

#### **TUGAS AKHIR - TM 141585**

# PEMODELAN DAN ANALISIS SIMULATOR GEMPA BUMI PENGHASIL GERAK ROTASI

Muhammad Fadli Amahoru NRP 2112 100 114

Dosen Pembimbing Dr.Eng. Harus Laksana Guntur, ST., M.Eng.

JURUSAN TEKNIK MESIN FAKULTAS TEKNOLOGI INDUSTRI INSTITUT TEKNOLOGI SEPULUH NOPEMBER SURABAYA 2017



TUGAS AKHIR – TM141585

## PEMODELAN DAN ANALISIS SIMULATOR GEMPA BUMI PENGHASIL GERAK ROTASI

MUHAMMAD FADLI AMAHORU NRP. 2112100114

Dosen Pembimbing: Dr.Eng. Harus Laksana Guntur, ST., M.Eng.

PROGRAM SARJANA JURUSAN TEKNIK MESIN FAKULTAS TEKNOLOGI INDUSTRI INSTITUT TEKNOLOGI SEPULUH NOPEMBER SURABAYA 2017



FINAL PROJECT - TM141585

## MODELLING AND ANALYSIS OF EARTHQUAKE SIMULATOR WITH ROTATIONAL MOTION OUTPUT

MUHAMMAD FADLI AMAHORU NRP. 2112100114

Advisory Lecturer Dr.Eng. Harus Laksana Guntur, ST., M.Eng.

BACHELOR PROGRAM DEPARTMENT OF MECHANICAL ENGINEERING FACULTY OF INDUSTRIAL TECHNOLOGY SEPULUH NOPEMBER INSTITUTE OF TECHNOLOGY SURABAYA 2017

#### PEMODELAN DAN ANALISIS SIMULATOR GEMPA BUMI PENGHASIL GERAK ROTASI

#### **TUGAS AKHIR**

Diajukan Untuk Memenuhi Salah Satu Syarat Memperoleh Gelar Sarjana Teknik pada Program Studi S-1 Jurusan Teknik Mesin Fakultas Teknologi Industri Institut Teknologi Sepuluh Nopember

### Oleh : <u>MUHAMMAD FADLI AMAHORU</u> NRP. 2112 100 114

Disetujui oleh Tim Penguji Tugas Akhir :

 Dr. Eng. Harus Laksana G. ST, M.Eng (Rembinbing) NIP. 197505111999031001
 Dr. Wiwiek Hendrowati, ST., MT NIP. 197004121997032003
 Aida Annisa Amin Daman, ST., MT NIP. 198907052015042005

> SURABAYA JANUARI, 2017

### PEMODELAN DAN ANALISIS SIMULATOR GEMPA BUMI PENGHASIL GERAK ROTASI

Nama Mahasiswa	: Muhammad Fadli Amahoru
NRP	: 2112100114
Jurusan	: Teknik Mesin FTI-ITS
Dosen Pembimbing	: Dr.Eng Harus Laksana Guntur ST.
-	M.Eng.

#### ABSTRAK

Beban-beban dinamik yang merusak struktur bangunan umumnya adalah beban-beban alam seperti beban gempa yang sulit diukur baik jenis maupun besarannya. Dimensi dan geometri struktur yang tidak tepat dapat memperbesar getaran yang terjadi akibat terjadinya resonansi dan ketidakmampuan struktur bangunan untuk menerima beban-beban dinamik tersebut, sehingga performa bangunan menjadi sangat rendah dan dapat mengakibatkan kerusakan struktural yang tidak diharapkan.

Dalam tugas akhir ini dilakukan pemodelan dan simulasi dari rancangan simulator gempa bumi dengan memanfaatkan mekanisme engkol dengan *shaking table* menghasilkan gerak rotasi yang akan diberikan ke beban gedung sebagai beban dinamika. Parameter-parameter yang digunakan dalam tugas akhir ini adalah amplitudo meja getar (*shaking table*) sebesar 5 mm-20 mm, frekuensi getaran yaitu 18.6 rad/s dan 25.2 rad/s , serta beban gedung (*load*) yang terdiri dari 10 kg, 30 kg, dan 50 kg.

Dari simulasi simulator gempa bumi penghasil gerak rotasi didapatkan dengan adanya perubahan nilai ampitudo, maka panjang jari-jari *disc* akan terjadi perubahan nilai dimana panjang jari-jari pulley sama dengan setengah nilai dari amplitudo. Nilai redaman yang dibutuhkan agar gaya yang ditransmisikan ke lantai bernilai kecil adalah sebesar 67040.595 *N. s/m.* Hasil respon dinamis pada *shaking table* berupa percepatan sudut, kecepatan sudut, dan perpindahan sudut dengan variasi jari-jari *disc* didapatkan bahwa semakin besar nilai r, maka semakin besar pula

respon dinamis yang didapatkan. Pada respon dinamis gedung berupa percepatan sudut, kecepatan sudut, perpindahan sudut, percepatan linear, kecepatan linear dan perpindahan linear dengan variasi jari-jari disc didapatkan bahwa semakin besar nilai r, maka semakin besar pula respon dinamis yang didapatkan. Lalu dengan variasi frekuensi motor didapatkan respon dinamis pada shaking *table* berupa percepatan sudut, kecepatan sudut, dan perpindahan sudut bahwa semakin besar nilai  $\omega$ , maka semakin besar pula respon yang dihasilkan. Pada respon dinamis gedung berupa percepatan sudut, kecepatan sudut, perpindahan sudut, percepatan linear, kecepatan linear dan perpindahan linear dengan variasi frekuensi motor didapatkan bahwa semakin besar nilai ω, maka semakin besar pula respon dinamis yang didapatkan. Selanjutnya dengan variasi massa gedung didapatkan respon dinamis pada shaking table berupa percepatan sudut, kecepatan sudut, dan perpindahan sudut bahwa variasi m tidak terlalu berpengaruh terhadap respon dinamis yang dihasilkan. Namun berbanding terbalik pada respon dinamis gedung. Semakin besar nilai m, maka semakin kecil respon yang didapatkan.

Kata kunci : beban dinamik, simulator gempa bumi, mekanisme engkol, respon dinamis, *shaking table*, parameter, redaman motor.

### MODELLING AND ANALYSIS OF EARTHQUAKE SIMULATOR WITH ROTATIONAL MOTION OUTPUT

: Muhammad Fadli Amahoru
: 2112100114
: Mechanical Engineering FTI-ITS
: Dr.Eng. Harus Laksana Guntur ST., M.Eng.

#### ABSTRACT

The dynamic loads that cause damage of the building structure generally are nature loads such as earthquake loads are difficult to measure both the type and the magnitude. The dimension and geometry of the structure that are imprecise can increase the vibration that caused by the resonance and inability of the building structure to hold the dynamic loads, so the performance of the building would be very low and can cause undesirable structural damage.

In this final project, present the modeling and simulation of earthquake simulator by using the crank mecanism with shaking table generating rotational motion that will given to the building load as a dynamic loads. The parameters used in this final project are amplitude of the shaking table is 5 mm-20mm, the frequency of vibration is 18.7 rad/s and 25.2 rad/s, and the building load cosist of 10 kg, 30 kg, and 50 kg.

From the simulation of the earthquake simulator generating rotational motion obtained that, by the change of the amplitude value, the length of the disc radius would be changing, as well as the length of the pulley radius is equal to half of the amplitude value. The motor damping value that needed so that the trasmitted force on the floor is small should be 67040.59 N.s/m.. The value of the dynamic response from the shaking table is angular accelaration, angular velocity, and angular displacement with the variation of the disc radius obtained that the greater value of r would generate the greater dynamic reseponse too. The value

of the dynamic response from the building is angular acceleration , angular velocity, angular displacement, linear acceleration, linear velocity, and linear displacement with variation of the disc radius obtained that the greater value of r would generate the greater dynamic response. Then, with the variation of motor frequency, the dynamic response of the shaking table in the form of angular acceleration, angular velocity, and angular displacement obtained that the grater value of  $\omega$ , would generate greater response too. The value of the dynamic response from the building is angular acceleration, angular velocity, angular displacement, linear acceleration, linear velocity, and linear displacement with with the variation of motor frequency obtained that the grater value of  $\omega$ , would generate greater response too. Then, with the variation of the building mass, the dynamic response of the shaking table in the form if angular acceleration, angular velocity, and angular displacement obtained that the variation of m is not affect too much to the dynamic response. But inversily proportional to the dynamic response of the building. The greater value of m, would generate smaller response.

Keywords : dynamic load, earthquake simulator, slider crank mechanism, the dynamic response, shaking table, parameter, motor damping.

## KATA PENGANTAR

Alhamdulillahahirobbil'alamin, segala puji hanya Allah subhanahuwata'ala dan sholawat serta salam semoga senantiasa tercurahkan kepada Nabi Muhammad shallallahu'alaihiwasallam. Dengan rahmat dari Allah subhanahuwata'ala, penulis dapat menyelesaikan Tugas Akhir ini yang berjudul "PEMODELAN DAN ANALISIS SIMULATOR GEMPA BUMI PENGHASIL GERAK ROTASI" ini dengan baik.

Dalam penyelesaian Tugas Akhir ini tidak lepas dari bantuan berbagai pihak. Oleh karena itu, penulis hendak mengucapkan rasa terima kasih yang sebesar-besarnya kepada :

- 1. Orang tua penulis, Deswati dan Ridwan Amahoru, kedua kakak penulis Zulbahri Amahoru dan Firdaus Amahoru, kedua kakak ipar penulis Rini dan Ririn, yang telah mendoakan dan selalu memberikan dukungan penulis dalam keadaan apapun serta ketiga keponakan penulis Izan, Zhafran, dan Izan yang membuat penulis selalu bersemangat dalam mengerjakan tugas akhir.
- 2. Bapak Dr.Eng. Harus Laksana Guntur ST., M.Eng. sebagai dosen pembimbing yang selalu memberikan bimbingan, dukungan, dan motivasi sehingga penulis dapat menyelesaikan tugas akhir ini.
- Ibu Dr. Wiwiek Hendrowati ST.,MT., Ibu Aida Annisa Amin Daman ST., MT., dan Bapak Moch. Solichin ST., MT., sebagai dosen penguji seminar dan siding yang memberikan banyak saran kepada penulis.
- 4. Seluruh dosen jurusan Teknik Mesin FTI ITS yang telah mendidik dan mengajarkan ilmu pengetauhan kepada penulis.
- 5. Seluruh karyawan jurusan Teknik Mesin FTI ITS yang telah membantu kelancaran penyelesaian Tugas Akhir ini.
- 6. Teman-teman mahasiswa Teknik Mesin FTI ITS angkatan 2012 (M-55) yang sudah menemani dan memberikan kenangan dari awal semester 1 sampai sekarang.

- 7. Teman-teman seperjuangan Tugas Akhir di Laboratorium Sistem Dinamis dan Vibrasi (Fauzi, Wando, Cubex, Bella, Ayu, Betari, Didin, Mandut, Pindi) yang sama-sama berjuang menuju wisuda 115
- 8. Teman-teman kambing tapanuli (Moses, Azis, Ando, Gilas, Rian, Adro, Riva, Wahid, Eden, Dll) yang meluangan waktu untuk main futsal sambil refresing dari mengerjakan tugas akhir.

Akhirnya, semoga Tugas Akhir ini dapat bermanfaat bagi penulis khususnya dan para pembaca pad aumumnya, sebagai bentuk sumbangsi penulis unutk kemajuan bangsa Indonesia. Penulis menyadari kekurangan yang ada pada Tugas Akhir ini, sehingga kritik dan saran yang membangun sangat penulis harapkan untuk kesempurnaan Tugas Akhir ini.

Surabaya, Januari 2017

Penulis

# **DAFTAR ISI**

ABSTRAK		i
ABSTRACT		.iii
KATA PENC	GANTAR	v
DAFTAR ISI	í	vii
DAFTAR GA	AMBAR	.xi
DAFTAR TA	\BEL	xv
BAB I PENI	DAHULUAN	1
1.1 Lata	ar Belakang	1
1.2 Run	nusan Masalah	2
1.3 Tuji	uan	2
1.4 Bata	asan Masalah	3
1.5 Mar	nfaat	3
BAB II TINJ	IAUAN PUSTAKA	5
2.1 Alat	t Uji Gempa	5
2.1.1	Sistem 6-DOF Servohydraulic Shaking Tables	5
2.2 Geta	aran	6
2.3 Sist	em diskrit multi-DOF	7
2.4 Red	laman	9
2.4.1	Sistem Isolasi Seismik Pada Struktur Bangunan	
	dengan Menggunakan Bantalan Karet	10
2.4.2	Sistem Isolasi Seismik dengan Menggunakan Bol	la
	Baja	14
2.4.3	Peredam Getaran Bangunan dengan Model Empa	ıt
	Tumpuan	16
Mekanisme	e Gerak Engkol	20

viii

2.5	Perhitungan I	Daya pada Motor22
2.6	Force Transn	nissibility23
2.7	Displacement	t Transmissibility
BAB III	METODOLO	GI29
3.1	Metode Penel	litian29
3.2	Tahap Studi I	Literatur
3.3	Pemodelan Fi	isik Rancangan Simulator Gempa Bumi
	Penghasil Ge	rak Rotasi32
3.4	Perancangan,	Pemodelan, dan Simulas Penggerak
	Mekanisme E	ngkol dengan Variasi Amplitudo Dan
	Frekuensi	
3.4	Perancar	ngan Dimensi Penggerak Mekanisme
	Engkol d	lengan Variasi Amplitudo
3.4	Persama	an Matematis Sistem Penggerak
	Mekanis	me Engkol dengan Variasi Amplitudo dan
	Frekuens	Si
3.4	Analisa	Grafik Sistem Penggerak Mekanisme
	Engkol .	
3.5	Pemodelan da	an Simulasi Rancangan Pemodelan dan
	Analisis Simu	ılator Gempa Bumi Penghasil Gerak
	Rotasi	
3.5	Pemodel	an Matematis dan Pembuatan Persamaan
	Dari Rar	ncangan Pemodelan dan Analisis Simulator
	Gempa I	Bumi Penghasil Gerak Rotasi41
3.6	Penentuan Re	edaman pada Motor42
3.5	Pembuat	an Blok Simulasi Rancangan Simulator
	Gempa I	Bumi Penghasil Gerak Rotasi43
3.5	Analisa	Grafik Rancangan Simulator Gempa Bumi
	Penghas	il Gerak Rotasi Menggunakan Sistem
	Penggera	ak Mekanisme Engkol44

BAB IV	PEMODELAN SISTEM	47
4.1	Dimensi Gedung dan Shaking Table	. 47
4.2	Pemodelan Dinamis Sistem Mekanisme Engkol	. 49
4.3	Pengaruh Perubahan Variasi Ampitudo terhadap Jari-	-
	Jari Disc	. 55
4.3	.1 Data Gambar <i>Connecting Rod</i> pada Inventor	. 56
4.3	2 Data Gambar <i>Disc</i> pada Inventor	. 56
4.4	Pengaruh Perubahan Frekuensi Getar terhadap Jari-Ja	ari
	Disc	. 57
4.5	Pemodelan Dinamis Sistem Simulator Gempa Bumi .	. 58
4.6	Perhitungan Daya Motor	. 64
4.7	Perhitungan Redaman Motor	. 66
4.8	Diagram Blok	. 68
BAB V	ANALISA DAN PEMBAHASAN	. 69
5.1	Variasi Kecepatan dan Jari-Jari Disc Terhadap Input	
	Gaya Mekanisme Engkol	. 69
5.2	Respon Dinamis Simulator Gempa Bumi dengan	
	Variasi Jari-Jari Disc	. 71
5.3	Respon Dinamis Simulator Gempa Bumi dengan	
	Variasi Frekuensi Motor	. 75
5.4	Respon Dinamis Simulator Gempa Bumi dengan	
	Variasi Massa Gedung	. 78
5.5	Kompilasi Hasil	. 82
BAB VI	KESIMPULAN DAN SARAN	93
6.1	Kesimpulan	. 93
6.2	Saran	. 94
DAFTA	R PUSTAKA	97

(Halaman ini sengaja dikosongkan)

# **DAFTAR GAMBAR**

Gambar 2. 1 Alat Uji Gempa Skala Besar <sup>[6]</sup>
Gambar 2. 2 Pemodelan fisik penempatan hydraulic <sup>[6]</sup>
Gambar 2. 3 Pemodelan matematis pada sebuah <i>hydraulic</i> yang
bekerja <sup>[6]</sup> 6
Gambar 2. 4 Contoh sederhana dari sistem free vibration with
damping7
Gambar 2. 5 Contoh sederhana dari sistem <i>forced vibration with</i>
damping7
Gambar 2. 6 Sistem getaran multi derajat kebebasan
Gambar 2. 7 Free body diagram multi derajat kebebasan
Gambar 2. 8 Diagram Stress-Strain <sup>[7]</sup> 10
Gambar 2. 9 Alat Uji Gempa dengan mekanisme engkol <sup>[3]</sup> 11
Gambar 2. 10 Respon simpangan struktur dengan isolator-1
akibat percepatan dasar gempa El Centro N-S: (a)
DOF-1, (b) DOF-2, (c) DOF-3 <sup>[3]</sup> 12
Gambar 2. 11 Respon simpangan struktur dengan isolator-2
akibat percepatan dasar gempa El Centro N-S: (a)
DOF-1, (b) DOF-2, (c) DOF- $3^{[3]}$
Gambar 2. 12 Respon simpangan struktur dengan isolator-3
akibat percepatan dasar gempa El Centro N-S: (a)
DOF-1, (b) DOF-2, (c) DOF- $3^{[3]}$ 14
Gambar 2. 13 Foto fisik alat uji gempa bumi dengan mekanisme
engkol <sup>[4]</sup> 14
Gambar 2. 14 Pemodelan fisik alat uji gempa bumi dengan
mekanisme engkol <sup>[4]</sup> 15
Gambar 2. 15 Model fisis bangunan dengan model empat
tumpuan <sup>[5]</sup> 17
Gambar 2. 16 Respon getaran bangunan dengan nilai konstanta
pegas (k) $1.02 \times 10^4 \text{ N/m}^{[5]}$

