1-) Para os modelos abaixo, detemine as F.T. indicadas (i - input, o - output).

	Sistema		Sistema
(1)		(9)	x <sub>i</sub> x <sub>o</sub> +->
(2)		(10)	$f_i$
(3)		(11)	
(4)		(12)	
(5)		(13)	$f_i \xrightarrow{X_0} $
(6)	$x_i$ $y_0$	(14)	f <sub>i</sub> +->o
(7)		(15)	
(8)		(16)	

2--) Determine as constantes de mola equivalente para cada um dos modelos abaixo. Estabeleça hipóteses que julgar necessárias.

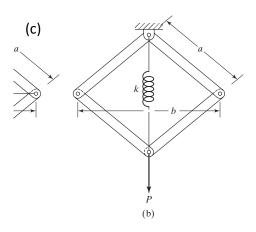
spring constants of beams with cross sections in the form of a solid, square (of side d), and hollow circle (of mean diameter d and wall betermfine) which of these cross sections leads to an economical design f bending stiffness of the beam.

ent, weighing 200 lb, is supported on a rubber mounting whose forcep is given by  $F(x) = 800 \ x + 40 \ x^3$ , where the force (F) and the runds and inches, respectively. Determine the following:

pring constant of the mounting at its static equilibrium position. nounting corresponding to the equivalent linear spring constant.

elation of a steel helical spring used in an engine is found experimenx + 50  $x^2 + 10$   $x^3$ , where the force (F) and deflection (x) are meaiches, respectively. If the spring undergoes a steady deflection of 0.5 in. of the engine, determine the equivalent linear spring constant of the flection.

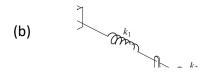
urs—each of length a—are connected to a spring of stiffness k to form g a vertical load P, as shown in Figs. 1.72(a) and (b). Find the equivathe system  $k_{\rm eq}$ , for each case, disregarding the masses of the bars and ts.



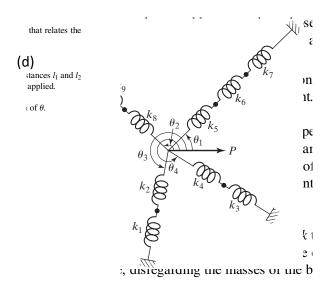
tubo em U com líquido

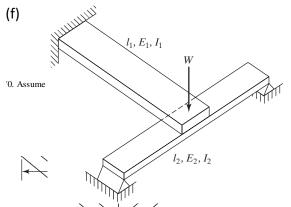
Fig. 1 (a) is used for linearing an execution instrument that finds the points in space. The legs of the tripod are located symmetrically laxis, each leg maxing an angle  $\alpha$  with the vertical. If each leg has a ness k, find the equivalent spring stiffness of the tripod in the vertical



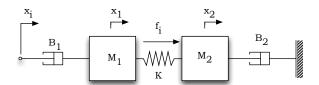


is *E* is subjected to a bending for with cross sections in the form of ow circle (of mean diameter *d* at is sections leads to an economical m.

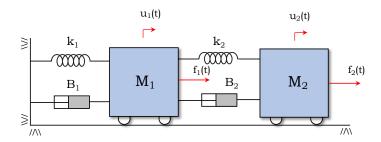




3-) O modelo mecânico mostrado abaixo possui duas entradas, o deslocamento  $x_i(t)$  e a força  $f_i(t)$ , aplicadas ao amortecedor  $B_1$  e à massa  $M_2$ , respectivamente. Estabeleça hipóteses simplificadoras que julgar necessárias.



- a) Deduza as equações diferenciais do modelo. Mostre seu trabalho!
- b) Determine as F.T.  $X_1(s)/X_i(s)$  e  $X_2(s)/X_i(s)$ .
- c) Considere que a força exercida pela mola na massa  $M_2$  seja  $f_0$ . Determine a F.T.  $F_0(s)/F_i(s)$ .
- 4-) A figura abaixo mostra o conhecido modelo mecânico de 02 graus de liberdade (02-GDL), muito empregado em estudos iniciais da dinâmica e vibrações de sistemas discretos. O modelo possui duas entradas, dadas pelas forças  $f_1(t)$  e  $f_2(t)$ , aplicadas às massas  $M_1$  e  $M_2$ . As saídas do modelo são os deslocamentos absolutos  $u_1(t)$  e  $u_2(t)$ .



a) Deduza as equações diferenciais do modelo para as entradas e saídas mencionadas. Uma vez obtidas tais equações, coloque-as na forma matricial, devendo você encontrar uma equação do tipo

$$[M]{\ddot{u}} + [B]{\dot{u}} + [K]{u} = \{p(t)\}$$
(1)

onde [M], [B] e [K] são as conhecidas matrizes de massa, amortecimento e rigidez do modelo, respectivamente e,  $\{u\} = \{u(t)\}$  e  $\{p(t)\}$  são os vetores contendo as saídas e entradas. Identifique tais matrizes no problema em questão e faça uma análise detalhada de suas características principais, escrevendo-as para fixação de conceitos.

