

FICHA DE EXPECTATIVA DE RESPOSTA DA PROVA ESCRITA

CONCURSO	
Edital:	071/2022 (24/05/2022)
Carreira:	PROFESSOR DO MAGISTERIO SUPERIOR
Unidade Acadêmica:	CT - DEPARTAMENTO DE ENGENHARIA MECANICA
Área de Conhecimento:	MECÂNICA DOS SÓLIDOS, TEORIA DA ELASTICIDADE E DINÂMICA DE ESTRUTURAS

CRITÉRIOS DE AVALIAÇÃO PARA TODAS AS QUESTÕES DISCURSIVAS
Clareza e propriedade no uso da linguagem
Coerência e coesão textual
Domínio dos conteúdos, evidenciando a compreensão dos temas objeto da prova
Domínio e precisão no uso de conceitos
Coerência no desenvolvimento das ideias e capacidade argumentativa

Questão 1: Valor (0,00 a 4,00)

Considere um contínuo deformável com movimento descrito por

$$\begin{cases} x_1 = \alpha X_1, \\ x_2 = X_2, \\ x_3 = \beta X_3, \end{cases} \quad (1)$$

onde α, β são constantes reais e, para dado ponto material, \mathbf{X} é a posição na configuração de referência e \mathbf{x} é a posição na configuração atual. Os subíndices referem-se aos componentes no sistema Cartesiano.

- A) Determine o gradiente de deformação \mathbf{F} do movimento descrito pela Eq. (1). (0,25)
- B) Há alguma restrição às constantes α, β para que o movimento (1) seja fisicamente admissível? (0,25)
- C) Por que a deformação experimentada por esse contínuo é homogênea? Discorra sobre deformações homogêneas. (1,00)
- D) Determine o tensor de Cauchy-Green à direita, relativo ao tensor de deformação encontrado em (A). Interprete fisicamente o significado desse tensor. (1,00)
- E) Discorra sobre o teorema da decomposição polar. Determine os tensores relativos à decomposição polar do movimento descrito pela Eq. (1). (1,00)
- F) Suponha que o tensor de tensões de Cauchy proposto para esse material seja

$$\mathbf{T} = \gamma \mathbf{I} + 2\mu \mathbf{D} + \epsilon \mathbf{W}^2, \quad (2)$$

onde γ, μ, ϵ são escalares reais constantes e \mathbf{D}, \mathbf{W} são as partes simétrica e antissimétrica do gradiente de velocidades, respectivamente. Discuta se há alguma restrição a algum desses coeficientes para que essa relação constitutiva seja válida. (0,50)

(a) Nota-se que

$$\mathbf{F} = \alpha \mathbf{e}_1 \otimes \mathbf{e}_1 + \mathbf{e}_2 \otimes \mathbf{e}_2 + \beta \mathbf{e}_3 \otimes \mathbf{e}_3. \quad (0,25)$$

(b) Um elemento diferencial de volume satisfaz

$$dv = J dV = \det(\mathbf{F}) dV.$$

É necessário que

$$J > 0. \quad (0,20)$$

Logo

$$J = \alpha\beta > 0$$

Então, $\alpha, \beta > 0$ ou $\alpha, \beta < 0$. (0,05)

(c) A deformação é homogênea porque \mathbf{F} é independente de \mathbf{X} (0,20). Algumas características de deformações homogêneas:

1-Planos materiais deformam em planos; planos materiais paralelos deformam em planos paralelos. (0,20)

2-Curvas materiais retas deformam em linhas retas; curvas materiais retas e paralelas deformam em linhas paralelas. (0,20)

3-Superfície material esférica deforma numa elipsoide. (0,20)

Um exemplo de deformação homogênea: um movimento rígido, onde \mathbf{F} é um tensor de rotação. (0,20)

(d) Este tensor é dado por

$$\mathbf{C} = \mathbf{F}^T \mathbf{F} = \alpha^2 \mathbf{e}_1 \otimes \mathbf{e}_1 + \mathbf{e}_2 \otimes \mathbf{e}_2 + \beta^2 \mathbf{e}_3 \otimes \mathbf{e}_3. \quad (0,20)$$

Para interpretar fisicamente este tensor, deixe \mathbf{M}_1 ser o vetor tangente unitário à curva material C_1 e \mathbf{M}_2 o vetor tangente unitário à curva material C_2 , ambos na configuração de referência, então:

1- C fornece informações a respeito do comprimento de \mathbf{M}_1 na configuração deformada: $\mu_1^2 = \mathbf{M}_1 \cdot \mathbf{C} \mathbf{M}_1$. (0,40)

2- **C** fornece informações a respeito do ângulo entre as curvas materiais C_1 e C_2 na configuração deformada: $\mu_1 \mu_2 \cos \theta_{12} = \mathbf{M}_1 \cdot \mathbf{C} \mathbf{M}_2$. (0,40)

(e) O teorema da decomposição polar diz que um tensor não singular \mathbf{F} pode ser expresso de forma única como

$$\mathbf{F} = \mathbf{R} \mathbf{U} = \mathbf{V} \mathbf{R},$$

onde \mathbf{R} é um tensor ortogonal próprio (ou de rotação) e

$$\mathbf{U}^2 = \mathbf{C}, \quad \mathbf{V}^2 = \mathbf{B} = \mathbf{F} \mathbf{F}^T$$

são tensores simétricos e positivo-definidos. (0,40)

Para interpretar o significado desse teorema, considere uma curva material na configuração de referência com vetor tangente unitário \mathbf{M} . Desta forma, é possível interpretar que \mathbf{F} atua para, primeiramente, "esticar/comprimir" \mathbf{M} por meio de \mathbf{U} (com possível rotação) seguida de rotação pura por meio de \mathbf{R} . (0,10)

Para o problema em questão,

$$\mathbf{U} = \mathbf{V} = |\alpha| \mathbf{e}_1 \otimes \mathbf{e}_1 + \mathbf{e}_2 \otimes \mathbf{e}_2 + |\beta| \mathbf{e}_3 \otimes \mathbf{e}_3 \quad (0,25)$$

e

$$\mathbf{R} = \mathbf{F} \mathbf{U}^{-1} = \frac{|\alpha|}{\alpha} \mathbf{e}_1 \otimes \mathbf{e}_1 + \mathbf{e}_2 \otimes \mathbf{e}_2 + \frac{|\beta|}{\beta} \mathbf{e}_3 \otimes \mathbf{e}_3.$$

Se $\alpha, \beta > 0$,

$$\mathbf{R} = \mathbf{e}_1 \otimes \mathbf{e}_1 + \mathbf{e}_2 \otimes \mathbf{e}_2 + \mathbf{e}_3 \otimes \mathbf{e}_3 = \mathbf{I}.$$

E se $\alpha, \beta < 0$,

$$\mathbf{R} = -\mathbf{e}_1 \otimes \mathbf{e}_1 + \mathbf{e}_2 \otimes \mathbf{e}_2 - \mathbf{e}_3 \otimes \mathbf{e}_3 = -(\mathbf{I} - 2\mathbf{e}_2 \otimes \mathbf{e}_2). \quad (0,25)$$

(f) O tensor \mathbf{T} deve respeitar a invariância sob sobreposição de movimentos rígidos:

$$\mathbf{T}^+ = \mathbf{Q} \mathbf{T} \mathbf{Q}^T,$$

onde \mathbf{Q} é um tensor de rotação. (0,25)

Mas

$$\mathbf{Q} \mathbf{T} \mathbf{Q}^T = \gamma \mathbf{I} + 2\mu \mathbf{D}^+ + \epsilon (\mathbf{Q} \mathbf{W} \mathbf{Q}^T)^2 \neq \gamma \mathbf{I} + 2\mu \mathbf{D}^+ + \epsilon (\mathbf{W}^+)^2.$$

Logo, é necessário que $\epsilon = 0$ para essa relação constitutiva ser válida (0,25).

Questão 2:

Valor (0,00 a 3,50)

Seja um sólido elástico linear, cuja equação constitutiva é dada por

$$\boldsymbol{\sigma} = \mathbf{E} : \boldsymbol{\epsilon}, \quad (1)$$

onde $\boldsymbol{\sigma} = \sigma_{ij} \hat{\mathbf{e}}_i \otimes \hat{\mathbf{e}}_j$ é o tensor de tensão de Cauchy, $\mathbf{E} = E_{ijkl} \hat{\mathbf{e}}_i \otimes \hat{\mathbf{e}}_j \otimes \hat{\mathbf{e}}_k \otimes \hat{\mathbf{e}}_l$ é o tensor de Young e $\boldsymbol{\epsilon} = \epsilon_{ij} \hat{\mathbf{e}}_i \otimes \hat{\mathbf{e}}_j$ é o tensor de deformação infinitesimal, em que $\{\hat{\mathbf{e}}_r\}_{r=1}^3$ designa os vetores da base canônica. Considerando o seguinte problema em sua forma forte: determinar o campo de deslocamento $\mathbf{u} \in [H^2(\Omega)]^3$, $\Omega \in \mathbb{R}^3$ limitado, tal que