Gambar 2. 17 Respon getaran bangunan dengan nilai konstanta pegas (k) 1.02 x 10 <sup>15</sup> N/m <sup>[5]</sup>
Gambar 2. 18 Respon getaran bangunan dengan nilai damper (c) $2.04 \times 10^{10} \text{ N.s/m}^{[5]}$
Gambar 2. 19 Respon getaran bangunan dengan nilai damper (c) 2.04 x 10 <sup>5</sup> N.s/m <sup>[5]</sup> 19
Gambar 2. 20 Respon getaran bangunan dengan nilai masssa bangunan 820896 kg dan 985075 kg <sup>[5]</sup> 20
Gambar 2. 21 Mekanisme Engkol <sup>[1]</sup>
Gambar 2. 22 Maksimum percepatan slider untuk mekanisme engkol
Gambar 2. 23 Force Transmissibility untuk Motion of Base <sup>[1]</sup> 23
Gambar 2. 24 Machine and resilient member on rigid
foundation24
Gambar 2. 25 Force Transmissibility untuk Base Isolation <sup>[1]</sup> 25
Gambar 2. 26 Displacement transmissibility dan Phase Angle <sup>[1]</sup> 26
Gambar 2. 27 Displacement transmissibility for Base Isolation of
Rigid Foundation <sup>[1]</sup> 27
Gambar 3. 1 Diagram alir penyelesaian tugas akhir
Gambar 3. 2 Pemodelan fisik rancangan simulator gempa bumi
penghasil gerak rotasi33
Gambar 3. 3 Model matematis dari mekanisme engkol
Gambar 3. 4 Diagram alir penentuan panjang r dengan variasi
amplitude 5 mm, 10 mm, 15 mm, dan 20 mm35
Gambar 3. 5 Pemodelan matematis pada mekanisme engkol36
Gambar 3. 6 Diagram alir proses persamaan matematis dari
sistem penggerak mekanisme engkol dengan variasi amplitudo 0.005 m dan frekuensi
Gambar 3. 7 Diagram alir proses persamaan matematis dari
sistem penggerak mekanisme engkol dengan variasi
amplitudo 0.01 m dan frekuensi

Gambar 3. 8 Diagram alir proses persamaan matematis dari	
sistem penggerak mekanisme engkol dengan vari	asi
amplitudo 0.015 m dan frekuensi	39
Gambar 3. 9 Diagram alir proses persamaan matematis dari	
sistem penggerak mekanisme engkol dengan vari	asi
amplitudo 0.02 m dan frekuensi.	40
Gambar 3. 10 Diagram alir menentukan redaman pada motor.	42
Gambar 3. 11 Diagram alir pembuatan blok diagram Simulink	2
dari sistem simulator gempa bumi penghasil gera	k
rotasi	44
Gambar 4. 1 (a) Dimensi gedung, (b) 3D pada Inventor	47
Gambar 4. 2 Gambar 3D shaking table pada Inventor	48
Gambar 4. 3 Pemodelan matematis pada mekanisme engkol	49
Gambar 4. 4 Free body diagram pada Mr.	50
Gambar 4. 5 Free body diagram pada M <sub>1</sub>	51
Gambar 4. 6 Free body diagram pada M <sub>T</sub>	53
Gambar 4. 7 Hasil 3D connecting rod	56
Gambar 4. 8 Hasil 3D disc	57
Gambar 4. 9 Model matematis dari sistem rancangan pemodel	an
dan analisis simulator gempa bumi penghasil ger	ak
rotasi	59
Gambar 4. 10 Free body diagram pada M <sub>T</sub>	59
Gambar 4. 11 Free body diagram pada ML	60
Gambar 4. 12 Free body diagram pada M <sub>m</sub>	62
Gambar 4. 13 FBD pada simulator gempa bumi	65
Gambar 4. 14 Diagram blok pada sistem simulator gempa bun	ni68
Gambar 5. 1 Grafik Fo dengan variasi jari-jari disc	69
Gambar 5. 2 Grafik Fo dengan variasi frekuensi	70
Gambar 5. 3 Grafik respon dinamis pada simulator gempa bum	ii (a)
percepatan sudut shaking table, (b) kecepatan s	udut
shaking table, (c) perpindahan sudut shaking table	e, (d)

- Gambar 5. 7 Grafik root mean square dari respon dinamis simulator gempa bumi (a) percepatan sudut shaking table, (b)

(Halaman ini sengaja dikosongkan)

# DAFTAR TABEL

Tabel 5. 7 Respon dinamis pada shaking table dengan variasi nilai   frekuensi 77
Tabel 5. 8 Respon dinamis pada gedung dengan variasi nilai
frekuensi
Tabel 5. 9 Parameter yang digunakan dalam simulasi pada
simulator gempa bumi dengan variasi massa gedung79
Tabel 5. 10 Respon dinamis pada shaking table dengan variasi
massa gedung81
Tabel 5. 11 Respon dinamis pada gedung dengan variasi massa
gedung81
Tabel 5. 12 Nilai RMS pada shaking table dengan variasi massa
gedung = 10 kg, r = 2.5 mm
Tabel 5. 13 Nilai RMS pada shaking table dengan variasi massa
gedung = 10 kg, r = 5 mm83
Tabel 5. 14 Nilai RMS pada shaking table dengan variasi massa
gedung =10 kg, $r = 7.5 mm$
Tabel 5. 15 Nilai RMS pada shaking table dengan variasi massa
gedung =10 kg, $r = 10 mm$
Tabel 5. 16 Nilai RMS pada gedung dengan variasi massa gedung
=10  kg,  r = 2.5  mm84
Tabel 5. 17 Nilai RMS pada gedung dengan variasi massa gedung
=10  kg,  r = 5  mm
Tabel 5. 18 Nilai RMS pada gedung dengan variasi massa gedung
=10  kg,  r = 7.5  mm
Tabel 5. 19 Nilai RMS pada gedung dengan variasi massa gedung
=10  kg,  r = 10  mm84
Tabel 5. 20 Nilai RMS pada shaking table dengan variasi massa
gedung =50 kg, r = $2.5$ mm
Tabel 5. 21 Nilai RMS pada gedung dengan variasi massa gedung
=50  kg,  r = 2.5  mm88

### BAB I PENDAHULUAN

### 1.1 Latar Belakang

Indonesia adalah negara kepulauan yang merupakan daerah rawan gempa yang dilalui oleh tiga jalur gempa dunia. Dengan demikian setiap bangunan di Indonesia harus direncanakan tahan terhadap beban gempa dan beban-beban dinamik lainnya sepanjang umur hidup rencananya. Selain itu peraturan dan standar-standar bangunan menuntut persyaratan keamanan dan kenyamanan yang semakin lama semakin tinggi, sehingga perlu dikembangkan suatu konsep perancangan struktur bangunan yang mampu memberikan keamanan dan kenyamanan baik untuk struktur bangunan itu sendiri maupun untuk pemakai bangunan. Hal ini mengakibatkan semakin pentingnya mempelajari masalah struktur bangunan dan perilaku dinamik struktur yang mengalami beban-beban dinamik.

Beban-beban dinamik yang merusak struktur bangunan umumnya adalah beban-beban alam seperti beban gempa yang sulit diukur baik jenis maupun besarannya. Dimensi dan geometri struktur yang tidak tepat dapat memperbesar getaran yang terjadi akibat terjadinya resonansi dan ketidakmampuan struktur bangunan untuk menerima beban-beban dinamik tersebut. sehingga performa bangunan menjadi sangat rendah dan dapat mengakibatkan kerusakan struktural yang tidak diharapkan. Selain itu getaran yang besar pada struktur bangunan dapat mengganggu fungsi peralatan dan kesehatan manusia yang menempatinya yang padaakhirnya dapat menurunkan kualitas operasi dan kualitas hidup pemakainya. Keamanan dan keandalan struktur seringkali dihubungkan langsung dengan kekakuan dan massiveness struktur bangunan. Rancangan konvensional yang konservatif akan menghasilkan struktur yang kaku, yang mengakibatkan buruknya perilaku dinamik dari struktur tersebut.

Berdasarkan hal tersebut di atas, permasalahan yang masih harus dijawab adalah bagaimana merancang suatu bangunan

gedung sehingga benar-benar mampu menahan beban gempa sampai pada taraf yang aman. Sehingga dibutuhkan alat yang mempresntasikan gempa bumi untuk menguji dan mengetauhi rancangan suatu bangunan apakah mampu menahan beban gempa bumi sebelum diimplementasikan pada dunia nyata. Maka dibuatlah tugas akhir ini dengan judul *Pemodelan dan Analisis Simulator Gempa Bumi Penghasil Gerak Rotasi.* 

### 1.2 Rumusan Masalah

Rumusan masalah dari tugas akhir ini adalah sebagai

berikut,

- 1. Bagaimana pengaruh perubahan frekuensi getar dan amplitudo *shaking table* terhadap dimensi mekanisme engkol?
- 2. Berapakah nilai redaman motor yang digunakan agar gaya yang ditransmisikan ke lantai (*base*) bernilai kecil dengan perubahan frekuensi getar ?
- 3. Bagaimana respon dinamis dari sistem penggerak mekanisme engkol dengan meja getar (*shaking table*) dan gedung dengan variasi *input* frekuensi motor, amplitudo, dan variasi beban gedung?

## 1.3 Tujuan

Adapun tujuan dari tugas akhir ini adalah sebagai berikut,

- 1. Mengetahui pengaruh perubahan frekuensi dan amplitudo *shaking table* terhadap dimensi mekanisme engkol.
- 2. Mendapatakan nilai redaman motor yang digunakan agar gaya yang ditransmisikan ke lantai (*base*) bernilai kecil dengan perubahan frekuensi getar.
- 3. Mengetahui respon dinamis dari sistem penggerak mekanisme engkol terhadap meja getar (*shaking table*) dan gedung dengan variasi *input* frekuensi motor, amplitudo, dan variasi beban gedung.

## 1.4 Batasan Masalah

Adapun batasan masalah yang digunakan dalam tugas akhir ini adalah sebagai berikut,

- 1. Parameter yang digunakan dalam simulasi didapat dari refrensi jurnal [3], [4], [5], dan [6]
- 2. Sistem penggerak mekanisme engkol digerakkan dengan motor.
- 3. Frekuensi meja getar (*shaking table*) sama dengan frekuensi motor.
- 4. Base yang digunakan adalah rigid foundation.

## 1.5 Manfaat

Adapun manfaat dari tugas akhir ini adalah sebagai berikut,

- 1. Memberikan informasi mengenai pengaruh perubahan frekuensi dan amplitudo *shaking table* terhadap dimensi mekanisme engkol.
- 2. Memberikan informasi mengenai nilai redaman motor yang digunakan agar gaya yang ditransmisikan ke lantai (*base*) bernilai kecil dengan perubahan frekuensi getar.
- 3. Memberikan informasi mengenai respon dinamis dari sistem penggerak mekanisme engkol dengan meja getar (*shaking table*), gedung, dan motor dengan variasi *input* frekuensi motor, amplitudo, dan variasi beban gedung.
- 4. Pemodelan dapat digunakan sebagai refrensi bilamana tugas akhir ini dilanjutkan sebagai rancang bangun alat uji gempa bumi.

(Halaman ini sengaja dikosongkan

### BAB II TINJAUAN PUSTAKA

### 2.1 Alat Uji Gempa

Alat uji gempa yang biasannya digunakan untuk mengetahui respon suatu struktur bangunan terdiri dari sutu meja getar dan penggerak seperti motor maupun aktuator hidrolik. Alat uji tersebut didesain dalam skala besar dan kecil. Skala besar digunakan untuk benar-benar mengetahui respon struktur bangunan terhadap *input* eksitasi gempa. Struktur bangunan yang biasannya diuji adalah struktur kerangka beton gedung yang memiliki banyak lantai seperti yang terlihat pada gambar 2.1



Gambar 2. 1 Alat Uji Gempa Skala Besar<sup>[6]</sup>

### 2.1.1 Sistem 6-DOF Servohydraulic Shaking Tables

Penelitian mengenai simulator gempapernah dilakukan oleh A.R. Plummer, 2016 yang berjudul "*Model-Based Motion Control* for Multi-Axis Servohydraulic Shaking Tables"<sup>[6]</sup>. Pada penelitian ini difokuskan bagaimana respon pada based pada shaking table dengan linear model dan decoupling control. Pada gambar 2.2 merupakan pemodelan fisik penempatan hydraulic pada shaking *table* dan gambar 2.3 merupakan pemodelan matematis pada sebuah *hydraulic* yang bekerja



Gambar 2. 2 Pemodelan fisik penempatan hydraulic [6]



Gambar 2. 3 Pemodelan matematis pada sebuah hydraulic yang bekerja  $\cite{[6]}$ 

### 2.2 Getaran

Getaran didefinisikan sebagai gerakan bolak balik dari suatu benda dari titik awalnya melalui titik setimbangnya<sup>[1]</sup>. Ilustrasi yang paling sederhana adalah sebuah pendulum yang berayun. Secara umum, sistem getaran termasuk sarana untuk menyimpan energi potensial (pegas), sarana untuk menyimpan energi kinetik (massa atau inersia), dan sarana untuk menghilangkan energi secara bertahap (peredam)<sup>[1]</sup>. Jika sistem teredam, beberapa energi akan terdisipasi ke dalam siklus getaran dan harus digantikan dengan sumber eksternal jika keadaan getaran stabil yang diinginkan. Sistem getaran yang sederhana meliputi massa, pegas, dan peredam. Getaran dapat diklasifikasian menjadi: • *Free vibration,* terjadi ketika sistem mekanik berangkat dengan input awal dan kemudian dibiarkan bergetar secara bebas<sup>[8]</sup>.

Free vibration with damping :



Gambar 2. 4 Contoh sederhana dari sistem free vibration with damping

Berikut turunan persamaan dari gambar 2.4 :

$$m\ddot{x} + B\dot{x} + k = 0 \tag{2.1}$$

• *Forced vibration*, terjadi jika sistem mekanik terkena gaya luar<sup>[1]</sup>.

Forced vibration with damping :



Gambar 2. 5 Contoh sederhana dari sistem forced vibration with damping

Berikut turunan persamaan dari gambar 2.5 :

 $m\ddot{x} + B\dot{x} + k = F(t) \tag{2.2}$ 

#### 2.3 Sistem diskrit multi-DOF

Sistem getaran dengan multi derajat kebebasan (MDOF) adalah sistem yang digunakan untuk menentukan kedudukan massa dalam ruang yang membutuhkan banyak (n) arah koordinat bebas. Sistem getaran tersebut dapat digambarkan seperti yang ditunjukkan pada gambar 2.6 berikut ini.



Gambar 2. 6 Sistem getaran multi derajat kebebasan



Gambar 2. 7 Free body diagram multi derajat kebebasan

Untuk analisa multi derajat kebebasan dapat dilihat pada gambar 2.7. Persamaan gerak dari sistem diatas untuk massa  $m_N$  dapat disederhanakan menjadi:

$$m_N \ddot{x}_N - c_N \dot{x}_{N-1} + (c_N + c_{N+1}) \dot{x}_N - C_{N+1} \dot{x}_{N+1} - k_N x_{n-1} + (k_N + k_{N+1}) x_N - k_{N+1} x_{N+1} = F_N(t)$$
(2.3)

Persamaan (2.4) dapat digambarkan dengan metode matriks sehingga didapatkan

$$[M]\ddot{x} + [C]\dot{x} + [K]x = \{F\}$$
(2.4)

dengan M mewakili matriks massa, K matriks kekakuan dan C matriks redaman yang mempunyai jumlah baris dan kolom yang sama yaitu n.

$$[m] = \begin{bmatrix} m_1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & m_2 & 0 & \cdots & 0 & 0 \\ 0 & 0 & m_3 & 0 & 0 \\ \vdots & & \ddots & \vdots \\ 0 & 0 & 0 & \cdots & 0 & m_N \end{bmatrix}$$
(2.5)

$$[c] = \begin{bmatrix} c_1 + c_2 & -c_2 & 0 & & 0 & 0 \\ -c_2 & c_2 + c_3 & -c_3 & \cdots & 0 & 0 \\ 0 & -c_3 & c_3 + c_4 & & 0 & 0 \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ 0 & 0 & 0 & \cdots & -c_N & (c_N + c_{N+1}) \end{bmatrix}$$
(2.6)

$$[k] = \begin{bmatrix} k_1 + k_2 & -k_2 & 0 & & 0 & 0 \\ -k_2 & k_2 + k_3 & -k_3 & \cdots & 0 & 0 \\ 0 & -k_3 & k_3 + k_4 & & 0 & 0 \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ 0 & 0 & 0 & \cdots & -k_N & (k_N + k_{N+1}) \end{bmatrix}$$
(2.7)

#### 2.4 Redaman

Pada umumnya, energi getaran diubah menjadi panas atau suara. Karena pengurangan energi, respon (seperti perpindahan pada sistem) akan menurun. Mekanisme dari energi getaran diubah menjadi panas atau suara diketahui sebagai redaman (damping). Walaupun jumlah energi yang diubah menjadi panas atau suara relatif kecil, pertimbangan redaman menjadi penting untuk prediksi yang akurat dari respon getaran sistem<sup>[7]</sup>. Berikut beberapa jenis redaman:

*Viscous Damping*<sup>[7]</sup> merupakan mekanisme redaman yang paling sering digunakan dalam analisa getaran. Saat sistem mekanis bergetar dalam media fluida (seperti udara, gas, air, atau oli), perlawanan dari fluida terhadap sistem inilah yang menyebabkan energi terdisipasi. Jumlah energi yang terdisipasi bergantunga beberapa faktor, yaitu bentuk dan ukuran massa yang bergetar, viskositas fluida, frekuensi getaran, dan kecepatan massa

tersebut bergetar. Dalam viscous damping, gaya redam sebanding dengan kecepatan massa bergetar.

