Variační přístup k popisu obecně zatíženého pružného prutu



Autor: Evžen Korec

Škola: ČVUT, Fakulta stavební, Katedra mechaniky

Vedoucí práce: prof. Ing. Milan Jirásek, DrSc.

Praha 2018

Obsah

1	Úvod	1
2	Odvození modelu pomocí Lagrangeova principu minima potenciální energie	2
3	Vnitřní síly na prutu	9
4	Diferenciální rovnice popisující model	14
5	Redukce rovnic modelu pro různé typy průřezů	17
	5.1 Kruhový průřez	17
	5.2 Obdélníkový průřez	17
	5.3 Průřez tvaru rovnostranného trojúhelníka	18
	5.4 Tenkostěnný průřez	18
6	Odvození modelu pomocí Hellingerova-Reissnerova variačního principu	19

1 Úvod

Cílem této práce je variační odvození modelu pružného, obecně zatíženého prutu na základě níže uvedeného přibližného popisu pole posunů, ve kterém je deplanační funkce $\psi(y, z)$ násobena neznámou funkcí χ . Uvažujeme, že prut popisujeme kartézským pravotočivým souřadnicovým systémem a osa x je ztotožněna se střednicí prutu.

$$u(x, y, z) = u_s(x) + z\varphi_y(x) - y\varphi_z(x) + \chi(x)\psi(y, z)$$

$$v(x, y, z) = v_s(x) - z\varphi_x(x),$$

$$w(x, y, z) = w_s(x) + y\varphi_x(x).$$
(1)

Zavedení neznámé funkce χ , která umožňuje, aby míra deplanace byla po délce libovolná, představuje rozdíl oproti klasickým modelům (např. Vlasovově modelu), které zavádějí předpoklad, že míra deplanace je úměrná $\varphi'_x(x)$, kde derivací je myšlena derivace podle proměnné x. Kromě této odlišnosti je formulace pole posunů volena standardně v souladu s klasickou publikací [1, str. 127], předpokládáme tedy, že ve směru osy x se prut může protahovat nebo zkracovat, může se deformovat ohybem okolo osy y i z, který je doprovázen smykem, a vlivem kroucení může také průřez deplanovat. Posuny v(x, y, z) a w(x, y, z) ve směru os y a z předpokládáme takové, že průřez prutu se vlivem kroucení pootočí jako tuhý celek. Dále uvažujeme standardní předpoklady prutové teorie ve smyslu [1, str. 93-94], tedy "malé" deformace, dostatečnou délku prutu, která je výrazně větší než rozměry průřezu atd. Složky napětí σ_y a σ_z zanedbáváme. Dále uvažujeme, že prut má přímou střednici a jeho koncové průřezy jsou na ni kolmé. V textu budeme uvažovat prutu s konstantní tuhostí po délce prutu (tedy nezávislé na souřadnici x). Za účelem odvození výše popsaného prutového modelu, tedy sestavení diferenciálních rovnic popisujících model, využijeme variační principy, a to nejdříve Lagrangeův princip minima potenciální energie a poté Hellingerův- Reissnerův variační princip.

2 Odvození modelu pomocí Lagrangeova principu minima potenciální energie

Uvažujeme pole posunů ve tvaru

$$u(x, y, z) = u_s(x) + z\varphi_y(x) - y\varphi_z(x) + \chi(x)\psi(y, z)$$

$$v(x, y, z) = v_s(x) - z\varphi_x(x),$$

$$w(x, y, z) = w_s(x) + y\varphi_x(x).$$

(2)

Tyto vztahy můžeme zapsat maticově ve tvaru

$$\begin{pmatrix} u(x,y,z)\\v(x,y,z)\\w(x,y,z) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 & z & -y & \psi(y,z)\\0 & 1 & 0 & -z & 0 & 0 & 0\\0 & 0 & 1 & y & 0 & 0 & 0 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} u_s(x)\\v_s(x)\\w_s(x)\\\varphi_x(x)\\\varphi_y(x)\\\varphi_z(x)\\\chi(x) \end{pmatrix}.$$
(3)

případně jako

$$\mathbf{u}(\mathbf{x}) = \mathbf{N}(\mathbf{y})\mathbf{d}(x),\tag{4}$$

kde

$$\mathbf{x} = \begin{pmatrix} x \\ y \\ z \end{pmatrix}, \quad \mathbf{y} = \begin{pmatrix} y \\ z \end{pmatrix}.$$

Na základě geometrických rovnic pro trojrozměrné kontinuum vyjádříme deformace

$$\boldsymbol{\varepsilon}(\mathbf{x}) = \begin{pmatrix} \varepsilon_x(\mathbf{x}) \\ \gamma_{xy}(\mathbf{x}) \\ \gamma_{xz}(\mathbf{x}) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \frac{\partial}{\partial x} & 0 & 0 \\ \frac{\partial}{\partial y} & \frac{\partial}{\partial x} & 0 \\ \frac{\partial}{\partial z} & 0 & \frac{\partial}{\partial x} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} u(\mathbf{x}) \\ v(\mathbf{x}) \\ w(\mathbf{x}) \end{pmatrix}.$$
(5)

Předchozí výraz je vhodné rozdělit na součet dvou členů, kde v jednom se objeví pouze derivace podle proměnné x a ve druhém pouze derivace podle proměnných y a z, což s výhodou využijeme při dimenzionální redukci problému:

$$\boldsymbol{\varepsilon}(\mathbf{x}) = \begin{pmatrix} \varepsilon_x(\mathbf{x}) \\ \gamma_{xy}(\mathbf{x}) \\ \gamma_{xz}(\mathbf{x}) \end{pmatrix} = \frac{\partial}{\partial x} \begin{pmatrix} u(\mathbf{x}) \\ v(\mathbf{x}) \\ w(\mathbf{x}) \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} 0 & 0 & 0 \\ \frac{\partial}{\partial y} & 0 & 0 \\ \frac{\partial}{\partial z} & 0 & 0 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} u(\mathbf{x}) \\ v(\mathbf{x}) \\ w(\mathbf{x}) \end{pmatrix}.$$
(6)