$$\begin{cases} \operatorname{div}(\boldsymbol{\sigma}) = \mathbf{0}, \text{ em } \Omega; \\ \mathbf{u} = \mathbf{0}, \text{ em } \Gamma_D; \\ \boldsymbol{\sigma} \hat{\mathbf{n}} = \mathbf{t}, \text{ em } \Gamma_N; \end{cases} \quad (2)$$

em que $\Gamma_D \cup \Gamma_N = \partial\Omega$, $\Gamma_D \cap \Gamma_N = \emptyset$, $\mathbf{t} \in [H^{1/2}(\Omega)]^3$ e o versor $\hat{\mathbf{n}}$ é a normal externa ao domínio Ω .

A) Determine a forma fraca do problema acima, descrito pela Eq. (2). (2,00)

B) Mostre que condições devem existir sobre o tensor de Young para que a existência e unicidade de solução do problema em sua forma fraca sejam garantidas. (1,50)

Resposta Esperada:

(a) Seja o espaço $V = \{\mathbf{v} \in [H^1(\Omega)]^3 : \mathbf{v} = \mathbf{0} \text{ em } \Gamma_D\}$, neste sentido segue

$$\begin{aligned} \int_{\Omega} \operatorname{div}(\boldsymbol{\sigma}) \cdot \mathbf{v} \, d\Omega &= 0, \forall \mathbf{v} \in V; \\ \Rightarrow \int_{\Omega} \sigma_{ij} v_i \, d\Omega &= 0, \forall \mathbf{v} \in V; \\ \Rightarrow \int_{\Omega} (\sigma_{ij} v_i)_{,j} \, d\Omega - \int_{\Omega} \sigma_{ij} v_{i,j} \, d\Omega &= 0, \forall \mathbf{v} \in V; \\ \Rightarrow \int_{\partial\Omega} \sigma_{ij} v_i \hat{n}_j \, d\partial\Omega - \int_{\Omega} \sigma_{ij} v_{i,j} \, d\Omega &= 0, \forall \mathbf{v} \in V; \quad (\mathbf{1}, \mathbf{00}) \\ \Rightarrow \int_{\Omega} E_{ijkl} \epsilon_{kl} v_{i,j} \, d\Omega &= \int_{\Gamma_N} \mathbf{t}_i v_i \, d\partial\Omega, \forall \mathbf{v} \in V; \\ \Rightarrow \int_{\Omega} E_{ijkl} u_{k,l} v_{i,j} \, d\Omega &= \int_{\Gamma_N} \mathbf{t}_i v_i \, d\partial\Omega, \forall \mathbf{v} \in V; \end{aligned}$$

Deste modo a forma fraca do problema acima descrito pode ser apresentada da forma seguinte: determinar o campo de deslocamento $\mathbf{u} \in V$, tal que

$$\int_{\Omega} (\mathbf{E} : \nabla \mathbf{u}) : \nabla \mathbf{v} \, d\Omega = \int_{\Gamma_N} \mathbf{t} \cdot \mathbf{v} \, d\partial\Omega, \forall \mathbf{v} \in V. \quad (\mathbf{1}, \mathbf{00})$$

(b) O problema em sua forma fraca determinado no item (a) pode ser reescrito do seguinte modo: determinar o campo de deslocamento $\mathbf{u} \in V$, tal que

$$B(\mathbf{u}, \mathbf{v}) = l(\mathbf{v}), \forall \mathbf{v} \in V,$$

em que

$$\begin{aligned} B(\mathbf{u}, \mathbf{v}) &= \int_{\Omega} (\mathbf{E} : \nabla \mathbf{u}) : \nabla \mathbf{v} \, d\Omega; \\ l(\mathbf{v}) &= \int_{\Gamma_N} \mathbf{t} \cdot \mathbf{v} \, d\partial\Omega. \quad (\mathbf{0}, \mathbf{50}) \end{aligned}$$

