TEORIA DAS ESTRUTURAS

Aula 01

Bacharelado em Engenharia Civil - 6º Período Prof. Celso José Roberto Soares Júnior



ASSUNTOS DE HOJE:

- Apresentação da disciplina
 - Ementa
 - Referências bibliográficas
 - Planejamento da disciplina
 - Avaliação de aprendizagem
- Deflexões de vigas Método dos momentos das áreas
 - Vigas em balanço (engastada)
 - Viga simétricas

Objetivo geral

 Compreender as estruturas hiperestáticas, por meio da determinação dos deslocamentos e esforços presente nos sistemas estruturais.

Objetivo específico

- Entender o método de deslocamentos e aplicá-lo;
- Entender o método dos esforços e processo de Cross e aplicá-los
- Determinar as linhas de influências em estruturas hiperestáticas e aplicá-las

Ementa da disciplina

- Determinação de estruturas hiperestáticas através do métodos: dos deslocamentos, dos esforços e processo de cross;
- Formulação matricial da estrutura; e
- Estudo da linha de influência das estruturas hiperestáticas.



Referência bibliográfica

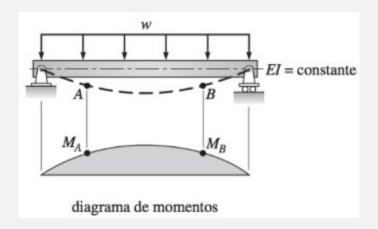
- UANG, Chia-ming; LEET, K. M. GILBERT, A. M: Fundamentos da Análise Estrutural. 3a ed. Rio de Janeiro: MCGRAW-HILL. 2009. 816p.
- BEER, F. P.; JOHNSTON, E. R., 1994 Mecânica Vetorial para Engenheiros Estática, Ed. Makron Books, SP;
- MARTHA, Luiz Fernando. Métodos básicos da análise de estruturas. Pontificia Universidade Católica do Rio de Janeiro PUC-Rio. Departamento de Engenharia Civil. Rio de Janeiro, RJ, 2000.

Avaliação de aprendizagem

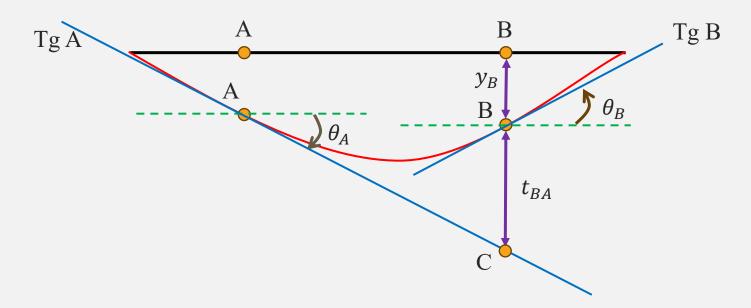
- Durante o semestre ocorrerão 4 avaliações individuais (N1, N2 e N3), cada uma com o valor de 20 pontos.
- 40 pontos restantes serão distribuídos em trabalhos (T).
- A média final será:
- Nf = N1 + N2 + N3 + T = 100
- Para aprovação a nota final deverá ser igual ou superior a 60 pontos.
- Em casos de alunos com nota final (Nf) acima de 57 a nota será arredondada para 60.

- Atendimento ao discente
- Dia de atendimento: Quarta-feira
- Horário de Atendimento: 16h as 18h
- Local: Laboratório de Instalações Hidrossanitárias (Bloco C ao lado do laboratório de desenho técnico)

- Neste método é estabelecido um procedimento que utiliza a área dos diagramas de momento, em que na verdade o diagrama é M/EI, para avaliar a inclinação ou a deflexão em pontos selecionados ao longo do eixo de uma viga.
- Esse método, utiliza dois teoremas:
- Teorema para calcular uma mudança na inclinação entre dois pontos na curva elástica.
- Teorema para calcular a distância vertical (conhecida como desvio tangencial) entre um ponto na curva elástica e uma linha tangente a essa curva em um segundo ponto.
- Exemplo a ser estudado:

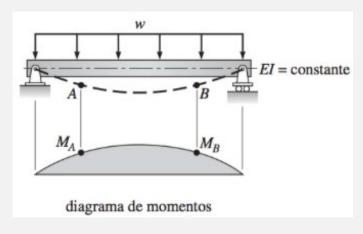






- Considerando a inclinação nos pontos A e B (θ_A e θ_B), com o eixo horizontal, traçados na curva elástica. Relembrando os sinais: θ_A é negativo e θ_B é positivo.
- A distância vertical entre o ponto B e o ponto C (ponto desenhado na tangente à curva elástica em a) é denominado desvio tangencial no ponto B, na imagem está representado por t_{BA} .
- Observe que o desvio tangencial no ponto B não é a deflexão do ponto B, sendo a deflexão é representada na figura por y_B .