Získanou rovnost zapišme jako

$$\boldsymbol{\varepsilon}(\mathbf{x}) = \frac{\partial}{\partial x} \mathbf{u}(\mathbf{x}) + \boldsymbol{\partial}_{\boldsymbol{y}} \mathbf{u}(\mathbf{x}). \tag{7}$$

Po dosazení výrazu (4) dostáváme

$$\varepsilon(\mathbf{x}) = \mathbf{N}(\mathbf{y}) \frac{\partial}{\partial x} \mathbf{d}(x) + \partial_{\mathbf{y}} \mathbf{N}(\mathbf{y}) \mathbf{d}(x)$$

= $\mathbf{N}(\mathbf{y}) \mathbf{d}'(x) + \mathbf{B}(\mathbf{y}) \mathbf{d}(x),$ (8)

kde

Nyní zapišme funkcionál potenciální energie, který uvažujme ve tvaru

$$E_{pot}(\boldsymbol{\varepsilon}(\mathbf{x}), \mathbf{u}(\mathbf{x})) = \frac{1}{2} \int_{V} \boldsymbol{\varepsilon}^{T}(\mathbf{x}) \mathbf{D}\boldsymbol{\varepsilon}(\mathbf{x}) \, \mathrm{d}V - \int_{V} \mathbf{b}^{T}(\mathbf{x}) \mathbf{u}(\mathbf{x}) \, \mathrm{d}V - \int_{S_{t}} \mathbf{t}^{T}(\mathbf{x}) \mathbf{u}(\mathbf{x}) \, \mathrm{d}S, \quad (10)$$

kde

$$\mathbf{b}(\mathbf{x}) = \begin{pmatrix} b_x(\mathbf{x}) \\ b_y(\mathbf{x}) \\ b_z(\mathbf{x}) \end{pmatrix}, \quad \mathbf{t}(\mathbf{x}) = \begin{pmatrix} t_x(\mathbf{x}) \\ t_y(\mathbf{x}) \\ t_z(\mathbf{x}) \end{pmatrix}, \quad \mathbf{D} = \begin{pmatrix} E & 0 & 0 \\ 0 & G & 0 \\ 0 & 0 & G \end{pmatrix}.$$

Označme

$$E_{int}(\boldsymbol{\varepsilon}(\mathbf{x})) = \frac{1}{2} \int_{V} \boldsymbol{\varepsilon}^{T}(\mathbf{x}) \mathbf{D} \boldsymbol{\varepsilon}(\mathbf{x}) \, \mathrm{d}V, \tag{11}$$

$$E_{ext}(\mathbf{u}(\mathbf{x})) = -\int_{V} \mathbf{b}^{T}(\mathbf{x})\mathbf{u}(\mathbf{x}) \,\mathrm{d}V - \int_{S_{t}} \mathbf{t}^{T}(\mathbf{x})\mathbf{u}(\mathbf{x}) \,\mathrm{d}S.$$
(12)

Platí tedy

$$E_{pot}(\boldsymbol{\varepsilon}(\mathbf{x}), \mathbf{u}(\mathbf{x})) = E_{int}(\boldsymbol{\varepsilon}(\mathbf{x})) + E_{ext}(\mathbf{u}(\mathbf{x})).$$
(13)

Nyní vyjádřeme E_{int} v závislosti na uvažovaných veličinách pole posunutí (3). Za tímto účelem dosadíme tedy (8) do funkcionálu (11) a dostáváme

$$E_{int}(\mathbf{d}(\mathbf{x})) = \frac{1}{2} \int_{V} (\mathbf{N}(\mathbf{y})\mathbf{d}'(x) + \mathbf{B}(\mathbf{y})\mathbf{d}(x))^{T} \mathbf{D}(\mathbf{N}(\mathbf{y})\mathbf{d}'(x) + \mathbf{B}(\mathbf{y})\mathbf{d}(x)) \, \mathrm{d}V$$

$$= \frac{1}{2} \int_{V} (\mathbf{d}'^{T}(x)\mathbf{N}^{T}(\mathbf{y}) + \mathbf{d}^{T}(x)\mathbf{B}^{T}(\mathbf{y}))\mathbf{D}(\mathbf{N}(\mathbf{y})\mathbf{d}'(x) + \mathbf{B}(\mathbf{y})\mathbf{d}(x)) \, \mathrm{d}V$$

$$= \frac{1}{2} \int_{V} \mathbf{d}'^{T}(x)\mathbf{N}^{T}(\mathbf{y})\mathbf{D}\mathbf{N}(\mathbf{y})\mathbf{d}'(x) \, \mathrm{d}V + \int_{V} \mathbf{d}'^{T}(x)\mathbf{N}^{T}(\mathbf{y})\mathbf{D}\mathbf{B}(\mathbf{y})\mathbf{d}(x) \, \mathrm{d}V$$

$$+ \frac{1}{2} \int_{V} \mathbf{d}^{T}(x)\mathbf{B}^{T}(\mathbf{y})\mathbf{D}\mathbf{B}(\mathbf{y})\mathbf{d}(x) \, \mathrm{d}V.$$
(14)

Po rozdělení objemového integrálu na integrál po délce a integrál přes průřez prutu dostáváme

$$E_{int}(\mathbf{d}(\mathbf{x})) = \frac{1}{2} \int_0^L \mathbf{d}'^T(x) \left(\int_A \mathbf{N}^T(\mathbf{y}) \mathbf{D} \mathbf{N}(\mathbf{y}) \, \mathrm{d}A \right) \mathbf{d}'(x) \, \mathrm{d}x + \int_0^L \mathbf{d}'^T(x) \left(\int_A \mathbf{N}^T(\mathbf{y}) \mathbf{D} \mathbf{B}(\mathbf{y}) \, \mathrm{d}A \right) \mathbf{d}(x) \, \mathrm{d}x + \frac{1}{2} \int_0^L \mathbf{d}^T(x) \left(\int_A \mathbf{B}^T(\mathbf{y}) \mathbf{D} \mathbf{B}(\mathbf{y}) \, \mathrm{d}A \right) \mathbf{d}(x) \, \mathrm{d}x,$$
(15)

což můžeme zapsat jako

$$E_{int}(\mathbf{d}(\mathbf{x})) = \frac{1}{2} \int_0^L \mathbf{d}'^T(x) \mathbf{A}_{II} \mathbf{d}'(x) \, \mathrm{d}x + \int_0^L \mathbf{d}'^T(x) \mathbf{A}_I \mathbf{d}(x) \, \mathrm{d}x + \frac{1}{2} \int_0^L \mathbf{d}^T(x) \mathbf{A}_0 \mathbf{d}(x) \, \mathrm{d}x.$$
(16)

