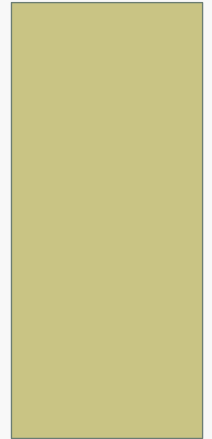




**Universidade Federal do Pará
Instituto de Tecnologia
Faculdade de Engenharia Mecânica**

MECÂNICA GERAL

**PROFESSOR: IGOR DOS SANTOS GOMES
E-MAIL: IGOR.GOMES@ITEC.UFPA.BR**



EQUILÍBRIO DE CORPOS RÍGIDOS, TRELIÇAS PLANAS E ESFORÇOS INTERNOS

Parte 1: Equilíbrio de um corpo rígido

- 4.1. Condições de equilíbrio do corpo rígido
- 4.2. Diagrama de corpo livre
- 4.3. Equações de equilíbrio
- 4.4. Membros de duas e de três forças
- 4.5. Equilíbrio em três dimensões
- 4.6. Restrições e determinância estática

Parte 2: Trelças planas

- 4.5. Método dos nós
- 4.6. Membros de força zero
- 4.7. Método das seções

Parte 3: Esforços internos

- 4.8. Cargas internas desenvolvidas em membros estruturais
- 4.9. Equações e diagramas de força cortante e de momento fletor
- 4.10. Relações entre carga distribuída, força cortante e momento fletor

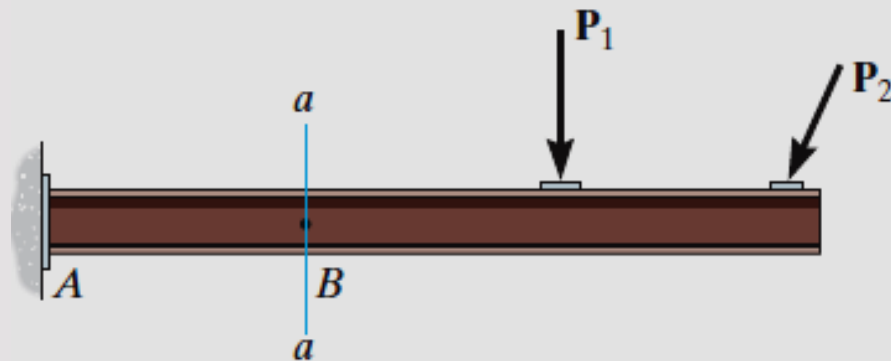
PARTE 3: ESFORÇOS INTERNOS

4.8. Cargas internas desenvolvidas em membros estruturais

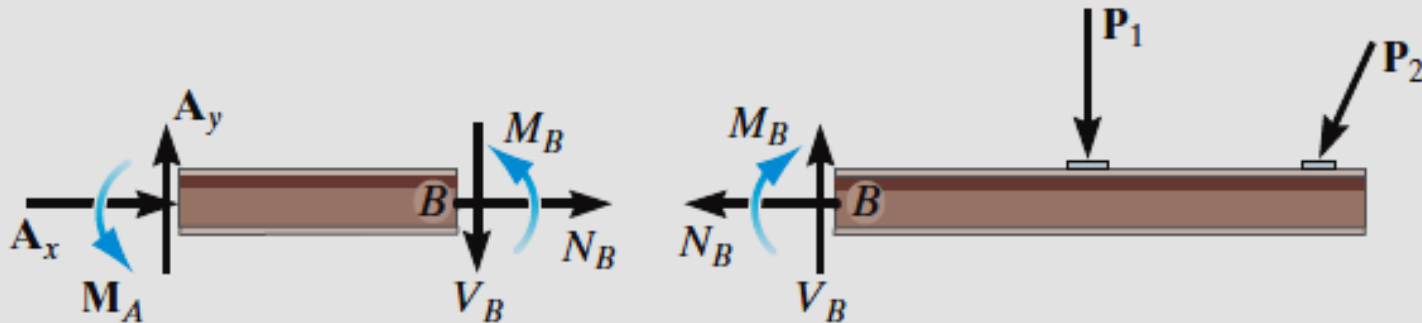
4.9. Equações e diagramas de força cortante e de momento fletor

4.8. CARGAS INTERNAS DESENVOLVIDAS EM MEMBROS ESTRUTURAIS

- Para projetar um membro estrutural ou mecânico, é preciso conhecer as cargas atuando dentro do membro, a fim de garantir que o material possa resistir a elas;
- As cargas internas podem ser determinadas usando o **método das seções**.