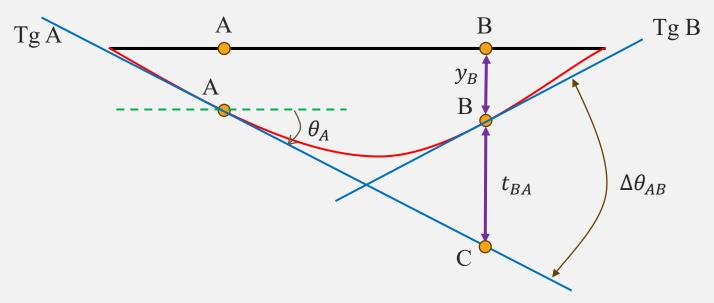


- Considerando a viga integralmente do mesmo material e da mesma seção transversal, pode-se realizar a divisão do Momento/EI, produzindo um diagrama M/EI.
- Caso a seção e o material sejam constantes, a divisão M/EI produzirá um diagrama com mesmo aspecto que o diagrama de momento fletor.





• Observe as tangentes dos pontos A e B.



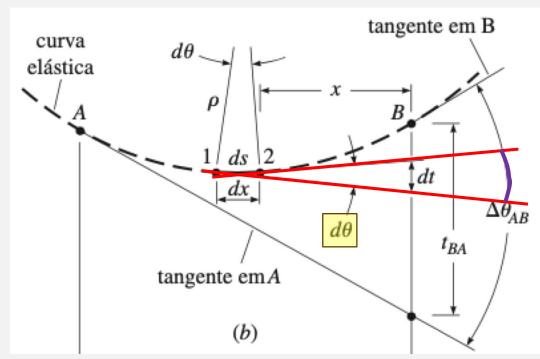
• O ângulo total entre as duas tangentes é apresentado como $\Delta\theta_{AB}$.

- Considerando um incremento da mudança de ângulo dθ que acontece ao longo do comprimento ds do segmento infinitesimal situado a uma distância x do ponto B (1 – 2)
- Do último conteúdo, tem-se:

• E que:

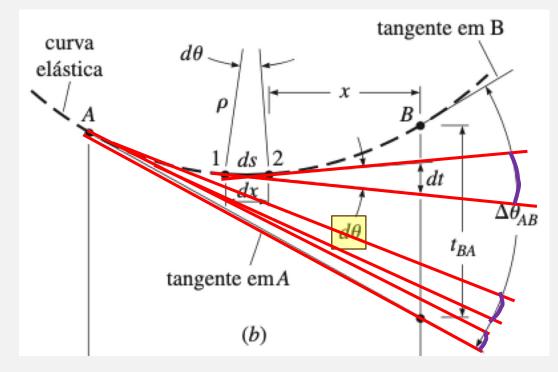
• Logo
$$\frac{d\theta}{dx} = \frac{M}{EI}$$

- Isolando o $d\theta$, tem-se:
 - $d\theta = \frac{M}{EI} \cdot dx$



• Isolando o $d\theta$, tem-se:

•
$$d\theta = \frac{M}{EI} \cdot dx$$



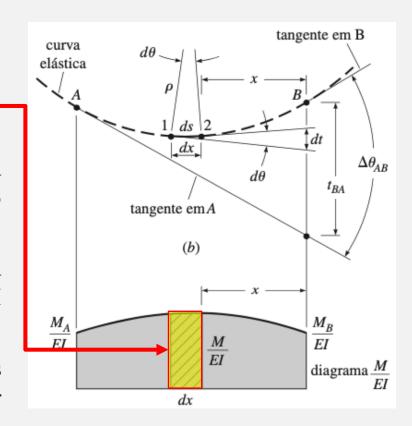
 Para determinar a mudança de ângulo total ΔθAB é necessário realizar a soma dos incrementos de dθ de todos os segmentos de comprimento ds entre os pontos A e B por integração:

$$\Delta \theta_{AB} = \int_{\theta_A}^{\theta_B} d\theta = \int_{A}^{B} \frac{M}{EI} dx \qquad \Delta \theta_{AB} = \theta_B - \theta_A = \int_{A}^{B} \frac{M}{EI} dx$$

Observando a fórmula apresentada.

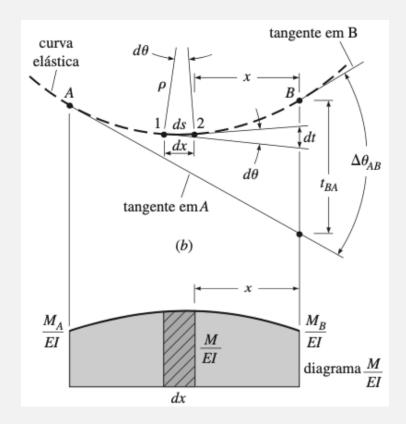
$$\Delta\theta_{AB} = \theta_B - \theta_A = \int_A^B \frac{M}{EI} dx$$

- A quantidade M.dx/EI representa uma área infinitesimal de altura M/EI e comprimento dx (área hachurada).
- Pode-se interpretar a integral mostrada acima representa a área sobre o diagrama M/EI entre os pontos A e B.
- Constituindo assim o princípio dos momentos das áreas, podendo ser apresentado assim:
- "A mudança na inclinação entre quaisquer dois pontos em uma curva elástica continua e suave é igual à área sob o diagrama M/EI entre esses pontos"

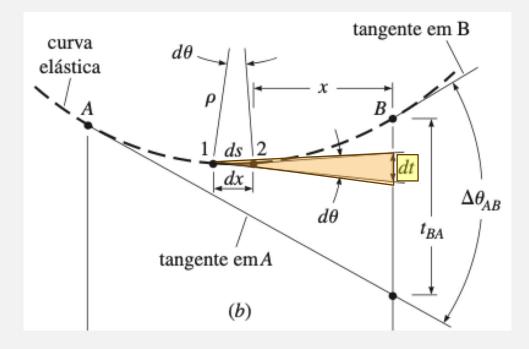


 $\Delta\theta_{AB}$ = Área sob o diagrama M/EI entre os pontos A e B.

