



**INSTITUTO FEDERAL**  
Sul-rio-grandense

Câmpus  
Passo Fundo

EDUCAÇÃO  
**PÚBLICA**  
**100%**  
GRATUITA

# FUNDAMENTOS DE VIBRAÇÃO

Alexsander Furtado Carneiro

# CONCEITOS BÁSICOS DE VIBRAÇÃO

## VIBRAÇÃO

- Qualquer movimento que se repita após um intervalo de tempo é denominado ***vibração*** ou ***oscilação***.
- A teoria de vibração trata do assunto de movimentos oscilatórios de corpos e as forças associadas a eles.

# CONCEITOS BÁSICOS DE VIBRAÇÃO

## PARTES ELEMENTARES DE SISTEMAS VIBRATÓRIOS

- Em geral, um sistema vibratório inclui um meio para armazenar energia potencial (mola ou elasticidade), um meio para armazenar energia cinética (massa ou inércia) e um meio de perda gradual de energia (amortecedor).
- A vibração de um sistema envolve a transferência alternada de sua energia potencial para energia cinética e de energia cinética para energia potencial.
- Se o sistema for amortecido certa quantidade de energia é dissipada em cada ciclo de vibração.

# CONCEITOS BÁSICOS DE VIBRAÇÃO

## GRAUS DE LIBERDADE

- O número mínimo de coordenadas independentes requeridas para determinar completamente as posições de todas as partes de um sistema a qualquer instante define o grau de liberdade do sistema.
- As coordenadas necessárias para descrever o movimento de um sistema constituem um conjunto de coordenadas generalizadas. As coordenadas generalizadas normalmente são denotadas por  $q_1, q_2, \dots$  e podem representar coordenadas cartesianas ou não cartesianas.

# CONCEITOS BÁSICOS DE VIBRAÇÃO

## SISTEMAS DISCRETOS E CONTÍNUOS

- Uma grande quantidade de sistemas práticos pode ser descrita usando um número finito de graus de liberdade.
- Alguns sistemas, em especial os que envolvem elementos elásticos contínuos, têm um número infinito de graus de liberdade.
- Sistemas com um número finito de graus de liberdade são denominados sistemas ***discretos*** ou de ***parâmetros concentrados***.
- Sistemas que tem um número infinito de graus de liberdade são denominados ***sistemas contínuos*** ou ***distribuídos***.

# CONCEITOS BÁSICOS DE VIBRAÇÃO

## SISTEMAS DISCRETOS E CONTÍNUOS

- Na maioria das vezes, sistemas contínuos são aproximados como sistemas discretos, e as soluções são obtidas de uma maneira mais simples.

# CLASSIFICAÇÃO DE VIBRAÇÕES

## VIBRAÇÃO LIVRE E VIBRAÇÃO FORÇADA

- Se um sistema após uma perturbação inicial, continuar a vibrar por conta própria, a vibração resultante é conhecida como **vibração livre**. Nenhuma força externa age sobre o sistema.
- Se um sistema estiver sujeito a uma força externa (muitas vezes uma força repetitiva), a vibração resultante é conhecida como **vibração forçada**.
- Se a frequência da força externa coincidir com uma das frequências naturais do sistema, ocorre uma condição conhecida como ressonância, e o sistema sofre oscilações perigosamente grandes.

# CLASSIFICAÇÃO DE VIBRAÇÕES

## VIBRAÇÃO NÃO AMORTECIDA E AMORTECIDA

- Se nenhuma energia for perdida ou dissipada por atrito ou outra resistência durante a oscilação, a vibração é conhecida como ***vibração não amortecida***.
- Todavia, se qualquer energia for perdida dessa maneira, ela é denominada ***vibração amortecida***.
- Em muitos casos, a quantidade de amortecimento é tão pequena que pode ser desprezada, porém quando se analisa a ressonância não se deve desprezar o amortecimento.

# CLASSIFICAÇÃO DE VIBRAÇÕES

## VIBRAÇÃO LINEAR E NÃO LINEAR

- Se todos os componentes básicos de um sistema vibratório – a mola, a massa e o amortecedor – comportarem-se linearmente, a vibração resultante é conhecida como ***vibração linear***.
- Contudo, se qualquer dos elementos se comportar não linearmente, a vibração é denominada ***vibração não linear***.

# CLASSIFICAÇÃO DE VIBRAÇÕES

## VIBRAÇÃO DETERMINÍSTICA E ALEATÓRIA

- Se o valor ou magnitude da excitação (força ou movimento) que está agindo sobre um sistema vibratório for conhecido a qualquer dado instante, a excitação é denominada determinística. A vibração resultante é conhecida como ***vibração determinística***.
- Se a excitação for aleatória, a vibração resultante é denominada ***vibração aleatória***. No caso da vibração aleatória, a resposta vibratória do sistema também é aleatória; só pode ser descrita em termos de quantidades estatísticas.

# PROCEDIMENTO DE ANÁLISE DE VIBRAÇÕES

- Um sistema vibratório é um sistema dinâmico para o qual as variáveis como as excitações (entradas) e respostas (saídas) são dependentes no tempo. Em geral, a resposta de um sistema vibratório depende das condições iniciais, bem como das excitações externas.
- A análise de um sistema vibratório normalmente envolve modelagem matemática, obtenção de equações governantes, solução das equações e interpretação dos resultados.

# PROCEDIMENTO DE ANÁLISE DE VIBRAÇÕES

## Etapa 1: Modelagem matemática

A finalidade da modelagem matemática é representar todos os aspectos importantes do sistema com o propósito de obter as equações matemáticas (ou analíticas) que governam o comportamento do sistema. O modelo matemático deve incluir detalhes suficientes para conseguir descrever o sistema em termos de equações sem torna-lo muito complexo. O modelo matemático pode ser linear ou não linear, dependendo do comportamento dos componentes do sistema.

# PROCEDIMENTO DE ANÁLISE DE VIBRAÇÕES

## Etapa 2: Derivação das equações governantes

Uma vez disponível o modelo matemático, usamos os princípios da dinâmica e derivamos as equações que descrevem a vibração do sistema. As equações de movimento podem ser derivadas convenientemente desenhando-se os diagramas de corpo livre de todas as massas envolvidas.