- b) Usando as equações deduzidas no ítem anterior, obtenha as seguintes F.T. considerando-se nulas todas as condições iniciais do problema: (i)  $U_1(s)/F_1(s)$ ; (ii)  $U_2(s)/F_1(s)$ ; (iii)  $U_2(s)/F_1(s)$ ; (iv)  $U_2(s)/F_2(s)$ . Uma vez obtida as F.T. indicadas, faça uma análise comparativa entre elas, destacando suas principais semelhanças e diferencas.
- c) A resposta do sistema no domínio da Variável de Laplace s pode ser escrita da seguinte forma:

$$\{U(s)\} = [H(s)]\{F(s)\}\tag{2}$$

seu trabalho aqui é identificar para o problema em questão a matriz de F.T. [H(s)] do modelo bem como os vetores de entrada  $\{F(s)\}$  e saída  $\{U(s)\}$ .

d) Suponha agora que  $f_1(t) = f_2(t) = 0$  e que a entrada no modelo seja dado por um deslocamento horizontal e absoluto  $x_i(t)$  aplicado na fronteira do sistema (terminais esquerdos de  $k_1$  e  $B_1$ ). Repita o

ítem (a) identificando as matrizes do problema bem como os vetores envolvidos. Dica: após deduzir novamente as equações de movimento, você deverá encontrar uma equação matricial do tipo

$$[\bar{M}]\{\ddot{u}\} + [\bar{B}]\{\dot{u}\} + [\bar{K}]\{u\} = \{a\}x(t) + \{b\}\dot{x}$$
(3)

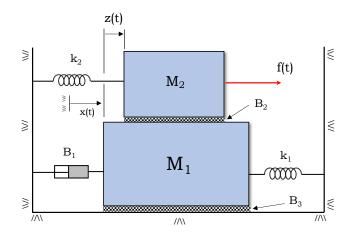
novamente, faça uma análise das grandezas encontradas e compare-as àquelas obtidas no ítem (b).

e) Usando a Transformada de Laplace, considerando nulas as condições iniciais do problema, obtenha as F.T.: (i)  $U_1(s)/X(s)$ ; (ii)  $U_2(s)/X(s)$ . E, agora, similarmente ao que foi feito no ítem (c) escreva as equações no domínio de Laplace na forma

$$\{U(s)\} = [\bar{H}(s)]\{X(s)\} \tag{4}$$

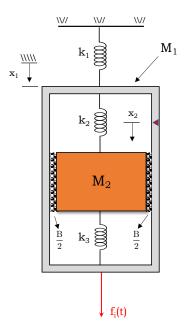
e discuta as principais diferenças entre os modelos de resposta dados pelas Equações 2 e 4.

5-) A figura abaixo mostra um modelo dinâmico onde tem-se duas massas  $M_1$  e  $M_2$ . A primeira apoia-se sobre uma superfície horizontal e plana e a segunda apoia-se sobre a primeira. Entre o solo e  $M_1$  existe uma fina camada de óleo lubrificante cuja constante viscosa equivalente é  $B_3$ . O mesmo de observa entre as superfícies superior de  $M_1$  e inferior de  $M_2$  ( $B_2$ ). A entrada do modelo é uma força horizontal f(t) aplicada à massa  $M_2$ . As variáveis x(t) e z(t) são o deslocamento absoluto de  $M_1$  e o deslocamento relativo entre  $M_1$  e  $M_2$ , respectivamente.