Nyní vyjádřeme E_{ext} v závislosti na uvažovaných veličinách pole posunutí (3). Podobně jako v předchozím případě dosaďme (4) do funkcionálu (12). Dostáváme

$$E_{ext}(\mathbf{d}(\mathbf{x})) = -\int_{V} \mathbf{b}^{T}(\mathbf{x}) \mathbf{N}(\mathbf{y}) \mathbf{d}(x) \, \mathrm{d}V - \int_{S_{t}} \mathbf{t}^{T}(\mathbf{x}) \mathbf{N}(\mathbf{y}) \mathbf{d}(x) \, \mathrm{d}S$$

$$= -\int_{0}^{L} \left(\int_{A} \mathbf{b}^{T}(\mathbf{x}) \mathbf{N}(\mathbf{y}) \, \mathrm{d}A \right) \mathbf{d}(x) \, \mathrm{d}x - \int_{0}^{L} \left(\int_{\Gamma} \mathbf{t}^{T}(\mathbf{x}) \mathbf{N}(\mathbf{y}) \, \mathrm{d}s \right) \mathbf{d}(x) \, \mathrm{d}x$$

$$- \int_{S_{0}} \mathbf{t}^{T}(\mathbf{x}) \mathbf{N}(\mathbf{y}) \mathbf{d}(0) \, \mathrm{d}S - \int_{S_{L}} \mathbf{t}^{T}(\mathbf{x}) \mathbf{N}(\mathbf{y}) \mathbf{d}(L) \, \mathrm{d}S$$

$$= -\int_{0}^{L} \mathbf{f}^{T}(x) \mathbf{d}(x) \, \mathrm{d}x$$

$$- \int_{S_{0}} \mathbf{t}^{T}(0, \mathbf{y}) \mathbf{N}(\mathbf{y}) \, \mathrm{d}S \, \mathbf{d}(0) - \int_{S_{L}} \mathbf{t}^{T}(L, \mathbf{y}) \mathbf{N}(\mathbf{y}) \, \mathrm{d}S \, \mathbf{d}(L).$$
(17)

Nyní nalezněme první variace funkcionálu podle všech složek vektoru $\mathbf{d}(x)$. Za účelem přehlednosti nalezněme nejdříve první variace E_{int} a následně E_{ext} . Kompaktně můžeme zapsat

$$\delta E_{int}(\mathbf{d}(\mathbf{x}), \boldsymbol{\delta d}(\mathbf{x})) = \frac{1}{2} \int_{0}^{L} \left(\mathbf{d}^{T}(x) \mathbf{A}_{II} \boldsymbol{\delta d}^{\prime}(x) + \boldsymbol{\delta d}^{T}(x) \mathbf{A}_{II} \boldsymbol{d}^{\prime}(x) \right) \, \mathrm{d}x + \int_{0}^{L} \left(\mathbf{d}^{T}(x) \mathbf{A}_{I} \boldsymbol{\delta d}(x) + \boldsymbol{\delta d}^{T}(x) \mathbf{A}_{I} \boldsymbol{d}(x) \right) \, \mathrm{d}x + \frac{1}{2} \int_{0}^{L} \left(\mathbf{d}^{T}(x) \mathbf{A}_{0} \boldsymbol{\delta d}(x) + \boldsymbol{\delta d}^{T}(x) \mathbf{A}_{0} \boldsymbol{d}(x) \right) \, \mathrm{d}x.$$
(18)

Vzhledem k symetrii matic \mathbf{A}_{II} a \mathbf{A}_0 můžeme zapsat

$$\delta E_{int}(\mathbf{d}(\mathbf{x}), \boldsymbol{\delta d}(\mathbf{x})) = \int_0^L \mathbf{d}'^T(x) \mathbf{A}_{II} \boldsymbol{\delta d}'(x) \, \mathrm{d}x + \int_0^L \left(\mathbf{d}'^T(x) \mathbf{A}_I \boldsymbol{\delta d}(x) + \mathbf{d}^T(x) \mathbf{A}_I^T \boldsymbol{\delta d}'(x) \right) \, \mathrm{d}x + \int_0^L \mathbf{d}^T(x) \mathbf{A}_0 \boldsymbol{\delta d}(x) \, \mathrm{d}x.$$
(19)

Po úpravě integrálů metodou per partes dostáváme

$$\delta E_{int}(\mathbf{d}(\mathbf{x}), \delta \boldsymbol{d}(\mathbf{x})) = -\int_{0}^{L} \mathbf{d}''^{T}(x) \mathbf{A}_{II} \delta \boldsymbol{d}(x) \, \mathrm{d}x + \\ + \left[\mathbf{d}'^{T}(x) \mathbf{A}_{II} \delta \boldsymbol{d}(x) \right]_{0}^{L} + \left[\mathbf{d}^{T}(x) \mathbf{A}_{I}^{T} \delta \boldsymbol{d}(x) \right]_{0}^{L} + \\ + \int_{0}^{L} \left(\mathbf{d}'^{T}(x) \mathbf{A}_{I} \delta \boldsymbol{d}(x) - \mathbf{d}'^{T}(x) \mathbf{A}_{I}^{T} \delta \boldsymbol{d}(x) \right) \, \mathrm{d}x \\ + \int_{0}^{L} \mathbf{d}^{T}(x) \mathbf{A}_{0} \delta \boldsymbol{d}(x) \, \mathrm{d}x.$$
(20)

$$\delta E_{ext}(\mathbf{d}(\mathbf{x}), \boldsymbol{\delta d}(\mathbf{x})) = -\int_0^L \mathbf{f}^T(x) \boldsymbol{\delta d}(x) \, \mathrm{d}x -\int_{S_0} \mathbf{t}^T(\mathbf{x}) \mathbf{N}(\mathbf{y}) \boldsymbol{\delta d}(0) \, \mathrm{d}S - \int_{S_L} \mathbf{t}^T(\mathbf{x}) \mathbf{N}(\mathbf{y}) \boldsymbol{\delta d}(L) \, \mathrm{d}S.$$
(21)