- Esse é o primeiro teorema e nesse caso somente se aplica quando a curva elástica entre os dois pontos é contínua e suave.
- Caso apareça uma articulação entre os dois pontos, a área sob o diagrama M/EI não considerará a diferença que possa existir na inclinação em um outro lado da articulação.
- Desta forma, devemos determinar as inclinação em uma articulação trabalhando com a curva elástica em um lado ou o outro lado.



- Para determinar o segundo Teorema citado anteriormente, o qual permite avaliar um desvio tangencial, necessitamos somar os incrementos infinitesimais do comprimento dt, que constitui o desvio tangencial total t_{BA} .
- A grandeza de um incremento dt típico colaborou para o desvio tangencial t_{BA} causado pela curvatura de um segmento característico ds entre os pontos 1 e 2 na curva elástica.
- Podendo ser enunciado em termos do ângulo entre as linhas tangentes às extremidades do segmento e da distância x entre o segmento e o ponto B, como:



• $dt = d\theta . x$

Logo:

• Sabe-se que:

•
$$dt = \frac{M}{EI} \cdot dx \cdot x$$

•
$$d\theta = \frac{M}{EI} \cdot dx$$

• $dt = d\theta . x$

• Logo:

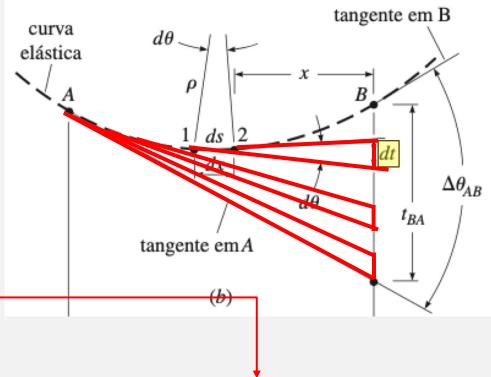
• Sabe-se que:

• $dt = \frac{M}{EI} \cdot dx \cdot x$

- $d\theta = \frac{M}{EI} \cdot dx$
- Somando todos os incrementos de dt (integrando) entre os pontos A e B, tem-se t_{BA} =

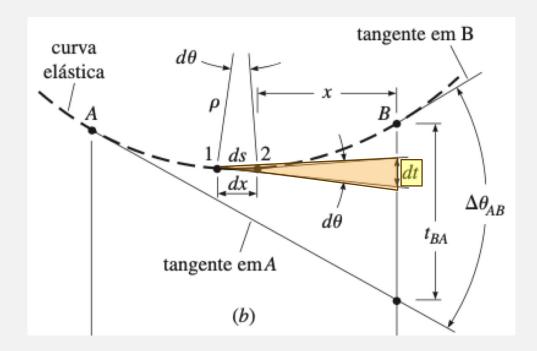
$$t_{BA} = \int_{A}^{B} dt = \int_{A}^{B} \frac{M \cdot dx}{EI} x$$

• É a área infinitesimal sob o diagrama M/EI.



- x é a distância dessa área até o ponto B.
- Sendo essa distância a partir do seu centróide até o ponto em que o desvio tangencial deve ser calculado.

- Constituindo assim o segundo teorema dos momentos das áreas, podendo ser esclarecido da seguinte forma:
- "O desvio tangencial em um ponto B, em uma curva elástica contínua e suave, a partir da linha tangente desenhada na curva elástica em um segundo ponto A, é igual ao momento sobre B da área sob o diagrama M/EI entre os dois pontos".



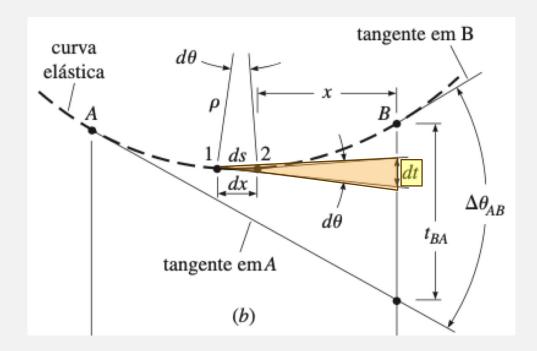
$$t_{BA} = \int_{A}^{B} dt = \int_{A}^{B} \frac{M \cdot dx}{EI} x$$

• É a área infinitesimal sob o diagrama M/EI.

- x é a distância dessa área até o ponto B.
- Sendo essa distância a partir do seu centróide até o ponto em que o desvio tangencial deve ser calculado.