As equações podem ser lineares ou não lineares dependendo do comportamento dos componentes do sistema.

# PROCEDIMENTO DE ANÁLISE DE VIBRAÇÕES

## Etapa 3: Solução das equações governantes

As equações de movimento devem ser resolvidas para determinar a resposta do sistema vibratório. Dependendo da natureza do problema, podemos usar uma das seguintes técnicas para determinar a solução: métodos padronizados para resolver equações diferenciais, métodos que utilizam transformadas de Laplace, métodos matriciais e métodos numéricos.

Métodos numéricos que envolvem computadores podem ser usados para resolver as equações.

# PROCEDIMENTO DE ANÁLISE DE VIBRAÇÕES

## Etapa 4: Interpretação dos resultados

A solução das equações governantes fornece os deslocamentos, velocidade e acelerações das várias massas do sistema. Esses resultados podem ser interpretados com uma clara visão da finalidade da análise e das possíveis implicações dos resultados no projeto.

# ELEMENTOS DE MOLA

Uma mola linear é um tipo de elo mecânico cuja massa e amortecimento são, de modo geral, considerados desprezíveis. Uma força é desenvolvida na mola sempre que houver um movimento relativo entre suas duas extremidades. A força da mola é proporcional à quantidade de deformação e é dada por:

$$F = kx \quad (1.1)$$

Onde  $F$  é a força da mola,  $x$  é a deformação (deslocamento de uma extremidade em relação à outra) e  $k$  é a rigidez da mola ou constante elástica.

# ELEMENTOS DE MOLA

O trabalho realizado ( $U$ ) na deformação de uma mola é armazenado como deformação ou energia potencial na mola, e é dado por:

$$U = \frac{1}{2} kx^2 \quad (1.2)$$

# ELEMENTOS DE MOLA

- Molas reais são não lineares e seguem a Equação (1.1) apenas até certa deformação.
- Em muitas aplicações práticas, admitimos que as deflexões são pequenas e usamos a relação linear na Equação (1.1).

# ELEMENTOS DE MOLA

Elementos elásticos como vigas também comportam-se como molas. Por exemplo, considere uma viga em balanço com uma massa  $m$  na extremidade como mostrado na Figura 1.21.

Admitimos, por simplicidade, que a massa da viga é desprezível em comparação com a massa  $m$ .

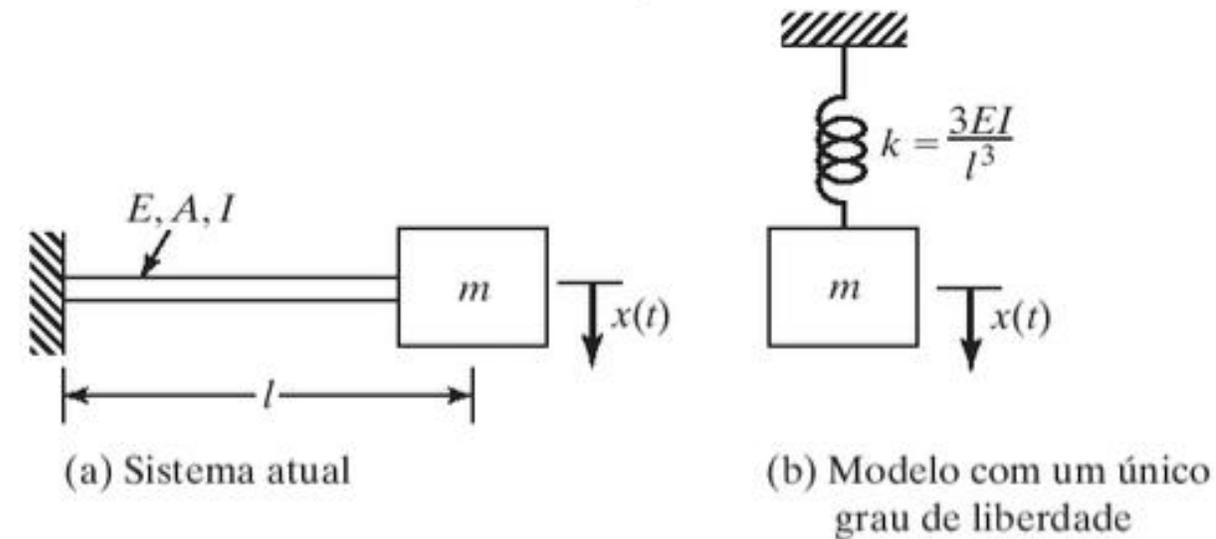


FIGURA 1.21 Viga em balanço com massa na extremidade.

# ELEMENTOS DE MOLA

Pela resistência dos materiais, sabemos que a deflexão estática da viga na extremidade livre é dada por:

$$\delta_{st} = \frac{Wl^3}{3EI} \quad (1.6)$$

Onde  $W = mg$  é o peso da massa  $m$ ,  $E$  é o módulo de Young, e  $I$  é o momento de inércia da seção transversal da viga.

