Estudo das Vibrações Causadas por uma Máquina de Estampagem Implementadas em MATLAB

Orientador: Prof. Diomar Cesar Lobão Aluno: Aníbal Gabriel Martins Vilela

Universidade Federal Fluminense

30 de março de 2016



Sumário

1. Introdução

Noções Básicas do Estudo Proposto Noções Básicas de MATLAB

2. Ferramentas Teóricas

Mecânica Newtoniana Métodos Numéricos de Runge-Kutta Implementação em MATLAB

3. Projeto da Fundação de uma Máquina de Estampagem

Projeto da Fundação de la Problema Proposto
Equipamento utilizado
Parâmetros do Projeto
Força de Estampagem
Força de Embutimento
Forma do Forçamento
Montagem Diretamente

Montagem Diretamente ao Chão

Primeira Aproximação: Sistema Não-Amortecido



0.0.

Segunda Aproximação: Sistema Amortecido

Montagem Sobre uma Fundação em Bloco

Equação de Movimento

Primeira Aproximação: Sistema Não-Amortecido

Segunda Aproximação: Sistema Amortecido

Terceira Aproximação: Mudança da Massa da Fundação

Conclusão

4. Bibliografia

 ${\bf Bibliografia}$



1. Introdução

Área de estudo: Vibrações Mecânicas

Mecânica Newtoniana



- ► Mecânica Newtoniana
- Equações Diferenciais

- ► Mecânica Newtoniana
- ► Equações Diferenciais
- Métodos Numéricos



- ► Mecânica Newtoniana
- Equações Diferenciais
- Métodos Numéricos
- Programação



- ► Mecânica Newtoniana
- Equações Diferenciais
- Métodos Numéricos
- Programação
 - ▶ linguagens tradicionais (C, FORTRAN, Python)

- ▶ Mecânica Newtoniana
- Equações Diferenciais
- Métodos Numéricos
- Programação
 - ▶ linguagens tradicionais (C, FORTRAN, Python)
 - ► MATLAB, Octave

1.2. Noções Básicas de MATLAB

▶ MATLAB, Scilab e GNU Octave

1.2. Noções Básicas de MATLAB

- ▶ MATLAB, Scilab e GNU Octave
- Ajuda e documentação:

help <command>



1.2. Noções Básicas de MATLAB

- ▶ MATLAB, Scilab e GNU Octave
- Ajuda e documentação:

help <command>

▶ Instalação de pacotes extras no Octave:

pkg install -forge <package-name>
 pkg load/unload <package-name>
 pkg list

2. Ferramentas Teóricas

2.1. Mecânica Newtoniana

Análise de forças atuantes no sistema;

$$\sum_{i=0}^{n} \underline{F}_i = m\underline{\ddot{x}} \tag{2.1}$$

2.2. Métodos Numéricos de Runge-Kutta

$$y^{n+1} = y^n + \frac{1}{6}(K_1 + 2K_2 + 2K_3 + K_4)$$
 (2.2)

- $K_1 = \delta t \cdot f(y^n, t^n)$
- $K_2 = \delta t \cdot f(y^n + \frac{1}{2} \cdot K_1, \ t^n + \frac{\delta t}{2})$
- $K_3 = \delta t \cdot f\left(y^n + \frac{1}{2} \cdot K_2, \ t^n + \frac{\delta t}{2}\right)$
- $K_4 = \delta t \cdot f(y^n + K_3, \ \underbrace{t^n + \delta t}_{t^{n+1}})$

2.2. Métodos Numéricos de Runge-Kutta

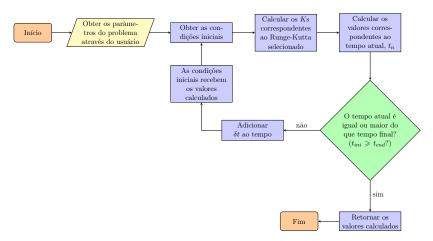


Figura: Fluxograma genérico dos métodos de Runge-Kutta.