Z podmínky stacionarity Lagrangeova funkcionálu potenciální energie tedy vyplývá

$$-\mathbf{d}^{\prime \prime T}(x)\mathbf{A}_{II} + \mathbf{d}^{\prime T}(x)\mathbf{A}_{I} - \mathbf{d}^{\prime T}(x)\mathbf{A}_{I}^{T} + \mathbf{d}^{T}(x)\mathbf{A}_{0} = \mathbf{f}^{T}(x),$$
(22)

$$-\mathbf{A}_{II}^{T}\mathbf{d}''(x) + \mathbf{A}_{I}^{T}\mathbf{d}'(x) - \mathbf{A}_{I}\mathbf{d}'(x) + \mathbf{A}_{0}^{T}\mathbf{d}(x) = \mathbf{f}(x),$$
(23)

$$-\mathbf{A}_{II}\mathbf{d}''(x) - (\mathbf{A}_I - \mathbf{A}_I^T)\mathbf{d}'(x) + \mathbf{A}_0\mathbf{d}(x) = \mathbf{f}(x),$$
(24)

$$\boldsymbol{K_x} \mathbf{d}(x) = \mathbf{f}(x), \tag{25}$$

kde

$$\mathbf{d}''(x) = \frac{\mathrm{d}^2}{\mathrm{d}x^2} \mathbf{d}(x). \tag{26}$$

Dále musí platit okrajové podmínky

$$\mathbf{A}_{II}^{T}\mathbf{d}'(0) + \mathbf{A}_{I}\mathbf{d}(0) = \left(\int_{S_{0}} \mathbf{t}^{T}(\mathbf{x})\mathbf{N}(\mathbf{y}) \,\mathrm{d}S\right)^{T},$$
$$\mathbf{A}_{II}^{T}\mathbf{d}'(L) + \mathbf{A}_{I}\mathbf{d}(L) = \left(\int_{S_{L}} \mathbf{t}^{T}(\mathbf{x})\mathbf{N}(\mathbf{y}) \,\mathrm{d}S\right)^{T}.$$
(27)

Vzhledem k symetrii matice \mathbf{A}_{II} můžeme zapsat

$$\mathbf{A}_{II}\mathbf{d}'(0) + \mathbf{A}_{I}\mathbf{d}(0) = \int_{S_0} \mathbf{N}^T(\mathbf{y})\mathbf{t}(\mathbf{x}) \,\mathrm{d}S,$$
$$\mathbf{A}_{II}\mathbf{d}'(L) + \mathbf{A}_{I}\mathbf{d}(L) = \int_{S_L} \mathbf{N}^T(\mathbf{y})\mathbf{t}(\mathbf{x}) \,\mathrm{d}S.$$
(28)

Na následujících dvou stranách jsou uvedeny prvky matic \mathbf{A}_{II} a $\mathbf{A}_{I} - \mathbf{A}_{I}^{T}$ a \mathbf{A}_{0} . Na základě těchto matic sestavme v souladu s 24 matici \mathbf{K}_{x} , která vyjadřuje "levé strany" diferenciálních rovnic popisujících náš prutový model. Prvky matice \mathbf{K}_{x} uveďme v 32. Abychom \mathbf{K}_{x} trochu zjednodušili, můžeme uvažovat použití centrálního a navíc hlavního souřadného systému a zanedbat tedy prvky matice násobené statickými momenty či deviačním momentem. V hlavním centrálním souřadném systému platí $S_{y} = \int_{A} z \, \mathrm{d}A = 0, \ S_{z} = \int_{A} y \, \mathrm{d}A = 0$ a deviační moment $D_{yz} = \int_{A} yz \, \mathrm{d}A = 0$.

	$\left(EA \right)$	0	0	0	$E \int_{A} z \mathrm{d}A$	$-E \int_A y \mathrm{d}_I$	$4 E \int_A \psi \mathrm{d}A$
	0	GA	0	$-G \int_{A} z \mathrm{d}A$	0	0	0
	0	0	GA	$G \int_{A}^{A} y \mathrm{d}A$	0	0	0
$\mathbf{A}_{II} =$	0	$-G \int_{A} z \mathrm{d} t$	$A G \int_{A} y \mathrm{d}A$	$G \int_A^{JA} y^2 + z^2 \mathrm{d}A$	0	0	0
	$E \int_{a}^{b} z \mathrm{d} z$	4 0	0	0	$E \int_A z^2 \mathrm{d}A$	$-E \int_{A} yz \mathrm{d}$	$A E \int_A \psi z \mathrm{d}A$
	$-E\int_{a}^{a}y\mathrm{d}$	A = 0	0	0	$-E \int_{A}^{JA} yz \mathrm{d}A$	$E \int_{A}^{A} y^2 \mathrm{d}A$	$-E \int_{A} \psi y dA$
	$\left(E \int_A^A \psi \mathrm{d}. \right.$	A 0	0	0	$E \int_A^A \psi_Z \mathrm{d}A$	$-E \int_{A}^{A} \psi y \mathrm{d}$	$A E \int_{A}^{A} \psi^2 \mathrm{d}A$
	0 /	0	0	0	0	0	0
	0	0	0	0	0	-GA	$G\int_A\psi_{,y}\mathrm{d} A$
	0	0	0	0	GA	0	$G\int\limits_A^{\tau}\psi_{,z}\mathrm{d}A$
$\mathbf{A}_{I}^{T} = \mathbf{A}_{I}^{T}$	0	0	0	0	$G \int_A y \mathrm{d}A$ ($\int_{A}^{2} z \mathrm{d}A G$	$\int_A \psi_{,z} y - \psi_{,y} z \mathrm{d} A$
	0	- 0	-GA	$-G\int_A y\mathrm{d}A$	0	0	0
	0	A	0	$-G\int_{A}^{a}z\mathrm{d}A$	0	0	0
	$\int -G \int$	$\psi_n \mathrm{d}A = -G H$	$\int \psi_z \mathrm{d}A = G \mid J$	$r - \psi_{z} u + \psi_{u} z dA$	0	C	O