- Ainda que seja possível avaliar a integral, expressando o momento M como uma função de x e a integrando, é mais rápido e mais simples efetuar o cálculo graficamente.
- Para esse procedimento, dividimos a área do diagrama M/EI em figuras geométricas simples (retângulos, parábolas, triângulos etc.).



$$t_{BA} = \int_{A}^{B} dt = \int_{A}^{B} \frac{M \cdot dx}{EI} x$$

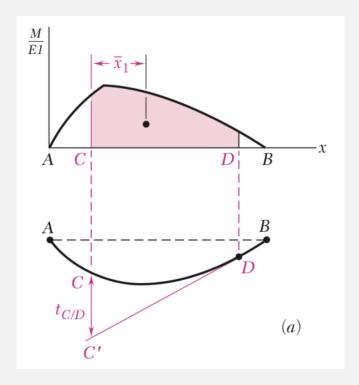
• É a área infinitesimal sob o diagrama M/EI.

- x é a distância dessa área até o ponto B.
- Sendo essa distância a partir do seu centróide até o ponto em que o desvio tangencial deve ser calculado.

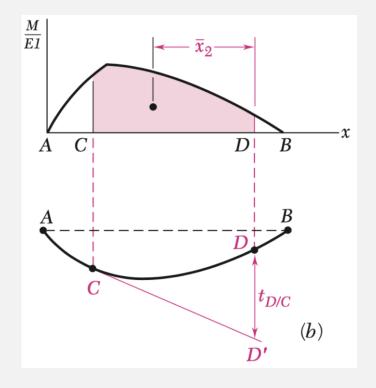


• Vale ressaltar a diferença entre os desvios tangenciais.

$$t_{CD} = \int_{C}^{D} dt = \int_{C}^{D} \frac{M \cdot dx}{EI} x_{1}$$

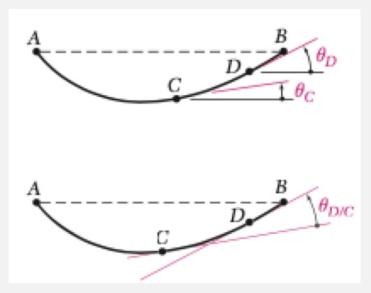


$$t_{DC} = \int_{D}^{C} dt = \int_{D}^{C} \frac{M \cdot dx}{EI} x_{2}$$



- Para a execução do teorema dos momentos das áreas temos os seguintes passos:
- 1. Esboçar de forma precisa a viga defletida;
- 2. Encontrar um ponto na curva elástica onde a inclinação de uma tangente à curva seja conhecida; e
- 3. Aplicação dos teoremas das áreas para determinar a inclinação ou deflexão, utilizando a tangente de referência.
- Tudo isso dependerá de como a estrutura está apoiada e carregada. A maioria dos membros contínuos cairá nas três formas abaixo:
- Vigas em balanço
- Estruturas com um eixo de simetria vertical carregadas simetricamente.
- Estruturas que contêm um membro cujas extremidades não se deslocam na direção normal à posição original do eixo longitudinal do membro.

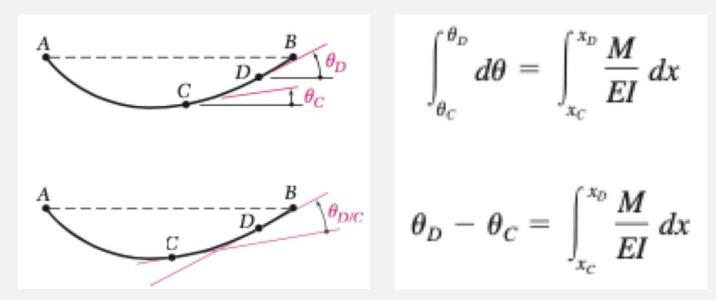
- Reforçando:
- Primeiro Teorema
 - Definição dos ângulos entre as tangentes de dois pontos
- Segundo Teorema
 - Definição da distância vertical (desvio tangencial) de um ponto até a tangente de outro ponto.



$$\int_{\theta_C}^{\theta_D} d\theta = \int_{x_C}^{x_D} \frac{M}{EI} dx$$

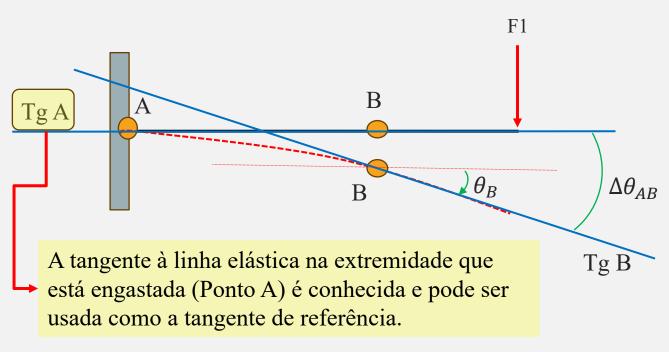
$$\theta_D - \theta_C = \int_{x_C}^{x_D} \frac{M}{EI} \, dx$$

- O ângulo θ_D só pode ser obtido se a inclinação C for conhecida.
- O mesmo ocorre quando para o desvio tangencial, ele somente irá nos ajudar. Localizar os pontos se uma tangente for conhecida.



• Concluímos que os dois teoremas do momento de área podem ser aplicados efetivamente na determinação das inclinações e das deflexões somente se uma certa tangente de referência à linha elástica tiver sido primeiro determinada.