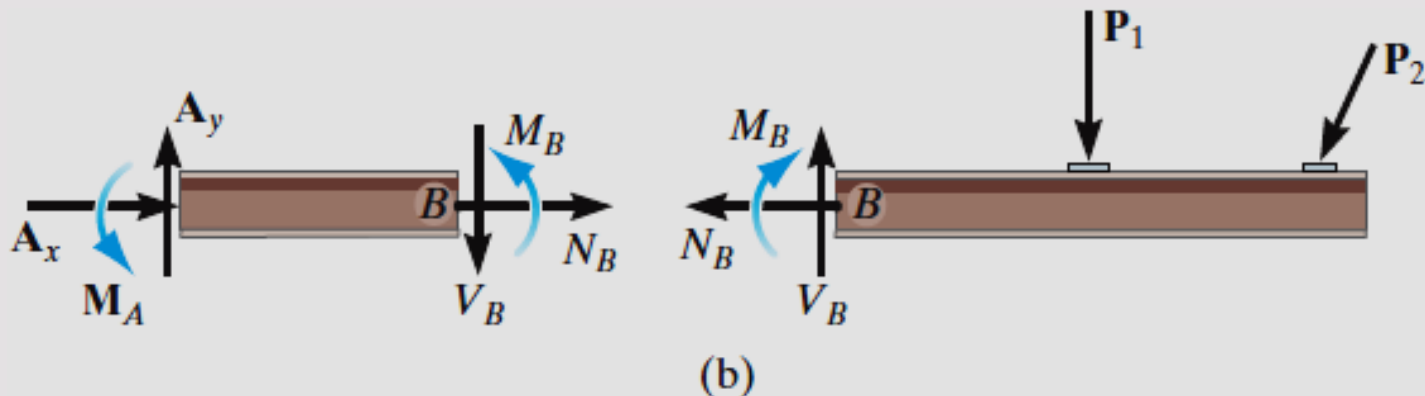
(a)



(b)

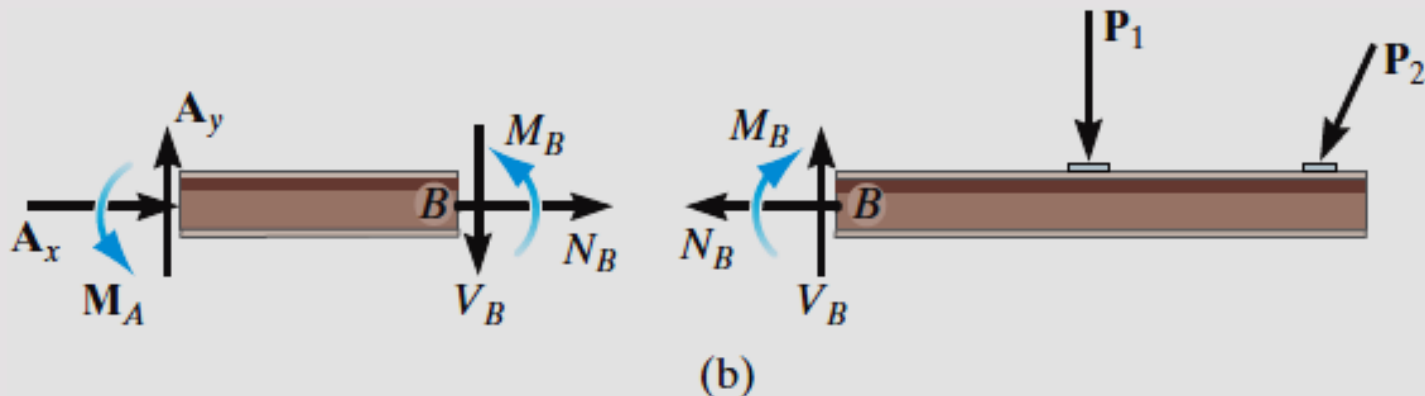
4.8. CARGAS INTERNAS DESENVOLVIDAS EM MEMBROS ESTRUTURAIS

- A componente de força N_B , que atua *perpendicularmente* à seção transversal, é chamada de **força normal**;
- A componente de força V_B , que é tangente à seção transversal, é chamada de **força cortante (ou de cisalhamento)**;
- O momento de binário M_B é conhecido como **momento fletor**;
- As componentes de força impedem a translação relativa entre os dois segmentos, e o momento de binário impede a rotação relativa;
- Conforme a 3ª lei de Newton, essas cargas devem atuar em sentidos opostos em cada segmento.