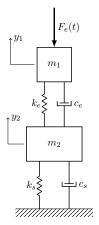


Figura: Diagrama do sistema massa-mola-amortecedor de 2 GdLs.

$$\begin{cases}
m_1 \ddot{y}_1 + c_e \dot{y}_1 - c_e \dot{y}_2 + k_e y_1 - k_e y_2 = F_e(t) \\
m_2 \ddot{y}_2 - c_e \dot{y}_1 + (c_s + c_e) \dot{y}_2 - k_e y_1 + (k_s + k_e) y_2 = 0
\end{cases}$$
(2.3)

$$\begin{cases}
 u_1 = \underline{y}[1] \\
 v_1 = \underline{y}[2] \\
 u_2 = \underline{y}[3] \\
 v_2 = \underline{y}[4]
\end{cases} (2.4)$$

$$\begin{cases}
\dot{u}_{1} = \underline{y}[2] \\
\dot{v}_{1} = \frac{1}{m_{1}} \left(-c_{e}\underline{y}[2] + c_{e}\underline{y}[4] - k_{e}\underline{y}[1] + k_{e}\underline{y}[3] + F_{e} \right) \\
\dot{u}_{2} = \underline{y}[4] \\
\dot{v}_{2} = \frac{1}{m_{2}} \left(c_{e}\underline{y}[2] - (c_{s} + c_{e})\underline{y}[4] + k_{e}\underline{y}[1] - (k_{s} + k_{e})\underline{y}[3] \right)
\end{cases} (2.5)$$

Algoritmo 1: mov_eq_vec.m

```
function mov = mov eq vec(t,y)
        F = 12;
        omega = 1;
        F e = F*cos(omega*t);
        m 1 = 1.5e1;
        k \ e = 1000;
        e = 150;
        m^{-} 2 = 1.5*m 1;
        k s = 5000;
        c s = 100;
10
11
12
        mov = [y(2),
                1/m_1*(-c_e*y(2) + c_e*y(4) - k_e*y(1) + k_e*y(3) + F_e),
13
14
               1/m 2*(c e*y(2) - (c s + c e)*y(4) + k e*y(1) - (k s + k e)*y(3))];
15
16
    end
```

Runge Kutta de Quarta Ordem

Algoritmo 2: rk4.m

```
clear all; clc; close all;
     dt = 1e-2:
     t ini = 0:
     t \text{ end} = 100;
6
7
8
9
     v ini1 =
     y ini2 =
     vp ini1 =
     yp ini2 =
10
11
     ti = [t ini];
12
     yi = [y ini1; y ini2; yp ini1; yp ini2];
13
14
     while ti(end) <= t end
15
         tn = ti(end);
16
         yn = yi(:, end);
17
18
         k = dt \cdot * mov eq vec(tn , yn
         k_2 = dt .* mov_eq_vec(tn .+ dt/2, yn .+ k 1./2);
19
         k_3 = dt \cdot * mov_eq_vec(tn \cdot + dt/2, yn \cdot + k_2 \cdot / 2);
20
         k^4 = dt \cdot * mov eq vec(tn \cdot + dt , yn \cdot + k^3);
21
22
```

```
23
          yn = yn \; .+ \; (k\_1 \; .+ \; 2.*k\_2 \; .+ \; 2.*k\_3 \; .+ \; k\_4)./6;
24
25
          ti = [ti tn+dt];
          yi = [yi \ yn];
26
27
     end
28
29
     yi = transpose(yi);
30
31
     plot(ti, yi(:,1));
32
     xlabel 'Tempo'
33
     ylabel 'Deslocamento da massa m 1'
```

► Felbreg

Algoritmo 3: ode23s.m

```
clear all; clc; close all;
     t ini
     t^{-}end = 100:
     v ini1 = 0;
     y^-ini2 = 0;
7
8
9
     yp ini1 = 0;
     yp ini2 = 0;
10
     [t, ya] = ode23s(@mov eq vec, [t ini t end], [y ini1, y ini2, yp ini1, yp ini2]);
11
12
     plot(t, ya (:,1));
13
     legend('deslocamento da massa m1 [mm]');
     xlabel ('Tempo [s]', 'fontsize', 15)
14
15
     vlabel ('Deslocamento [mm]', 'fontsize', 15)
```