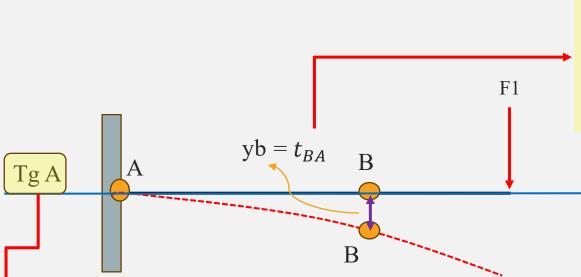
• Dada uma viga engastada em balanço, tem-se:



• Sabe-se que no ponto A a θ_A é igual a zero, logo utilizando a fórmula: $\Delta\theta_{AB} = \theta_B - \theta_A$, temos então: $\Delta\theta_{AB} = \theta_B$

$$\Delta\theta_{AB} = \theta_B = \int_A^B \frac{M}{EI} dx$$



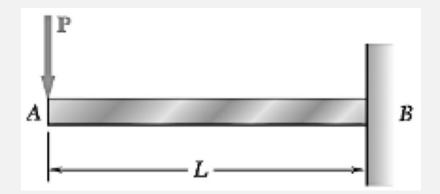


Da mesma forma, temos a deflexão do ponto B (yb), que será igual ao valor do desvio tangencial (t_{BA}), medido a partir da tangente de referência em A.

A tangente à linha elástica na extremidade que está engastada (Ponto A) é conhecida e pode ser usada como a tangente de referência.

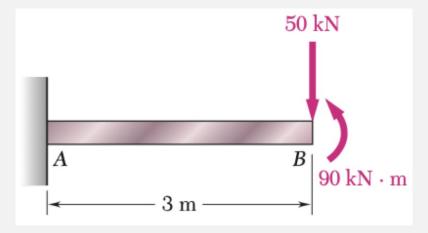
$$t_{BA} = \int_{A}^{B} dt = \int_{A}^{B} \frac{M \cdot dx}{EI} x$$

- Exemplo 001:
- A viga em balanço AB tem seção transversal uniforme e suporta uma força P na sua extremidade livre A. **Determine a equação da linha elástica**, a **deflexão** e a **inclinação** em A.



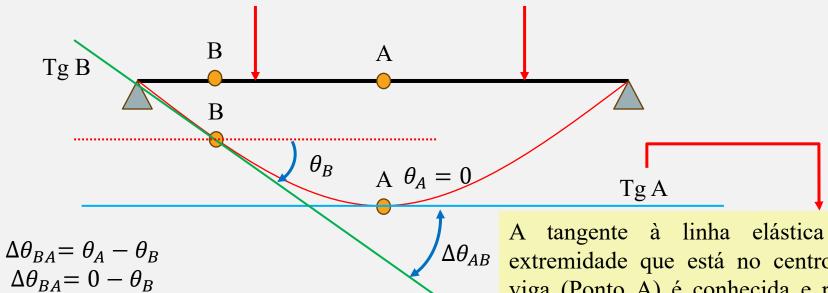
- Considere
- P = 10 kN
- L = 5 metros
- E = 22,1 Gpa
- Dimensão: 0,20 x 0,40 m
- Respostas: $\theta_A = 5.3 \times 10^{-3} \ rad \ e \ y_A = 17.7 \ mm$

- Exemplo 002:
- Determine a inclinação e a deflexão na extremidade B da viga prismática em balanço AB quando ela for carregada conforme mostra a figura abaixo, sabendo que a rigidez à flexão da viga é EI = 10 MN.m2.



• Respostas: $\theta_b = 4.5 \times 10^{-3} \ rad \ e \ y_B = -4.5 \ mm$

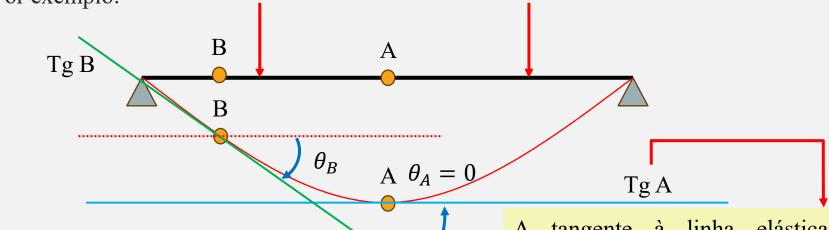
- Nesses casos a inclinação da curva elástica é zero no ponto onde o eixo de simetria intercepta a curva elástica. Com isso, nesse ponto a curva elástica é horizontal. Desta forma, tem-se, com base no princípio dos momentos das áreas, que a inclinação em qualquer ponto da curva elástica é a área sob o diagrama M/EI entre esse ponto e o eixo da curva.
- Por exemplo:



 $\Delta\theta_B {=} -\theta_B$ INSTITUTO FEDERAL | Campus Porto Velho Calama

A tangente à linha elástica na extremidade que está no centro da viga (Ponto A) é conhecida e pode ser usada como a tangente de referência.

Por exemplo:



$$\Delta\theta_{BA} = \theta_A - \theta_B$$
$$\Delta\theta_{BA} = 0 - \theta_B$$
$$\Delta\theta_B = -\theta_B$$

A tangente à linha elástica na extremidade que está no centro da viga (Ponto A) é conhecida e pode ser usada como a tangente de referência.