*Coulomb or Dry-Friction Damping*<sup>[7]</sup>. Gaya redam besarnya konstan tetapi berlawanan arah dengan gerak massa yang bergetar. Hal ini disebabkan oleh gesekan antara menggosok permukaan yang baik kering atau pelumasan cukup.

*Material or Solid or Hysteretic Damping*<sup>[7]</sup>. Ketika material berdeformasi, energi akan diserap dan terdisipasi oleh material. Hal ini disebabkan karena gesekan antara bagian dalam yang slip atau bergeser karena deformasi. Saat sebuah massa yang mempunyai material damping bergetar, diagram stress-strain ada pada gambar 2.8 Daerah yang ditunjukkan pada gambar, menunjukkan energi yang hilang tiap unit volume massa per *cycle* karena redaman yang terjadi.



Gambar 2. 8 Diagram Stress-Strain<sup>[7]</sup>

### 2.4.1 Sistem Isolasi Seismik Pada Struktur Bangunan dengan Menggunakan Bantalan Karet

Penelitian mengenai redaman pernah dilakukan oleh Herlien dkk, 2008 yang berjudul "Pengembangan Sistem Isolasi Seismik pada Struktur Bangunan yang Dikenai Beban Gempa sebagai Solusi untuk Membatasi Respon Dinamik"<sup>[3]</sup>. Alat uji gempa yang digunakan menggunakan mekanisme engkol seperti yang terlihat pada gambar 2.9. Melalui model matematis, pemodelan, dan model eksperimental, penelitian ini menjelaskan dan membahas bagaimana pengaruh perubahan respon dinamis gedung terhadap penambahan isolator dasar menggunakan bantalan karet atau tanpa

menggunakan isolator dasar dengan menggunakan percepatan gempa *El Centro N-S*.

Hasil dari pengujian didapat bahwa bantalan karet sebegai isolator dasar memiliki kemampuan meredam respon dinamis yang sangat baik terhadap getaran gedung daripada tanpa menggunakan isolator dasar pada gedung. Efektivitas penggunaan isolator dasar sangat tergantung pada kekakuan geser isolator. Makin kecil kekakuan gesernnya, makin besar reduksi respon struktur yang diperoleh<sup>[3]</sup>. Pada gambar 2.10 Merupakan perbandingan grafik simpangan vs waktu tanpa isolator dengan menggunakan isolator 1 dan didapat bahwa dengan menggunakan isolator 1 dapat mereduksi perpindahan gedung berkisar 84.6% - 92.57%. Pada gambar 2.11 merupakan perbandingan grafik simpangan vs waktu tanpa isolator dengan menggunakan isolator 2 didapat bahwa dengan menggunakan isolator 2 dapat mereduksi perpindahan gedung berkisar 58.13% - 79.78%. Pada gambar 2.12 merupakan perbandingan grafik simpangan vs waktu tanpa isolator dengan menggunakan isolator 3 didapat bahwa dengan menggunakan isolator 3 dapat mereduksi perpindahan gedung berkisar 52.84% -77.21%. Isolator 1,2, dan 3 merupakan istilah untuk tingkat kekerasan pada karet. Isolator 1 tingkat kekerasan lembut, isolator 2 tingkat kekerasan sedang, dan isolator 3 tingkat kekerasan keras.



Gambar 2. 9 Alat Uji Gempa dengan mekanisme engkol<sup>[3]</sup>



(c) Gambar 2. 10 Respon simpangan struktur dengan isolator-1 akibat percepatan dasar gempa El Centro N-S: (a) DOF-1, (b) DOF-2, (c) DOF-3<sup>[3]</sup>





(c) Gambar 2. 11 Respon simpangan struktur dengan isolator-2 akibat percepatan dasar gempa El Centro N-S: (a) DOF-1, (b) DOF-2, (c) DOF-3<sup>[3]</sup>



Gambar 2. 12 Respon simpangan struktur dengan isolator-3 akibat percepatan dasar gempa El Centro N-S: (a) DOF-1, (b) DOF-2, (c) DOF-3<sup>[3]</sup>

### 2.4.2 Sistem Isolasi Seismik dengan Menggunakan Bola Baja

Pada penelitian Benyamin dkk, 2010 yang berjudul "Karateristik Dinamika Bola Baja Sebagai Material Isolasi Seismik"<sup>[4]</sup> simulator gempa yang digunakan menggunakan mekanisme engkol seperti yang terlihat pada gambar 2.13. Melalui model matematis, pemodelan, dan model eksperimental, penelitian ini menjelaskan dan membahas bagaiman pengaruh perubahan parameter massa, frekuensi getar meja,dan amplitude terhadap respon bentuk rumah bola berbentuk silinder belah dan setengah bola .

Hasil dari pengujian didapat bahwa rumah bola berbentuk silinder belah jauh lebih efektif meredam pengaruh getaran dibandingkan dengan rumah bola berbentuk setengah bola. Semakin tinggi percepatan meja getar, semakin besar presentase redaman percepatan yang diteruskan ke massa<sup>[4]</sup>. Tabel 2.1, tabel 2.2, tabel 2.3, dan tabel 2.4 merupakan respon untuk rumah bola dengan frekuensi meja getar.



Gambar 2. 13 Foto fisik alat uji gempa bumi dengan mekanisme engkol<sup>[4]</sup>


Gambar 2. 14 Pemodelan fisik alat uji gempa bumi dengan mekanisme engkol<sup>[4]</sup>

Tabel	2.	1	Respon	untuk	rumah	bola	berbentuk	silinder	belah	pada
			frekuens	si meia	getar ±	151 c	pm ( $\pm 15.8$	$rad/s)^{[4]}$		

	Meja getar		Respons massa		Percepatan		Ratio	Reduksi
Massa	Am	w	As	w	a <sub>m</sub>	a <sub>s</sub>	a <sub>s</sub> /a <sub>m</sub>	Percepatan
(Kg)	(mm)	(rad/s)	(mm)	(rad/s)	gals	gals	%	%
12.5	5	15.79	0.4	15.83	125	10.0	8.0%	92.0%
	10	15.84	0.4	15.86	251	10.0	4.0%	96.0%
	20	15.84	0.5	15.89	502	12.6	2.5%	97.5%
25	5	15.89	0.4	15.94	126	10.2	8.1%	91.9%
	10	15.84	0.4	15.84	251	10.0	4.0%	96.0%
	20	15.81	0.5	15.94	500	12.7	2.5%	97.5%
50	5	15.87	0.4	15.70	126	9.9	7.8%	92.2%
	10	15.84	0.4	15.90	251	10.1	4.0%	96.0%
	20	15.77	0.5	15.88	497	12.6	2.5%	97.5%
75	5	15.95	0.4	15.95	127	10.2	8.0%	92.0%
	10	15.89	0.4	15.89	252	10.1	4.0%	96.0%
	20	15.77	0.4	15.83	497	10.0	2.0%	98.0%

Tabel 2. 2 Respon untuk rumah bola berbentuk silinder belah pada frekuensi meja getar  $\pm$  240 cpm ( $\pm$  25.2 rad/s)<sup>[4]</sup>

		5	0		1			,
	Meja getar		Respons massa		Percepatan		Ratio	Reduksi
Massa (kg)	$\mathbf{A}_{\mathbf{m}}$	w	A,	w (rad/s)	<i>a</i> "	<i>a</i> ,	a ,/ a "	Percepatan
	(mm)	(rad/s)	(mm)		gals	gals	%	%
12.5	5	25.19	0.2	25.18	317	12.7	4.0%	96.0%
	10	25.15	0.2	25.24	633	12.7	2.0%	98.0%
	20	25.19	0.2	25.24	1269	12.7	1.0%	99.0%
25	5	25.17	0.2	25.14	317	12.6	4.0%	96.0%
	10	25.19	0.2	25.14	634	12.6	2.0%	98.0%
	20	25.19	0.2	25.23	1269	12.7	1.0%	99.0%
50	5	25.17	0.2	25.19	317	12.7	4.0%	96.0%
	10	25.16	0.2	25.16	633	12.7	2.0%	98.0%
	20	25.15	0.2	25.36	1265	12.9	1.0%	99.0%
75	5	25.21	0.2	25.24	318	12.7	4.0%	96.0%
	10	25.16	0.3	25.07	633	15.7	2.5%	97.5%
	20	25.20	0.3	25.26	1270	19.1	1.5%	98.5%

	Meja getar		Respons massa		Percepatan		Ratio	Reduksi
Massa (kg)	Am	W	As	W	a <sub>m</sub>	a <sub>s</sub>	a <sub>m</sub> /a <sub>s</sub>	Percepatan
	(mm)	(rad/s)	(mm)	(raus)	gals	gals	%	%
12.5	5	15.85	3.5	15.94	126	88.9	70.7%	29.3%
	10	15.79	4.0	15.77	249	99.4	39.9%	60.1%
	20	15.83	3.0	15.80	501	74.9	14.9%	85.1%
25	5	15.84	3.0	15.84	126	75.3	60.0%	40.0%
	10	15.79	4.0	15.87	249	100.7	40.4%	59.6%
	20	15.81	3.5	15.89	500	88.4	17.7%	82.3%
50	5	15.85	3.0	15.88	126	75.6	60.2%	39.8%
	10	15.87	3.5	15.80	252	87.4	34.7%	65.3%
	20	15.83	4.0	15.87	501	100.8	20.1%	79.9%
75	5	15.85	3.5	15.87	126	88.1	70.1%	29.9%
	10	15.85	3.5	15.82	251	87.6	34.9%	65.1%
	20	15.81	3.5	15.83	500	87.7	17.5%	82.5%

Tabel 2. 3 Respon untuk rumah bola berbentuk setengah bola pada frekuensi meja getar  $\pm$  151 cpm ( $\pm$  15.8 rad/s)<sup>[4]</sup>

Tabel 2. 4 Respon untuk rumah bola berbentuk setengah bola pada frekuensi meja getar  $\pm 240$  cpm ( $\pm 25.2$  rad/s)<sup>[4]</sup>

Massa	Meja getar		Respons massa		Percepatan		Ratio	Reduksi
(kg)	Am	w	A,	w	a <sub>m</sub>	a <sub>s</sub>	a <sub>s</sub> /a <sub>m</sub>	Percepatan
	(mm)	(rad/s)	(mm)	(rad/s)	gals	gals	%	%
12.5	5	25.14	1.5	25.16	316	95.0	30.0%	70.0%
	10	25.16	1.5	25.13	633	94.7	15.0%	85.0%
	20	25.16	1.5	25.19	1266	95.2	7.5%	92.5%
25	5	25.20	1.5	25.16	317	94.9	29.9%	70.1%
	10	25.13	1.5	25.13	632	94.7	15.0%	85.0%
	20	25.15	1.5	25.20	1265	95.2	7.5%	92.5%
50	5	25.15	1.5	25.22	316	95.4	30.2%	69.8%
	10	25.19	1.5	25.17	634	95.1	15.0%	85.0%
	20	25.13	1.5	25.17	1263	95.0	7.5%	92.5%
75	5	25.19	1.5	25.20	317	95.2	30.0%	70.0%
	10	25.17	1.5	25.13	634	94.7	15.0%	85.0%
	20	25.14	1.5	25.17	1264	95.0	7.5%	92.5%

# 2.4.3 Peredam Getaran Bangunan dengan Model Empat Tumpuan

Penelitian dengan menggunakan 3mpat tumpuan dilakukan oleh Fitriana dan Ir. Yerri Susatio, MT, 2013 yang berjudul

"Simulasi Peredaman Getaran Bangunan dengan Model Empat"<sup>[5]</sup>. Melalui model matematis dan pemodelan pada gambar 2.15, penelitian ini menjelaskan dan membahas bagaiman pengaruh perubahan parameter nilai kosntanta pegas (k), damper (c) dan massa bangunan (m) yang diperbesar dan diperkecil maka akan diketauhi pengaruhnya terhadap respon getaran bangunan tersebut<sup>[5]</sup>.

Hasil yang didapatkan dari simulasi Simulink yang pertama adalah perubahan nilai konstanta pegas (k) sebesar 1.02 x 10<sup>4</sup> N/m didapat nilai amplitudo pada sumbu x sebesar 6.63 x 10<sup>-7</sup> m. pada sumbu v sebesar 0 m, dan pada sumbu z sebesar 7.6 x 10<sup>-6</sup> m sesuai pada gambar 2.16. Untuk nilai konstanta sebesar 1.02 x 10<sup>15</sup> N/m didapat nilai amplitudo pada sumbu x sebesar 3.3 x 10<sup>-5</sup> m, pada sumbu y sebesar 0 m, dan pada sumbu z sebesar 0.0006 m sesuai pada gambar 2.17. selanjutnya adalah perubahan nilai damper (c) sebesar 2.04 x 10<sup>5</sup> N.s/m didapat nilai amplitudo pada sumbu x sebesar 3.31 x 10<sup>-5</sup> m, pada sumbu y sebesar 0 m, dan pada sumbu z sebesar 3.76 x 10<sup>-4</sup> m sesuai pada gambar 2.18. untuk nilai damper (c) sebesar 2.04 x  $10^{10}$  N.s/m didapat nilai amplitudo pada sumbu x sebesar  $3.31 \times 10^{-5}$  m, pada sumbu y sebesar 0 m, dan pada sumbu z sebesar 3.76 x 10<sup>-4</sup> m sesuai pada gambar 2.19. Selanjutnya adalah perubahan parameter nilai massa bangunan (m) sebesar 656717 kg dan 985075 kg didapat bahwa perubahan massa mempengaruhi amplitudo sesuai gambar 2.20.



Gambar 2. 15 Model fisis bangunan dengan model empat tumpuan<sup>[5]</sup>



Gambar 2. 16 Respon getaran bangunan dengan nilai konstanta pegas (k) 1.02 x 10<sup>4</sup> N/m<sup>[5]</sup>



Gambar 2. 17 Respon getaran bangunan dengan nilai konstanta pegas (k)  $1.02 \ge 10^{15} \text{ N/m}^{[5]}$ 



Gambar 2. 18 Respon getaran bangunan dengan nilai damper (c) 2.04 x  $10^{10}\,\rm N.s/m^{[5]}$ 



Gambar 2. 19 Respon getaran bangunan dengan nilai damper (c) 2.04 x  $10^5 \text{ N.s/m}^{[5]}$ 



Gambar 2. 20 Respon getaran bangunan dengan nilai masssa bangunan 820896 kg dan 985075 kg<sup>[5]</sup>

### Mekanisme Gerak Engkol

Mekanisme silinder torak merupakan mekanisme gerak bolak-balik piston, engkol, dan batang penghubung. Mekanisme ini digunakan untuk mendapatkan gaya yang bekerja pada *shaking table* dan hubungan antara panjang batang penghubung, putaran motor dan kecepatan pada *shaking table*.



Gambar 2. 21 Mekanisme Engkol<sup>[1]</sup>



Gambar 2. 22 Maksimum percepatan slider untuk mekanisme engkol

Gambar di atas menunjukkan engkol dengan panjang r, batang penghubung dengan panjang l, dan silinder torak yang bergerak bolak-balik. Engkol disumsikan berotasi melawan arah gerak jarum jam dengan putaran sudut  $\omega$ . Perpindahan piston dapat diekspresikan pada persamaan :

$$x_p = r + l - r\cos\theta - l\cos\phi$$
  
=  $r + l - r\cos\omega - l\sqrt{1 - s^2\phi}$  (2.8)

bila,

$$l\sin\phi = r\sin\theta = r\sin\omega \tag{2.9}$$

maka,

$$\cos\phi = (1 - \frac{r^2}{l^2} s^{-2} \omega)^{1/2}$$
(2.10)

Dengan mensubstitusikan persamaan 2.10 ke 2.8 maka di dapatkan,

$$x_p = r + l - r\cos\omega - l\sqrt{1 - \frac{r^2}{l^2}s^{-2}\omega}$$
(2.11)

Persamaan di atas dapat disederhanakan dengan catatan  $\frac{r}{l} < \frac{1}{4}$  yang didapatkan pada persamaan

$$\sqrt{1+\varepsilon \simeq 1-\frac{\varepsilon}{2}} \tag{2.12}$$

Sehingga

$$x_p \simeq r(1-c) + \frac{r^2}{2l}s^{-2}\omega$$
  

$$x_p = r\left(1+\frac{r}{2l}\right) - r(c) + \frac{r}{4l}\cos 2\omega$$
 (2.13)

Persamaan perpindahan di atas dapat diturunkan ke dalam bentuk kecepatan dan percepatan dari piston sehingga didapatkan :

$$\dot{x}_p = r \left( \sin \omega + \frac{r}{2l} \sin 2\omega \right)$$
(2.14)

$$\ddot{x}_p = r\omega^2(\cos\omega + \frac{r}{l}\sin 2\omega)$$
(2.15)

#### 2.5 Perhitungan Daya pada Motor

Untuk mendapatkan nilai daya dari motor maka didapatkan dengan perhitungan sebagai berikut :

$$P = \frac{d}{d} \tag{2.16}$$

Bila usaha d = F. dr maka,

$$P = \frac{d}{d} = \frac{F \cdot d}{d} = F \cdot \frac{d}{d}$$

Sehingga

$$P = F. v \tag{2.17}$$
atau,

$$P = T.\omega$$

v

F

Т

= kecepatan (m/s) = gaya (N) = torsi (N.m)

 $\omega$  = kecepatan sudut (rad/s)

#### 2.6 Force Transmissibility

#### $\blacktriangleright \quad Motion \ of \ Base^{[1]}$

Di mana,

Rasio dari FT/kY diketahui sebagai force transmissibility dengan catatan gaya yang ditransmisikan berada pada fase yang sama dengan gerakan dari massa x(t). Variasi dari gaya yang ditransmisikan ke permukaan meja getar dengan rasio frekuensi r dapat dilihat pada gambar 2.22. untuk nilai damping ratio ( $\zeta$ ) yang berbeda.