(29)

(30)

Nyní zapišme prvky matice $\boldsymbol{K}_{\boldsymbol{x}}$

Vzhledem k tomu, že uvažujeme použití centrálního a navíc hlavního souřadného systému, platí, že statické momenty $S_y = \int_A z \, \mathrm{d}A = 0$, $S_z = \int_A y \, \mathrm{d}A = 0$ a deviační moment $D_{yz} = \int_A y \, \mathrm{d}A = 0$, matice $\boldsymbol{K}(x)$ se tedy zjednoduší na tvar níže.

						Ŷ
$-rac{\mathrm{d}^2}{\mathrm{d}x^2} E \int_A \psi \mathrm{d}A$	$-rac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}x}G\int_A\psi_{,y}\mathrm{d}A$	$-rac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}x}G\int_A\psi,z\mathrm{d}A$	$rac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}x}G\int_A \psi, yz-\psi,zy\mathrm{d}A$	$G\int_A \psi, z\mathrm{d}A - rac{\mathrm{d}^2}{\mathrm{d}x_2^2}E\int_A \psi z\mathrm{d}A$	$-G\int_A\psi_{,y}\mathrm{d}A+rac{\mathrm{d}^2}{\mathrm{d}x^2}E\int_A\psi_y\mathrm{d}A$	$-\frac{\mathrm{d}^2}{\mathrm{d}x^2} E \int_A \psi^2 \mathrm{d}A + G \int_A \psi_{,y}^2 \mathrm{d}A + G \int_A \psi_{,z}^2 \mathrm{d}A + G \int_A \psi_{,z}^2 \mathrm{d}A$ (33)
0	$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}x}GA$	0	0	0	$-rac{\mathrm{d}^2}{\mathrm{d}x^2}E\int_A y^2\mathrm{d}A+GA$	$-G\int_{A}\psi_{,y}\mathrm{d}A + \frac{\mathrm{d}^{2}}{\mathrm{d}x^{2}}E\int_{A}\psi_{y}\mathrm{d}A$
0	0	$-rac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}x}GA$	0	$-rac{\mathrm{d}^2}{\mathrm{d}x^2}E\int_A z^2\mathrm{d}A+GA$	0	$G\int_A\psi_{,z}\mathrm{d}A-rac{\mathrm{d}^2}{\mathrm{d}x^2}E\int_A\psi z\mathrm{d}A$
0	0	0	$-rac{\mathrm{d}^2}{\mathrm{d}x^2}G\int_A \left(y^2+z^2 ight)\mathrm{d}A$	0	0	$rac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}x}G\int_A\psi_{,z}y-\psi_{,y}z\mathrm{d}A$
0	0	$-\frac{\mathrm{d}^2}{\mathrm{d}x^2}GA$	0	$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}x}GA$	0	$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}x}G\int_A\psi_{,z}\mathrm{d}A$
0	$-\frac{\mathrm{d}^2}{\mathrm{d}x^2}GA$	0	0	0	$-\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}x}GA$	$rac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}x} G \int_A \psi_{,y} \mathrm{d}A$
$\left(- \frac{\mathrm{d}^2}{\mathrm{d}x^2} EA \right)$	0	0	0	0	0	$\left(- \frac{\mathrm{d}^2}{\mathrm{d}x^2} E \int_A \psi \mathrm{d}A \right)$

3 Vnitřní síly na prutu

V této kapitole identifikujme vnitřní síly síly, které na prutu působí v souladu s modelem, který jsme pomocí Lagrangeova principu odvodili v předchozí kapitole. Za tímto účelem nejdříve zapišme pole přetvoření našeho modelu, které dostaneme tak, že dosadíme naše předpoklady o poli posunutí 2 do vztahu pro výpočet pole deformace z pole posunů dle 5 nebo 6. Poté zapišme pole přetvoření reprezentované sloupcovou maticí $\varepsilon(x)$ jako součin matice N_{ε} a vektoru e(x), kde v N_{ε} se vyskytují pouze konstanty a funkce závislé na souřadnicích y a z a sloupcová matice e(x) obsahuje funkce závislé na proměnné x a derivace podle proměnné x.

$$\boldsymbol{\varepsilon}(\boldsymbol{x}) = \boldsymbol{N}_{\boldsymbol{\varepsilon}}\boldsymbol{e}(\boldsymbol{x}) = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 & z & -y & \psi & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & -z & 0 & 0 & 0 & 0 & -1 & \psi, y \\ 0 & 0 & 1 & y & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & \psi, z \end{pmatrix} \begin{pmatrix} u'_s \\ v'_s - \varphi_z \\ w'_s + \varphi_y \\ \varphi'_x \\ \varphi'_y \\ \varphi'_z \\ \chi' \\ \chi \end{pmatrix}.$$
(34)