3. Projeto da Fundação de uma Máquina de Estampagem

Deseja-se estudar o comportamento da máquina em duas situações:

1. montagem diretamente ao chão

- 1. montagem diretamente ao chão
 - não requer modificações na estrutura

- 1. montagem diretamente ao chão
 - não requer modificações na estrutura
 - menor custo

- 1. montagem diretamente ao chão
 - não requer modificações na estrutura
 - menor custo
 - menor controle de vibrações e ruído

- 1. montagem diretamente ao chão
 - não requer modificações na estrutura
 - menor custo
 - menor controle de vibrações e ruído
 - pode afetar equipamentos próximos

- 1. montagem diretamente ao chão
 - não requer modificações na estrutura
 - menor custo
 - menor controle de vibrações e ruído
 - pode afetar equipamentos próximos
- 2. montagem sobre uma fundação

- 1. montagem diretamente ao chão
 - não requer modificações na estrutura
 - menor custo
 - menor controle de vibrações e ruído
 - pode afetar equipamentos próximos
- 2. montagem sobre uma fundação
 - ▶ requer projeto, instalação e manutenção da fundação

- 1. montagem diretamente ao chão
 - não requer modificações na estrutura
 - menor custo
 - menor controle de vibrações e ruído
 - pode afetar equipamentos próximos
- 2. montagem sobre uma fundação
 - ▶ requer projeto, instalação e manutenção da fundação
 - maior custo



- 1. montagem diretamente ao chão
 - não requer modificações na estrutura
 - menor custo
 - menor controle de vibrações e ruído
 - pode afetar equipamentos próximos
- 2. montagem sobre uma fundação
 - ▶ requer projeto, instalação e manutenção da fundação
 - maior custo
 - maior controle de vibrações e ruído



- 1. montagem diretamente ao chão
 - não requer modificações na estrutura
 - menor custo
 - menor controle de vibrações e ruído
 - pode afetar equipamentos próximos
- 2. montagem sobre uma fundação
 - requer projeto, instalação e manutenção da fundação
 - maior custo
 - maior controle de vibrações e ruído
 - maior flexibilidade para mudanças no ciclo de operação



Figura: Processo de estampagem de uma folha de alumínio para a fabricação de uma porta de carro.

Fonte: Programa How It's Made.

 $\mbox{\rm Ap\'os}$ o estudo de equipamentos industriais com a mesma funcionalidade, determinou-se os seguintes dados:

Após o estudo de equipamentos industriais com a mesma funcionalidade, determinou-se os seguintes dados:

► massa: 15 000 kg

Após o estudo de equipamentos industriais com a mesma funcionalidade, determinou-se os seguintes dados:

- ► massa: 15 000 kg
- ▶ tempo do ciclo operacional: 2 s (f = 0.5 Hz)

3.3. Parâmetros do Projeto

As normas ABNT NBR 10082/1987 e Petrobras N-1848 definem a velocidade efetiva como:

$$v_{ef} = \sqrt{\frac{1}{2} \cdot \left(\sum_{i=1}^{n} V_i^2\right)^{\top}} \tag{3.1}$$

onde V_i correspondem às medidas de amplitude da velocidade de vibração realizadas em diferentes partes do equipamento. Nos casos estudados, corresponde ao valor máximo observado nos primeiros $100\,\mathrm{s}$ das simulações realizadas.

3.3. Parâmetros do Projeto

Tabela: Avaliação da qualidade para diferentes classes de máquina segundo a norma ABNT NBR 10082/1987.