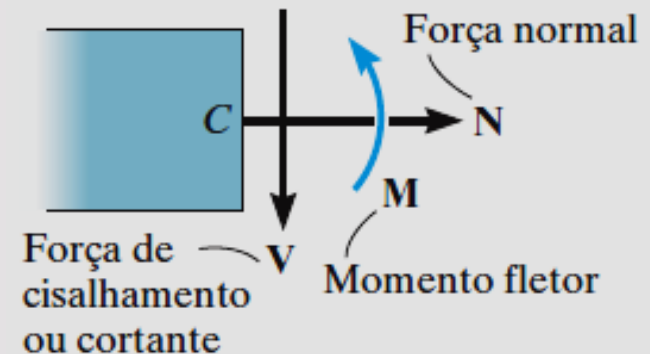
4.8. CARGAS INTERNAS DESENVOLVIDAS EM MEMBROS ESTRUTURAIS

- Como determinar essas componentes?
- Elas podem ser determinadas aplicando as equações de equilíbrio ao diagrama de corpo livre de qualquer um dos segmentos;
- Nesse caso, porém, o segmento da direita é a melhor escolha, pois não envolve as reações de apoio incógnitas em A;
- Uma solução direta para N_B é obtida aplicando-se $\sum F_x = 0$;
- V_B é obtido a partir de $\sum F_y = 0$;
- M_B pode ser obtido aplicando-se $\sum M_B = 0$, pois os momentos de N_B e V_B em relação a **B** são zero.

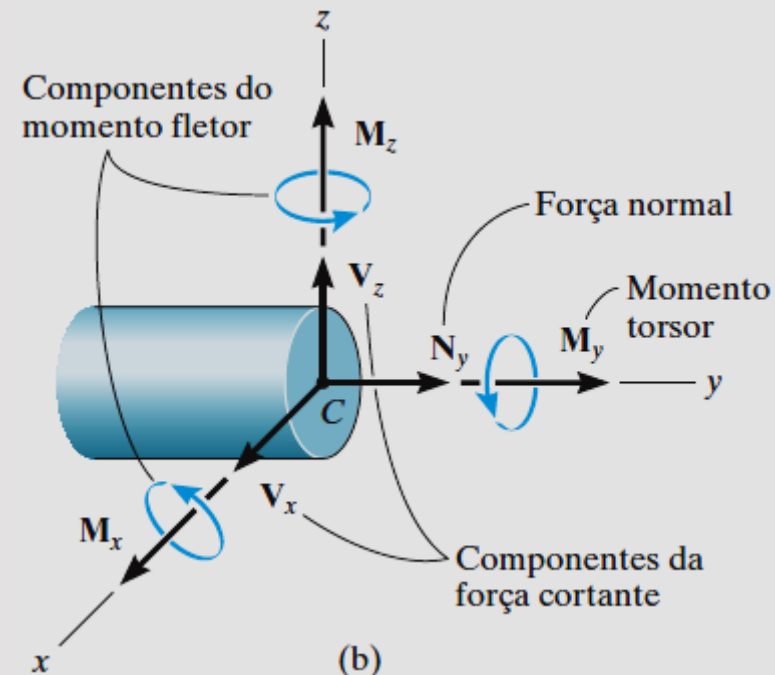


4.8. CARGAS INTERNAS DESENVOLVIDAS EM MEMBROS ESTRUTURAIS

- Em duas dimensões, mostramos, portanto, que existem três resultantes das cargas internas;
- Em três dimensões, resultantes internas gerais de força e de momento de binário atuarão na seção;
- N_y é a **força normal**, e V_x e V_z são **componentes da força cortante**;
- M_y é o **momento torsor**, e M_x e M_z são **componentes do momento fletor**;
- Para a maioria das aplicações, essas cargas resultantes atuarão no centro geométrico ou centroide (C) da área transversal da seção;
- Embora a intensidade de cada carga em geral seja diferente em vários pontos ao longo do eixo do membro, o método das seções sempre pode ser usado para determinarmos seus valores.



(a)