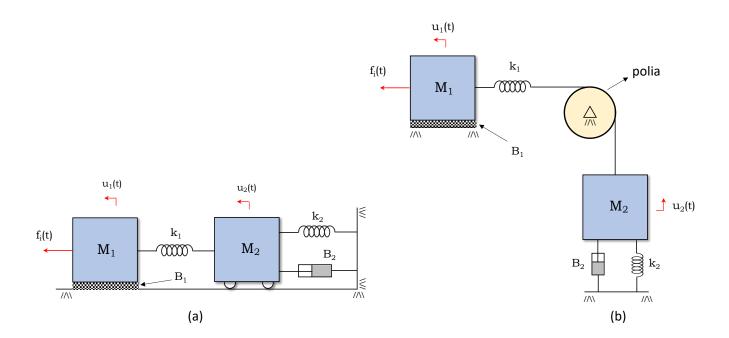


- a) Deduza as equações diferenciais de movimento para o modelo considerando como variáveis de saída as variáveis x(t) e z(t).
- b) Repita o ítem (a) agora considerando como saída x(t) e o deslocamento absoluto horizontal y(t) de  $M_2$ . Compare os resultados dos dois ítens, analisando suas semelhanças e diferenças. Sugestão: embora não solicitado, esta análise comparativa pode ser efetuada escrevendo-se as equações em ambos os casos na forma matricial!
- 6-) Para o modelo mostrado abaixo  $x_1$  e  $x_2$  denotam as elongações das molas  $k_1$  e  $k_2$ , respectivamente. Quando  $x_1 = x_2 = 0$  todas as molas encontram-se em seus comprimentos naturais (nem alongadas ou comprimidas. (i) Obtenha as equações diferenciais de movimento para o modelo para as saídas  $x_1$  e  $x_2$  mostradas; (ii) Determine os valores de  $x_1$  e de  $x_2$  que correspondem à posição

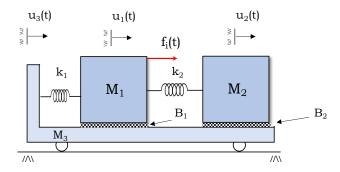
de equilíbrio estático (quando  $f_i(t)=0$ ) e as massas não apresentam qualquer oscilação.



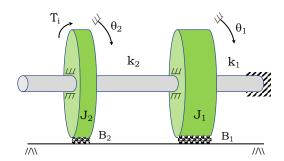
8-) Considere os modelos dinâmicos mostrados abaixo. (i) Para ambos, obtenha suas equações diferenciais no domínio do tempo e as compare. Sugestão: para esta comparação procure escrever os termos inerciais em função da velocidade das massas e não de suas acelerações. (ii) Para o modelo (b) discuta o papela da polia quanto à suas propriedades de inércia. Estabeleça hipóteses simplificadoras que julgar necessárias. Considere que nas configurações mostradas  $u_1 = 0$  e  $u_2 = 0$  correspondem as condições onde as molas se encontram em seus comprimentos naturais.



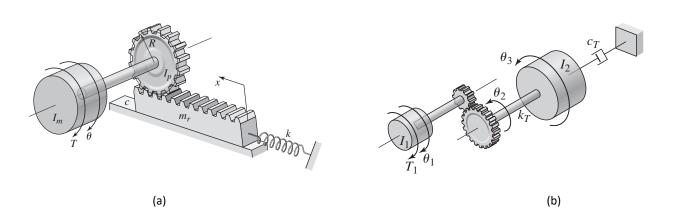
9-) Para o modelo físico abaixo, as forças de mola são nulas quando  $u_1 = u_2 = u_3 = 0$ . Considere, inicialmente a base estacionária tal que  $u_3 = 0$ . Obtenha as equações de movimento para a entrada mostrada. Agora, repita o problema quando a base de massa  $M_3$  é liberada a se mover sobre o plano.



10-) No modelo geométrico mostrado abaixo, os dois eixos são considerados flexíveis, com constantes elásticas torsionais respectivamente iguais a  $k_1$  e  $k_2$ . Os dois discos, de momentos de inércia  $J_1$  e  $J_2$  são apoiados em mancais cujo atrito com os eixos pode ser desprezado comparativamente aos elementos viscosos  $B_1$  e  $B_2$ . (i) Obtenha as equações diferenciais para os discos em termos dos deslocamentos angulares mostrados; (ii) Obtenha em seguida as F.T. relacionando essas variáveis de saída à entrada torque  $T_i(t)$ .



11-) A figura abaixo mostra dois modelos geométricos muito usados em projeto de máquinas: (a) sistema pinhão (engrenagem reta de raio R) e cremalheira ("engrenagem"linear); (b) sistema pinhão (engrenagem menor) - coroa (engrenagem maior). Em ambos os casos considere que a entrada no modelo seja um torque T e  $T_1$  aplicados conforme indicado. Para (a) determine a F.T. relacionando o deslocamento horizontal x(t) da cremalheira, que se move numa guia horizontal, existindo uma fina camada viscosa de constante equivalente c entre a superfície inferior da cremalheira e o plano. Para o modelo (b) obenta a F.T. relacionando o deslocamento angular  $\theta_3$  da inércia  $I_2$  em relação ao torque de entrada  $T_1$ . Estabeleça as hipóteses simplificadoras que julgar necessárias.



12-) Para o modelo mostrado abaixo determine a F.T. relacionando o deslocamento absoluto da massa M, x(t) com a força tangencial  $f_a(t)$  aplicada ao volante de momento de inércia J. Estabeleça hipóteses que julgar necessárias.