Faixas de severidade		Exemplos de avaliação de qualidade			
de vibração		para	classes dife	rentes de má	iquinas
Faixa	Velocidade efetiva (mm/s) nos limites da faixa	Classe I	Classe II	Classe III	Classe IV
0.28 0.45 0.71	0.28 0.45 0.71	A	A	A	A
1.12 1.8	1.12 1.8	В	В		71
2.8	2.8	С	В С	В	D
4.5	4.5				В

3.3. Parâmetros do Projeto

Procusa-se dimensionar o sistema para que $v_{ef} \leq 0.28\,\mathrm{mm/s}$, a menor faixa de severidade de vibração classificada pela norma Petrobras N-1848.

$$F_{emb} = m \cdot F_c \qquad (3.2)$$

= $m \cdot h \cdot p \cdot K_s \qquad (3.3)$

$$= m \cdot n \cdot p \cdot \mathbf{\Lambda}_s \tag{5.9}$$

$$F_{emb} = m \cdot F_c \tag{3.2}$$
$$= m \cdot h \cdot p \cdot K_s \tag{3.3}$$

Para calcular a força exigida pelo processo, precisa-se de quatro parâmetros:

• fator de correção: m = 0.93



$$F_{emb} = m \cdot F_c \tag{3.2}$$

$$= m \cdot h \cdot p \cdot K_s \tag{3.3}$$

- $fator\ de\ correção$: m=0.93
- perímetro do corte: $p = (417 \pm 20) \,\mathrm{mm}$

$$F_{emb} = m \cdot F_c \tag{3.2}$$
$$= m \cdot h \cdot p \cdot K_s \tag{3.3}$$

- fator de correção: m = 0.93
- perímetro do corte: $p = (417 \pm 20) \,\mathrm{mm}$
- espessura da chapa: $h = (1.6 \pm 0.3) \,\mathrm{mm}$

$$F_{emb} = m \cdot F_c \tag{3.2}$$
$$= m \cdot h \cdot p \cdot K_s \tag{3.3}$$

$$= m n p n_s$$
 (6.5)

- fator de correção: m = 0.93
- perímetro do corte: $p = (417 \pm 20) \,\mathrm{mm}$
- espessura da chapa: $h = (1.6 \pm 0.3) \,\mathrm{mm}$
- ▶ tensão de ruptura ao cisalhamento: $K_s = 125 \times 10^3 \,\mathrm{MPa}$

3.5. Força de Embutimento

De acordo com os dados obtidos, a força de embutimento pode ser calculada como:

$$F_{emb} = 0.93 \cdot h \cdot p \cdot K_s$$

$$= 0.93 \cdot (1.6) \cdot (417) \cdot (125 \cdot 10^3)$$

$$= 77 \cdot 562 \text{ N}$$

$$= 77 \cdot 562 \cdot 10^3 \text{ N}$$

$$= 77 \cdot 562 \text{ kN}$$

$$(3.4)$$

$$(3.5)$$

$$= 3.6)$$

$$(3.7)$$

$$= 77 \cdot 562 \text{ kN}$$

$$(3.8)$$

3.6. Forma do Forçamento

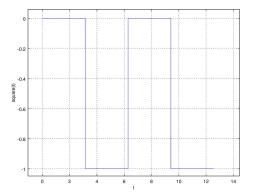


Figura: Forma do Forçamento utilizado.

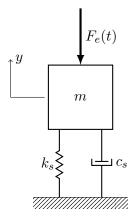


Figura: Diagrama da máquina montada ao chão.

 \blacktriangleright m corresponde à massa do equipamento

- ▶ m corresponde à massa do equipamento
- \triangleright k_s e c_s representam a resposta do solo aos esforços exercidos pelo equipamento