Složky $\boldsymbol{e}(x)$ budeme chápat jako jisté deformační veličiny na úrovni průřezu, se kterými jsou sdruženy jisté vnitřní síly, které jsou reprezentovány prvky sloupcové matice $\boldsymbol{s}(x)$, které hledáme. Za sdruženou deformační veličinou a vnitřní sílu považujeme odpovídající prvky každého ze součinů ve výrazu $\boldsymbol{s}^T(x)\boldsymbol{e}(x)$. $\boldsymbol{s}(x)$ definujeme jako takovou sloupcovou matici, že výraz pro "energii vnitřních sil" v Lagrangeově funkcionálu potenciální energie (viz 11 v kapitole 1) můžeme zapsat jako

$$E_{int}(\boldsymbol{\varepsilon}(\mathbf{x})) = \frac{1}{2} \int_{V} \boldsymbol{\varepsilon}^{T}(\mathbf{x}) \mathbf{D}\boldsymbol{\varepsilon}(\mathbf{x}) \, \mathrm{d}V = \frac{1}{2} \int_{0}^{L} \boldsymbol{s}^{T}(x) \boldsymbol{e}(x) \mathrm{d}x.$$
(35)

Za účelem zjednodušení dalšího odvození dále vyjádřeme e(x) = Od(x), kde O je operátorová matice obsahující konstanty a derivace podle proměnné x a d(x) je již dříve zavedená sloupcová matice aproximačních funkcí závislých na proměnné x, které jsou prvky pole posunů 2.

$$\boldsymbol{e}(x) = \begin{pmatrix} u'_{s} \\ v'_{s} - \varphi_{z} \\ w'_{s} + \varphi_{y} \\ \varphi'_{x} \\ \varphi'_{y} \\ \varphi'_{z} \\ \chi' \\ \chi \end{pmatrix} = \boldsymbol{Od}(x) = \begin{pmatrix} \frac{d}{dx} & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & \frac{d}{dx} & 0 & 0 & 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & \frac{d}{dx} & 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \frac{d}{dx} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{d}{dx} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{d}{dx} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{d}{dx} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{d}{dx} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{d}{dx} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{d}{dx} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{d}{dx} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} u_{s}(x) \\ v_{s}(x) \\ \varphi_{s}(x) \\ \varphi_{s}(x) \\ \varphi_{s}(x) \\ \chi(x) \end{pmatrix}.$$

$$(36)$$

Nyní dosaď
me výraz $\pmb{\varepsilon}(\pmb{x})=\pmb{N}_{\pmb{\varepsilon}}\pmb{O}\pmb{d}(x)$ do výrazu 11 pro "energii vnitřních sil"

$$E_{int}(\mathbf{d}(\mathbf{x})) = \frac{1}{2} \int_{V} \left((\mathbf{N}_{\varepsilon} \mathbf{O} \mathbf{d}(x))^{T} \mathbf{D} (\mathbf{N}_{\varepsilon} \mathbf{O} \mathbf{d}(x)) \right) \, \mathrm{d}V =$$

$$= \frac{1}{2} \int_{V} \left((\mathbf{O} \mathbf{d}(x))^{T} \mathbf{N}_{\varepsilon}^{T} \mathbf{D} \mathbf{N}_{\varepsilon} \mathbf{O} \mathbf{d}(x) \right) \, \mathrm{d}V =$$

$$= \frac{1}{2} \int_{0}^{L} \left((\mathbf{O} \mathbf{d}(x))^{T} \left(\int_{A} \mathbf{N}_{\varepsilon}^{T} \mathbf{D} \mathbf{N}_{\varepsilon} \, \mathrm{d}A \right) \mathbf{O} \mathbf{d}(x) \right) \, \mathrm{d}x =$$

$$= \frac{1}{2} \int_{0}^{L} \mathbf{s}^{T}(x) \mathbf{e}(x) \, \mathrm{d}x.$$
(37)

kde

$$\boldsymbol{s}^{T}(\boldsymbol{x}) = (\boldsymbol{O}\boldsymbol{d}(\boldsymbol{x}))^{T} \left(\int_{A} \boldsymbol{N}_{\boldsymbol{\varepsilon}}^{T} \mathbf{D} \boldsymbol{N}_{\boldsymbol{\varepsilon}} \, \mathrm{d}A \right),$$
(38)

cože jsme požadovali. Na následující straně je v 39 uvedena podoba matice $\int_{A} N_{\varepsilon}^{T} \mathbf{D} N_{\varepsilon} \, \mathrm{d} A$. Samotná s(x) je zapsána v 40 (upozorňujeme, že matice není pro přehlednější zápis transponována).

Protože uvažujeme použití centrálního a hlavního souřadného systému, jak jsme již dříve uvedli, uvažujeme statické momenty $S_y = \int_A z \, dA = 0$, $S_z = \int_A y \, dA = 0$ a deviační moment $D_{yz} = \int_A yz \, dA = 0$. Výrazy pro vnitřní síly můžeme tedy zjednodušit do podoby uvedené v 41. Vidíme, že v uvedených výrazech se vyskytují známé výrazy pro vnitřní síly jako například EAu'_s , který například v Mindlinově modelu [4, str.28-32] vyjadřuje normálovou sílu. Podobně můžeme ve výrazech níže vidět známé vztahy pro posouvající sílu či ohybový moment. Analogicky tak můžeme v našem modelu zavést zobecněné vnitřní síly, které značme s horním indexem χ , jakožto odkaz na náhradu χ_x za φ'_x v předpokládaném poli posunů, která je podstatou rozdílu zkoumaného modelu oproti modelům klasickým.