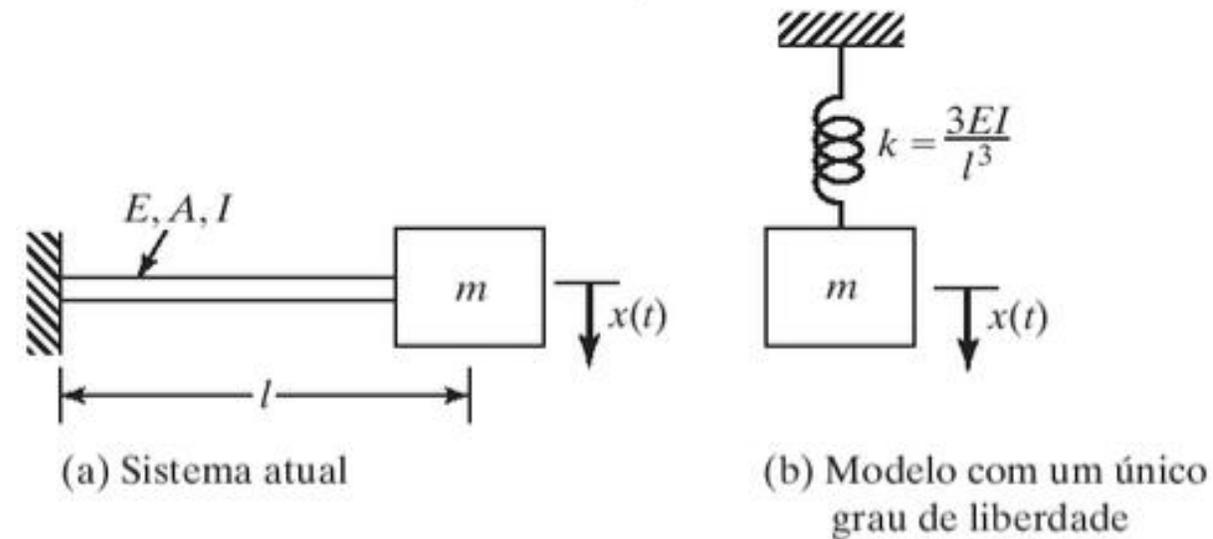


FIGURA 1.21 Viga em balanço com massa na extremidade.

# ELEMENTOS DE MOLA

Como consequência, a constante elástica é:

$$k = \frac{W}{\delta_{st}} = \frac{3EI}{l^3}$$

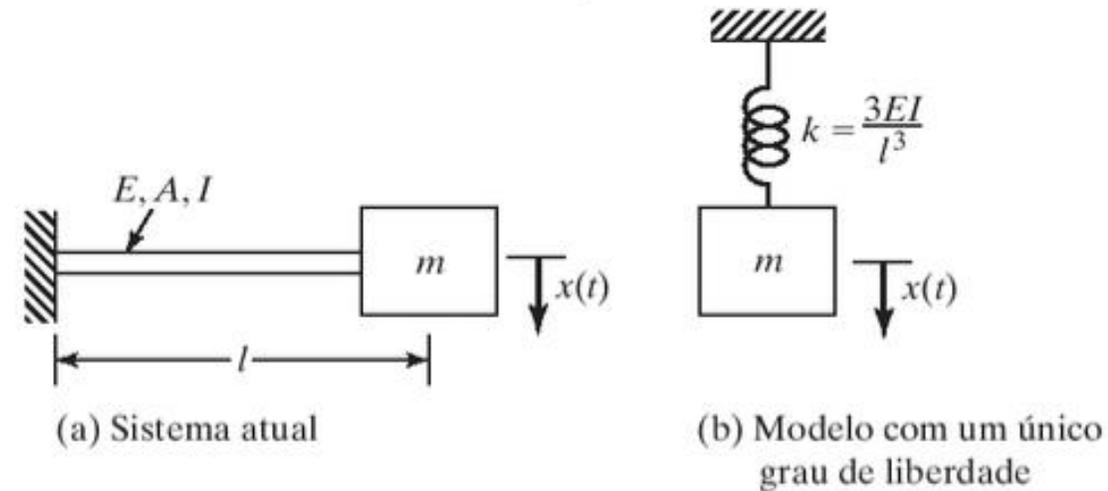


FIGURA 1.21 Viga em balanço com massa na extremidade.

# ELEMENTOS DE MOLA

## ASSOCIAÇÕES DE MOLAS

Em muitas aplicações práticas, várias molas lineares são usadas em associação. Essas molas podem ser associadas em uma única mola equivalente.

**Caso 1: Molas em paralelo:** Em geral, se tivermos  $n$  molas com constantes elásticas  $k_1, k_2, \dots, k_n$ , em paralelo, então, pode-se obter a constante elástica equivalente  $k_{eq}$ :

$$k_{eq} = k_1 + k_2 + \dots + k_n \quad (1.11)$$

# ELEMENTOS DE MOLA

## ASSOCIAÇÕES DE MOLAS

**Caso 2: Molas em série:** Para  $n$  molas em série temos a seguinte equação.

$$\frac{1}{k_{eq}} = \frac{1}{k_1} + \frac{1}{k_2} + \dots + \frac{1}{k_n} \quad (1.17)$$

# ELEMENTOS DE MOLA

## ASSOCIAÇÕES DE MOLAS

Exemplo 1.2 -  $k$  equivalente de um sistema de suspensão

A Figura 1.24 mostra o sistema de suspensão de um vagão ferroviário de carga com um arranjo de molas em paralelo.

Determine a constante elástica equivalente da suspensão se cada uma das três molas helicoidais for fabricada em aço com um módulo de elasticidade transversal  $G = 80 \times 10^9 \text{ N/m}^2$  e tiver cinco espiras efetivas, diâmetro médio do enrolamento  $D = 20 \text{ cm}$ , e diâmetro do arame  $d = 2 \text{ cm}$ .



FIGURA 1.24 Arranjo em paralelo de molas em um vagão ferroviário de carga. (Cortesia de Buckeye Steel Castings Company.)

# ELEMENTOS DE MOLA

## ASSOCIAÇÕES DE MOLAS

Exemplo 1.3 – Constante elástica torcional de um eixo de um propulsor a hélice

Determine a constante elástica torcional do eixo de hélice em aço mostrado na Figura 1.25.