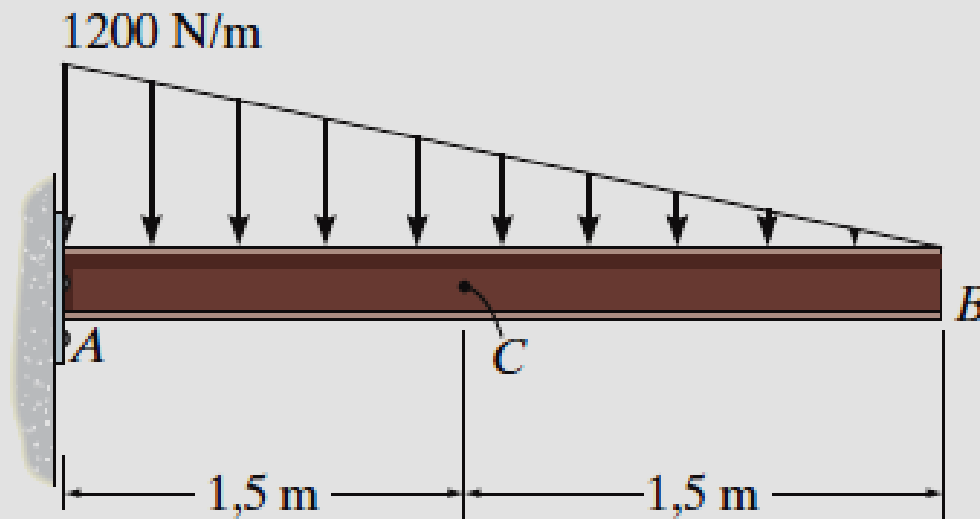


(b)

4.8. CARGAS INTERNAS DESENVOLVIDAS EM MEMBROS ESTRUTURAIS

Exercício 27:

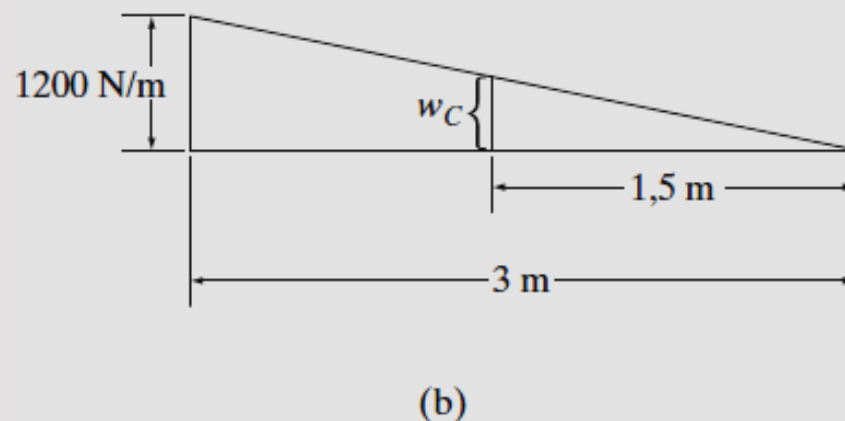
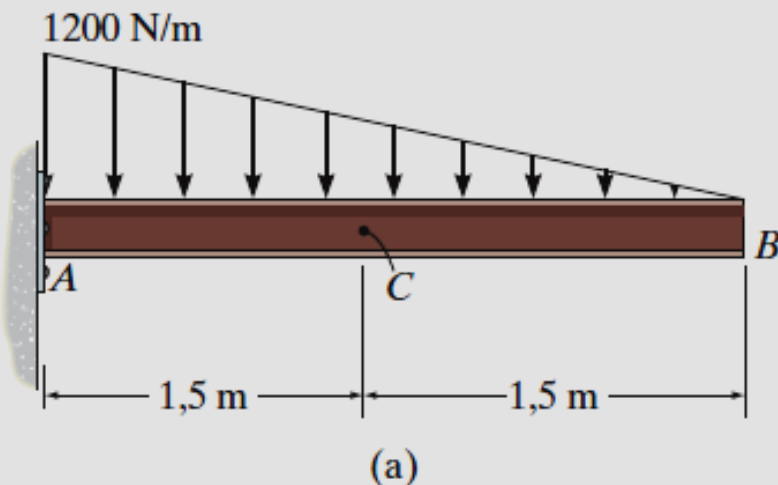
- Determine a força normal, a força cortante e o momento fletor em C da viga da figura abaixo.



4.8. CARGAS INTERNAS DESENVOLVIDAS EM MEMBROS ESTRUTURAIS

Solução:

1) Diagrama de corpo de livre:



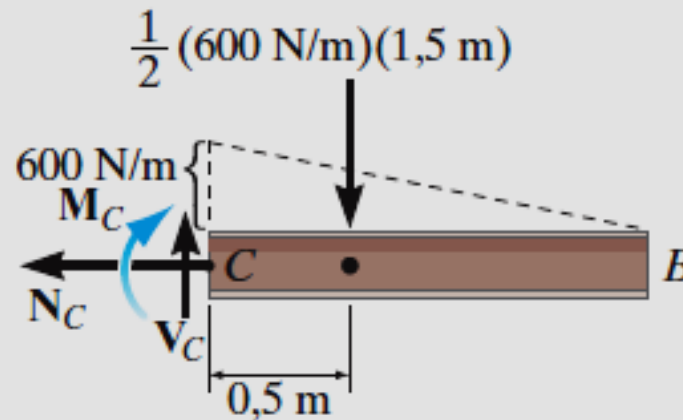
- Não é necessário encontrar as reações de apoio em **A**, pois o segmento **BC** da viga pode ser usado para determinar as cargas internas em **C**;
- A intensidade da carga distribuída triangular em **C** é determinada com triângulos semelhantes, por meio da geometria mostrada na figura (b), ou seja,

$$w_C = (1200 \text{ N/m}) \left(\frac{1,5 \text{ m}}{3 \text{ m}} \right) = 600 \text{ N/m}$$