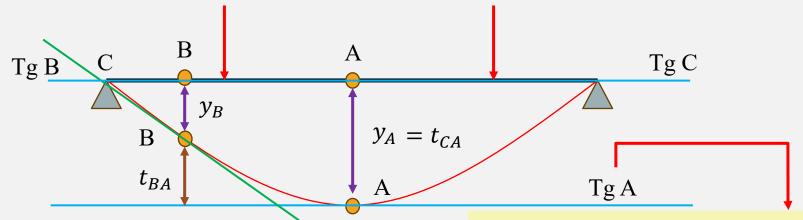
Portanto, para se conhecer o valor do θ_B , basta:

$$\Delta\theta_{BA} = \theta_A - \theta_B = \int_B^A \frac{M}{EI} dx$$



 $\Delta\theta_{AB}$ = Área sob o diagrama M/EI entre os pontos B e A.

Por exemplo:



Percebe-se que:

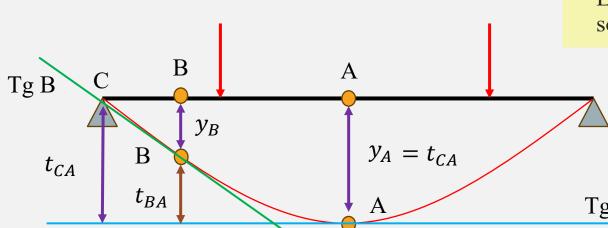
$$y_A = y_B + t_{BA}$$

Percebe-se também que:

$$y_A = t_{CA}$$

A tangente à linha elástica na extremidade que está no centro da viga (Ponto A) é conhecida e pode ser usada como a tangente de referência.

• Por exemplo:



 É a área infinitesimal sob o diagrama M/EI.

> x é a distância (centróide) dessa área até o ponto.

TgA

Percebe-se que:

$$y_A = y_B + t_{BA}$$

Percebe-se também que:

$$y_A = t_{CA}$$

Portanto, segue-se o cálculo para obter y_B :

- 1. Calcula-se $t_{CA} = y_A$
- 2. Calcula-se t_{BA}
- 3. Resolve-se: $y_B = y_A t_{BA}$

$$t_{CA} = \int_{C}^{A} dt = \int_{C}^{A} \frac{M \cdot dx}{EI} x$$

$$t_{BA} = \int_{B}^{A} dt = \int_{B}^{A} \frac{M \cdot dx}{EI} x$$

- Exemplo 003:
- A viga da figura abaixo suporta uma carga concentrada p no meio do vão (ponto C).
 Calculo as deflexões e inclinações nos pontos B e C. Além da inclinação em A. EI é constante.

Considere:

$$P = 50 \text{ kN}$$

L = 4 metros

$$E = 22,1 \text{ Gpa}$$

Dimensões: 0,20 x 0,40 m

Respostas:

$$\theta_C = 0 \ rad \ e \ y_C = -2,83 \ mm$$

$$\theta_B = -1,59 \ x \ 10^{-3} \ rad \ e \ y_B = -1,94 \ mm$$

• Exemplo 004:

• Calcule a inclinação em B e as deflexões no meio do vão e no ponto A, na figura

abaixo. EI constante.

Considere:

W = 5 kN/m

L = 6 metros

E = 22,1 Gpa

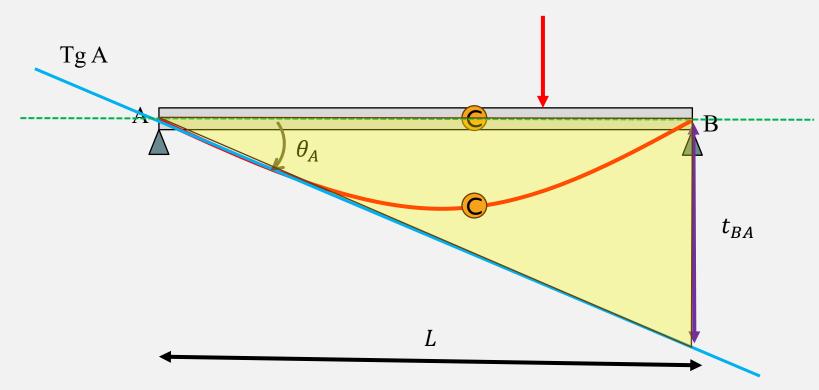
Dimensões: 0,20 x 0,40 m

Respostas:

$$\theta_B = -1.91 \times 10^{-3} \text{ rad}$$
 $y_C = -3.58 \text{ mm}$
 $y_A = 3.82 \text{ mm}$

- Nesses casos o ponto em que a tangente à curva elástica é horizontal não é conhecida.
- Porém, devemos usar uma linha tangente inclinada como referência para calcular as inclinações e as deflexões nos pontos ao longo da curva elástica.
- Neste procedimento, iremos adotar uma inclinação da curva elástica em uma ou outra extremidade do membro.