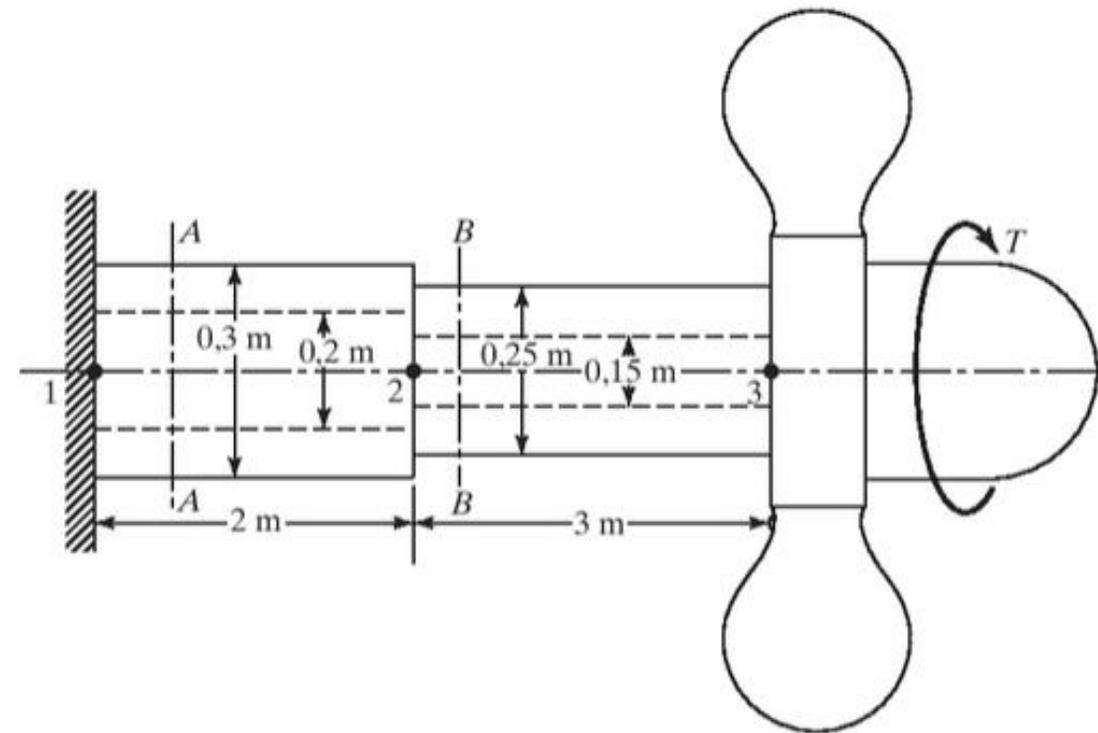


FIGURA 1.25 Eixo de um propulsor a hélice.

# ELEMENTOS DE MASSA OU INÉRCIA

- ✓ Admite-se que o elemento de massa ou inércia é um corpo rígido; pode ganhar ou perder energia cinética sempre que a velocidade do corpo mudar.
- ✓ Pela segunda lei de Newton, o produto da massa por aceleração é igual à força aplicada à massa.
- ✓ Trabalho é igual à força multiplicada pelo deslocamento na direção da força.
- ✓ O trabalho realizado sobre uma massa é armazenado na forma de energia cinética da massa.

# ELEMENTOS DE MASSA OU INÉRCIA

## ASSOCIAÇÃO DE MASSAS

Em muitas aplicações práticas, várias massas aparecem associadas. Para uma análise simples, podemos substituir essas massas por uma única massa equivalente.

**Caso 1: Massas de translação ligadas por uma barra rígida.** Consideremos as massas ligadas a uma barra rígida articulada em uma extremidade, como mostrado na Figura 1.29 (a). Supomos que a localização da massa equivalente seja a da massa  $m_1$ .

$$m_{eq} = m_1 + \left(\frac{l_2}{l_1}\right)^2 m_2 + \left(\frac{l_3}{l_1}\right)^2 m_3 \quad (1.21)$$

# ELEMENTOS DE MASSA OU INÉRCIA

## ASSOCIAÇÃO DE MASSAS

Caso 1: Massas de translação ligadas por uma barra rígida.

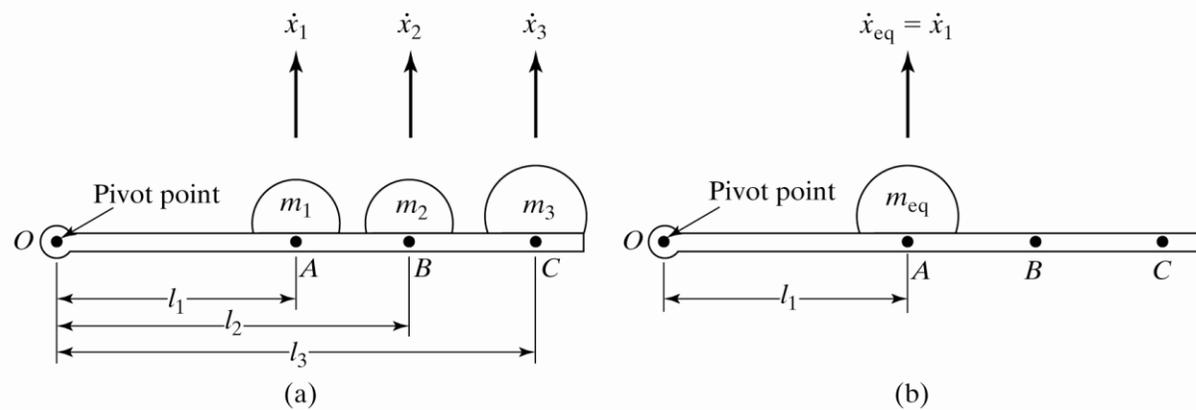


Figure 1.29

Translational masses connected by a rigid bar.

# ELEMENTOS DE MASSA OU INÉRCIA

## ASSOCIAÇÃO DE MASSAS

**Caso 2: Massas de translação e rotacionais acopladas.** Considere a massa  $m$ , com velocidade de translação  $\dot{x}$ , acoplada a outra massa (de momento de inércia de massa  $J_0$ ) com velocidade rotacional  $\dot{\theta}$ , com no arranjo de cremalheira e pinhão mostrado no Figura 1.30.

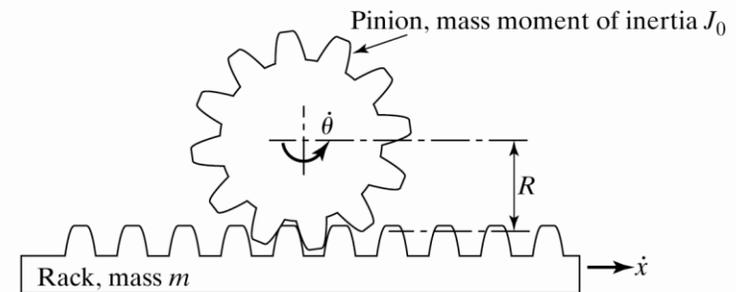


Figure 1.30  
Translational and rotational masses in a rack and pinion arrangement.