4.8. CARGAS INTERNAS DESENVOLVIDAS EM MEMBROS ESTRUTURAIS

Solução:

- A carga distribuída atuando sobre o segmento **BC** pode agora ser substituída por sua força resultante, e sua posição é indicada no diagrama de corpo livre abaixo:



2) Equações de equilíbrio:

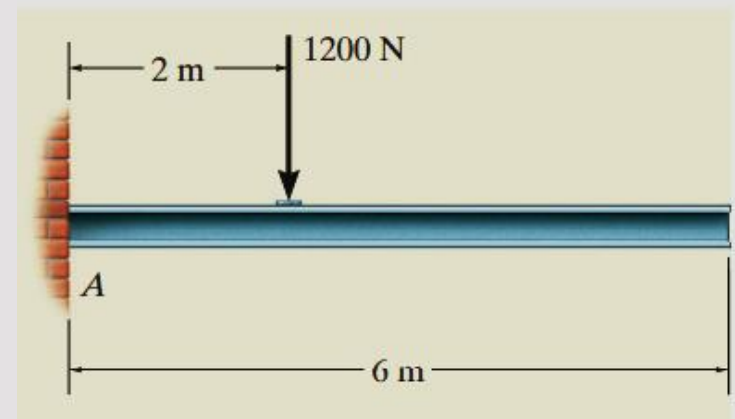
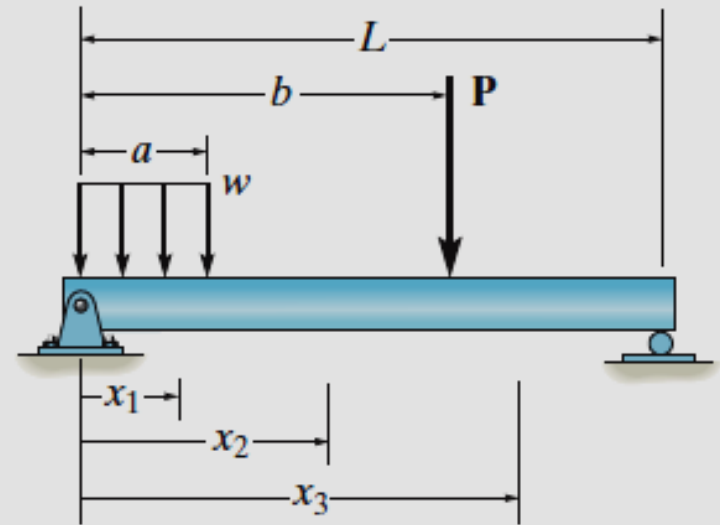
$$\rightarrow \Sigma F_x = 0; \quad N_C = 0$$

$$+\uparrow \Sigma F_y = 0; \quad V_C - \frac{1}{2}(600 \text{ N/m})(1,5 \text{ m}) = 0 \quad V_C = 450 \text{ N}$$

$$\zeta + \Sigma M_C = 0; \quad -M_C - \frac{1}{2}(600 \text{ N/m})(1,5 \text{ m})(0,5 \text{ m}) = 0 \quad M_C = -225 \text{ N}$$

4.9. EQUAÇÕES E DIAGRAMAS DE FORÇA CORTANTE E DE MOMENTO FLETOR

- **Vigas** são membros estruturais projetados para suportar cargas aplicadas perpendicularmente a seus eixos;
- Em geral, elas são longas e retas, e possuem área da seção transversal constante;
- Normalmente são classificadas de acordo com a forma como são apoiadas;
- Por exemplo, uma **viga que é simplesmente apoiada** tem um pino em uma extremidade e um rolete na outra;
- Ao passo que uma **viga em balanço** é engastada em uma extremidade e livre na outra;

