.....	ii
HALAMAN PENGESAHAN.....	iii
HALAMAN PERNYATAAN PERSETUJUAN PUBLIKASI TUGAS AKHIR UNTUK KEPENTINGAN AKADEMIS .....	iv
KATA PENGANTAR .....	v
ABSTRAKSI.....	vii
<i>ABSTRACT</i> .....	viii
DAFTAR ISI.....	ix
DAFTAR GAMBAR .....	xii
DAFTAR TABEL .....	xiv
TABEL NOTASI .....	xv
BAB I PENDAHULUAN .....	1
1.1    Latar Belakang .....	1
1.2    Rumusan Masalah.....	2
1.3    Batasan Masalah .....	3
1.4    Tujuan .....	3
1.5    Sistematika Penulisan Laporan .....	3
BAB II TINJAUAN PUSTAKA.....	5
2.1    Getaran .....	5
2.1.1    Getaran yang Diakibatkan Ketidakseimbangan ( <i>Unbalance</i> ).....	5
2.1.2    Getaran yang diakibatkan Ketidaklurusinan ( <i>Misalignment</i> ).....	6
2.1.3    Getaran Akibat Kelonggaran Mekanis.....	7
2.2    Karakteristik Getaran .....	7
2.2.1    Frekuensi Getaran .....	8
2.2.2    Amplitudo .....	8
2.3    Kondisi Tak Seimbang ( <i>Unbalance</i> ) .....	10
2.3.1    Jenis-jenis Ketidakseimbangan .....	12
2.4    Penyeimbangan Dinamis ( <i>Dynamic Balancing</i> ) .....	13

2.5	Penyeimbangan Dinamis Dua Bidang ( <i>Two-Plane Balancing</i> ).....	14
2.6	Kajian alat <i>Balancing</i> dinamis .....	14
2.7	Standar Pengujian <i>Balancing</i> .....	15
2.7.1	Prosedur <i>Balancing</i> .....	15
2.7.2	Standar Vibrasi .....	16
2.8	Metode Penyeimbangan .....	18
2.8.1	Menentukan Massa Coba ( <i>Trial Weight</i> ) .....	18
2.8.2	Membuat Seimbang Massa Yang Berputar Pada Dua Bidang.....	19
2.9	Dasar Teori Perancangan Alat .....	25
2.9.1	Perencanaan Daya Motor dan Poros .....	25
2.9.2	Perencanaan Kopling .....	28
<b>BAB III PROSEDUR PELAKSANAAN PROYEK AKHIR .....</b>	<b>30</b>	
3.1	Diagram Alir Penelitian .....	30
3.2	Tahapan Penelitian.....	31
3.3	Kalkulasi Perancangan Alat Uji <i>Balancing</i> Dinamis.....	32
3.3.1	Kalkulasi Daya Motor dan Poros .....	32
3.3.2	Kalkulasi Kopling .....	35
3.4	Desain Mesin Uji <i>Balancing</i> .....	36
3.5	Alat dan Bahan.....	37
3.6	Proses Fabrikasi .....	41
3.6.1	Meja.....	41
3.6.2	Dudukan Bearing dan Motor.....	42
3.6.3	Poros dan Benda uji .....	43
3.7	Proses Perakitan .....	44
3.8	Pemeriksaan Alat .....	45
3.9	Hasil Alat Uji <i>Balancing</i> Dinamis .....	47
3.10	Prosedur Pengujian .....	47
3.10.1	Alat Pengujian .....	47
3.10.2	Langkah Pengujian.....	52
<b>BAB IV HASIL DAN PEMBAHASAN .....</b>	<b>58</b>	
4.1	Data Pengujian .....	58
4.2	Analisa Pengujian .....	61

4.3	Perhitungan Penyeimbangan.....	63
4.4	Analisa Hasil Penyeimbangan .....	66
4.4.1	Hasil Penyeimbangan Pada putaran 1000 .....	69
4.4.2	Hasil Penyeimbangan Pada putaran 1200 .....	70
4.4.3	Hasil Penyeimbangan Pada putaran 1400 .....	71
4.4.4	Hasil Penyeimbangan Pada putaran 1485 .....	72
4.5	Prestasi penyeimbangan.....	72
	<b>BAB V PENUTUP.....</b>	<b>75</b>
4.1	Kesimpulan .....	75
4.2	Saran .....	76
	<b>DAFTAR PUSTAKA .....</b>	<b>77</b>
	<b>LAMPIRAN .....</b>	<b>78</b>