# ELEMENTOS DE MASSA OU INÉRCIA

## ASSOCIAÇÃO DE MASSAS

**Caso 2: Massas de translação e rotacionais acopladas.** Essas duas massas podem ser associadas para obter (1) uma única massa equivalente de translação  $m_{eq}$ , ou (2) uma única massa equivalente rotacional  $J_{eq}$ .

$$(1) m_{eq} = m + \frac{J_0}{R^2} \quad (1.24)$$

$$(2) J_{eq} = J_0 + mR^2 \quad (1.25)$$

# ELEMENTOS DE AMORTECIMENTO

- ✓ Em muitos sistemas práticos, a energia de vibração é gradativamente convertida em calor ou som. Em virtude da redução da energia, a resposta, tal como o deslocamento do sistema, diminui gradativamente.
- ✓ O mecanismo pelo qual a energia de vibração é gradativamente convertida em calor ou som é conhecido como *amortecimento*.
- ✓ Admite-se que um amortecedor não tem nem massa nem elasticidade, que a força de amortecimento só existe se houver uma velocidade relativa entre suas duas extremidades.

# ELEMENTOS DE AMORTECIMENTO

É difícil determinar as causas do amortecimento. Por isso é modelado em:

**Amortecimento viscoso:** é o mecanismo de amortecimento mais comumente usado em análise de vibrações. Quando sistemas mecânicos vibram em um meio fluido como ar, gás, água e óleo, a resistência oferecida pelo fluido ao corpo em movimento faz que a energia seja dissipada. Nesse caso, a quantidade de energia dissipada depende de muitos fatores como o tamanho e a forma do corpo em vibração, a viscosidade do fluido, a frequência de vibração e a velocidade do corpo. A força de amortecimento é proporcional à velocidade do corpo vibratório.

# ELEMENTOS DE AMORTECIMENTO

**Amortecimento Coulomb ou por atrito seco:** Neste tipo, a magnitude da força de amortecimento é constante, mas no sentido oposto ao movimento do corpo vibratório. O amortecimento, nesse caso, é causado pelo atrito entre superfícies em contato que estejam secas ou não tenham lubrificação suficiente.

# ELEMENTOS DE AMORTECIMENTO

**Amortecimento material ou sólido ou por histerese:** Quando um material é deformado, ele absorve e dissipa energia. O efeito deve-se ao atrito entre os planos internos, que deslizam ou escorregam enquanto as deformações ocorrem. Quando um corpo com amortecimento por histerese é sujeito à vibração, o diagrama tensão-deformação mostra um ciclo de histerese. A área desse ciclo denota a energia perdida por unidade de volume do corpo por ciclo devido ao amortecimento.

# ELEMENTOS DE AMORTECIMENTO

## Amortecimento material ou sólido ou por histerese:

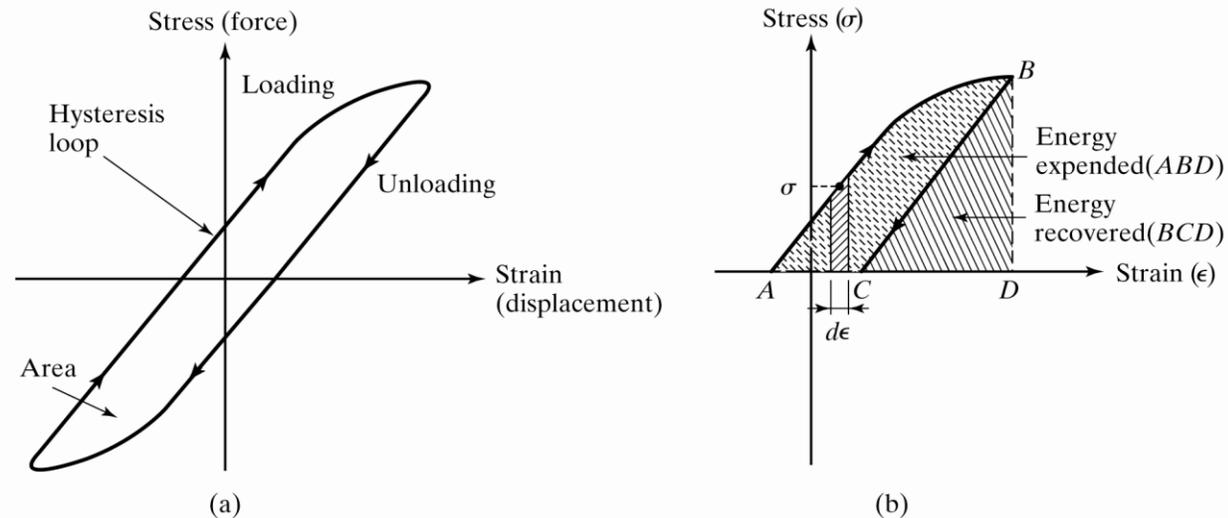


Figure 1.33  
Hysteresis loop for elastic materials.

# ELEMENTOS DE AMORTECIMENTO

## CONSTRUÇÃO DE AMORTECEDORES VISCOÇOS

Um amortecedor viscoso pode ser construído usando-se duas placas paralelas separadas por uma distância  $h$ , com um fluido de viscosidade  $\mu$  entre as placas (Figura 1.34). Considere que uma das placas é fixa e a outra está movimentando-se com uma velocidade  $v$  em seu próprio plano.

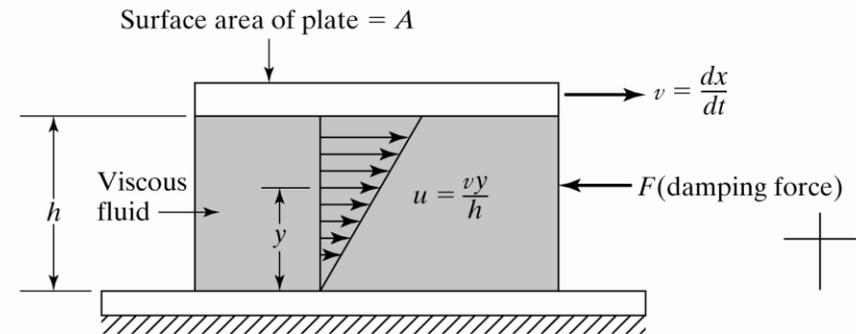


Figure 1.34  
Parallel plates with a viscous fluid in between.