Gambar 2. 23 Force Transmissibility untuk Motion of Base<sup>[1]</sup>

Gaya, F, ditransmisikan ke permukaan jalan atau tumpuan bergantung pada reaksi dari pegas (spring) dan dashpot. Gaya tersebut dapat dirumuskan sebagai berikut:

$$F = k(x - y) + c(\dot{x} - \dot{y}) = -m\ddot{x}$$

(2.18)

$$F = m\omega^2 X \quad (\omega - \phi) = F_T s_1 \quad (\omega - \phi) \tag{2.20}$$

Di mana  $F_T$  adalah amplitudo atau nilai maksimum dari gaya yang ditransmisikan ke permukaan lantai.

#### **Base Isolation of Rigid Foundation**<sup>[1]</sup>

Untuk *force transmissibility* dengan kasus *base isolation* di mana  $F_T$  adalah amplitudo atau nilai maksimum dari gaya yang ditransmisikan ke lantai *base*. Gaya tersebut dapat dirumuskan sebagai berikut:



Gambar 2. 24 Machine and resilient member on rigid foundation

$$F = [(k )^{2} + (c\dot{x})^{2}]^{1/2} = X\sqrt{K^{2} + \omega^{2}c^{2}}$$
$$= \frac{F (k^{2} + \omega^{2}c^{2})^{1/2}}{[(k - m\omega^{2})^{2} + \omega^{2}c^{2}]^{1/2}}$$
$$(2.21)$$

Sehingga *transmission ratio of the isolator* (Tf) dapat dirumuskan sebagai berikut :

$$T = \frac{F}{F} = \frac{(k^2 + \omega^2 c^2)^{1/2}}{[(k - m\omega^2)^2 + \omega^2 c^2]^{1/2}}$$

$$= \{\frac{1+(2\zeta)^{2}}{[1-r^{2}]^{2}+(2\zeta)^{2}}\}^{1/2}$$
(2.22)



0.0

0.5

Gambar 2. 25 Force Transmissibility untuk Base Isolation<sup>[1]</sup>

Di mana r =  $\omega/\omega_n$  adalah frekuensi rasio. Variasi Tf dengan frekuensi rasio ditunjukan pada gambar 2.24 . Berikut merupakan karakteristik yang didapat dari gambar grafik di atas :

- a. Besar gaya yang ditransmisikan ke lantai (*base*) dapat dikurangi dengan mengurangi nilai frekuensi natural sistem
- b. Besar gaya yang ditransmisikan ke lantai (*base*) dapat dikurangi dengan meminimalkan nilai *damper ratio* ( $\zeta$ ). Meskipun ketika r >  $\sqrt{2}$  komponen motor penggerak harus melewati fase resonansi.
- c. Meskipun redaman mengurangi amplitudo dari massa (X) untuk semua frekuensi, hal itu mengurai gaya yang ditransmissikan ke lantai (*base*) hanya jika  $r < \sqrt{2}$  sehingga penambahan peredam menambah besar gaya yang ditransmisikan.
- d. Jika kecepatan pada mesin divariasaikan, kita harus memilih nilai peredam untuk meminimalisir gaya yang ditransmisikan. Besar peredam harus diperhitungkan

berdasarkan batas amplitudo dan gaya yang ditransmissikan ketika melewati fase resonansi tetapi tidak terlalu banyak meningkatkan gaya yang ditransmisikan ketika beroperasi pada kecepatan operasinya.

#### 2.7 Displacement Transmissibility → Motion of Base<sup>[1]</sup>

Rasio dari amplitudo respon  $X_{p(t)}$  terhadap *base motion*  $y_{(t)}$ , yaitu  $\frac{X}{Y}$ , disebut dengan *displacement transmissibility*. *Displacement transmissibility* adalah seberapa besar respon gerakan yang ditransmisikan dari input meja getar ke massa struktur atau beban dengan variasi frekuensi saat berkendara. Grafik transmisibilitas perpindahan dapat dilihat pada gambar 2.25. di bawah ini.



Gambar 2. 26 Displacement transmissibility dan Phase Angle<sup>[1]</sup>

Berikut ini merupakan karakteristik yang didapat dari gambar 2.25.a, yaitu:

- 1.  $T_d = 1$  saat r = 0 dan mendekati 1 untuk nilai r yang sangat kecil
- 2. Untuk sistem yang tak teredam ( $\zeta = 0$ ), T<sub>d</sub> menuju tak hingga saat r = 1 (resonansi)

- 3. Nilai  $T_d < 1$  ketika  $r = \sqrt{2}$ , untuk semua nilai  $\zeta$
- 4. Nilai  $T_d = 1$  ketika  $r = \sqrt{2}$ , untuk semua nilai  $\zeta$
- 5. Untuk  $r < \sqrt{2}$ , semakin kecil nilai  $\zeta$  maka akan semakin besar T<sub>d</sub>-nya. Sebaliknya, untuk  $r > \sqrt{2}$ , semakin kecil nilai  $\zeta$  maka akan semakin kecil T<sub>d</sub>-nya
- 6. Nilai dari  $T_d$  mencapai maksimum untuk  $0 < \zeta < 1$ pada saat  $r = r_m < 1$ . Perumusan  $r_m$  dapat ditulis sebagai berikut:

$$r_m = \frac{1}{2\zeta} \left[ \sqrt{1 + 8\zeta^2} - 1 \right]^{\frac{1}{2}}$$
(2.23)

# > Base Isolation of Rigid Foundation<sup>[1]</sup>

Untuk menganalisa *displacement transmissibility* dengan kasus ini maka menggunakan grafik yang tertera pada gambar 2.26



Gambar 2. 27 Displacement transmissibility for Base Isolation of Rigid Foundation<sup>[1]</sup>

(Halaman ini sengaja dikosongkan

# BAB III METODOLOGI

#### 3.1 Metode Penelitian

Penulisan tugas akhir ini dilakukan untuk mengetauhi nilai redaman yang baik pada motor dan respon dinamis berupa perpindahan,kecepatan, dan percepatan dari perubahan parameter *input* motor pada simulator gempa bumi penghasil gerak rotasi. Dalam proses analiis dilakukan beberapa langkah yang ditunjukkan oleh diagram alir pada gambar 3.1





Gambar 3. 1 Diagram alir penyelesaian tugas akhir

Metode pelaksanaan tugas akhir ini secara umum ditunjukkan pada gambar 3.1, dimulai dari studi literatur mengenai sistem pemodelan alat uji gempa dari jurnal-jurnal terdahulu . selanjutnya yaitu pemodelan dinamis rancangan Langkah simulator gempa bumi penghasil gerak rotasi. Kemudian membuat perancangan sistem mekanisme engkol dan meja getar (shaking table) dengan variasi amplitudo. Selanjutnya adalah penentuan respon dinamis pada sistem penggerak mekanisme engkol dengan Selanjutnya variasi amplitudo dan frekuensi. adalah mensimulasikan persamaan tersebut menggunakan MATLAB. Hasil dari simulasi adalah gaya yang diahasilkan pada sistem penggerak mekanisme engkol dengan variasi amplitudo dan frekuensi getar. Untuk selanjutnya, yaitu dengan membuat diagram blok di Simulink pada rancangan alat uji gempa bumi dengan input rotasi menggunakan sistem penggerak mekanisme engkol. hasil simulasi tersebut didapatkan grafik karateristik dinamis dari sistem pemodelan simulator gempa bumi penghasil gerak rotasi. Seteleah itu dilakukan analisis dari grafik tersebut dan membuat perbandingan dari grafik tersebut setelah itu adalah penentuan redaman motor yang digunakan untuk mengurangi gaya yang ditransmisikan ke lantai (base) sekecil mungkin sehingga membuat motor memiliki ketahanan yang lebih baik.. Terakhir membuat kesimpulan berdasarkan hasil yang didapatkan untuk selanjutnya bisa digunakan sebagai refrensi untuk pembuatan model fisiknya untuk kedepannya.

## 3.2 Tahap Studi Literatur

Dalam penulisan tugas akhir ini diperlukan referensireferensi yang dapat menunjang dalam menganalisis sistem alat uji gempa bumi. Oleh karena itu, dilakukan studi literatur untuk menambah wawasan, pengetahuan, dan landasan mengenai permasalahan yang akan dibahas. Adapun materi dari studi literatur yang mendukung dalam penulisan tugas akhir ini yaitu mekanika getaran dasar, pemodelan sistem dinamis, sistem mekanis getaran rotasi, serta pembuatan blok diagram pada program MATLAB Simulink. Nilai parameter diambil dari jurnal-jurnal berupa data teknis dari sistem pemodelan alat uji gempa bumi yaitu massa beban bangunan, konstanta kekakuan bangunan, konstanta redaman karet, amplitudo, dan frekuensi yang akan diberikan pada meja getar (*shaking table*).

Refrensi untuk studi literature didapat dari buku, jurnaljurnal ilmiah, maupun penelitian-penelitian terdahulu yang berkaitan. Sedangkan studi lapangan meliputi penentuan dimensi pada meja getar (*shaking table*).

## 3.3 Pemodelan Fisik Rancangan Simulator Gempa Bumi Penghasil Gerak Rotasi

Pemodelan ini memiliki ide bagaimana simulator gempa bumi ini memberikan input pada beban (gedung) berupa rotasi. Meja getar sebagai pemberi gaya pada beban menghasilkan input rotasi dengan amplitudo, kecepatan, dan percepatan tertentu. Dengan banyaknya alat shaking table di pasaran dimana input yang diberikan hanya translasi maka dibuatlah ide ini. Prinsip yang digunakan sama yaitu menggunakan penggerak mekanisme engkol, namun disini bagaimana penggerak mekanisme engkol ini bisa memberikan *input* pada *shaking table* menjadi rotasi. Cara kerja alat ini adalah dengan menggunakan motor listrik AC dimana pada poros dipasang disc. Lalu pada disc akan dipasang connecting rod sehingga membuat connecting rod dan disc menjadi mekanisme engkol yang berfungsi merubah gerak rotasi menjadi gerak translasi. Lalu mekanisme tersebut menjadi input pada shaking table. Dengan peletakan mekanisme pada ujung shaking table, maka membuat shaking table bergerak secara rotasi. Berikut rancangan pemodelan fisik simulator gempa bumi penghasil gerak rotasi pada gambar 3.2,



Gambar 3. 2 Pemodelan fisik rancangan simulator gempa bumi penghasil gerak rotasi

Motor sebagai *input* gaya menuju *shaking table* menggunakan mekanisme engkol dimana rotasi pada motor menjadi translasi. Penempatan ujung engkol berada sejauh L1 dari titik pusat *shaking table* agar input yang diberikan menjadi gaya rotasi pada *shaking table* dimana titik pusat *shaking table* diberikan pin agar *shaking table* bergerak secara rotasi saja.

- 3.4 Perancangan, Pemodelan, dan Simulas Penggerak Mekanisme Engkol dengan Variasi Amplitudo Dan Frekuensi
- 3.4.1 Perancangan Dimensi Penggerak Mekanisme Engkol dengan Variasi Amplitudo

Perancangan dimensi penggerak mekanisme engkol sesuai dengan gambar 3.3, dimana yang harus ditentukan dahulu adalah panjang r. untuk menentukan panjang r bisa menggunakan hubungan amplitudo dimana amplitudo pada meja getar sama dengan panjang maksimal pada mekanisme engkol sesuai dengan persamaan.

$$x_T = r + l - r\cos\theta - l\cos\phi \tag{2.8}$$



Gambar 3. 3 Model matematis dari mekanisme engkol

Variasi amplitudo yaitu 5 mm, 10 mm, 15 mm, dan 20 mm. berikut diagram alir untuk menentukan nilai r,





Gambar 3. 4 Diagram alir penentuan panjang r dengan variasi amplitude 5 mm, 10 mm, 15 mm, dan 20 mm

Hasil dari diagram alir yaitu panjang r dengan variasi amplitudo 5 mm, 10 mm, 15 mm, dan 20 mm. sehingga panjang r yang didapat adalah r1 untuk amplitudo 5 mm, r2 untuk amplitudo 10 mm, r3 untuk amplitudo 15 mm, dan r4 untuk amplitudo 20 mm **3.4.2 Persamaan Matematis Sistem Penggerak Mekanisme** Engkol dengan Variasi Amplitudo dan Frekuensi

Pemodelan matematis ini bertujuan untuk mengetauhi gaya mekanisme yang bekerja pada mekanisme engkol yang akan digunakan untuk mendapatkan motor apa yang akan digunakan dan mendapatakan fungsi  $F_{(t)} = F_o \sin \omega t$  sebagai *input* gaya pada *shaking table* dan motor.





Dimana,
---------

Mr	=Massa pada batang r
$M_1$	= Massa pada batang l
$M_{T}$	= Massa pada <i>shaking table</i>

- = Panjang batang r r
- 1
- Panjang batang l
  Sudut batang r terhadap sumbu y
  Sudut batang l terhadap sumbu θ
- ф



Gambar 3. 6 Diagram alir proses persamaan matematis dari sistem penggerak mekanisme engkol dengan variasi amplitudo 0.005 m dan frekuensi.



Gambar 3. 7 Diagram alir proses persamaan matematis dari sistem penggerak mekanisme engkol dengan variasi amplitudo 0.01 m dan frekuensi.



Gambar 3. 8 Diagram alir proses persamaan matematis dari sistem penggerak mekanisme engkol dengan variasi amplitudo 0.015 m dan frekuensi.



Gambar 3. 9 Diagram alir proses persamaan matematis dari sistem penggerak mekanisme engkol dengan variasi amplitudo 0.02 m dan frekuensi.

#### 3.4.3 Analisa Grafik Sistem Penggerak Mekanisme Engkol

Dari simulasi yang telah dilakukan untuk sistem penggerak mekanisme engkol. Akan didapat grafik Fo terhadap waktu, variasi jari-jari *disc* 0.0025 m, 0.005 m, 0.0075 m, dan 0.01 m dengan masing-masing amplitudo diberikan frekuensi 18.6 rad/s dan 25.2 rad/s.

Setelah itu grafik-grafik tersebut dianalisa dan diambil kesimpulan. Hasil dari grafik akan kita lihat gaya maksimal dari masing-masing jari-jari *disc* dengan variasi frekuensi.

- 3.5 Pemodelan dan Simulasi Rancangan Pemodelan dan Analisis Simulator Gempa Bumi Penghasil Gerak Rotasi
- 3.5.1 Pemodelan Matematis dan Pembuatan Persamaan Dari Rancangan Pemodelan dan Analisis Simulator Gempa Bumi Penghasil Gerak Rotasi

Pada gambar 3.9 di bawah ini memnunjukan model rancangan alat uji gempa bumi yang meliputi  $M_m$  yaitu massa motor,  $M_L$  massa gedung (*load*),  $M_T$  massa meja getar (*shaking table*),  $K_L$  mewakili konstanta kekakuan dari gedung (*load*),  $K_m$  kontanta kekakuan dari motor ,  $C_L$  yaitu konstanta redaman dari gedung (*load*) dan  $C_m$  konstanta redaman dari motor .



Gambar 3.9 Model matematis dari sistem rancangan pemodelan dan analisis simulator gempa bumi penghasil gerak rotasi

Setelah didapatkan model matematis, maka selanjutnya membuat persamaan gerak dari sistem tersebut. sistem penggerak mekanisme engkol memiliki F(t) yang berbeda-beda tergantung dari hasil variasi amplitudo dan frekuensi.

#### 3.6 Penentuan Redaman pada Motor

Proses selanjutnya adalah penentuan redaman pada motor dengan menggunakan konsep *Base Isolation of Rigid Foundation* yang sudah dijelaskan pada tinjauan pustaka. Tujuan penentuan redaman yang digunakan adalah untuk mengurangi gaya yang ditransmisikan ke lantai. Berikut diagram alir untuk menentukan nilai redaman pada motor,



Gambar 3. 10 Diagram alir menentukan redaman pada motor

# 3.5.2 Pembuatan Blok Simulasi Rancangan Simulator Gempa Bumi Penghasil Gerak Rotasi

Setelah mendapatkan persamaan gerak dari sistem, langkah selanjutnya yaitu membuat blok simulasi. Parameter yang digunakan untuk sistem rancangan simulator gempa bumi penghasil gerak rotasi berasal dari data refrensi jurnal. Parameter yang digunakan terdapat pada tabel 3.1

Parameter	Nilai	Keterangan
Masss bangunan ( <i>load</i> ) (M <sub>p</sub> )	10 kg, 30 kg, 50 kg	-
Konstanta kekakuan gedung (K <sub>L</sub> )	1.02 x 10 <sup>10</sup> N/m	Berdasarkan jurnal <sup>[5]</sup>
Konstanta redaman gedung ( $C_L$ )	2.04 x 10 <sup>9</sup> N.s/m	Berdasarkan jurnal <sup>[5]</sup>
Massa <i>shaking table</i> (M <sub>T</sub> )	5.88 kg	-
Massa motor (M <sub>m</sub> )	72.5 kg	Perhitungan pada bab 4
Konstanta kekakuan motor (K <sub>m</sub> )	814664 N/m	-
Konstanta redaman motor (C <sub>m</sub> )	67040.595 N.s/m	Perhitungan pada bab 4
Lebar bangunan dari CG (L <sub>2</sub> ,L <sub>3</sub> )	0.15 m	-
Panjang dari CG ke titik ujung engkol (L <sub>1</sub> )	0.3 m	-

Tabel 3. 1 Parameter untuk simulasi sistem rancangan alat uji gempa bumi

Proses pembuatan blok diagram pada Simulink dengan variasi  $F_0$  dijelaskan berupa diagram alir dibawah.