É de fácil verificação que $B(\mathbf{u}, \mathbf{v})$ é uma forma bilinear e que $l(\mathbf{v})$ é uma forma linear, e neste contexto se \mathbf{E} for tal que $\exists C_1, C_2$ constantes reais positivas com

$$\left| \int_{\Omega} (\mathbf{E} : \nabla \mathbf{v}_1) : \nabla \mathbf{v}_2 \, d\Omega \right| \leq C_1 \|\mathbf{v}_1\|_V \|\mathbf{v}_2\|_V, \forall \mathbf{v}_1, \mathbf{v}_2 \in V \quad (\mathbf{0}, \mathbf{50})$$

e

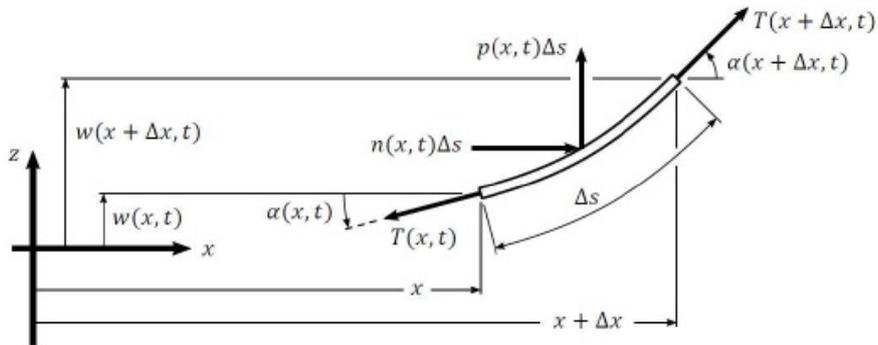
$$\left| \int_{\Omega} (\mathbf{E} : \nabla \mathbf{v}) : \nabla \mathbf{v} \, d\Omega \right| \geq C_2 \|\mathbf{v}\|_V^2, \forall \mathbf{v} \in V$$

tem-se garantida a coersividade e a continuidade do bilinear B e deste modo satisfazendo as hipóteses do teorema de Lax-Milgram que garante os resultados de existência e unicidade de solução do problema em sua forma fraca. **(0, 50)**

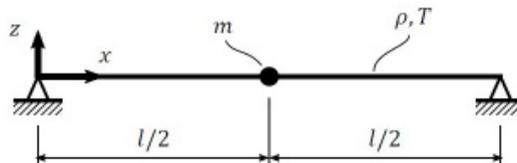
Questão 3:

Valor (0,00 a 2,50)

A figura a seguir mostra um elemento diferencial de uma corda tracionada, a qual tem densidade linear dada por $\rho(x)$. A tração que age na corda vale $T(x, t)$. Ainda, $n(x, t)$ e $p(x, t)$ representam forças externas, por unidade de comprimento, aplicadas ao longo de x e z , respectivamente. O campo $w(x, t)$ representa o deslocamento transversal da corda; enquanto o campo $\alpha(x, t)$ corresponde ao ângulo que a corda faz com a direção x . Finalmente, s é uma coordenada curvilínea, medida ao longo da corda deformada.



- A) Estabeleça expressões para ds/dx , $\sin \alpha(x, t)$ e $\cos \alpha(x, t)$ em função do campo de deslocamento transversal $w(x, t)$. **(0,50)**
- B) Deduza a equação diferencial parcial que rege o movimento do sistema mecânico em questão, adotando formulação Newtoniana, a partir do elemento diferencial ilustrado acima. Também obtenha uma equação diferencial que permita determinação de $T(x, t)$, em função dos esforços externos. Explícite todas as hipóteses consideradas ao longo de seu desenvolvimento. Expresse suas respostas em termos de $w(x, t)$, fazendo uso do obtido em (a). **(1,00)**
- C) Considere agora uma corda de comprimento l , que tem suas extremidades fixas, conforme mostrado a seguir. No meio de seu comprimento, existe uma massa m , solidária à corda tracionada. Simplifique as equações obtidas em (b) para representar a dinâmica deste sistema, considerando que $\partial w(x, t)/\partial x \ll 1$ e que $n(x, t) = 0$. Em seu desenvolvimento, apresente uma expressão para $p(x, t)$ que permita incorporar o efeito da massa m na equação do movimento do sistema. **(1,00)**



Resposta Esperada:

(a) Da geometria associada ao elemento de corda tracionada, é possível perceber que:

$$\Delta s^2 = \Delta x^2 + [w(x + \Delta x, t) - w(x, t)]^2 \text{ (teorema de Pitágoras)}$$

e

$$\left(\frac{\Delta s}{\Delta x}\right)^2 = 1 + \left[\frac{w(x + \Delta x, t) - w(x, t)}{\Delta x}\right]^2,$$

que proporciona, quando $\Delta x \rightarrow 0$:

$$\frac{ds}{dx} = \pm \sqrt{1 + \left[\frac{\partial w(x, t)}{\partial x}\right]^2}. \quad (0,20) \quad (1)$$

Ainda da geometria mostrada para o elemento de corda tracionada no enunciado da questão, pode-se obter:

$$\text{sen } \alpha(x, t) = \lim_{\Delta s \rightarrow 0} \frac{w(x + \Delta x, t) - w(x, t)}{\Delta s} = \pm \frac{\partial w(x, t)}{\partial x} / \sqrt{1 + \left[\frac{\partial w(x, t)}{\partial x}\right]^2}, \quad (0,15) \quad (2)$$

$$\text{cos } \alpha(x, t) = \lim_{\Delta s \rightarrow 0} \frac{\Delta x}{\Delta s} = \pm 1 / \sqrt{1 + \left[\frac{\partial w(x, t)}{\partial x}\right]^2}, \quad (0,15) \quad (3)$$

onde foi feito uso do resultado mostrado em (1).

(b) Somando forças na direção x , e levando em conta que a corda tracionada não admite deslocamentos ao longo de tal direção, resulta que:

$$-T(x, t) \cos \alpha(x, t) + n(x, t) \Delta s + T(x + \Delta x, t) \cos \alpha(x + \Delta x, t) = 0. \quad (0,10)$$

Reorganizando os termos e dividindo por Δx , pode-se obter:

$$\frac{T(x + \Delta x, t) \cos \alpha(x + \Delta x, t) - T(x, t) \cos \alpha(x, t)}{\Delta x} + n(x, t) \frac{\Delta s}{\Delta x} = 0,$$

a qual proporciona, quando $\Delta x \rightarrow 0$:

$$\frac{\partial}{\partial x} [T(x, t) \cos \alpha(x, t)] = -n(x, t) \frac{ds}{dx}. \quad (0,30) \quad (4)$$

Pode-se proceder de maneira semelhante para a direção z . Somando forças ao longo de tal direção, obtém-se:

$$-T(x, t) \text{sen } \alpha(x, t) + p(x, t) \Delta s + T(x + \Delta x, t) \text{sen } \alpha(x + \Delta x, t) = \rho(x) \Delta s \frac{\partial^2 w(x + \theta \Delta x, t)}{\partial x^2}, \quad (0,10)$$

sendo a inércia do elemento diferencial de corda tracionada agora relevante, em função de seu movimento ao longo de z . Na equação anterior, $\theta \in [0, 1]$ é um parâmetro arbitrário, no sentido que o mesmo não afeta desenvolvimentos que seguem. Reorganizando termos, dividindo por Δx e tomando o limite quando $\Delta x \rightarrow 0$, resulta que:

$$\rho(x) \frac{ds}{dx} \frac{\partial^2 w(x, t)}{\partial x^2} - \frac{\partial}{\partial x} [T(x, t) \text{sen } \alpha(x, t)] = p(x, t) \frac{ds}{dx}. \quad (0,30) \quad (5)$$

As Eqs. (4) e (5) correspondem às equações diferenciais que permitem obtenção de $T(x, t)$ e $w(x, t)$, respectivamente. No entanto, as mesmas estão expressas em termos do comprimento de arco s e do ângulo $\alpha(x, t)$, os quais não são independentes do campo de deslocamento $w(x, t)$. Usando as Eqs. (1), (2) e (3), as equações diferenciais mostradas em (4) e (5) podem ser reescritas conforme a seguir:

$$\frac{\partial}{\partial x} \left[\frac{T(x, t)}{\sqrt{1 + \left[\frac{\partial w(x, t)}{\partial x} \right]^2}} \right] = -n(x, t) \sqrt{1 + \left[\frac{\partial w(x, t)}{\partial x} \right]^2}, \quad (6)$$

$$\rho(x) \frac{\partial^2 w(x, t)}{\partial t^2} \sqrt{1 + \left[\frac{\partial w(x, t)}{\partial x} \right]^2} - \frac{\partial}{\partial x} \left[\frac{T(x, t) \frac{\partial w(x, t)}{\partial x}}{\sqrt{1 + \left[\frac{\partial w(x, t)}{\partial x} \right]^2}} \right] = p(x, t) \sqrt{1 + \left[\frac{\partial w(x, t)}{\partial x} \right]^2}. \quad (7)$$