# ELEMENTOS DE AMORTECIMENTO

## CONSTRUÇÃO DE AMORTECEDORES VISCOSOS

Segundo a lei de Newton de fluxo viscoso, a tensão de cisalhamento ( $\tau$ ) desenvolvida na camada de fluido a uma distância  $y$  da placa fixa é dada por:

$$\tau = \mu \frac{du}{dy} \quad (1.26)$$

Onde  $\frac{du}{dy} = v/h$  é o gradiente de velocidade.

# ELEMENTOS DE AMORTECIMENTO

## CONSTRUÇÃO DE AMORTECEDORES VISCOÇOS

A força de cisalhamento ou de resistência ( $F$ ) desenvolvida na superfície inferior da placa em movimento é:

$$F = \tau A = \frac{\mu A v}{h} = c v \quad (1.27)$$

Onde  $A$  é a área da superfície da placa em movimento e:

$$c = \frac{\mu A}{h} \quad (1.28)$$

$c$  é denominada constante de amortecimento.

# ELEMENTOS DE AMORTECIMENTO

## ASSOCIAÇÃO DE AMORTECEDORES

Quando amortecedores aparecem em associação, eles podem ser substituídos por um amortecedor equivalente.

EXEMPLO 1.10 – Constante elástica equivalente e constante de amortecimento equivalente de um suporte de máquina-ferramenta.

Uma fresadora de precisão está apoiada em quatro suportes isoladores de choque como mostrado na Figura 1.37 (a). A elasticidade e o amortecimento de cada isolador de choque podem ser modeladas como uma mola e um amortecedor viscoso, como mostrado na Figura 1.37 (b).

# ELEMENTOS DE AMORTECIMENTO

## ASSOCIAÇÃO DE AMORTECEDORES

EXEMPLO 1.10 – Constante elástica equivalente e constante de amortecimento equivalente de um suporte de máquina-ferramenta.

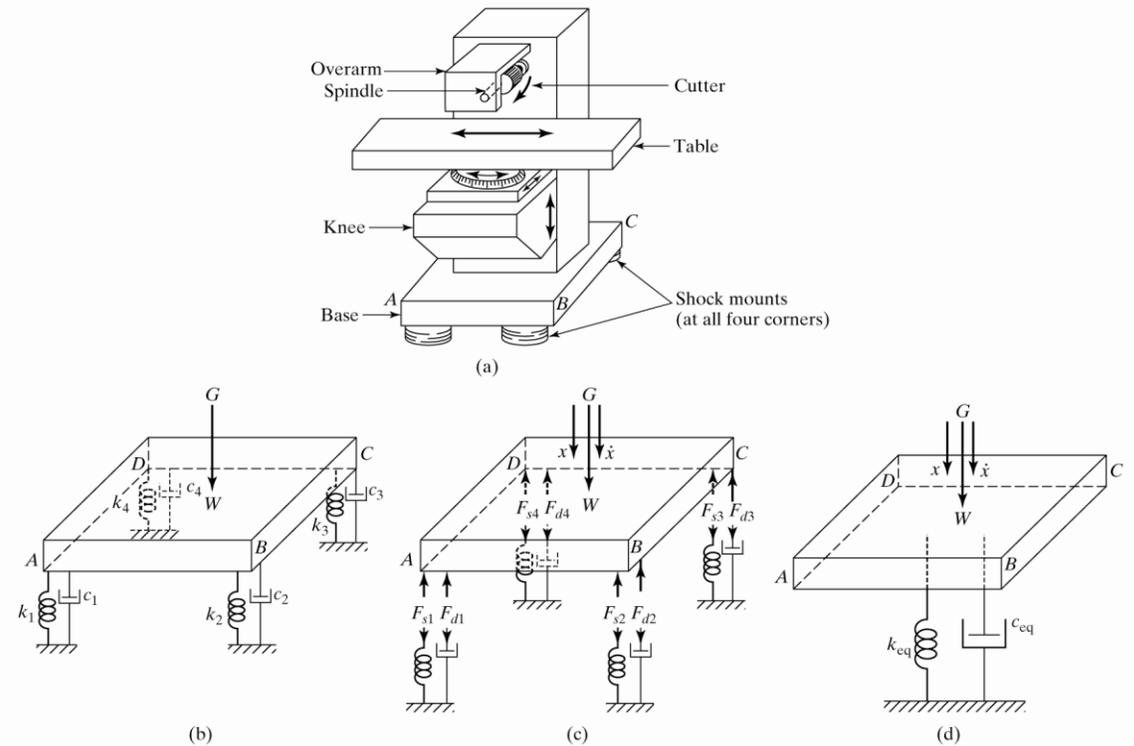


Figure 1.37  
Horizontal milling machine.

# ELEMENTOS DE AMORTECIMENTO

## ASSOCIAÇÃO DE AMORTECEDORES

EXEMPLO 1.10 – Constante elástica equivalente e constante de amortecimento equivalente de um suporte de máquina-ferramenta.

Determine a constante elástica equivalente,  $k_{eq}$ , e a constante de amortecimento equivalente,  $c_{eq}$ , do suporte da máquina-ferramenta em termos das constantes elásticas ( $k_i$ ) e das constantes de amortecimento ( $c_i$ ) dos apoios.

# ELEMENTOS DE AMORTECIMENTO

## ASSOCIAÇÃO DE AMORTECEDORES

EXEMPLO 1.10 – Constante elástica equivalente e constante de amortecimento equivalente de um suporte de máquina-ferramenta.