Gambar 3. 11 Diagram alir pembuatan blok diagram Simulink dari sistem simulator gempa bumi penghasil gerak rotasi

## 3.5.3 Analisa Grafik Rancangan Simulator Gempa Bumi Penghasil Gerak Rotasi Menggunakan Sistem Penggerak Mekanisme Engkol

Dari simulasi sistem rancangan alat uji gempa bumi dengan *input* rotasi menggunakan sistem penggerak mekanisme engkol,

akan didapat respon dinamis berupa perpindahan, kecepatan, maupun percepatan dari *input* F(t) yang akan divariasikan sesuai dengan  $F_o$  dan  $\omega$  dengan memodifikasi blok diagram pada Simulink. Selanjutnya dilakukan evaluasi dan mengambil kesimpulan dari hasil dari respon dinamis.

(Halaman ini sengaja dikosongkan

# BAB IV PEMODELAN SISTEM

#### 4.1 Dimensi Gedung dan *Shaking Table*

Dimensi gedung yang digunakan pada tugas akhir ini mengikuti referensi <sup>[3]</sup> yang meliputi panjang, lebar, tinggi, dan bahan yang digunakan pada rangka gedung. Dari dimensi tersebut, akan dibuat gambar 3D pada *software* inventor yang digunakan untuk mendapatkan moment inersia polar dan letak *center of gravity*. Berikut dimensi rangka gedung dan gambar 3D yang sudah dibuat,



Gambar 4. 1 (a) Dimensi gedung, (b) 3D pada Inventor

Dari hasil *running* pada Inventor dengan menggunakan bahan baja<sup>[3]</sup> didapatkan nilai moment inersia polar dan *center of gravity* pada setiap masing-masing variasi massa 10 kg, 30 kg, dan 50 kg. berikut data moment inersia polar dan *center of gravity* pada tabel di bawah ini,

Tue et il 1 1 (hui menetit metetu petu uni eentet of 8. u.m.) puuu Beuung								
Variaci massa (kg)	Moment Inersia Delar (kg m2)	Center of	f Gravity					
Valiasi illassa (Kg)	Moment mersia Polar (kg.mz)	x (cm)	y (cm)					
10	1.1421732	15	56.305					
30	3.4265195	15	56.305					
50	5.7108658	15	56.305					

Tabel 4. 1 Nilai moment inersia polar dan center of gravity pada gedung

Dimensi *shaking table* yang digunakan pada tugas akhir ini mengikuti refrensi <sup>[3]</sup> yang sedikit dimodifikasi meliputi panjang, lebar tinggi dan bahan yang digunakan pada *shaking table*. Dari dimensi tersebut, akan dibuat gambar 3D pada *software* Inventor yang digunakan untuk mendapatkan moment inersia polar dan letak *center of gravity*. Berikut gambar 3D yang sudah dibuat,



Gambar 4. 2 Gambar 3D shaking table pada Inventor

Dari hasil *running* pada Inventor dengan menggunakan bahan baja<sup>[3]</sup> didapatkan nilai moment inersia polar dan *center of gravity*. Berikut data moment inersia polar dan *center of gravity* pada tabel di bawah ini,

Tabel 4. 2 Nilai moment inersia polar dan *center of gravity* pada *shaking table* 

Moment Inersia Delar (kg m2)	Center of Gravity		
Moment mersia Polar (kg.mz)	z (cm)	y (cm)	
1.0136218	35	1.29	

# 4.2 Pemodelan Dinamis Sistem Mekanisme Engkol

Pemodelan Dinamis sistem mekanisme engkol ini bertujuan untuk mendapatkan gaya mekanisme enkol yang diberikan pada *shaking table*. Berikut sistem dinamis dan FBD mekanisme,



Gambar 4. 3 Pemodelan matematis pada mekanisme engkol

• FBD pada M<sub>r</sub>



Gambar 4. 4 Free body diagram pada Mr

Dengan,

 $a_r = \omega_r^2 \cdot r$  $a_r = \alpha_r \cdot r = 0$ 

maka,

$$a_r = \sqrt{a_r^2 + a_r^2} \\ a_r = a_r$$
(4.1)

Sehingga,

 $F_r = m_r. a_r \tag{4.2}$ 

Persamaan gerak translasi,

$$+\uparrow \Sigma F_{\chi} = 0 -F_{A} + F_{\chi(l_{1})} + F_{l_{1}} c_{1} = 0$$
 (4.3)

$$+ \leftarrow \Sigma F_y = 0$$
  
$$F_A + F_{y(l_1)} - F_{l_1} s = 0$$
(4.4)

Persamaan gerak rotasi,

+ 
$$\Im \Sigma M_A = I_r \cdot \alpha_r$$
  
 $F_{x(l_1)} \cdot r s_1 + F_{y(l_1)} \cdot r c_1 - F_{l_1} s_1 \cdot \frac{1}{2} r c_1 + F_{l_1} c_1 \cdot \frac{1}{2} r s_1 + T = I_r \cdot \alpha_r$   
 $F_{x(l_1)} \cdot r s_1 + F_{y(l_1)} \cdot r c_1 = -T$   
 $F_{x(l_1)} \cdot s_1 (w) + F_{y(l_1)} \cdot \cos(w) = -T/r$  (4.5)

Dimana,

 $F_{x(0)}$  = Gaya oleh link o kepada link r arah x  $F_{x(l_1)}$  = Gaya oleh link l kepada link r arah x

50
= Gaya oleh link o kepada link r arah y
= Gaya oleh link l kepada link r arah y
= Gaya inersia batang r
= Percepatan normal batang r
= Percepatan tangensial batang r
= Resultan percepatan dari $a_r$ dan $a_r$
= Kecepatan sudut batang r
= Torsi motor

• FBD pada M<sub>1</sub>



Gambar 4. 5 Free body diagram pada M<sub>1</sub>

Dengan,

$$\omega_l = -\omega_r (r c_{l} (w)/l. (1 - \frac{r^2}{l^2} s_{l}^{-2} (w))^{1/2})$$
(4.6)

$$\alpha_l = 2(\omega_l^2 r s_{\perp}(w)) / l (1 - \frac{r^2}{l^2} s_{\perp}^2(w))^{1/2}$$
(4.7)

$$a_{l_{1}} = \omega_{l}^{2} \cdot l = (-\omega_{r}(r c_{1} (w))/l \cdot \left(1 - \frac{r^{2}}{l^{2}} s^{-2}(w)\right)^{\frac{1}{2}})^{\frac{1}{2}})^{2} \cdot l$$
(4.8)

$$a_{l'} = \alpha_l \cdot l = 2(\omega_l^2 \cdot r \, s_{l'}(w_l)) / l \cdot (1 - \frac{r^2}{l^2} s_{l'}^2 \cdot (w_l))^{1/2} \cdot l$$
(4.9)

maka,

$$a_{l_{\perp}} = \sqrt{a_{l_{\perp}}^2 + a_{l_{\perp}}^2} \tag{4.10}$$

sehingga,

$$F_l = m_l \cdot a_l \tag{4.11}$$

Persamaan gerak translasi,

$$+\uparrow \Sigma F_{x} = 0 F_{x(T)} + F_{x(r)} + F_{il}c_{l} \ (\beta + \phi) = 0$$
 (4.12)

$$+ \leftarrow \Sigma F_y = 0$$
  
$$-F_{y(T)} + F_{y(r)} + F_{ii} \sin (\beta + \phi) = 0 \qquad (4.13)$$

$$\beta = t_{\ell} - \frac{1}{a_{l'_{\perp}}} / a_{l_{1}}$$
 (4.14)

$$\phi = c_{l} - \frac{1}{(1 - \left(\frac{r^{2}}{l^{2}}\right) \cdot s_{l} - \frac{2}{(w)})$$
(4.15)

Dimana,

$F_{\chi(T)}$	= Gaya oleh link T kepada link l arah x
$F_{x(r)}$	= Gaya oleh link r kepada link l arah x
$F_{y(T)}$	= Gaya oleh link T kepada link l arah y
$F_{y(r)}$	= Gaya oleh link r kepada link l arah

52

- $\begin{array}{ll} a_{l_1} & = \operatorname{Percepatan normal batang l} \\ a_{l'} & = \operatorname{Percepatan tangensial batang l} \\ a_{l_1} & = \operatorname{Resultan percepatan dari } a_{l_1} & \operatorname{dan } a_{l'_1} \\ \omega_l & = \operatorname{Kecepatan sudut batang l} \\ \alpha_l & = \operatorname{Percepatan sudut batang l} \\ \end{array}$
- FBD pada M<sub>T</sub>



Gambar 4. 6 Free body diagram pada  $M_T$ 

Dengan,

$$a_T = r\omega_r^2(\cos(w) + \frac{r}{l}\sin 2(w))$$
(4.16)

Persamaan gerak translasi,

$$+\uparrow \Sigma F_{\chi} = m_T \cdot a_T$$
  
$$F_{\chi(l')} = (m_T + m_L) \cdot a_T$$
(4.17)

$$+ \rightarrow \Sigma F_y = 0$$

$$F_{y(l')} = 0$$
(4.18)

Dimana,

$F_{x(l'_{\perp})}$	= Gaya oleh link l kepada link T arah x
$F_{y(l'_{\perp})}$	= Gaya oleh link l kepada link T arah y
$m_T$	= Massa shaking table
$m_L$	= Massa <i>shaking table</i>
$a_T$	= Percepatan <i>shaking table</i>

Pada persamaan (4.13),

$$-F_{y(T)} + F_{y(r)} + F_{i}\sin(\beta + \phi) = 0$$

Dimana,

$$F_{\mathcal{Y}(l'_{\cdot})} = F_{\mathcal{Y}(T_{\cdot})} = 0$$

Sehingga,

$$F_{\mathcal{Y}(r)} = -F_{il}\sin\left(\beta + \phi\right) \tag{4.19}$$

Persamaan (4.19) disubsitusi ke persamaan (4.5),

$$F_{x(l_{1})} = \left(-\frac{T}{r} + F_{l_{1}}\sin{(\beta + \phi)} \cdot \cos(w)\right)/s \quad (w) \quad (4.20)$$

Karena  $F_{x(l;)} = F_{x(r)}$ , maka pers (4.20) bisa disubtitusikan ke pers (4.12),

$$F_{x(T_{i})} + \left(-\frac{T}{r} + F_{i} \sin \left(\beta + \phi\right) \cdot \cos(w_{i})\right) / s \quad (w_{i}) + F_{i} c \quad (\beta + \phi) = 0$$

$$F_{x(T)} = -\frac{-\frac{T}{r} + F_{i}(s) - (\beta + \phi) \cdot c - (w)}{s - (w)} - F_{i}(c) - (\beta + \phi) \quad (4.21)$$

Karena  $F_{x(T)} = F_0$  maka,

$$F_{(t)=}\left(-\frac{-\frac{T}{r}+F_{i}s^{-}(\beta+\phi).c^{-}(w^{-})}{s^{-}(w^{-})}-F_{i}c^{-}(\beta+\phi)\right)\sin(w^{-})$$
(4.22)

Sehingga didapatkan input gaya ke *shaking table* menggunakan persamaan (4.22)

## 4.3 Pengaruh Perubahan Variasi Ampitudo terhadap Jari-Jari *Disc*

Adanya variasi amplitudo pada *shaking table* akan berpengaruh pada dimensi mekanisme engkol. Sehingga dengan berubahnya variasi amplitudo, maka akan berubah pula dimensinya. Disini variasi mekanisme engkol yang berubah adalah jari-jari *disc* (r) dan panjang *connecting rod* konstan.

• Contoh perhitungan dengan variasi amplitudo = 5 mm

 $x_{T} = r + l - r \cos \theta - l \cos \phi \qquad (2.8)$   $0.005 = r + 0.15 - r \cos 180 - 0.15 \cos 0$  0.005 = r + 0.15 - r (-1) - 0.15(1) 0.005 = 2rr = 0.0025 m

Sehingga dapat disimpulkan bahwa panjang jari-jari *disc* bernilai setengah dari panjang amplitudo. Maka untuk variasi amplitudo 10 mm, 15 mm, dan 20 mm dapat dilihat pada tabel di bawah ini

8	1 1
Variasi Amplitudo (m)	Panjang jari-jari ( r ) (m)
0.005	0.0025
0.01	0.005
0.015	0.0075
0.02	0.01

Tabel 4. 3 Perbandingan nilai r terhadap variasi amplitudo

#### 4.3.1 Data Gambar Connecting Rod pada Inventor

Data gambar meliputi massa dan moment inersia polar pada *connecting rod* yang didapatkan dari *running software* Inventor. Pada referensi panjang *connecting rod* yang digunakan adalah minimal tiga kali panjang jari-jari *disc*, maka panjang yang digunakan pada simulasi sebesar 0.15 m dengan bahan *steel*. Berikut gambar 3D yang sudah dibuat pada Inventor



Gambar 4. 7 Hasil 3D connecting rod

Dari hasil *running* pada Inventor didapatkan nilai moment inersia polar dan *center of gravity*. Berikut data moment inersia polar dan *center of gravity* pada tabel di bawah ini,

Tabel 4. 4 Nilai moment inersia polar dan center of gravity padaconnecting rod

Moment Inersia Delar (kg m2)	Center of Gravity	
Moment mersia Polar (kg.mz)	x (cm)	y (cm)
0.0012914	7.5	0.5

## 4.3.2 Data Gambar Disc pada Inventor

Data gambar meliputi massa dan moment inersia polar pada *disc* yang didapatkan dari *running software* Inventor. Berikut gambar 3D yang sudah dibuat pada Inventor.



Gambar 4. 8 Hasil 3D disc

Dari hasil *running* pada Inventor didapatkan nilai moment inersia polar dan *center of gravity*. Berikut data moment inersia polar dan *center of gravity* pada tabel di bawah ini,

Tabel 4. 5 Nilai moment inersia polar dan center of gravity pada disc

Moment Inersia Belar (kg m2)	Center of Gravity	
Moment mersia Polar (kg.mz)	x (cm)	y (cm)
0.000753558	6	6

# 4.4 Pengaruh Perubahan Frekuensi Getar terhadap Jari-Jari *Disc*

Adanya variasi frekuensi getar pada *shaking table* akan berpengaruh pada dimensi mekanisme engkol. Sehingga dengan berubahnya variasi frekuensi getar, maka akan berubah pula dimensinya. Disini variasi mekanisme engkol yang berubah adalah jari-jari *disc* (r) dan panjang *connecting rod* konstan dengan menggunakan referensi gambar 2.22

• Perhitungan dengan variasi frekuensi getar = 18.6 rad/s Dari gambar terlihat bahwa nilai maksimum percepatan normal dengan rasio *coupler* sebesar 1.05 dengan  $l/r \ge 5$ , maka didapat:

$$\omega_2^2 \cdot r = 1.05$$
  
 $r = 1.05/18.6^2$   
 $r = 0.003 \text{ m}$ 

• Perhitungan dengan variasi frekuensi getar = 25.2 rad/s Dari gambar terlihat bahwa nilai maksimum percepatan normal sebesar 1.05 dengan rasio *coupler*  $l/r \ge 5$ , maka didapat:

$$\omega_2^2 \cdot r = 1.05$$
  
 $r = 1.05/25.2^2$   
 $r = 0.001 \text{ m}$ 

Dari hasil perhitungan di atas, dapat dilihat bahwa semakin besar frekuensi getar/frekuensi motor yang digunakan, maka semakin kecil nilai jari-jari *disc*.

#### 4.5 Pemodelan Dinamis Sistem Simulator Gempa Bumi

Untuk Permodelan simulator gempa bumi ini menggunakan penggerak motor yang ditransmisikan oleh mekanisme engkol untuk memberikan input gaya pada *shaking table*.