• Nessa extremidades desenhamos uma tangente à curva e calculamos o desvio tangencial na extremidade oposta. Como o exemplo mostrado abaixo:



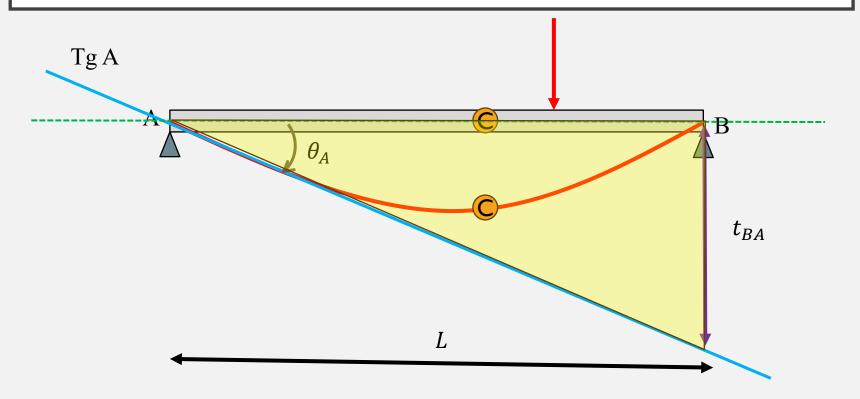
Observando o triângulo, pode-se escrever:

$$Tan \ \theta_A = \frac{t_{BA}}{L}$$

Como o valor de θ_A é pequeno, pode-se considerar $Tan \ \theta_A = \theta_A$, com isso:

$$\theta_A = \frac{t_{BA}}{L}$$

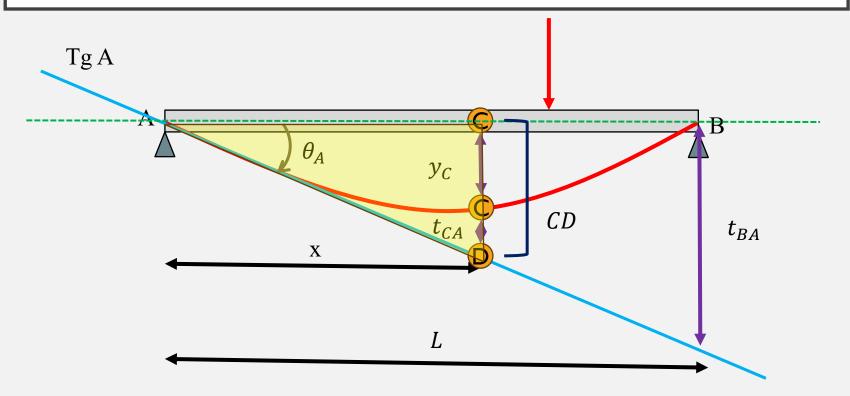




Em um ponto qualquer C, a inclinação seria igual a:

$$\theta_C = \theta_A + \Delta \theta_{AC}$$

Lembrando que $\Delta\theta_{AC}$ é igual à área sob o diagrama M/EI entre os pontos A e C.



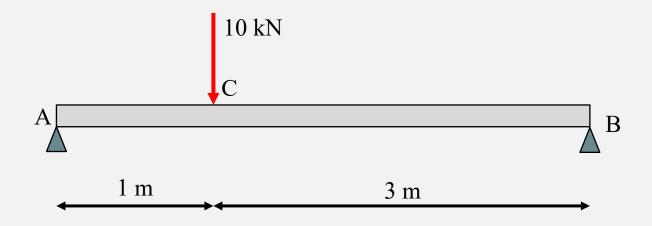
Para o cálculo do deslocamento o ponto C, localizado a uma distância x do apoio A, podese calcular a distância vertical CD. Por meio da equação:

$$CD = \theta_A \cdot (x)$$

Neste caso, a deflexão é obtido pela diferença do desvio tangencial e o valor de CD, conforme mostra abaixo:

$$y_c = CD - t_{CA}$$

- Exemplo 001
- Para a viga prismática e o carregamento mostrados na figura abaixo, determine a inclinação e a deflexão no ponto C.



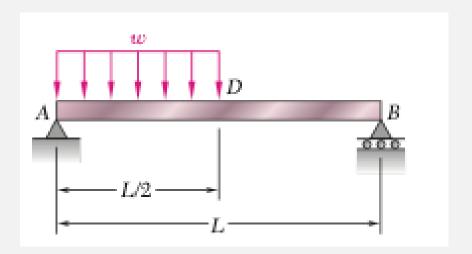
Considere:

$$E = 29 \text{ Gpa}$$

Seção transversal (retangular): : 0,15 x 0,50

Respostas: $\theta_C = -110 \times 10^{-6} \ rad \ e \ y_C = 0.166 \ mm \ \downarrow$

- Exemplo 002
- Para a viga prismática e o carregamento mostrado na figura abaixo, determine (a) a deflexão no ponto D e (b) a inclinação na extremidade A.