## DAFTAR GAMBAR

Gambar 2. 1. <i>Angular Misalignment</i> .....	6
Gambar 2. 2. <i>Offset Alignment</i> .....	6
Gambar 2. 3. <i>Combination Angular/Offset Misalignment</i> .....	7
Gambar 2. 4. Karakteristik Getaran .....	7
Gambar 2. 5. Hubungan Antara Simpangan, Kecepatan, dan Percepatan Getaran	9
Gambar 2. 6. <i>Static Unbalance</i> .....	12
Gambar 2. 7. <i>Couple Unbalance</i> .....	12
Gambar 2. 8. <i>Dynamic Unbalance</i> .....	13
Gambar 2. 9. Jenis-jenis Kondisi Tak Seimbang .....	13
Gambar 2. 10. Penyeimbangan Dua Bidang Dengan Benda Dua <i>Disk</i> .....	14
Gambar 2. 11. Grafik Klasifikasi Toleransi Getaran .....	17
Gambar 2. 12 Bidang Penyeimbangan Dinamis .....	19
Gambar 2. 13. Diagram Vektor Bantalan A Karena Massa Coba di Bidang 1.....	20
Gambar 3. 1. Diagram Alir Penelitian .....	30
Gambar 3. 2. Keadaan Beban.....	32
Gambar 3. 3. Sketsa Rancangan Mesin Uji <i>BalancingDinamis</i> .....	37
Gambar 3. 4. Gambar Spesimen .....	37
Gambar 3. 5. <i>Pillow Block Bearing</i> .....	38
Gambar 3. 6. Motor Listrik .....	39
Gambar 3. 7. Inverter .....	39
Gambar 3. 8. <i>Sleeve Coupler</i> .....	40
Gambar 3. 9. Besi Hollow.....	40
Gambar 3. 10. Besi Plat.....	41
Gambar 3. 11. Besi Silinder .....	41
Gambar 3. 12. Bagian Bawah Meja .....	42
Gambar 3. 13. Bagian Atas Meja .....	42
Gambar 3. 14. Bagian Dudukan Motor dan Bearing .....	43
Gambar 3. 15. Komponen Benda Uji Berupa <i>Disk</i> .....	44
Gambar 3. 16. Komponen Benda Uji dan Poros.....	44
Gambar 3. 17. Alat Uji <i>Balancing</i> Dinamis.....	47
Gambar 3. 18. Percobaan 1 <i>Balancing</i> Statis.....	48

Gambar 3. 19. Percobaan 2 <i>Balancing</i> Statis.....	48
Gambar 3. 20. Percobaan 3 <i>Balancing</i> Statis.....	49
Gambar 3. 21. Percobaan 4 <i>Balancing</i> Statis.....	49
Gambar 3. 22. Percobaan 5 <i>Balancing</i> Statis.....	49
Gambar 3. 23. Vibrometer .....	50
Gambar 3. 24. Timbangan Digital .....	51
Gambar 3. 25. Tachometer.....	51
Gambar 3. 26. Mur, Baut, dan Ring.....	51
Gambar 3. 27. Plastisin .....	52
Gambar 4. 1 Grafik Pengukuran awal getaran.....	58
Gambar 4. 2. Posisi Pemasangan Massa <i>Unbalance</i> .....	59
Gambar 4. 3 Grafik Hasil Pengukuran Getaran Setelah Dipasang Massa <i>Unbalance</i> .....	59
Gambar 4. 4. Posisi Pemasangan Massa Coba Untuk Pengukuran .....	60
Gambar 4. 5 Grafik Kenaikan Nilai Getaran Akibat Massa Tak seimbang.....	62
Gambar 4. 6 Posisi Massa Penyeimbang .....	67
Gambar 4. 7 Grafik Hasil Pengukuran Setelah Penyeimbangan.....	67
Gambar 4. 8 Grafik Penurunan Nilai Getaran Setelah Penyeimbangan .....	68
Gambar 4. 9 Grafik Hasil Penyeimbangan Pada Putaran 1000 RPM .....	69
Gambar 4. 10 Grafik Hasil Penyeimbangan Pada Putaran 1200 RPM .....	70
Gambar 4. 11 Grafik Hasil Penyeimbangan Pada Putaran 1400 RPM .....	71
Gambar 4. 12 Grafik Hasil Penyeimbangan Pada Putaran 1485 RPM .....	72
Gambar 4. 13 Grafik Persentase Hasil Penyeimbangan.....	73