- ▶ m corresponde à massa do equipamento
- \triangleright k_s e c_s representam a resposta do solo aos esforços exercidos pelo equipamento
- ▶ $F_e(t)$ representa o forçamento externo aplicado, no caso, corresponde à força de embutimento, F_{emb}

$$\begin{cases} y = u = \underline{y}[1] \\ \dot{y} = \dot{u} = v = \underline{y}[2] \\ \ddot{y} = \ddot{u} = \dot{v} \end{cases}$$
$$\begin{cases} \dot{u} = \underline{y}[2] \\ \dot{v} = \frac{1}{m} \left(F_e(t) - c_s \underline{y}[2] - k_s \underline{y}[1] \right) \end{cases}$$

$$m\ddot{y} + c_s\dot{y} + k_sy = F_e(t)$$

$$\begin{cases} y = u = \underline{y}[1] \\ \dot{y} = \dot{u} = v = \underline{y}[2] \\ \ddot{y} = \ddot{u} = \dot{v} \end{cases}$$

(3.11)

(3.9)

(3.10)

Algoritmo 4: mov eq machine on floor

3.8. Primeira Aproximação: Sistema Não-Amortecido

Tabela: Resultados encontrados para o sistema montado ao chão utilizando a implementação do método de Runge-Kutta de quarta ordem.

Constante da mola (10^3)	Velocidade efetiva (mm/s)
N/mm)	
1.00(0)	8.05(7)
10.00(0)	3.39(0)
50.00(0)	2.93(9)
300.00(0)	1.31(9)
500.00(0)	0.66(9)
700.00(0)	0.55(0)
1000.00(0)	0.74(0)
3000.00(0)	0.36(7)
6000.00(0)	0.21(3)

3.8. Primeira Aproximação: Sistema Não-Amortecido

Tabela: Resultados encontrados para o sistema montado ao chão utilizando o comando ode23s.

Constante da mola (10 ³	Velocidade efetiva (mm/s)
N/mm)	
1.00(0)	14.26(7)
10.00(0)	3.49(8)
50.00(0)	2.99(6)
300.00(0)	1.39(7)
500.00(0)	0.82(2)
700.00(0)	0.59(1)
1000.00(0)	0.88(8)
3000.00(0)	0.45(2)
6000.00(0)	0.22(2)

3.9. Segunda Aproximação: Sistema Amortecido

Tabela: Resultados encontrados para o sistema montado ao chão ao adicionar-se um fator de amortecimento utilizando a implementação do método de Runge-Kutta de quarta ordem.

Constante de amortecimento	Velocidade efetiva (mm/s)
(10^3 Ns/mm)	
1.00(0)	0.70(5)
10.00(0)	0.57(4)
100.00(0)	0.26(8)
150.00(0)	0.22(1)

3.9. Segunda Aproximação: Sistema Amortecido

Tabela: Resultados encontrados para o sistema montado ao chão ao adicionar-se um fator de amortecimento utilizando o comando ode23s.

Constante de amortecimento	Velocidade efetiva (mm/s)
(10^3 Ns/mm)	, , ,
1.00(0)	0.64(9)
10.00(0)	0.53(0)
100.00(0)	0.26(8)
150.00(0)	0.22(4)

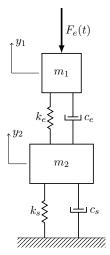


Figura: Diagrama da máquina montada sobre uma fundação.

 \blacktriangleright m_1 corresponde à massa do equipamento

- $ightharpoonup m_1$ corresponde à massa do equipamento
- $\blacktriangleright m_2$ corresponde à massa da fundação

- \blacktriangleright m_1 corresponde à massa do equipamento
- $ightharpoonup m_2$ corresponde à massa da fundação
- \blacktriangleright k_e e c_e representam a resposta da fundação aos esforços exercidos pelo equipamento

- $ightharpoonup m_1$ corresponde à massa do equipamento
- $ightharpoonup m_2$ corresponde à massa da fundação
- \triangleright k_e e c_e representam a resposta da fundação aos esforços exercidos pelo equipamento
- $\triangleright k_s$ e c_s representam a resposta do solo aos esforços exercidos pela fundação

- $ightharpoonup m_1$ corresponde à massa do equipamento
- $ightharpoonup m_2$ corresponde à massa da fundação
- \triangleright k_e e c_e representam a resposta da fundação aos esforços exercidos pelo equipamento
- $\triangleright k_s$ e c_s representam a resposta do solo aos esforços exercidos pela fundação
- ▶ $F_e(t)$ representa o forçamento externo aplicado, no caso, corresponde à força de embutimento, F_{emb}