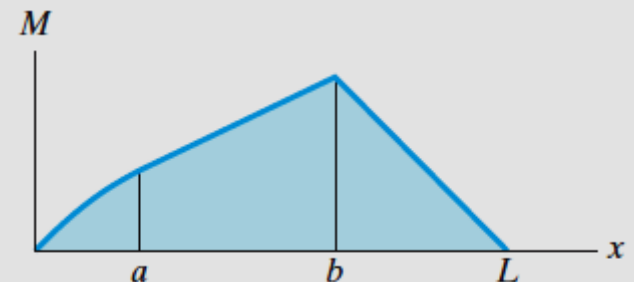
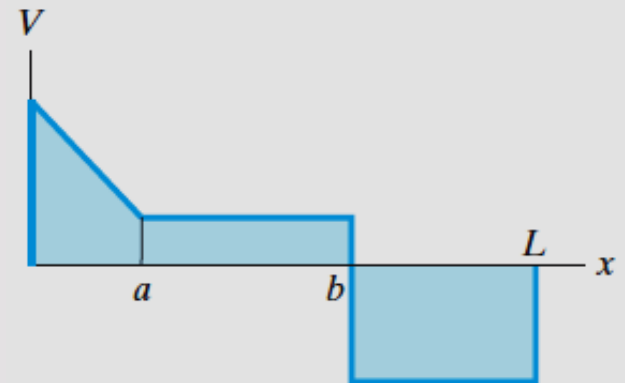
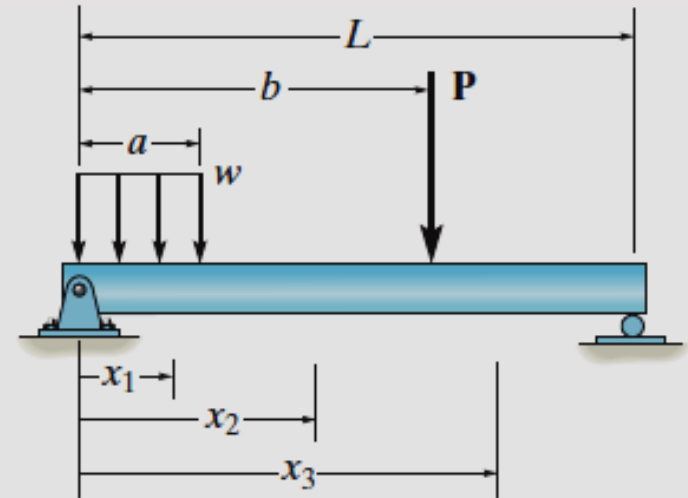


4.9. EQUAÇÕES E DIAGRAMAS DE FORÇA CORTANTE E DE MOMENTO FLETOR

- O projeto real de uma viga requer um conhecimento detalhado da *variação* da força cortante V e do momento fletor M atuando internamente em *cada ponto* ao longo do eixo da viga;
- Essas *variações* de V e M ao longo do eixo da viga podem ser obtidas usando o método das seções;
- Nesse caso, porém, é necessário seccionar a viga a uma distância arbitrária x a partir de uma extremidade e depois aplicar as equações de equilíbrio ao segmento tendo o comprimento x ;
- Fazendo isso, podemos, então, obter V e M como funções de x ;
- Em geral, as funções de força cortante e de momento fletor serão descontínuas, ou suas inclinações serão descontínuas, em pontos onde uma carga distribuída varia ou onde forças ou momentos de binário concentrados são aplicados;
- Por causa disso, essas funções precisam ser determinadas para cada segmento da viga localizado entre duas descontinuidades de carga quaisquer.

4.9. EQUAÇÕES E DIAGRAMAS DE FORÇA CORTANTE E DE MOMENTO FLETOR

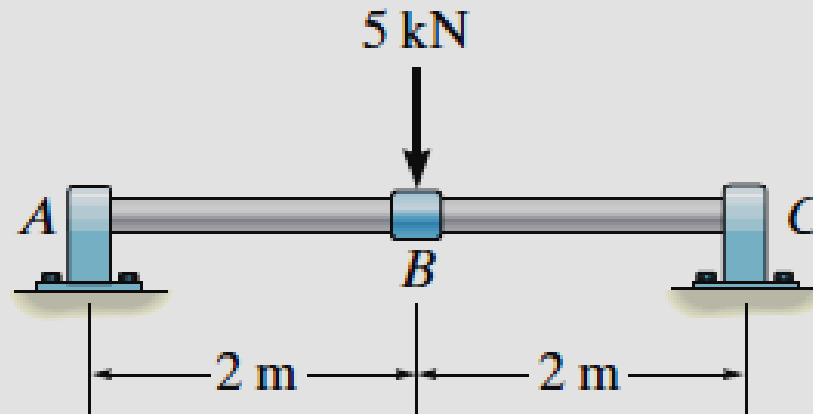
- Por exemplo:
- Segmentos com comprimentos x_1 , x_2 e x_3 terão de ser usados para descrever a variação de V e de M ao longo do comprimento da viga;
- Essas funções serão válidas somente dentro das regiões de 0 até a para x_1 , de a até b para x_2 e de b até L para x_3 ;
- Se as funções resultantes de x forem representadas em gráficos, eles serão chamados de **diagrama de força cortante** e **diagrama de momento fletor**.