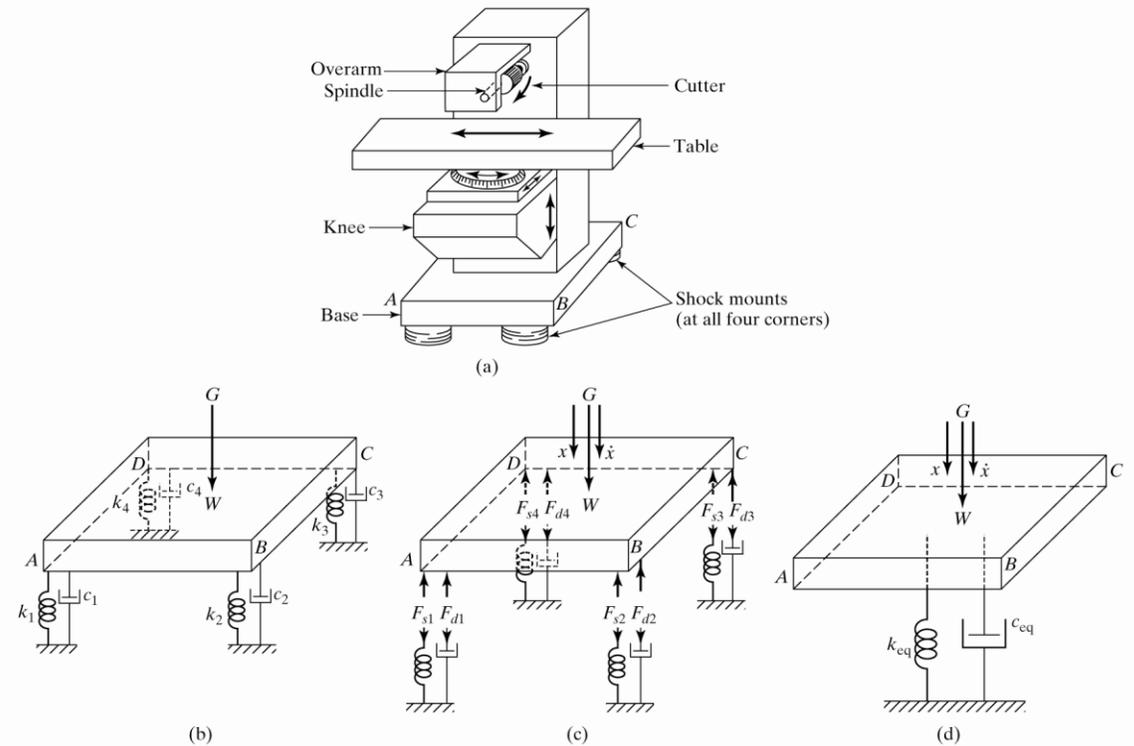


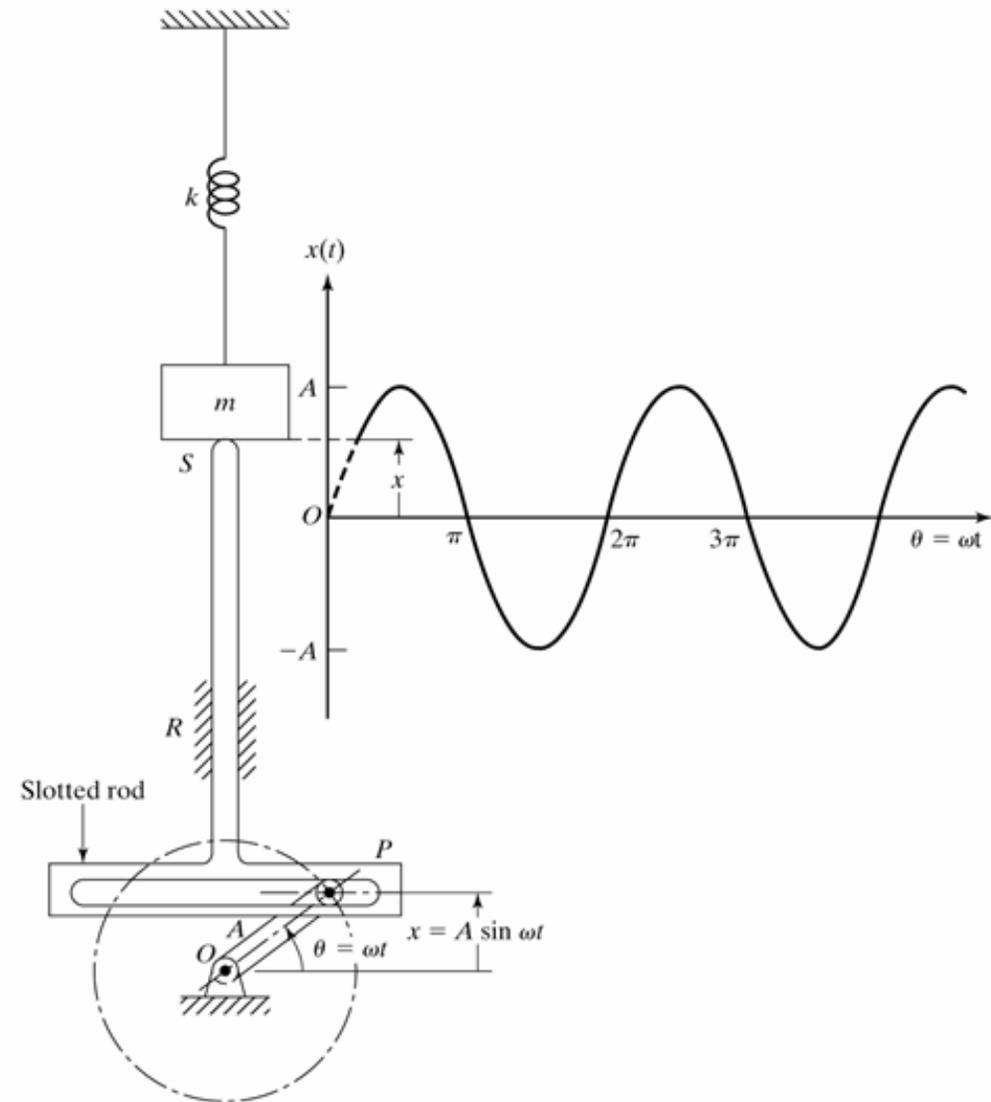
Figure 1.37  
Horizontal milling machine.