## **DAFTAR TABEL**

Tabel 2. 1. Klasifikasi Prosedur Pengujian .....	15
Tabel 2. 2. Prosedur Pengujian .....	15
Tabel 2. 3. Prosedur Pengujian (Lanjutan).....	16
Tabel 2. 4. Diagnosa Getaran ISO 2372 .....	16
Tabel 2. 5. Tingkatan Penyeimbangan Menurut Klasifikasi Rotor.....	17
Tabel 2. 6. Tingkatan Penyeimbangan Menurut Klasifikasi Rotor (Lanjutan)....	18
Tabel 2. 7. Data Pengukuran pada Metode 4 Massa Coba Dinamis .....	24
Tabel 3. 1. Data Sheet pengukuran .....	56
Tabel 4. 1. Hasil Pengukuran Getaran Gaya Radial dan Aksial .....	60
Tabel 4. 2 Tabel Hasil Pengukuran Amplitudo.....	61
Tabel 4. 3 Presentase Penyeimbangan .....	73

## TABEL NOTASI

Simbol	Keterangan	Hal.
$\mu m$	Micrometer	9
Inch	Inch	9
mm	Milimeter	9
$\bar{e}$	Besaran Vektor Getaran	11
$\bar{r}$	Besaran Vektor Getaran	11
m	Massa Tak Seimbang	11
M	Massa Poros Rotor	11
r	Radius Massa Tak Seimbang	11
$\bar{F}$	Vektor Gaya Tak Seimbang	11
$\omega$	Kecepatan Sudut	11
G	Balance Quality Grade	18
Nb	Putaran Penyeimbangan	19
$A_0^1$	Amplitudo Getaran Massa Coba posisi 0° Penempatan Bidang Kiri dan Pengukuran pada Bidang Kiri	20
$A_{90}^1$	Amplitudo Getaran Massa Coba posisi 0° Penempatan Bidang Kiri dan Pengukuran pada Bidang Kiri	20
$A_{180}^1$	Amplitudo Getaran Massa Coba posisi 0° Penempatan Bidang Kiri dan Pengukuran pada Bidang Kiri	20
$A_{270}^1$	Amplitudo Getaran Massa Coba posisi 0° Penempatan Bidang Kiri dan Pengukuran pada Bidang Kiri	20
$A_0^2$	Amplitudo Getaran Massa Coba posisi 0° Penempatan Bidang Kanan dan Pengukuran pada Bidang Kiri	22
$A_{90}^2$	Amplitudo Getaran Massa Coba posisi 0° Penempatan Bidang Kanan dan Pengukuran pada Bidang Kiri	22
$A_{180}^2$	Amplitudo Getaran Massa Coba posisi 0° Penempatan Bidang Kanan dan Pengukuran pada Bidang Kiri	22

$A_{270}^2$	Amplitudo Getaran Massa Coba posisi 0° Penempatan Bidang Kanani dan Pengukuran pada Bidang Kiri	22
$A$	Amplitudo Getaran akibat ketidaksimbangan dengan Pengukuran pada Bidang Kiri	22
$A_t^1$	Resultan Amplitudo Getaran Akibat Massa Coba di Bidang Kiri dengan Pengukuran di Bidang Kiri	22
$\phi_a$	Sudut FasaAkibat Massa Tak Seimbang pada Bidang Kiri	22
$A_t^2$	Resultan Amplitudo Getaran Akibat Massa Coba di Bidang Kiri dengan Pengukuran di Bidang Kanan	22
$B_0^1$	Amplitudo Getaran Massa Coba posisi 0° Penempatan Bidang Kanan dan Pengukuran pada Bidang Kanan	22
$B_{90}^1$	Amplitudo Getaran Massa Coba posisi 0° Penempatan Bidang Kanan dan Pengukuran pada Bidang Kanan	22
$B_{180}^1$	Amplitudo Getaran Massa Coba posisi 0° Penempatan Bidang Kanan dan Pengukuran pada Bidang Kanan	22
$B_{270}^1$	Amplitudo Getaran Massa Coba posisi 0° Penempatan Bidang Kanan dan Pengukuran pada Bidang Kanan	22
$B_0^2$	Amplitudo Getaran Massa Coba posisi 0° Penempatan Bidang Kiri dan Pengukuran pada Bidang Kanan	22
$B_{90}^2$	Amplitudo Getaran Massa Coba posisi 0° Penempatan Bidang Kiri dan Pengukuran pada Bidang Kanan	22
$B_{180}^2$	Amplitudo Getaran Massa Coba posisi 0° Penempatan Bidang Kiri dan Pengukuran pada Bidang Kanan	22
$B_{270}^2$	Amplitudo Getaran Massa Coba posisi 0° Penempatan Bidang Kiri dan Pengukuran pada Bidang Kanan	22
$B_t^1$	Resultan Amplitudo Getaran Akibat Massa Coba di Bidang Kanan dengan Pengukuran di Bidang Kiri	22
$B$	Amplitudo Getaran akibat ketidaksimbangan dengan Pengukuran pada Bidang Kanan	22
$\phi_b$	Sudut FasaAkibat Massa Tak Seimbang pada Bidang Kanan	22
$B_t^2$	Resultan Amplitudo Getaran Akibat Massa Coba di Bidang	22