Considere:

L = 4 metros

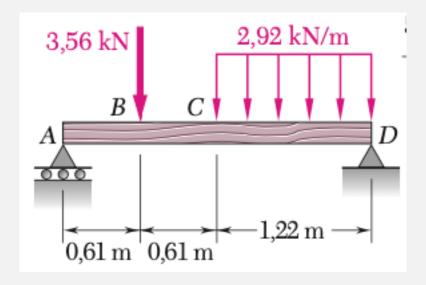
W = 5 kN/m

E = 29 Gpa

Seção transversal (retangular): 0,15 x 0,50

Respostas: $\theta_A \cong -165 \times 10^{-6} \text{ m e } y_M = 0.183 \text{ } mm \downarrow$

- Exemplo 003
- Para a viga de madeira e o carregamento mostrados na figura, determine (a) a inclinação no ponto A e (b) a deflexão no ponto C



Considere:

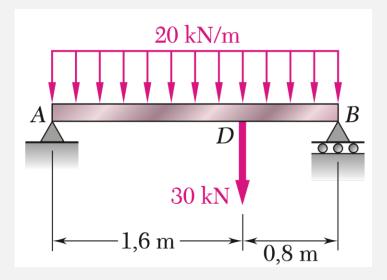
E = 8,96 Gpa

Seção transversal (retangular): 0,15 x 0,40 m

Respostas: $\theta_A \cong -269 \times 10^{-6} \text{ m e } y_C = 0,197 \text{ } mm \downarrow$



- Exemplo 004
- Para a viga e o carregamento mostrados na figura, determine (a) a inclinação no ponto A e (b) a deflexão no ponto D



Considere:

E (Concreto de alta resistência) = 29 Gpa

Seção transversal (retangular): 0,15 x 0,50

Respostas: $\theta_A \cong -443 \times 10^{-6} \text{ m e } y_D = 0.316 \text{ mm} \downarrow$

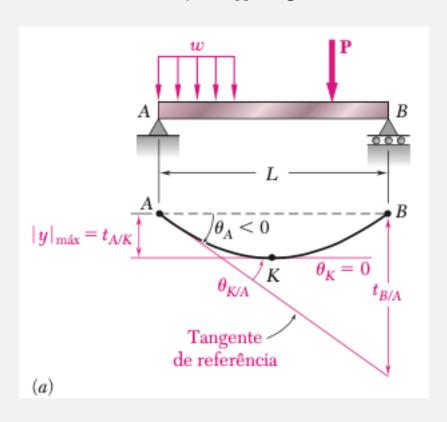
DEFLEXÕES DE VIGAS – MÉTODO DOS MOMENTOS DAS ÁREAS – DEFLEXÃO MÁXIMA

DEFLEXÕES DE VIGAS – MÉTODO DOS MOMENTOS DAS ÁREAS – DEFLEXÃO MÁXIMA

- Quando uma viga biapoiada ou biapoiada com balanço suporta uma carga assimétrica, a deflexão máxima geralmente não ocorre no centro da viga.
- Para determinarmos a deflexão máxima de uma dessas vigas, devemos localizar o ponto K em que a tangente é horizontal e calcular a deflexão naquele ponto.
- Nossa análise deve começar com a determinação de uma tangente de referência em um dos apoios.
- Se for selecionado o apoio A, a inclinação θ_A da tangente em A será obtida pelo método indicado na seção anterior, isto é, calculando o desvio tangencial t_{BA} do apoio B em relação a A e dividindo-se aquele valor pela distância L entre os dois apoios.

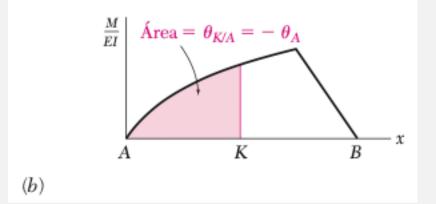
DEFLEXÕES DE VIGAS – MÉTODO DOS MOMENTOS DAS ÁREAS – DEFLEXÃO MÁXIMA

• Como a inclinação θ_M no ponto K é zero devemos ter :

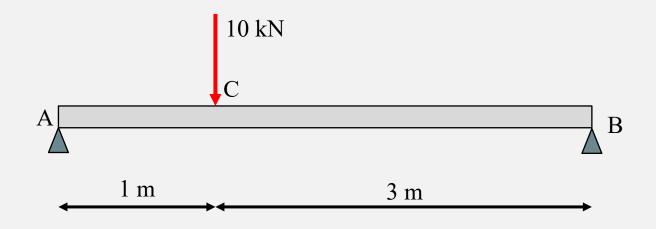


$$\Delta \theta_{AK} = \theta_K - \theta_A$$

$$\Delta\theta_{AK} = -\theta_A$$



- Exemplo 005
- Calcule a deflexão máxima na viga abaixo.



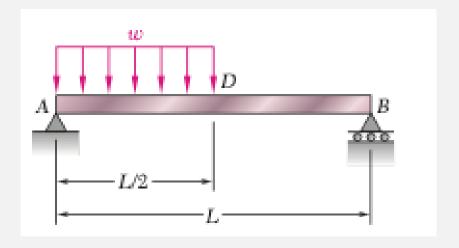
Considere:

E = 29 GPa

Seção transversal (retangular): 0,15 x 0,50

Respostas: $x \cong 1.8 \text{ m e } y_M = 0.402 \text{ } mm \downarrow$

- Exemplo 006
- Calcule a deflexão máxima na viga abaixo.



Considere:

L = 4 metros

W = 5 kN/m

E = 29 GPa

Seção transversal (retangular): 0,15 x 0,50

Respostas: $x \cong 1.83 \text{ m e } y_M = 0.362 \text{ } mm \downarrow$