Gambar 4. 9 Model matematis dari sistem rancangan pemodelan dan analisis simulator gempa bumi penghasil gerak rotasi

Berdasarkan gambar 4.9 lalu dibuat persamaan *free body diagram* dan *state variable* yang akan digunakan dalam pembuatan blok diagram dan simulasi. Berikut *free body diagram* dan state variable pada setiap massa,

• FBD pada M<sub>T</sub>



Gambar 4. 10 Free body diagram pada M<sub>T</sub>

Persamaan gerak rotasi :

+ 
$$\Im$$
  $\Sigma M = J_T \cdot \ddot{\theta}_T$   
 $-F_c _2 \cdot L_3 - F_c _1 \cdot L_2 - F_k _2 \cdot L_3 - F_k _1 \cdot L_2 + F_{(t)} \cdot L_1$   
 $= J_T \cdot \ddot{\theta}_T$   
 $-J_T \cdot \ddot{\theta}_T - F_c _2 \cdot L_3 - F_c _1 \cdot L_2 - F_k _2 \cdot L_3 - F_k _1 \cdot L_2$   
 $= -F_{(t)} \cdot L_1$   
 $J_T \cdot \ddot{\theta}_T + F_c _2 \cdot L_3 + F_c _1 \cdot L_2 + F_k _2 \cdot L_3 + F_k _1 \cdot L_2 = F_{(t)} \cdot L_1$   
 $J_T \cdot \ddot{\theta}_T + C_L (\dot{x}_T - \dot{x}_L) L_3 + C_L (\dot{x}_T - \dot{x}_L) L_2 + K_L (x_T - x_L) L_3 + K_L (x_T - x_L) L_2 = F_{(t)} \cdot L_1$   
 $J_T \cdot \ddot{\theta}_T + C_L (\dot{\theta}_T \cdot L_3 - \dot{\theta}_L \cdot L_3) L_3 + C_L (\dot{\theta}_T \cdot L_2 - \dot{\theta}_L \cdot L_2) L_2 + K_L (\theta_T \cdot L_3 - \theta_L \cdot L_3) L_3 + K_L (\theta_T \cdot L_2 - \theta_L \cdot L_2) L_2 = F_{(t)} \cdot L_1$   
 $J_T \cdot \ddot{\theta}_T + C_L (\dot{\theta}_T - \dot{\theta}_L) L_3^2 + C_L (\dot{\theta}_T - \dot{\theta}_L) L_2^2 + K_L (\theta_T - \theta_L) L_3^2 + K_L (\theta_T - \theta_L) L_2^2 = F_{(t)} \cdot L_1$ 

(4.23)

Persamaan state variable dari persamaan (4.23),

$$\dot{\theta}_{T} = \omega_{T} 
\dot{\omega}_{T} = -\frac{1}{J_{T}} [C_{L}(\omega_{T} - \omega_{L})L_{3}^{2} + C_{L}(\omega_{T} - \omega_{L})L_{2}^{2} + K_{L}(\theta_{T} - \theta_{L})L_{3}^{2} + K_{L}(\theta_{T} - \theta_{L})L_{2}^{2} - F_{(t)}.L_{1}]$$
(4.24)

• FBD pada M<sub>L</sub>



Gambar 4. 11 Free body diagram pada ML

Persamaan gerak translasi :

$$+\uparrow \Sigma F = M_L \cdot \ddot{x}_L -F_{C\ 1} + F_{C\ 2} - F_{k\ 1} + F_{k\ 2} = M_L \cdot \ddot{x}_L -C_L (\dot{x}_T - (\dot{x}_L - \dot{\theta}_L \cdot L_2)) + C_L (\dot{x}_T - (\dot{x}_L + \dot{\theta}_L \cdot L_3)) - K_L (x_T - (x_L - \theta_L \cdot L_2)) + K_L (x_T - (x_L + \theta_L \cdot L_3)) = M_L \cdot \ddot{x}_L -C_L \dot{\theta}_L \cdot L_2 - C_L \dot{\theta}_L \cdot L_3 - K_L \theta_L \cdot L_2 - K_L \theta_L \cdot L_3 = M_L \cdot \ddot{x}_L M_L \cdot \ddot{x}_L + C_L \cdot L_2 \cdot \dot{\theta}_L + C_L \cdot L_3 \cdot \dot{\theta}_L + K_L \cdot L_2 \cdot \theta_L + K_L \cdot L_3 \cdot \theta_L = 0$$

(4.25)

Persamaan gerak rotasi :

+
$$\Im \Sigma M = J_L . \ddot{\theta}_L$$
  
 $F_{c 2} . L_3 + F_{c 1} . L_2 + F_{k 2} . L_3 + F_{k 1} . L_2 = J_L . \ddot{\theta}_L$   
 $-J_L . \ddot{\theta}_L + C_L (\dot{x}_T - (\dot{x}_L + \dot{\theta}_L . L_3)) L_3 + C_L (\dot{x}_T - (\dot{x}_L - \dot{\theta}_L . L_2)) L_2 + K_L (x_T - x_L) L_3 + K_L (x_T - (x_L - \theta_L . L_2)) L_2 = 0$   
 $-J_L . \ddot{\theta}_L + (C_L . L_3 + C_L . L_2) \dot{x}_T - (C_L . L_3 + C_L . L_2) \dot{x}_L + (K_L . L_3 + K_L . L_2) x_T - (K_L . L_3 + K_L . L_2) x_L = 0$   
 $J_L . \ddot{\theta}_L - (C_L . L_3 + C_L . L_2) \dot{x}_T + (C_L . L_3 + C_L . L_2) \dot{x}_L - (K_L . L_3 + K_L . L_2) \theta_T . L_2 + (K_L . L_3 + K_L . L_2) x_L = 0$   
(4.26)

Persamaan state variable dari persamaan (4.25) dan (4.26),

$$\dot{x}_L = v_L$$
  

$$\dot{x}_L = \frac{1}{M_L} [C_L, L_2, \dot{\theta}_L + C_L, L_3, \dot{\theta}_L + K_L, L_2, \theta_L + K_L, L_3, \theta_L$$
(4.27)

$$\begin{aligned} \dot{\theta}_{L} &= \omega_{L} \\ \ddot{\omega}_{L} &= \frac{1}{J_{L}} \left[ (C_{L} \cdot L_{3} + C_{L} \cdot L_{2}) \nu_{T} - (C_{L} \cdot L_{3} + C_{L} \cdot L_{2}) \nu_{L} + (K_{L} \cdot L_{3} + K_{L} \cdot L_{2}) \theta_{T} \cdot L_{2} - (K_{L} \cdot L_{3} + K_{L} \cdot L_{2}) x_{L} \right] \end{aligned}$$

$$(4.28)$$

• FBD pada M<sub>m</sub>



Gambar 4. 12 Free body diagram pada Mm

Persamaan gerak translasi :

$$+\downarrow \Sigma F = M_m. \ddot{x}_m -F_k - F_c + F \sin \omega = M_m. \ddot{x}_m F_o \sin \omega = M_m. \ddot{x}_m + F_c + F_k F_o \sin \omega = M_m. \ddot{x}_m + c_m. \dot{x}_m + k_m. x_m$$

$$(4.29)$$

Persamaan state variable dari persamaan (4.30)

$$\dot{x}_m = v_m \dot{v}_m = \frac{1}{M_m} [c_m \cdot v_m + k_m \cdot x_m - F_0 \sin w]$$
(4.30)

Dari data-data yang sudah didapatkan maka dapat dicari frekuensi naturalnya. Untuk mencari frekuensi natural dengan variasi massa gedung maka dilakukan dengan cara sebagai berikut,

62

• Untuk variasi massa 10 kg

$$\begin{bmatrix} -J_T \cdot \omega^2 + K_L(L_3^2 + L_2^2) & 0 & -K_L(L_3^2 + L_2^2) \\ 0 & -m_L \, \omega^2 & K_L(L_3 + L_3) \\ K_L(L_3 \cdot L_2 + L_2^2) & K_L(L_3 + L_3) & -J_T \cdot \omega^2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Theta_T \\ X_L \\ \Theta_L \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$
(4.31)

$$\begin{bmatrix} -1.142.\,\omega^2 + 1,02.\,10^9(0.45) & 0 & -1,02.\,10^9(0.045) \\ 0 & -10\,\,\omega^2 & 1,02.\,10^9(0.3) \\ 1,02.\,10^9(0.045) & 1,02.\,10^9(0.3) & -1.142.\,\omega^2 \end{bmatrix} \begin{cases} \Theta_T \\ X_L \\ \Theta_L \end{cases} = \begin{cases} 0 \\ 0 \\ 0 \end{cases}$$

Dari matriks di atas didapat persamaan karateristiknya menjadi :

$$20.164\omega^6 - 65.10^7\omega^4 - 22.10^1\omega^2 + 4269.10^2 = 0$$

Dan didapat frekeunsi naturalnya sebesar :

• Untuk variasi massa 30 kg

$$\begin{bmatrix} -J_T \cdot \omega^2 + K_L(L_3^2 + L_2^2) & 0 & -K_L(L_3^2 + L_2^2) \\ 0 & -m_L \, \omega^2 & K_L(L_3 + L_3) \\ K_L(L_3 \cdot L_2 + L_2^2) & K_L(L_3 + L_3) & -J_T \cdot \omega^2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Theta_T \\ X_L \\ \Theta_L \end{bmatrix} = \begin{cases} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} -3.427\omega^2 + 1.02.10^9(0.45) & 0 & -1.02.10^9(0.045) \\ 0 & -30\,\omega^2 & 1.02.10^9(0.3) \\ 1.02.10^9(0.045) & 1.02.10^9(0.3) & -3.427\omega^2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Theta_T \\ X_L \\ \Theta_L \end{bmatrix} = \begin{cases} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

Dari matriks di atas didapat persamaan karateristiknya menjadi :

$$351.5\omega^6 - 471,34.10^7\omega^4 - 25,7.10^1 \omega^2 + 42,69.10^2 = 0$$

Dan didapat frekeunsi naturalnya sebesar :

$$\omega_{n1} = 3991.40 r$$
 /s  
 $\omega_{n2} = 4549.73 r$  /s  
 $\omega_{n3} = 5291.5 r$  /s

• Untuk variasi massa 50 kg

$$\begin{bmatrix} -J_T \cdot \omega^2 + K_L (L_3^2 + L_2^2) & 0 & -K_L (L_3^2 + L_2^2) \\ 0 & -m_L \, \omega^2 & K_L (L_3 + L_3) \\ K_L (L_3 \cdot L_2 + L_2^2) & K_L (L_3 + L_3) & -J_T \cdot \omega^2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Theta_T \\ X_L \\ \Theta_L \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} -5.711 \omega^2 + 1.02.10^9 (0.45) & 0 & -1.02.10^9 (0.045) \\ 0 & -50 \, \omega^2 & 1.02.10^9 (0.3) \\ 1.02.10^9 (0.045) & 1.02.10^9 (0.3) & -5.711 \omega^2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \Theta_T \\ X_L \\ \Theta_L \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

Dari matriks di atas didapat persamaan karateristiknya menjadi :

 $1631.34\omega^6 - 1310.10^7\omega^4 - 42.95.10^1 \ \omega^2 + 42,69.10^2 \ = 0$ 

Dan didapat frekeunsi naturalnya sebesar :

#### 4.6 Perhitungan Daya Motor

Dengan menghitung torsi minimal untuk mengerakan simulator *shaking table*, akan didapatkan daya motor serta massa motor yang akan juga digunakan untuk menentukan nilai redaman motor. Dasar perhitungan sesuai pada gambar FBD 4.13 dan didapatkan persamaan sebagai berikut



Gambar 4. 13 FBD pada simulator gempa bumi

+ 
$$\Im \Sigma M = J_s. \ddot{\theta}_s$$
  
 $F_{(t)}. L_1 = J_s. \ddot{\theta}_s$   
 $F_{(t)}. L_1 = (J_L + J_T). r\omega^2 (\cos \omega + \frac{r}{l} \sin 2\omega) / L_1$ 

Dimana,

 $J_s$  = Momen inersia polar simulator gempa bumi  $\alpha_s$  = Percepatan sudut simulator gempa bumi

Hasil dari simulasi pada percepatan sudut didapat sebesar 6.7738  $\mbox{m/s}^2,\mbox{ maka}$  :

$$F_{(t)}.0.15 = (5.71 + 1.012) \times 6.7738/0.15$$
  
 $F_{(t)} = 2023.7 N$ 

Sehingga torsi yang dibutuhkan untuk mengerakkan simulator gempa bumi sebesar :

 $T = F_{(t)}.L$ T = 2023.7 x 0.15 T = 303.55 N.m

Didapat bahwa torsi minimal motor yang dibutuhkan sebesar 303.55 N.m. Jenis motor yang digunakan adalah AC. Dari hasil katalog motor  $AC^{[9]}$  didapatkan data fisik massa = 72.5 kg dengan P = 7.5 kW.

#### 4.7 Perhitungan Redaman Motor

Dengan menggunakan motor sebagai penggerak, makan dibutuhkan redaman yang baik agar umur pemakaiannya jauh lebih lama. Dasar yang digunakan adalah *force transmissibility* pada *base isolation of rigid foundation*. Pertama yaitu menentukan frekuensi natural pada motor sesuai gambar 4.11

$$\omega_n = \sqrt{\frac{k_m}{m_m}}$$
$$\omega_n = \sqrt{\frac{814664}{72.5}}$$
$$\omega_n = 106.003 r_{10} / s$$
$$r = \frac{\omega}{\omega_n}$$
$$r = \frac{25.2}{106.003} = 0.237$$

Dengan menggunakan persamaan 2.22 dan nila<br/>i $\zeta=0.5,$ maka

66

$$T = \left\{ \frac{1 + (2\zeta_{1})^{2}}{[1 - r^{2}]^{2} + (2\zeta_{1})^{2}} \right\}^{1/2}$$
$$T = \left\{ \frac{1 + (2x0.5x0.2)^{2}}{[1 - 0.2^{-2}]^{2} + (2x0.5x0.2)^{2}} \right\}^{1/2} = 1.058$$

Setelah didapatkan nila<br/>i ${\cal T}\,$ , dilajukan mencari nilai C

$$T = \frac{(k^2 + \omega^2 c^2)^{1/2}}{[(k - m\omega^2)^2 + \omega^2 c^2]^{1/2}}$$
  
1.058 = 
$$\frac{(814664^2 + 25.2^2 c^2)^{1/2}}{[(814664 - 72.5x25.2^2)^2 + 25.2^2 c^2]^{1/2}}$$

$$1.058 = \frac{(814664^2 + 25.2^2c^2)^{1/2}}{[(814664 - 72.5x25.2^2)^2 + 25.2^2c^2]^{1/2}}$$
  

$$1.119 = \frac{6.636x10^1 + 635.04xc^2}{2.893x10^1 + 635.04xc^2}$$
  

$$3.24x10^1 + 710.609xc^2 = 6.636x10^1 + 635.04xc^2$$
  

$$75.56c^2 = 3.396x10^1$$
  

$$c = 67040.595 N. s/m$$

# 4.8 Diagram Blok

Untuk melakukan simulasi pada simulator gempa bumi, di bawah ini merupakan blok diagram sistem simulator gempa bumi dan *input* gaya yang diberikan



Gambar 4. 14 Diagram blok pada gaya mekanisme engkol



Gambar 4. 15 Diagram blok pada sistem simulator gempa bumi

# BAB V ANALISA DAN PEMBAHASAN

## 5.1 Variasi Kecepatan dan Jari-Jari *Disc* Terhadap *Input* Gaya Mekanisme Engkol

Gaya yang diberikan pada *shaking table* merupakan persamaan Fo dengan fungsi  $\omega$ t dimana persamaan tersebut didapat dari penjabaran gaya mekanisme engkol yang sudah dijabarkan pada bab 4. Dengan adanya *variable* r dan  $\omega$  menyebabkan adanya perbedaaan hasil *output* gaya yang diberikan ke *shaking table*.



Gambar 5. 1 Grafik Fo dengan variasi jari-jari disc

Variaci, niloi r (mm)	Fo (N)		
	min	max	
2.5	516.4184	534.5499	
5	1015.4	1086.6	
7.5	1496.9	1656.2	
10	1961	2243.4	

Dari gambar di atas merupakan grafik Fo fungsi waktu untuk masing-masing variasi perubahan jari-jari *disc* ( $r_1 = 2.5 \text{ mm}$ ,  $r_2 = 5 \text{ mm}$ ,  $r_3 = 7.5 \text{ mm}$ ) dengan nilai  $\omega = 18.6 \text{ rad/s}$  yang disimulasikan selama 2 detik. Terlihat dari grafik masing-masing variasi memiliki pola grafik yang sama.

Dari grafik di atas terlihat bahwa semakin besar nilai r maka semakin besar pula nilai Fo yang didapatkan. Bila dilihat dari persamaan (4.11) maka bisa disimpulkan bahwa nilai r berbanding lurus dengan nilai  $F_{ii}$  dan selajutnya pada persamaan (4.21) bisa di lihat bahwa nilai  $F_{ii}$  berbanding lurus dengan nilai Fo. Sehingga bisa dibandingan bahwa grafik yang dihasilkan sesuai dengan persamaan matematis yang dibuat. Dilihat dari tabel 5.1 dengan nilai  $r_1 = 2.5$  mm didapat nilai Fo maksimal sebesar 534.5499 N dan nilai minimumnya sebesar 516.4184 N. Variasi dengan nilai nilai  $r_2 = 5$  mm didapat nilai Fo maksimal sebesar 1086.6 N dan nilai minimumnya sebesar 1015.4 N. Variasi dengan nilai nilai  $r_3 =$ 7.5 mm didapat nilai Fo maksimal sebesar 1496.9 N dan nilai minimumnya sebesar 1656.2 N. Variasi dengan nilai nilai  $r_4 = 10$ mm didapat nilai Fo maksimal sebesar 2243.4 N dan nilai minimumnya sebesar 1961 N.



Gambar 5. 2 Grafik Fo dengan variasi frekuensi

Variasi frekuensi (rad/s)	Fo (N)	
	min	max
18.6	516.4184	534.5499
25.2	946.234	981.213

Tabel 5. 2 Nilai Fo dengan variasi frekuensi

Dari gambar (5.2) di atas merupakan grafik Fo fungsi waktu untuk masing-masing variasi perubahan frekuensi ( $\omega_1 = 2.5$  rad/s,  $\omega_2 = 5$  rad/s) dengan nilai r = 2.5 mm yang disimulasikan selama 2 detik. Terlihat dari grafik masing-masing variasi memiliki pola grafik yang sama.

Dari gambar (5.2) di atas terlihat bahwa semakin besar nilai  $\omega$  maka semakin besar pula nilai Fo yang didapatkan. Pada persamaan (4.21) bisa dilihat bahwa nilai  $\omega$  berbanding lurus dengan nilai Fo. Sehingga bisa disimpulkan bahwa grafik yang dihasilkan sesuai dengan persamaan matematis yang dibuat. Dilihat dari tabel 5.2 dengan nilai  $\omega_1 = 2.5$  rad/s didapat nilai Fo maksimal sebesar 534.5499 N dan nilai minimumnya sebesar 516.4184 N. Variasi dengan nilai nilai  $\omega_2 = 5$  rad/s didapat nilai Fo maksimal sebesar 981.213 N dan nilai minimumnya sebesar 946.234 N. Dilihat dari grafik bisa diketauhi bahwa dengan variasi frekuensi bukan hanya meningkatkan besar nilai Fo saja, namun juga membuat semakin banyak jumlah gelombang yang terjadi dalam 2 detik.