3.11. Equação de Movimento

$$\begin{cases}
m_1 \ddot{y}_1 + c_e \dot{y}_1 - c_e \dot{y}_2 + k_e y_1 - k_e y_2 = F_e(t) \\
m_2 \ddot{y}_2 - c_e \dot{y}_1 + (c_s + c_e) \dot{y}_2 - k_e y_1 + (k_s + k_e) y_2 = 0
\end{cases}$$
(3.12)

$$\begin{cases}
 u_1 = \underline{y}[1] \\
 v_1 = \underline{y}[2] \\
 u_2 = \underline{y}[3] \\
 v_2 = \underline{y}[4]
\end{cases}$$
(3.13)

$$\begin{cases} \dot{u}_1 = \underline{y}[2] \\ \dot{v}_1 = \frac{1}{m_1} \left(-c_e \underline{y}[2] + c_e \underline{y}[4] - k_e \underline{y}[1] + k_e \underline{y}[3] + F_e \right) \\ \dot{u}_2 = \underline{y}[4] \\ \dot{v}_2 = \frac{1}{m_2} \left(c_e \underline{y}[2] - (c_s + c_e) \underline{y}[4] + k_e \underline{y}[1] - (k_s + k_e) \underline{y}[3] \right) \end{cases}$$
(3.14)

3.11. Equação de Movimento

3

4

10

11

12 13

14 15

16 17

$Algoritmo\ 5:\ ../code/problem/mov_eq_machine_on_block.m$

```
function mov = mov eq machine on block(t,y)
    F e = \text{square}(2*\overline{p}i*0.5*t)*77.\overline{562}; \% * 1e3 [N]
                       \% -1 \le \text{square(t)} \le 0
    F^{-}e(F e>0) = 0;
    % machine
    m 1 = 1.5e1;
                                   % * 1e3 [kg]
                                   % * 1e3 [N/mm]
    k e = 1000;
    c^{-}e = 150:
                                    % * 1e3 [N*s/mm]
    % block
   m 2 = 1.5*m 1;
    k s = 5000:
                                 % * 1e3 [N/mm]
   c^{-}s = 100;
                                    % * 1e3 [N*s/mm]
    mov = [y(2),
           1/m 1*(-c e*y(2) + c e*y(4) - k e*y(1) + k e*y(3) + F e),
           v(4),
           1/m 2*(c e*y(2) - (c s + c e)*y(4) + k e*y(1) - (k s + k e)*y(3))];
end
```

3.12. Primeira Aproximação: Sistema Não-Amortecido

Tabela: Resultados encontrados para o sistema montado sobre uma fundação em bloco utilizando a implementação do método de Runge-Kutta de quarta ordem.

Constante da mola (10 ³	Velocidade efetiva (mm/s)
N/mm)	
1.00(0)	5.48(8)
10.00(0)	2.12(4)
100.00(0)	1.49(3)
1000.00(0)	0.45(0)
2000.00(0)	0.36(8)
5000.00(0)	0.30(5)
6000.00(0)	0.29(5)
7000.00(0)	0.28(7)
9000.00(0)	0.27(5)

3.12. Primeira Aproximação: Sistema Não-Amortecido

Tabela: Resultados encontrados para o sistema montado sobre uma fundação em bloco utilizando o comando ode23s.

Constante da mola (10 ³	Velocidade efetiva (mm/s)
N/mm)	, ,
1.00(0)	7.28(9)
10.00(0)	2.41(6)
100.00(0)	1.46(7)
1000.00(0)	0.47(4)
2000.00(0)	0.36(7)
5000.00(0)	0.30(6)
7000.00(0)	0.29(0)
9000.00(0)	0.27(6)

3.13. Segunda Aproximação: Sistema Amortecido

Tabela: Resultados encontrados para o sistema montado sobre uma fundação em bloco ao adicionar-se um fator de amortecimento utilizando a implementação do método de Runge-Kutta de quarta ordem.