$$N = EAu'_{s} + E \int_{A} \psi \, \mathrm{d}A\chi'$$

$$V_{y} = GAv'_{s} + G \int_{A} \psi_{,y} \, \mathrm{d}A\chi - GA\varphi_{z}$$

$$V_{z} = GAw'_{s} + G \int_{A} \psi_{,z} \, \mathrm{d}A\chi + GA\varphi_{y}$$

$$M_{x} = G \int_{A} (\psi_{,z}y - \psi_{,y}z) \, \mathrm{d}A\chi + G \int_{A} (y^{2} + z^{2}) \, \mathrm{d}A\varphi'_{x}$$

$$M_{y} = E \int_{A} z^{2} \, \mathrm{d}A\varphi'_{y} + E \int_{A} \psi z \, \mathrm{d}A\chi'$$

$$M_{z} = E \int_{A} y^{2} \, \mathrm{d}A\varphi'_{z} - E \int_{A} \psi y \, \mathrm{d}A\chi'$$

$$B = E \int_{A} \psi^{2} \, \mathrm{d}A\chi' - E \int_{A} \psi y \, \mathrm{d}A\varphi'_{z} + E \int_{A} \psi \, \mathrm{d}Au'_{s} + E \int_{A} z\psi \, \mathrm{d}A\varphi'_{y}$$

$$M^{2} = G \int_{A} \psi_{,y} \, \mathrm{d}Av'_{s} + G \int_{A} \psi_{,z} \, \mathrm{d}Aw'_{s} + G \int_{A} (\psi_{,y}^{2} + \psi_{,z}^{2}) \, \mathrm{d}A\chi + G \int_{A} \psi_{,z} \, \mathrm{d}A\varphi_{y} - G \int_{A} \psi_{,y} \, \mathrm{d}A\varphi_{z} + G \int_{A} (\psi_{,z}y - \psi_{,y}z) \, \mathrm{d}A\varphi'_{x}$$
(41)

Upozorněme ještě, že s použitím zavedeného formalismu bychom snadno mohli odvodit matici K_x (viz 33)), kterou jsme již dříve odvodili jiným postupem v kapitole 1. Stačí, abychom zavedli adjugovaný operátor O^* k operátoru O, tak, že pro libovolnou reálnou sloupcovou matici s(x) platí

$$\frac{1}{2} \int_0^L \boldsymbol{s}^T(x) \left(\boldsymbol{O} \boldsymbol{d}(x) \right) \mathrm{d}x = \frac{1}{2} \int_0^L \left(\boldsymbol{O}^* \boldsymbol{s}(x) \right)^T \boldsymbol{d}(x) \mathrm{d}x.$$
(42)

Nyní bychom již mohli provést variaci tohoto funkcionálu podle prvků sloupcové matice d(x)

a zapsat matici $K_x.$ Adjugovaný operátor \boldsymbol{O}^\star můžeme přitom zapsat jako

$$\boldsymbol{O}^{\star} = \begin{pmatrix} -\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}x} & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & -\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}x} & 0 & 0 & 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & -\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}x} & 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}x} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & -\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}x} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}x} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}x} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & -\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}x} \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{pmatrix}$$
(43)

4 Diferenciální rovnice popisující model

V této kapitole zapišme diferenciální rovnice popisující odvozený model v souladu s odvozenými rovnicemi stacionarity Lagrangeova funkcionálu potenciální energie (soustava rovnic 33) v kapitole 1. Soustavu rovnic zapišme pro případ, kdy tuhost prutu je po průřezu proměnná a je tedy funkcí proměnné x. V kapitole 1 je sice odvození pro jednoduchost uvedeno pro případ konstantní tuhosti po délce prutu, ale kdybychom při odvození uvažovali proměnnou tuhost, mohli bychom podobným způsobem odvodit rovnice níže. Výrazy na pravé straně rovnic, které jsou specifikovány v 45, představují odpovídající měrné spojité zatížení prutu vztažené k jeho střednici.

$$-\left(EAu'_{s}\right)' - \left(E\int_{A}\psi\,\mathrm{d}A\chi'\right)' = f_{x}(x)$$

$$-\left(GA(v'_{s}-\varphi_{z})\right)' - \left(G\int_{A}\psi,y\,\mathrm{d}A\chi\right)' = f_{y}(x)$$

$$-\left(GA(w'_{s}+\varphi_{y})\right)' - \left(G\int_{A}\psi,z\,\mathrm{d}A\chi\right)' = f_{z}(x)$$

$$-\left(G\int_{A}(\psi,zy-\psi,yz)\,\mathrm{d}A\chi\right)' - \left(G\int_{A}(y^{2}+z^{2})\,\mathrm{d}A\varphi'_{x}\right)' = m_{x}(x)$$

$$-\left(E\int_{A}z^{2}\,\mathrm{d}A\varphi'_{y}\right)' - \left(E\int_{A}\psi z\,\mathrm{d}A\chi'\right)' + GA(w'_{s}+\varphi_{y}) + G\int_{A}\psi,z\,\mathrm{d}A\chi = m_{y}(x)$$

$$-\left(E\int_{A}y^{2}\,\mathrm{d}A\varphi'_{z}\right)' + \left(E\int_{A}\psi y\,\mathrm{d}A\chi'\right)' - GA(v'_{s}-\varphi_{z}) - G\int_{A}\psi,y\,\mathrm{d}A\chi = m_{z}(x)$$

$$-\left(E\int_{A}\psi\,\mathrm{d}Au'_{s}\right)' - \left(E\int_{A}z\psi\,\mathrm{d}A\varphi'_{y}\right)' + \left(E\int_{A}\psi y\,\mathrm{d}A\varphi'_{z}\right)' - \left(E\int_{A}\psi^{2}\,\mathrm{d}A\chi'\right)' + HG\int_{A}\psi,z\,\mathrm{d}A\varphi_{z} + G\int_{A}\psi,z\,\mathrm{d}A\varphi_{z} + G\int_{A}\psi,z\,\mathrm{d}A\varphi_{z} + G\int_{A}\psi,z\,\mathrm{d}A\varphi_{z} + G\int_{A}\psi,z\,\mathrm{d}A\varphi_{z} + G\int_{A}\psi,z\,\mathrm{d}A\varphi_{z} = b(x)$$

$$(44)$$

$$f_{x}(x) = \int_{A} b_{x} dA + \int_{\Gamma} t_{x} dA$$

$$f_{y}(x) = \int_{A} b_{y} dA + \int_{\Gamma} t_{y} dA$$

$$f_{z}(x) = \int_{A} b_{z} dA + \int_{\Gamma} t_{z} dA$$

$$m_{x}(x) = -\int_{A} zb_{y} dA + \int_{A} yb_{z} dA dx - \int_{\Gamma} zt_{y} dA + \int_{\Gamma} yt_{z} dA$$

$$m_{y}(x) = \int_{A} zb_{x} dA + \int_{\Gamma} zt_{x} dA$$

$$m_{z}(x) = -\int_{A} yb_{x} dA - \int_{\Gamma} yt_{x} dA$$

$$b(x) = \int_{A} \psi(y, z)b_{x} dA + \int_{\Gamma} \psi(y, z)t_{x} dA$$
(45)