# 5.2 Respon Dinamis Simulator Gempa Bumi dengan Variasi Jari-Jari *Disc*

Setelah didapatkan nilai Fo dengan variasi nilai jari-jari *disc*, selanjutnya adalah mensimulasikannya ke sistem simulator gempa bumi sebagai input gaya yang bekerja pada simulator dimana F(t) = Fo sin  $\omega$ t dan dikalikan lengan sepanjang L1 sehingga menjadi *input* moment pada *shaking table* yang sudah dijelaslan pada bab 4. Dari hasi simulasi akan didapatkan respon dinamis berupa percepatan sudut (*angular acceleration*), kecepatan sudut (*angular*)

velocity), perpindahan sudut (angular displacement) pada shaking table dan percepatan sudut (angular acceleration), kecepatan sudut (angular velocity), perpindahan sudut (angular displacement), percepatan linear (linear acceleration), kecepatan linear (linear velocity), perpindahan linear (linear displacement) pada gedung (load).

Tabel 5. 3 Parameter yang digunakan dalam simulasi pada simulator gempa bumi dengan variasi jari-jari *disc* 

Massa gedung (kg)	Moment inersia polar (kg.m2)	Kecepatan sudut (rad/s)	Jari-jari <i>pullev</i> (m)
10	1.142	18.6	0.0025
			0.005
			0.0075
			0.01











Gambar 5. 3 Grafik respon dinamis pada simulator gempa bumi (a) percepatan sudut *shaking table*, (b) kecepatan sudut *shaking table*, (c) perpindahan sudut *shaking table*, (d) percepatan sudut gedung, (e) kecepatan sudut gedung, (f) perpindahan sudut gedung, (g) percepatan linear gedung, (h) kecepatan linear gedung, dan (i) perpindahan linear gedung dengan variasi jari-jari *disc* 

•••	shaking table (max/min)		
variasi nilai r (m)	alpha (rad/s2)	omega (rad/s)	teta (rad)
0.0025	63.8093/63.7537	1.93/1.87	0.0603/0.0571
0.005	129.22/126.89	3.83/3.73	0.1182/0.1176
0.0075	197.42/189.27	5.75/5.62	0.1803/0.1779
0.01	268.35/250.93	7.69/7.53	0.2452/0.2395

Tabel 5. 4 Respon dinamis pada shaking table dengan variasi nilai r

TT 1 1				1	1	1	1			
Lahel	<b>۰</b>	N Reg	mon	dinamig	nada	gedung	dengan	variasi	nilai	r
1 uoor	J	1.0.	pon	amannis	paua	geaung	ucingun	variasi	mai	1

variasi nilai r (m)	gedung (max/min)							
variasi iliari (ili)	alpha (rad/s2)	omega (rad/s)	teta (rad)	a (m/s2)	v (m/s)	x (m)		
0.0025	37.08/36.39	1.18/1.08	0.0352/0.0338	44.17/40.77	1.31/1.26	0.044/0.041		
0.005	74.79/72.73	2.18/2.39	0.071/0.067	89.44/81.67	2.66/2.53	0.0911/0.079		
0.0075	113.21/109.19	3.63/3.29	0.1076/0.1027	135.85/123.15	4.05/3.83	0.14/011		
0.01	152.35/145.79	4.89/4.4	0.145/139	183.42/165.2	5.43/5.2	0.19/0.15		

Gambar 5.3 merupakan grafik respon dinamis pada simulator gempa bumi. Pada gambar 5.3 (a - c - e) merupakan respon dinamis percepatan sudut, kecepatan sudut, dan kecepatan sudut *shaking table* secara berurut. Pada gambar 5.3 (b - d - f) merupakan respon dinamis percepatan sudut, kecepatan sudut, dan kecepatan sudut *gedung* secara berurut dan Pada gambar 5.3 (g - h - i) merupakan respon dinamis percepatan linear, kecepatan linear, dan perpindahan linear gedung secara berurut. Setiap respon dinamis yang diamati menggunakan variasi nilai r yaitu 2.5 mm, 5 mm, 7.5 mm, dan 10 mm.

Pada gambar 5.4 terlihat bahwa *trend line* dari setiap respon dinamis gedung maupun *shaking table* sama yaitu semakin besar nilai r, maka semakin besar pula nilai respon dinamis yang didapat. Tabel 5.4 dan 5.5 sudah mencantumkan nilai maksimal dan minimal grafik dari respon dinamis *shaking table* dan gedung. Pada tabel 5.4 menjelaskan nilai maksimal dan minimal *shaking table*. Terlihat dari tabel 5.4 bahwa semakin besar nilai r yang digunakan, maka semakin besar juga percepatan sudut, kecepatan sudut,dan perpindahan sudut pada *shaking table*. Pada tabel 5.5 menjelaskan nilai maksimal dan minimal gedung. Terlihat dari tabel bahwa semakin besar nilai r yang digunakan, maka semakin besar juga percepatan sudut, percepat linear, kecepatan sudut, kecepatan linear, perpindahan sudut dan perpindahan linear pada gedung

## 5.3 Respon Dinamis Simulator Gempa Bumi dengan Variasi Frekuensi Motor

Selanjutnya adalah dengan menggunakan variasi frekuensi Motor. Dari hasi simulasi akan didapatkan respon dinamis berupa percepatan sudut (*angular acceleration*), kecepatan sudut (*angular velocity*), perpindahan sudut (*angular displacement*) pada *shaking table* dan percepatan sudut (*angular acceleration*), kecepatan sudut (*angular velocity*), perpindahan sudut (*angular displacement*), percepatan linear (*linear acceleration*), kecepatan linear (*linear velocity*), perpindahan sudut (*angular displacement*), percepatan linear (*linear acceleration*), kecepatan linear (*linear velocity*), perpindahan linear (*linear displacement*) pada gedung (*load*).

Tabel 5. 6 Parameter yang digunakan dalam simulasi pada simulator gempa bumi dengan variasi frekuensi

Massa gedung (kg)	Moment inersia polar (kg.m2)	Jari-jari <i>pulley</i> (m)	Kecepatan sudut (rad/s)
10	1 1 4 2	0.0025	18.6
	1.142	0.0025	25.2

















Gambar 5. 4 Grafik respon dinamis pada simulator gempa bumi (a) percepatan sudut *shaking table*, (b) kecepatan sudut *shaking table*, (c) perpindahan sudut *shaking table*, (d) percepatan sudut gedung, (e) kecepatan sudut gedung, (f) perpindahan sudut gedung, (g) percepatan linear gedung, (h) kecepatan linear gedung, dan (i) perpindahan linear gedung dengan variasi frekuensi

# Tabel 5. 7 Respon dinamis pada *shaking table* dengan variasi nilai frekuensi

	shaking table (max/min)				
variasi nilai (rad/s)	alpha (rad/s2)	omega (rad/s)	teta (rad)		
18.6	63.8093/63.7537	1.93/1.87	0.0603/0.0571		
25.2	121.84/117.39	2.7544/2.73	0.076/0.064		

· · · · · ( 1/)	gedung (max/min)						
variasi nilai (rad/s)	alpha (rad/s2)	omega (rad/s)	teta (rad)	a (m/s2)	v (m/s)	x (m)	
18.6	33.95/31.61	0.99/0.96	0.028/0.025	37.41/35.82	1.047/0.921	0.034/0.031	
25.2	37.08/36.39	1.18/1.09	0.035/0.033	44.17/40.77	1.32/1.27	0.044/0.041	

Tabel 5. 8 Respon dinamis pada gedung dengan variasi nilai frekuensi

Gambar 5.4 merupakan grafik respon dinamis pada simulator gempa bumi. Pada gambar 5.4 (a - c - e) merupakan respon dinamis percepatan sudut, kecepatan sudut, dan kecepatan sudut *shaking table* secara berurut. Pada gambar 5.4 (b - d - f) merupakan respon dinamis percepatan sudut, kecepatan sudut, dan kecepatan sudut *gedung* secara berurut dan pada gambar 5.4 (g - h - i) merupakan respon dinamis percepatan linear, kecepatan linear, dan kecepatan linear gedung secara berurut. Setiap respon dinamis yang diamati menggunakan variasi nilai frekuensi yaitu 18.6 rad/s dan 25.2 rad/s

Pada gambar 5.4 (a - c - e), (b - d - f) dan (g - h - i) terlihat bahwa *trend line* dari setiap respon *shaking table* dan gedung adalah sama. Semakin besar nilai  $\omega$ , maka semakin besar pula nilai respon dinamis yang didapatkan. Tabel 5.7 dan 5.8 sudah mencantumkan nilai maksimal dan minimal grafik dari respon dinamis *shaking table* dan gedung. Pada tabel 5.7 menjelaskan nilai maksimal dan minimal *shaking table*. Terlihat dari tabel bahwa semakin besar nilai  $\omega$  yang digunakan, maka semakin besar juga percepatan sudut, kecepatan sudut, dan perpindahan sudut pada *shaking table*. Pada tabel 5.8 menjelaskan nilai maksimal dan minimal gedung. Terlihat dari tabel bahwa semakin besar nilai  $\omega$ yang digunakan, maka semakin besar juga percepatan sudut, percepat linear, kecepatan sudut, kecepatan linear, perpindahan sudut dan perpindahan linear pada gedung

# 5.4 Respon Dinamis Simulator Gempa Bumi dengan Variasi Massa Gedung

Selanjutnya adalah dengan menggunakan variasi massa pada gedung. Dari hasi simulasi akan didapatkan respon dinamis berupa percepatan sudut (*angular acceleration*), kecepatan sudut (*angular velocity*), perpindahan sudut (*angular displacement*) pada *shaking table* dan percepatan sudut (*angular acceleration*), kecepatan sudut (*angular velocity*), perpindahan sudut (*angular displacement*), percepatan linear (*linear acceleration*), kecepatan linear (*linear velocity*), perpindahan linear (*linear displacement*) pada gedung (*load*).

 Tabel 5. 9 Parameter yang digunakan dalam simulasi pada simulator gempa bumi dengan variasi massa gedung

Jari-jari <i>pulley</i> (m)	Kecepatan sudut (rad/s)	Massa gedung (kg)	Moment inersia polar (kg.m2)
		10	1.142
0.0025	18.6	30	3.427
		50	1.019





Gambar 5. 5 Grafik respon dinamis pada simulator gempa bumi(a) percepatan sudut *shaking table*, (b) kecepatan sudut *shaking table*, (c) perpindahan sudut *shaking table*, (d) percepatan sudut gedung, (e) kecepatan sudut gedung, (f) perpindahan sudut gedung, (g) percepatan linear gedung, (h) kecepatan linear gedung, dan (i) perpindahan linear gedung dengan variasi massa gedung

gedung						
	shaking table (max/min)					
variasi nilai JL (kg.m2)	alpha (rad/s2)	omega (rad/s)	teta (rad)			
1.1421	63.81/63.75	1.93/1.87	0.06/0.057			
3.4265	48.21/45.22	1.33/1.32	0.0576/0.039			
5.7108	48.35/46.53	1.33/1.29	0.059/0.036			

Tabel 5. 10 Respon dinamis pada *shaking table* dengan variasi massa gedung

m 1 1 m	1 1	D	1	1	1	1	• •		1
I ahel S		Rechon	dinamic	nada	aeduna	dengan	Variaci	magga	aeduna
Tabel J.		INCSDUIL.	umanns	Daua	ecuune	ucingan	variasi	massa	ecuune
				P	00				00

variasi nilai II. (ka m2)	gedung (max/min)						
variasi illar JL (kg.1112)	alpha (rad/s2)	omega (rad/s)	teta (rad)	a (m/s2)	v (m/s)	x (m)	
1.1421	37.08/36.39	1.18/1.09	0.035/0.033	44.17/40.77	1.32/1.27	0.044/0.041	
3.4265	4.62/3.79	0.19/0.16	0.0083/0.0069	2.35/2	0.1/0.087	0.006/0.0043	
5.7108	2.8/2.01	0.0762/0.0743	0.0044/0.0043	0.57/0.56	0.033/0.032	0.0021/0.0019	

Gambar 5.5 merupakan grafik respon dinamis pada simulator gempa bumi. Pada gambar 5.4 (a - c - e) merupakan respon dinamis percepatan sudut, kecepatan sudut, dan kecepatan sudut *shaking table* secara berurut. Pada gambar 5.4 (b - d - f) merupakan respon dinamis percepatan sudut, kecepatan sudut, dan kecepatan sudut *gedung* secara berurut dan pada gambar 5.4 (g - h - i) merupakan respon dinamis percepatan linear, kecepatan linear, dan kecepatan linear gedung secara berurut. Setiap respon dinamis yang diamati menggunakan variasi nilai massa gedung yaitu 10 kg, 30 kg, dan 50 kg

Pada gambar 5.4 (a - c - e) terlihat bahwa *trend line* dari setiap grafik adalah sama namun disini terlihat bahwa dengan adanya perubahan variasi massa gedung tidak begitu berpengaruh dengan respon dinamis percepatan sudut, kecepatan sudut dan perpindahan sudut *shaking table*, namun berbeda pada gambar (b d - f) dan (g - h - i). Pada gambar tersebut memiliki trend line grafik yang sama, namun dengan adanya perubahan massa gedung menyebabkan terjadi perubahan grafik. Semakin besar nilai massa gedung, maka semakin kecil respon dinamis gedung yang meliputi percepatan sudut, percepat linear, kecepatan sudut, kecepatan linear, perpindahan sudut dan perpindahan linear. Tabel 5.10 dan 5.11 sudah mencantumkan nilai maksimal dan minimal grafik dari respon dinamis *shaking table* dan gedung. Pada tabel 5.10 menjelaskan nilai maksimal dan minimal *shaking table*. Terlihat dari tabel bahwa tidak adanya peningkatan yang mencolok dengan penambahan massa gedung terhadap percepatan sudut, kecepatan sudut, dan perpindahan sudut pada *shaking table*. Pada tabel 5.11 menjelaskan nilai maksimal dan minimal gedung. Terlihat dari tabel bahwa semakin nilai massa gedung yang digunakan, maka semakin keci juga percepatan sudut, percepat linear, kecepatan sudut, kecepatan sudut, kecepatan sudut, kecepatan sudut, kecepatan sudut, percepat linear, kecepatan sudut, kecepatan linear, perpindahan sudut dan perpindahan linear yang dialami oleh gedung

## 5.5 Kompilasi Hasil

Dari grafik-grafik yang suda didapatakan dilakukan kompilasi hasil dari grafik tersebut dan dapat diketauhi nilai *root mean square* (RMS) untuk masing-masing variasi panjang jari-jari *disc* dan massa gedung. RMS ini digunakan unutk mencari rata-rata grafik yang sudah didapatkan dan dengan RMS diketauhi sebera besar pengaruh dari perubahan panjang jari-jari *disc* dan frekuensi serta massa gedung dengan frekuensi. Dari grafik RMS ini juga dapat diketauhi seberapa besar perbandingannya dengan frekuensi natural, sehingga diketauhi berapa besar frekuensi kerja yang aman untuk digunakan.

10 Mg	.5, 1 2.0 mm					
	shaking table					
ω	α (rad/s2)	<sub>ω</sub> (rad/s)	$_{ extsf{ heta}}$ (rad)			
0	0	0	0			
5	0.5917	0.061	0.0088			
10	5.4167	0.2692	0.0151			
18.6	32.561	0.9387	0.029			
20	39.5039	1.0809	0.031			
25.2	77.3951	1.6609	0.0375			
30	127.9495	2.3866	0.0468			

Tabel 5. 12 Nilai RMS pada *shaking table* dengan variasi massa gedung =10 kg, r = 2.5 mm

	shaking table					
ω	α (rad/s2)	<sub>ယ</sub> (rad/s)	<sub>θ</sub> (rad)			
0	0	0	0			
5	1.1641	0.1121	0.0136			
10	10.8084	0.5339	0.0285			
18.6	65.4186	1.8729	0.0565			
20	79.4535	2.1564	0.0604			
25.2	154.4352	3.3403	0.0745			
30	255.8309	4.7876	0.0926			

Tabel 5. 13 Nilai RMS pada *shaking table* dengan variasi massa gedung =10 kg, r = 5 mm

Tabel 5. 14 Nilai RMS pada *shaking table* dengan variasi massa gedung =10 kg, r = 7.5 mm

	shaking table					
ω	α (rad/s2)	<sub>ယ</sub> (rad/s)	<sub>θ</sub> (rad)			
0	0	0	0			
5	1.7475	0.1647	0.0188			
10	16.1739	0.7988	0.042			
18.6	98.34	2.8167	0.0845			
20	119.4617	3.2419	0.0906			
25.2	230.6163	5.0203	0.1123			
30	384.3717	7.1816	0.1398			

Tabel 5. 15 Nilai RMS pada *shaking table* dengan variasi massa gedung =10 kg, r = 10 mm

rong, r ronnin						
ω	shaking table					
	α (rad/s2)	$_{\odot}$ (rad/s)	$\theta$ (rad)			
0	0	0	0			
5	2.3336	0.218	0.0242			
10	21.7294	1.0684	0.0555			
18.6	131.546	3.7674	0.1128			
20	159.8148	4.3341	0.1213			
25.2	310.2043	6.7211	0.1503			
30	513.4406	9.6099	0.1867			

Tabel 5. 16 Nilai RMS pada	gedung	dengan	variasi	massa	gedung	=10
kg, r = 2.5 mm						

ω	gedung						
	α (rad/s2)	ω (rad/s)	θ (rad)	a (m/s2)	v (m/s)	x (m)	
0	0	0	0	0	0	0	
5	0.1772	0.0071	0.0004	0.2676	0.0152	0.0023	
10	2.3965	0.0882	0.0034	3.2896	0.1273	0.0055	
18.6	18.1796	0.5708	0.0175	16.551	0.4852	0.0157	
20	16.4674	0.4875	0.015	21.1859	0.6496	0.0215	
25.2	16.3096	0.4401	0.0125	18.1144	0.5549	0.018	
30	21.1107	0.5302	0.0159	20.5077	0.5976	0.02	