Constante de amortecimento	Velocidade efetiva (mm/s)
$c_s \ (10^3 \ {\rm Ns/mm})$	
1.00(0)	0.30(5)
10.00(0)	0.30(3)
100.00(0)	0.28(9)
300.00(0)	0.27(0)
500.00(0)	0.26(0)
1000.00(0)	0.24(6)

3.13. Segunda Aproximação: Sistema Amortecido

Tabela: Resultados encontrados para o sistema montado sobre uma fundação em bloco ao adicionar-se um fator de amortecimento utilizando o comando ode23s.

Constante de amortecimento	Velocidade efetiva (mm/s)
$c_s \ (10^3 \ {\rm Ns/mm})$	
1.00(0)	0.30(6)
10.00(0)	0.30(5)
100.00(0)	0.28(9)
300.00(0)	0.27(1)
500.00(0)	0.28(8)
1000.00(0)	0.27(7)

3.14. Terceira Aproximação: Mudança da Massa da Fundação

Tabela: Resultados encontrados para o sistema montado sobre uma fundação em bloco ao alterar-se a relação entre as massas utilizando a implementação do método de Runge-Kutta de quarta ordem

Relação entre a massa da	Velocidade efetiva (mm/s)
máquina e a da fundação	
(m_2/m_1)	
1.50(0)	0.28(2)
2.00(0)	0.27(5)
3.00(0)	0.26(3)
5.00(0)	0.24(8)

3.14. Terceira Aproximação: Mudança da Massa da Fundação

Tabela: Resultados encontrados para o sistema montado sobre uma fundação em bloco ao alterar-se a relação entre as massas utilizando o comando ode23s

Relação entre a massa da	Velocidade efetiva (mm/s)
máquina e a da fundação	, , ,
(m_2/m_1)	
1.50(0)	0.28(2)
2.00(0)	0.27(5)
3.00(0)	0.26(1)
5.00(0)	0.24(8)

3.15. Conclusão

Solução proposta

- ▶ Sistema montado diretamente ao chão:
 - $k_s = 1000 \times 10^3 \, \text{N/mm}$
 - $c_s = 150 \times 10^3 \, \text{Ns/mm}$
- Sistema montado sobre uma fundação:
 - $k_e = 1000 \times 10^3 \, \text{N/mm}$
 - $c_e = 150 \times 10^3 \, \text{Ns/mm}$
 - $k_s = 5000 \times 10^3 \, \text{N/mm}$
 - $c_s = 100 \times 10^3 \, \text{Ns/mm}$
 - $m_2/m_1 = 2(m_s = 30\,000\,\mathrm{kg})$

4. Bibliografia



4.1. Bibliografia

- [1] Leonard MEIROVITCH. Elements Of Vibration Analysis. Inglês. 2^a ed. McGraw-Hill, 1986.
- [2] Arthur Palmeira Ripper NETO. *Vibrações Mecânicas*. Português. E-papers, 2007. ISBN: 978-85-7650-106-0.
- [3] Suresh ARYA, Michael O'NEILL e George PINCUS.

 Design of Structures and Foundations for Vibrating

 Machines. Inglês. Gulf Publishing Company, maio de 1984.

 ISBN: 087-201-294-8.
- [4] K. G. BHATIA. Foundations for Industrial Machines. Inglês. 1^a ed. D-CAD Publishers, 2008. ISBN: 978-81-9060-320-1.
- [5] Rao V. DUKKIPATI. MATLAB: An Introduction With Aplications. Inglês. New Age International Publishers, 2010.

4.1. Bibliografia

[6] John W. EATON et al. GNU Octave Version 3.8.1 Manual: a High-Level Interactive Language for Numerical Computations. Inglês. CreateSpace Independent Publishing Platform, 2014. ISBN: 144-141-300-6. URL: http://www.gnu.org/software/octave/doc/interpreter.