# MOVIMENTO HARMÔNICO

Movimento oscilatório pode repetir-se regularmente, como no caso de um pêndulo simples, ou pode apresentar considerável irregularidade, como acontece com o movimento do solo durante um terremoto. Se o movimento for repetido a intervalos de tempo iguais, é denominado *movimento periódico*. O tipo mais simples de movimento periódico é o *movimento harmônico*.

# MOVIMENTO HARMÔNICO

$$x = A \sin \theta = A \sin \omega t \quad (1.30)$$



# MOVIMENTO HARMÔNICO

## DEFINIÇÕES E TERMINOLOGIA

As seguintes definições e terminologia são úteis quando se trata de movimento harmônico e outras funções periódicas.

**Ciclo.** O movimento de um corpo vibratório de sua posição de repouso ou equilíbrio até a sua posição extrema em um sentido, então até a posição de equilíbrio, daí até a sua posição extrema no outro sentido e de volta à posição de equilíbrio é denominada um ciclo de vibração.

# MOVIMENTO HARMÔNICO

## DEFINIÇÕES E TERMINOLOGIA

**Amplitude.** O máximo deslocamento de um corpo vibratório em relação à sua posição de equilíbrio é denominado *amplitude de vibração*.

**Período de oscilação.** O tempo que leva para concluir um ciclo de movimento é conhecido como período de oscilação ou período e é denotado por  $\tau$ .

$$\tau = \frac{2\pi}{\omega} \quad (1.59)$$

Onde  $\omega$  é denominada frequência angular.

# MOVIMENTO HARMÔNICO

## DEFINIÇÕES E TERMINOLOGIA

**Frequência de oscilação.** O número de ciclos por unidade de tempo é denominado *frequência de oscilação* ou simplesmente *frequência* e é denotado por  $f$ . Assim:

$$f = \frac{1}{\tau} = \frac{\omega}{2\pi} \quad (1.60)$$

$f$  é medida em ciclos por segundo (Hertz), enquanto  $\omega$  é medida em radianos por segundo.

# MOVIMENTO HARMÔNICO

## DEFINIÇÕES E TERMINOLOGIA

**Ângulo de fase.** Considere dois movimentos vibratórios denotados por:

$$x_1 = A_1 \operatorname{sen} \omega t \quad (1.61)$$

$$x_2 = A_2 \operatorname{sen} (\omega t + \phi) \quad (1.62)$$

Os dois movimentos harmônicos dados pelas equações (1.61) e (1.62) são denominados síncronos porque tem a mesma frequência ou velocidade angular,  $\omega$ .

Neste sentido o máximo da equação (1.62) ocorre  $\phi$  radianos antes que o da equação (1.61). Sendo assim  $\phi$  é chamado de *ângulo de fase*.

# MOVIMENTO HARMÔNICO

## DEFINIÇÕES E TERMINOLOGIA

**Frequência natural.** Se, após uma perturbação inicial, um sistema continuar a vibrar por si próprio sem a ação de forças externas, a frequência com que ele oscila é conhecida como sua *frequência natural*.

**Batimentos.** Quando dois movimentos harmônicos cujas frequências estão próximas uma da outra são somados, o movimento resultante exibe um fenômeno conhecido como batimentos. O fenômeno de batimentos é frequentemente observado em máquinas, estruturas e centrais elétricas.

# ANÁLISE HARMÔNICA

## EXPANSÃO POR SÉRIE DE FOURIER

Se  $x(t)$  é uma função periódica com período  $\tau$ , sua representação por série de Fourier é dada por:

$$x(t) = \frac{a_0}{2} + a_1 \cos \omega t + a_2 \cos 2\omega t + \dots + b_1 \text{sen } \omega t + b_2 \text{sen } 2\omega t + \dots$$

$$x(t) = \frac{a_0}{2} + \sum_{n=1}^{\infty} (a_n \cos n\omega t + b_n \text{sen } n\omega t) \quad (1.70)$$

Onde  $\omega = 2\pi/\tau$  é a frequência fundamental e  $a_0, a_1, a_2, \dots, b_0, b_1, b_2 \dots$  são coeficientes constantes.

# ANÁLISE HARMÔNICA

## EXPANSÃO POR SÉRIE DE FOURIER

Para determinar os coeficientes  $a_n$  e  $b_n$ :

$$a_0 = \frac{\omega}{\pi} \int_0^{2\pi/\omega} x(t) dt = \frac{2}{\tau} \int_0^{\tau} x(t) dt \quad (1.71)$$

$$a_n = \frac{\omega}{\pi} \int_0^{2\pi/\omega} x(t) \cos n\omega t dt = \frac{2}{\tau} \int_0^{\tau} x(t) \cos n\omega t dt \quad (1.72)$$

$$b_n = \frac{\omega}{\pi} \int_0^{2\pi/\omega} x(t) \sen n\omega t dt = \frac{2}{\tau} \int_0^{\tau} x(t) \sen n\omega t dt \quad (1.73)$$

# ANÁLISE HARMÔNICA

## EXPANSÃO POR SÉRIE DE FOURIER

Exemplo 1.13 – Análise numérica de Fourier

As variações da pressão da água dentro de um cano medidas a intervalos de 0,01 segundo são dadas na Tabela 1.1. Essas variações são de natureza repetitiva. Faça uma análise harmônica das variações da pressão e determine as três primeiras harmônicas da expansão por série de Fourier.

TABELA 1.1

Estação de tempo, $i$	Tempo (s), $t_i$	Pressão (kN/m <sup>2</sup> ), $p_i$
0	0	0
1	0,01	20
2	0,02	34
3	0,03	42
4	0,04	49
5	0,05	53
6	0,06	70
7	0,07	60
8	0,08	36
9	0,09	22
10	0,10	16
11	0,11	7
12	0,12	0

# REFERENCIAS

RAO, Singiresu. Vibrações mecânicas. 4.ed. São Paulo, SP: Pearson, c2009. 424 p.  
ISBN 9788576052005.

**MUITO**  
**OBRIGADO**

Alexsander Furtado Carneiro  
Professor de Eletrotécnica

**[www.ifsul.edu.br](http://www.ifsul.edu.br)**  
E-mail de contato  
**TELEFONE DE CONTATO**