4.9. EQUAÇÕES E DIAGRAMAS DE FORÇA CORTANTE E DE MOMENTO FLETOR

Exercício 28:

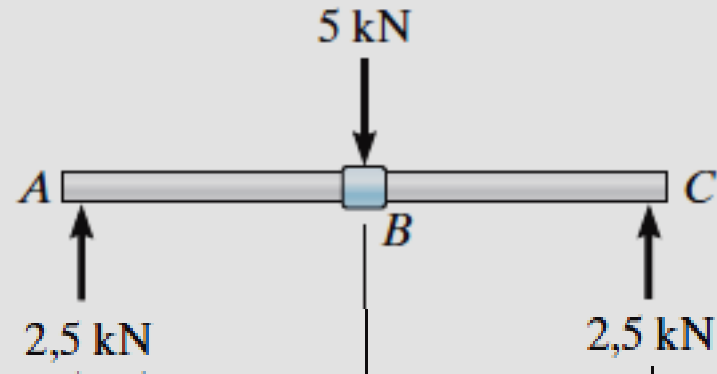
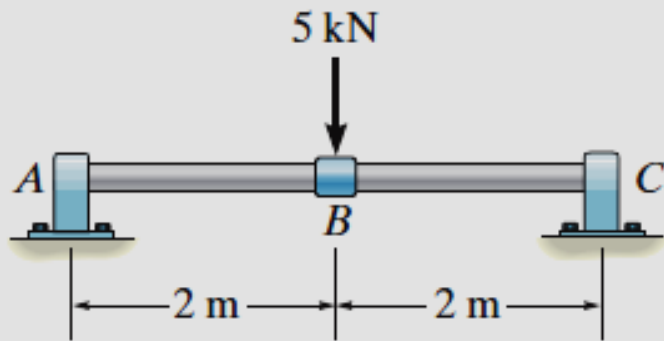
- Construa os diagramas de força cortante e de momento fletor para o eixo mostrado na figura abaixo;
- O apoio em **A** é um mancal axial e o apoio em **C** é um mancal radial.



4.9. EQUAÇÕES E DIAGRAMAS DE FORÇA CORTANTE E DE MOMENTO FLETOR

Solução:

1) Reação nos apoios:



$$+\uparrow \sum F_y = A_y + C_y - 5kN = 0$$

$$+\curvearrowright \sum M_A = C_y(4m) - 5kN(2m) = 0$$

4.9. EQUAÇÕES E DIAGRAMAS DE FORÇA CORTANTE E DE MOMENTO FLETOR

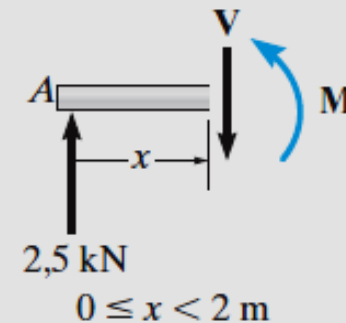
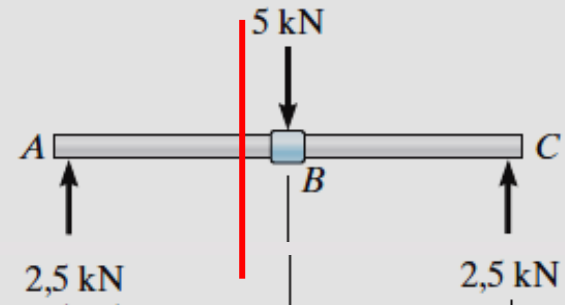
Solução:

2) Funções de força cortante e de momento fletor:

- O eixo é seccionado a uma distância arbitrária x do ponto **A**, estendendo-se dentro da região **AB**, e o diagrama de corpo livre do segmento esquerdo;
- Consideramos que as incógnitas **V** e **M** atuam no sentido positivo na face direita do segmento, de acordo com a convenção de sinal estabelecida;
- A aplicação das equações de equilíbrio gera:

$$+\uparrow \Sigma F_y = 0; \quad V = 2,5 \text{ kN}$$

$$\zeta + \Sigma M = 0; \quad M = 2,5x \text{ kN} \cdot \text{m}$$



4.9. EQUAÇÕES E DIAGRAMAS DE FORÇA CORTANTE E DE MOMENTO FLETOR

Solução:

2) Funções de força cortante e de momento fletor:

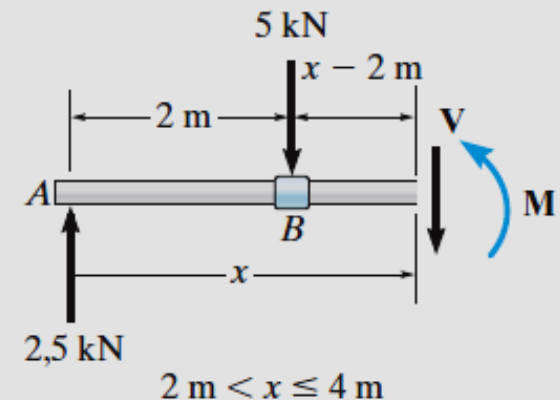
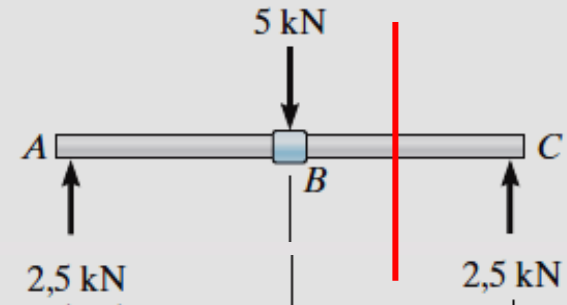
- Um diagrama de corpo livre para um segmento esquerdo do eixo estendendo-se de **A** até uma distância x dentro da região **BC**;
- Como sempre, **V** e **M** aparecem atuando no sentido positivo. Logo,

$$+\uparrow \Sigma F_y = 0; \quad 2,5 \text{ kN} - 5 \text{ kN} - V = 0$$

$$V = -2,5 \text{ kN}$$

$$\zeta + \Sigma M = 0; \quad M + 5 \text{ kN}(x - 2 \text{ m}) - 2,5 \text{ kN}(x) = 0$$

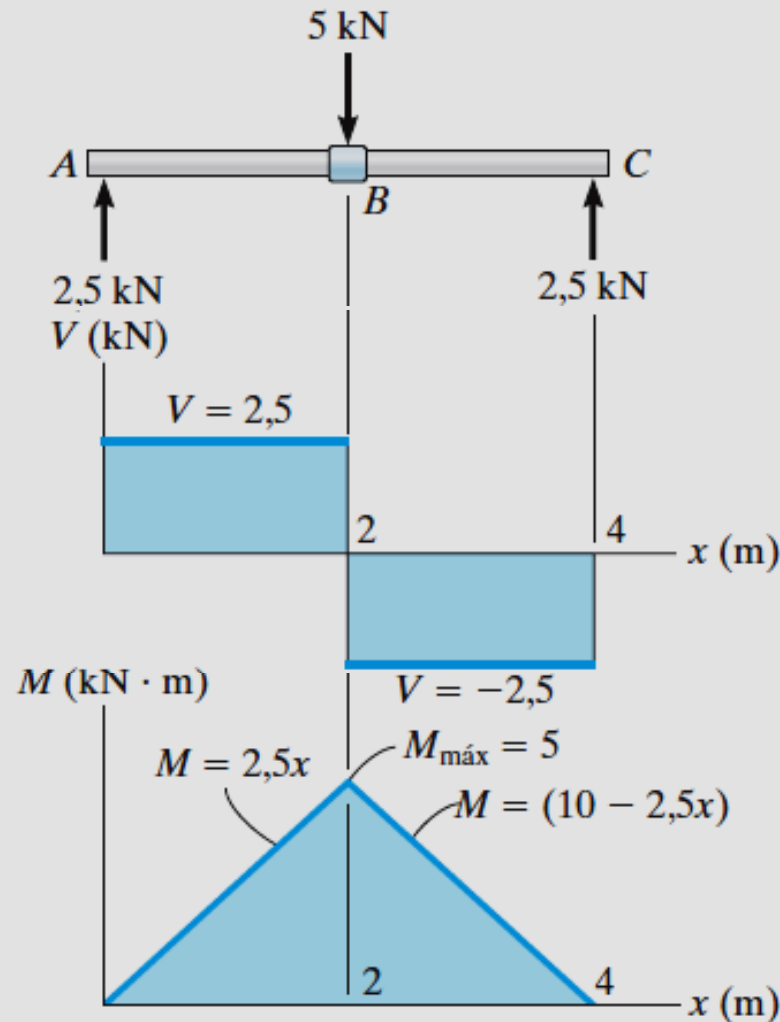
$$M = (10 - 2,5x) \text{ kN} \cdot \text{m}$$



4.9. EQUAÇÕES E DIAGRAMAS DE FORÇA CORTANTE E DE MOMENTO FLETOR

Solução:

3) Diagramas de força cortante e de momento fletor:



ATÉ A PRÓXIMA!