(c) Assumindo que $\alpha(x, t)$ seja pequeno, o que é equivalente a $\partial w(x, t)/\partial x \ll 1$, as equações obtidas no item (b) podem ser simplificadas para:

$$\frac{\partial T(x, t)}{\partial x} = -n(x, t), \quad \rho(x) \frac{\partial^2 w(x, t)}{\partial t^2} - \frac{\partial}{\partial x} \left[T(x, t) \frac{\partial w(x, t)}{\partial x} \right] = p(x, t). \quad (8)$$

Ainda, se $n(x, t) \equiv 0$:

$$\frac{\partial T(x, t)}{\partial x} = 0 \Rightarrow T = T(t) \Rightarrow \rho(x) \frac{\partial^2 w(x, t)}{\partial t^2} - T(t) \frac{\partial^2 w(x, t)}{\partial x^2} = p(x, t). \quad (9)$$

Para levar em consideração a massa presente no meio do vão da corda tracionada, pode-se adotar:

$$p(x, t) = \delta \left(x - \frac{l}{2} \right) \left[-m \frac{\partial^2 w \left(\frac{l}{2}, t \right)}{\partial t^2} \right], \quad (10)$$

onde $\delta(\cdot)$ representa a função delta de Dirac, e o termo entre colchetes corresponde à força de inércia produzida devido ao movimento da massa m . (Sua aceleração é igual àquela da corda tracionada no ponto onde está instalada.) Com isso, a equação diferencial parcial que rege o movimento da corda tracionada em análise fica dada por:

$$\rho \frac{\partial^2 w(x, t)}{\partial t^2} - T \frac{\partial^2 w(x, t)}{\partial x^2} + m \frac{\partial^2 w \left(\frac{l}{2}, t \right)}{\partial t^2} \delta \left(x - \frac{l}{2} \right) = 0 \quad (11)$$

para $x \in [0, l]$, onde se considerou que ρ e T são constantes. Quanto às condições de contorno do problema, são dadas por $w(0, t) = 0$ e $w(l, t) = 0$. (11)

Solução alternativa: a dinâmica da corda tracionada com uma massa em seu centro pode ser descrita por um conjunto de duas equações diferenciais parciais:

$$\rho \frac{\partial^2 w_1(x,t)}{\partial t^2} - T \frac{\partial^2 w_1(x,t)}{\partial x^2} = 0, \quad x \in \left[0, \frac{l}{2}\right), \quad (0, 25)$$

$$\rho \frac{\partial^2 w_2(x,t)}{\partial t^2} - T \frac{\partial^2 w_2(x,t)}{\partial x^2} = 0, \quad x \in \left(\frac{l}{2}, l\right], \quad (0, 25)$$

complementadas pelas duas condições de contorno listadas acima e, ainda:

$$w_1\left(\frac{l}{2}^-, t\right) = w_2\left(\frac{l}{2}^+, t\right), \quad (0, 25)$$

$$-T \frac{\partial^2 w_1\left(\frac{l}{2}^-, t\right)}{\partial x^2} + T \frac{\partial^2 w_2\left(\frac{l}{2}^+, t\right)}{\partial x^2} = m \frac{\partial^2 w_2\left(\frac{l}{2}^+, t\right)}{\partial t^2} = m \frac{\partial^2 w_1\left(\frac{l}{2}^-, t\right)}{\partial t^2}, \quad (0, 25)$$

que representam compatibilidade de deslocamento e equilíbrio (dinâmico) de forças em $x = l/2$.

NATAL, 10 de Outubro de 2022 às 10:39.

Assinado digitalmente em
10/10/2022 09:33

Assinada digitalmente em
10/10/2022 10:27

Assinado digitalmente em
10/10/2022 10:33

RUBENS GONCALVES SALSA JUNIOR
PRESIDENTE

THIAGO DE PAULA SALES
1° EXAMINADOR

HILBETH PARENTE AZIKRI DE DEUS
2° EXAMINADOR