	Kanan dengan Pengukuran di Bidang Kanan	
$C_{ax}$	Faktor Koreksi Penyeimbangan Pada Bidang Kiri Sumbu X	23
$C_{ay}$	Faktor Koreksi Penyeimbangan Pada Bidang Kiri Sumbu Y	23
$C_{bx}$	Faktor Koreksi Penyeimbangan Pada Bidang Kanan Sumbu X	23
$C_{by}$	Faktor Koreksi Penyeimbangan Pada Bidang Kanan Sumbu Y	23
$M_{trial}$	Massa Coba	23
$M_{ax}$	Massa Penyeimbang pada Bidang Kiri Sumbu X	23
$M_{ay}$	Massa Penyeimbang pada Bidang Kiri Sumbu Y	23
$M_{bx}$	Massa Penyeimbang pada Bidang Kanan Sumbu X	23
$M_{by}$	Massa Penyeimbang pada Bidang Kanan Sumbu Y	24
Pd	Daya Rencana	25
Fc	Faktor Koreksi	25
P	Daya yang akan Ditransmisikan	25
T	Momen Rencana	25
n	Putaran Mesin	25
$\Sigma M_A$	Gaya pada Bidang Bantalan A	25
RA	Resultan Gaya pada Bantalan A	25
$L_1$	Panjang Bantalan Terhadap Benda 1	25
$L_2$	Panjang Bantalan Terhadap Benda 2	25
$\Sigma M_B$	Gaya pada Bidang Bantalan B	26
RB	Resultan Gaya pada Bantalan B	26
$\tau_{ba}$	Tegangan Geser Izin	26
$\sigma_b$	Kekuatan Tarik	26
Sf1	Faktor Keamanan 1	26
Sf2	Faktor Keamanan 2	26
$\tau_{max}$	Tegangan Geser Maksimum	26

$\tau$	Tegangan Geser	26
M	Momen Lentur	26
T	Torsi	26
$d_s$	Diameter Poros	26
$\Theta$	Defleksi Puntiran	26
y	Defleksi Pada Poros	27
F	Gaya Beban	27
l	Panjang Poros	27
$l_1$	Panjang Poros pada Penumpu 1	27
$l_2$	Panjang Poros pada Penumpu 2	27
$N_{cn}$	Putaran Kritis pada Beban n	27
W	Berat Beban	27
$Nc_1^2$	Putaran Kritis Beban 1	28
$Nc_2^2$	Putaran Kritis Beban 2	28
$C_b$	Faktor Koreksi Lenturan	28
$A_{iL}$	Amplitudo Getaran pada Kondisi Awal Tanpa Massa Tak Seimbang dengan Pengukuran di Bidang Kiri	56
$B_{iR}$	Amplitudo Getaran pada Kondisi Awal Tanpa Massa Tak Seimbang dengan Pengukuran di Bidang Kanan	56
$V_{iL}$	Kecepatan Getaran pada Kondisi Awal Tanpa Massa Tak Seimbang dengan Pengukuran di Bidang Kiri	56
$V_{iR}$	Kecepatan Getaran pada Kondisi Awal Tanpa Massa Tak Seimbang dengan Pengukuran di Bidang Kanan	56
$V_{tL}$	Kecepataan Getaran akibat ketidaksimbangan dengan Pengukuran pada Bidang Kiri	56
$V_{tR}$	Kecepataan Getaran akibat ketidaksimbangan dengan Pengukuran pada Bidang Kanan	56