Tabel 5. 17 Nilai RMS pada gedung dengan variasi massa gedung =10 kg, r = 5 mm

ω	gedung						
	α (rad/s2)	ω (rad/s)	θ (rad)	a (m/s2)	v (m/s)	x (m)	
0	0	0	0	0	0	0	
5	0.3626	0.0143	0.0007	0.5351	0.0288	0.0032	
10	5.0122	0.1816	0.007	6.7592	0.2597	0.0109	
18.6	36.2706	1.1372	0.0349	42.579	1.3095	0.0433	
20	32.9006	0.9761	0.0301	36.6975	1.1277	0.0366	
25.2	33.2695	0.9098	0.0259	35.1348	1	0.0335	
30	41.2113	1.0103	0.0301	39.5808	1.1693	0.0384	

Tabel 5. 18 Nilai RMS pada gedung dengan variasi massa gedung =10 kg, r = 7.5 mm

	gedung						
w	α (rad/s2)	ω(rad/s)	θ (rad)	a (m/s2)	v (m/s)	x (m)	
0	0	0	0	0	0	0	
5	0.5539	0.0217	0.0011	0.811	0.0428	0.0043	
10	8.1779	0.2861	0.011	10.6957	0.405	0.0167	
18.6	54.7769	1.7214	0.0529	64.4014	1.9828	0.0657	
20	49.8308	1.4824	0.0458	55.8243	1.7142	0.0559	
25.2	51.3418	1.379	0.0409	54.7176	1.5737	0.0528	
30	65.5983	1.6733	0.0514	63.9287	1.962	0.0636	

Tabel 5. 19 Nilai RMS pada gedung dengan variasi massa gedung =10 kg, r = 10 mm

	gedung						
w	α (rad/s2)	ω(rad/s)	θ (rad)	a (m/s2)	v (m/s)	x (m)	
0	0	0	0	0	0	0	
5	0.7537	0.0293	0.0015	1.0982	0.0571	0.0055	
10	11.8235	0.4111	0.0154	15.2753	0.579	0.0229	
18.6	73.5651	2.3158	0.0712	86.7977	2.6692	0.0889	
20	67.117	2.0024	0.062	75.3288	2.3303	0.0757	
25.2	70.2259	1.9766	0.0575	75.7591	2.1893	0.0731	
30	96.9519	2.5276	0.0823	96.2487	3.0728	0.0981	

Setelah didapatkan nilai *root mean square* dari masingmasing grafik respon berupa percepatan sudut, percepat linear, kecepatan sudut, kecepatan linear, perpindahan sudut dan perpindahan linear, maka di buat grafik perbandingan dengan variasi panjang *disc* berdasarkan tabel 5.12 sampai tabel 5.19





Gambar 5. 6 Grafik *root mean square* dari respon dinamis simulator gempa bumi (a) percepatan sudut *shaking table*, (b) kecepatan sudut *shaking table*, (c) perpindahan sudut *shaking table*, (d) percepatan sudut gedung, (e) kecepatan sudut gedung, (f) perpindahan sudut gedung, (g) percepatan linear gedung, (h) kecepatan linear gedung, dan (i) perpindahan linear gedung dengan variasi nilai r

Gambar 5.6 merupakan grafik *root mean square* (RMS) dari respon dinamis pada simulator gempa bumi. Pada gambar 5.6 (a c - e) merupakan *root mean square* (RMS) dari respon dinamis percepatan sudut, kecepatan sudut, dan kecepatan sudut *shaking table* secara berurut. Pada gambar 5.6 (b - d - f) merupakan *root mean square* (RMS) dari respon dinamis percepatan sudut, kecepatan sudut, dan kecepatan sudut gedung secara berurut dan pada gambar 5.6 (g - h - i) merupakan *root mean square* (RMS) dari respon dinamis percepatan linear, kecepatan linear, dan kecepatan linear gedung secara berurut. Setiap *root mean square*
(RMS) respon dinamis yang diamati menggunakan variasi nilai r yaitu 2.5 mm, 5 mm, 7.5 mm, dan 10 mm dengan fungsi frekuensi.

Dari grafik di atas pada gambar 5.6 (a - c - e) dapat dilihat bahwa unutk grafik root mean square (RMS) terhadap frekuensi dengan variasi r memiliki tren vang selalu meningkat setiap frekuensinya. Pada frekuensi 5 rad/s, setiap grafik root mean square dengan variasi r masing-masing memiliki nilai RMS yang saling berimpit, dimana bisa dikatakan memiliki nilai yang hampir sama. Namun setelah frekuensinya melebihi dari 5 rad/s, nilai RMS menjadi semakin besar dan juga memiliki selisih RMS yang besar pula. sehingga dapat disimpulkan bahwa semakin besar frekuensi dan r yang digunakan, maka semakin besar juga nilai RMS yang dihasilkan. Lalu pada gambar 5.6 (b - d - f) dan (g - h - i) memiliki tren yang sama dengan grafik shaking table yaitu.selalu meningkat setiap frekuensinya. Pada frekuensi 5 rad/s, setiap grafik root mean square dengan variasi r masing-masing memiliki nilai RMS yang saling berimpit, dimana bisa dikatakan memiliki nilai yang hampir sama. Namun setelah frekuensinya melebihi dari 5 rad/s, nilai RMS menjadi semakin besar dan juga memiliki selisih RMS yang besar pula. Namun pada frekuensi 18.6 rad/s, nilai RMS mengalami penurunan di setiap grafik RMSnya, lalu meningkat kembali.

Setelah didapatkan grafik perbandingan dengan variasi panjang *disc* berdasarkan tabel 5.12 sampai tabel 5.19, selanjutnya adalah perbandingan grafik dengan variasi dengan menggunakan tabel 5.12 dan 5.16 dengan tabel di bawah ini.

Tabel 5. 20 Nilai RMS pada *shaking table* dengan variasi massa gedung =50 kg, r = 2.5 mm

ω	shaking table					
	α (rad/s2)	$_{\odot}$ (rad/s)	$\theta$ (rad)			
0	0	0	0			
5	0.5799	0.0621	0.0088			
10	4.5176	0.2366	0.0138			
18.6	28.4809	0.8548	0.0271			
20	35.1621	1.0111	0.0292			
25.2	70.2611	1.6258	0.0405			
30	120.1399	2.3329	0.0474			

Tabel 5. 21 Nilai RMS pada gedung dengan variasi massa gedung =50 kg, r = 2.5 mm

ω	gedung						
	α (rad/s2)	ω(rad/s)	θ (rad)	a (m/s2)	v (m/s)	x (m)	
0	0	0	0	0	0	0	
5	0.2272	0.0189	0.0016	0.1414	0.0123	0.0012	
10	1.0426	0.0631	0.0042	0.4671	0.0308	0.0021	
18.6	2.0968	0.0712	0.004	0.5339	0.0308	0.0021	
20	2.3826	0.0742	0.0043	0.5659	0.0332	0.0023	
25.2	3.6112	0.0947	0.0054	0.7249	0.0419	0.0031	
30	4.9577	0.1185	0.0068	0.8443	0.0452	0.0041	





Gambar 5. 7 Grafik *root mean square* dari respon dinamis simulator gempa bumi (a) percepatan sudut *shaking table*, (b) kecepatan sudut *shaking table*, (c) perpindahan sudut *shaking table*, (d) percepatan sudut gedung, (e) kecepatan sudut gedung, (f) perpindahan sudut gedung, (g) percepatan linear gedung, (e) kecepatan linear gedung, dan (f) perpindahan linear gedung dengan variasi massa gedung

Gambar 5.7 merupakan grafik *root mean square* (RMS) dari respon dinamis pada simulator gempa bumi. Pada gambar 5.7 (a c - e) merupakan *root mean square* (RMS) dari respon dinamis percepatan sudut, kecepatan sudut, dan kecepatan sudut *shaking table* secara berurut. Pada gambar 5.4 (b - d - f) merupakan *root mean square* (RMS) dari respon dinamis percepatan sudut, kecepatan sudut, dan kecepatan sudut gedung secara berurut dan pada gambar 5.4 (g - h - i) merupakan *root mean square* (RMS) dari respon dinamis percepatan linear, kecepatan linear, dan kecepatan linear gedung secara berurut. Setiap *root mean square* (RMS)

Dari grafik di atas pada gambar 5.7 (a - c - e) dapat dilihat bahwa unutk grafik root mean square (RMS) terhadap frekuensi dengan variasi massa gedung memiliki tren yang selalu meningkat setiap frekuensinya. Dari grafik juga dapat dilihat bahwa antara grafik untuk variasi massa gedung JL 1, JL 2, dan JL 3 berhimpit sehingga perubahan massa gedung tidak begitu mempengaruhi respon yang dihasilkan oleh shaking table. Bila dibandingkan dengan teori matematis, dilihat pada persamaan (4.24) bahwa nilai massa pada gedung tidak berpengaruh pada shaking table. Sehingga dapat disimpulkan bahwa secara terori dan simulasi sama vaitu massa gedung tidak berpengaruh terhadap respon dinamsi shaking table dan juga kesimpulan lain yang bisa diambil adalah shaking table bekerja dengan baik karena tidak terpengaruh oleh massa gedung. Hasil grafik juga memberikan penjelasan bahwa pada kejadian nyata shaking table sebagai representasi gempa bumi dimana besar gempa bumi tidak terpengaruh terhadap massa gedung yang diguncang. Lalu pada gambar 5.6 (b - d - f) dan (g h – i) memiliki tren yang sama dengan grafik shaking table yaitu.selalu meningkat setiap frekuensinya. Pada grafik RMS variasi JL 1 selalu diatas dari graifk-grafiknya yang lain. Pada frekuensi 25.2 rad/s mengalami tren menurut pada grafik RMS nya, lalu kembali meninngkat terhadap frekuensi. Sehingga dapat disimpulkan bahwa semakin kecil massa gedung yang digunakan,

maka semakin besar juga nilai RMS percepatan sudut, percepat linear, kecepatan sudut, kecepatan linear, perpindahan sudut dan perpindahan linear gedung yang dihasilkan. (Halaman ini sengaja dikosongkan)

## BAB VI KESIMPULAN DAN SARAN

#### 6.1 Kesimpulan

Berdasarkan hasil simulasi dan analisa yang telah dilakukan pada simulator gempa bumi penghasil gerak rotasi dapat ditarik kesimpulan sebagai berikut :

- 1. Adanya perubahan dimensi mekanisme engkol dengan variasi amplitudo 5 mm, 10 mm, 15 mm, dan 20 mm terhadap panjang jari-jari *disc* masing-masing sebesar 2.5 mm, 5 mm, 7.5 mm, dan 10 mm. Pada variasi frekuensi getar/frekuensi motor didapatkan jari-jari *disc* sebesar 0.003 m dan 0.001 m
- 2. Nilai redaman yang dibutuhkan agar gaya yang ditransmisikan ke lantai bernilai kecil adalah sebesar 67040.595 *N. s/m*.
- 3. Hasil respon dinamis pada *shaking table* berupa percepatan sudut, kecepatan sudut, dan kecepatan sudut dengan variasi jari-jari disc didapatkan bahwa semakin besar nilai r, maka semakin besar pula respon dinamis yang didapatkan. Pada respon dinamis gedung berupa percepatan sudut, percepat sudut, perpindahan sudut, percepatan linear, kecepatan linear dan perpindahan linear dengan variasi jari-jari disc didapatkan bahwa semakin besar nilai r, maka semakin besar pula respon dinamis yang didapatkan. Lalu dengan yariasi frekuensi motor didapatkan respon dinamis pada shaking table berupa percepatan sudut, kecepatan sudut, dan kecepatan sudut bahwa semakin besar nilai ω, maka semakin besar pula respon yang dihasilkan. Pada respon dinamis percepatan sudut. gedung berupa percepat sudut. perpindahan sudut, percepatan linear, kecepatan linear dan perpindahan linear dengan variasi jari-jari disc didapatkan bahwa semakin besar nilai ω, maka semakin besar pula respon dinamis yang didapatkan. Selanjutnya dengan variasi massa gedung didapatkan respon dinamis pada shaking table

berupa percepatan sudut, kecepatan sudut, dan kecepatan sudut bahwa variasi m tidak terlalu berpengaruh terhadap respon dinamis yang dihasilkan. Lain halnya dengan respon dinamis pada gedung berupa percepatan sudut, percepat sudut, perpindahan sudut, percepatan linear, kecepatan linear dan perpindahan linear dengan variasi m, didapatkan bahwa semakin besar nilaim, semakin kecil hasil respon dinamis yang dihasilkan.

- 4. Pada hasil RMS terlihat bahwa dengan variasi nilai r, grafik RMS pada *shaking table* terlihat semakin besar frekuensi, maka semakin besar nilai RMS yang dihasilkan. Dengan variasi nilai r pada setiap grafik, semakin besar nilai frekuensi, maka semakin besar pula selisih antara grafik setiap variasi. Namun pada grafik RMS gedung, terjadi fenomena dimana pada frekuensi 20 rad/s terjadi penurunan nilai RMS, setelah itu nilai RMS akan cenderung naik kembali.
- 5. Pada hasil RMS terlihat bahwa dengan variasi massa gedung, grafik RMS shaking table terlihat berimpit, sehingga disimpulkan bawah dengan adanya perubahan massa gedung, tidak akan terjadi perubahan signifikan pada nilai RMS. Ini menunjukan bahwa secara terori dan simulasi sama yaitu massa gedung tidak berpengaruh terhadap respon dinamsi shaking table Namun pada grafik RMS gedung, terjadi perubahan signifikan. Adanya penambahan nilai massa gedung menghasilkan nilai RMS yang semakin kecil. Pada frekuensi 20 rad/s terjadi penurunan nilai RMS pada setiap respon dinamis gedung, namun cenderung naik setelah frekeunsi 20 rad/s.

#### 6.2 Saran

Berdasarkan penelitian yang telah dilakukan didapatkan beberapa saran untuk pengembangan dalam penelitian selanjutnya, yaitu:

- 1. Disarankan pada penelitian selanjutnya untuk mencoba menguji eksperimen simulator gempa bumi penghasil gerak rotasi ini pada setiap jenis variasi unutk memvalidasi simulasi dari hasil matematis permodelan.
- 2. Disarankan pada penelitian selanjutnya untuk melakukan pengembangan pada model matematis gedung seperti menambah massa pada setiap lantai sehingga penelitian ini menjadi lebih baik dan bervariasi.

(Halaman ini sengaja dikosongkan)

## DAFTAR PUSTAKA

- [1] Rao, Singiresu S. 2011. Mechanical Vibrations Fifth Edition. Miami: Pearson Education, Inc.
- [2] Hibbler, R.C. 2010. Engineering Mechanics Dynamics. New Jersey: Pearson Education, Inc.
- [3] Setio, Herlien D., dkk. 2012. Pengembangan Sistem Seismik pada Struktur Bangunan yang Dikenai Beban Gempa sebagai Solusi untuk Membatasi Respon Struktur. Bandung : Institut Teknologi Bandung.
- [4] Bontong, Benyamin, dkk. 2012. Karateristik Dinamika Bola Baja sebagai Material Isolasi Seismik. Palu : Universitas Tadulako.
- [5] Dewi, Fitriana Ariesta, dan Susatio, Yerri Ir. MT.
  2013.Simulasi Peredam Getaran Bangunan dengan Model Empat Tumpuan. Surabaya : Institut Teknologi Sepuluh Nopember.
- [6] Pulmmer, A.R. 2015.Model-base Motion Control for Multi-Axis Servohydraulic Shaking Table. Surabaya : Institut Teknologi Sepuluh Nopember.
- [7] Zessar, Faldy dan Wasiwitono, Unggul. 2012. "Desain dan Analisa Sistem Suspensi Kendaraan Multiguna Pedesaan". Surabaya: Institut Teknologi Sepuluh Nopember.
- [8] Wikipedia. 2015. Vibration, <URL: http://en.wikipedia.org/wiki/Vibration>
- [9] TECO, 2014, Standart Motor Catalogue

(Halaman ini sengaja dikosongkan)

# **BIODATA PENULIS**



Muhammad Fadli Amahoru dilahirkan di Balikpapan, 29 Mei 1994 anak yang terlahir dari orangtua terbaik bernama Ridwan Amahoru dan Deswati. Riwayat pendidikan penulis diawali di SD Patra Dharma 3, Balikpapan pada tahun 2000-2006. Penulis melanjutkan pendidikannya di SMP Patra Dharma 2, Balikpapan pada tahun 2007-2009. kemudian melanjutkan pendidikannya di SMA Negri 1, Balikpapan pada tahun 2009-2012. Selaniutnva penulis melanjutkan pendidikan jenjang S-1

Jurusan Teknik Mesin di Institut Teknologi Sepuluh Nopember (ITS) Surabaya melalui jalur mandiri.

Penulis aktif dalam kegiatan akademik maupun organisasi selama perkuliahan. Dalam organisasi kemahasiswaan, penulis aktif menjadi staff Departemen Sosial Masyarakat di Himpunan Mahasiswa Mesin (HMM). Pada tahun 2014-2015, penulis aktif menjadi Ketua Biro Kajian Strategis Departemen Sosial Masyarakat HMM.

Motto hidup penulis adalah ''ketika memiliki kemampuan yang lebih, maka akan datang tanggung jawab yang lebih besar'' menjadikan penulis lebih bersemangat dan berusaha keras untuk senantiasa memberikan yang terbaik untuk sekitar dan amanah dalam menjalankan tanggung jawab. Untuk semua informasi dan masukan terkait tugas akhir ini dapat menghubungi penulis melalui email <u>fadliamahoru@gmail.com</u> "Halaman ini sengaja dikosongkan"