Nyní drobně upravme soustavu rovnic 44 a zapišme ji ve tvaru 46. Označme známými symboly průřezové charakteristiky $I_y = \int_A z^2 dA$, $I_z = \int_A y^2 dA$, $I_p = \int_A (y^2 + z^2) dA$. Dále opět uvažujme, že prut má po délce konstantní tuhost, která tedy není funkcí proměnné x. Zároveň požadujme, že $\int_A \psi dA = 0$. To můžeme, neboť uvažujeme, že deplanační funkci $\psi(y, z)$ odvozujeme ze známé rovnice [1, str.107-108] $\Delta \psi(y, z) = \frac{\partial \psi^2(y, z)}{\partial y^2} + \frac{\partial \psi^2(y, z)}{\partial z^2} = 0$ s okrajovou podmínkou $\frac{\partial \psi(y, z)}{\partial n} = n_y z - n_z y$. Tato úloha ale nemá jednoznačné řešení. Pokud ale navíc požadujeme, aby $\int_A \psi dA = 0$, existuje právě jedno řešení ψ , které splňuje Laplaceovu rovnici a příslušnou okrajovou podmínku uvedené výše. Z Lagrangeova principu minima potenciální energie také v kapitole 1 vyplynuly v soustavě 28 statické okrajové podmínky, které musí být splněny na části hranice S_t , na které nejsou předepsány posuny. Můžeme tedy zapsat statickou okrajovou podmínku v x = 0 a x = L. Protože obě podmínky jsou až na znaménko na pravé straně rovnic identické, uveďme pouze podmínku v x = 0. Statické okrajové podmínky jsou podmínky geometrickými okrajovými podmínkami na S_u , tedy té části hranice, na které jakožto předpoklady.

$$-EAu''_{s} = f_{x}(x)$$

$$-GA(v'_{s} - \varphi_{z})' - G\int_{A}\psi_{,y} dA\chi' = f_{y}(x)$$

$$-GA(w'_{s} + \varphi_{y})' - G\int_{A}\psi_{,z} dA\chi' = f_{z}(x)$$

$$-G\int_{A}(\psi_{,z}y - \psi_{,y}z) dA\chi' - GI_{p}\varphi''_{x} = m_{x}(x)$$

$$-EI_{y}\varphi''_{y} - E\int_{A}\psi_{z} dA\chi'' + GA(w'_{s} + \varphi_{y}) + G\int_{A}\psi_{,z} dA\chi = m_{y}(x)$$

$$-EI_{z}\varphi''_{z} + E\int_{A}\psi_{y} dA\chi'' - GA(v'_{s} - \varphi_{z}) - G\int_{A}\psi_{,y} dA\chi = m_{z}(x)$$

$$-E\int_{A}\psi dAu''_{s} - E\int_{A}z\psi dA\varphi''_{y} + E\int_{A}\psi_{y} dA\varphi''_{z} - E\int_{A}\psi^{2} dA\chi'' +$$

$$+G\int_{A}\psi_{,y} dAv'_{s} + G\int_{A}\psi_{,z} dAw'_{s} + G\int_{A}(\psi_{,z}y - \psi_{,y}z) dA\varphi'_{x} + G\int_{A}\psi_{,z} dA\varphi_{y} +$$

$$-G\int_{A}\psi_{,y} dA\varphi_{z} + G\int_{A}(\psi^{2}_{,y} + \psi^{2}_{,z}) dA\chi = b(x)$$

$$(46)$$

$$EAu'_{s}(0) = \int_{S_{0}} t_{x} \, \mathrm{d}A = N(0)$$

$$G \int_{A} \frac{\partial \psi(y, z)}{\partial y} \, \mathrm{d}A\chi(0) + GAv'_{s}(0) - GA\varphi_{z}(0) = \int_{S_{0}} t_{y} \, \mathrm{d}A = V_{y}(0)$$

$$G \int_{A} \frac{\partial \psi(y, z)}{\partial z} \, \mathrm{d}A\chi(0) + GAw'_{s}(0) + GA\varphi_{y}(0) = \int_{S_{0}} t_{z} \, \mathrm{d}A = V_{z}(0)$$

$$G \left(\int_{A} y \frac{\partial \psi(y, z)}{\partial z} - z \frac{\partial \psi(y, z)}{\partial y} \, \mathrm{d}A\right) \chi(0) + G(I_{y} + I_{z})\varphi'_{x}(0) = -\int_{S_{0}} zt_{y} \, \mathrm{d}A + \int_{S_{0}} yt_{z} \, \mathrm{d}A = M_{x}(0)$$

$$E \int_{A} z\psi(y, z) \, \mathrm{d}A\chi'(0) + EI_{y}\varphi'_{y}(x) = \int_{S_{0}} zt_{x} \, \mathrm{d}A = M_{y}(0)$$

$$(47)$$

$$-E \int y\psi(y, z) \, \mathrm{d}A\chi'(0) + EI_{z}\varphi'_{z}(x) = -\int yt_{x} \, \mathrm{d}A = M_{z}(0)$$

$$-E \int_{A} y\psi(y,z) \,\mathrm{d}A\chi'(0) + EI_{z}\varphi'_{z}(x) = -\int_{S_{0}} yt_{x} \,\mathrm{d}A = M_{z}(0)$$
$$-E \int_{A} y\psi(y,z) \,\mathrm{d}A\varphi'_{z}(0) + E \int_{A} z\psi(y,z) \,\mathrm{d}A\varphi'_{y}(0) + E \int_{A} \psi^{2}(y,z)\chi'(x) =$$
$$= \int_{S_{0}} \psi(y,z)t_{x} \,\mathrm{d}A = B(0)$$

5 Redukce rovnic modelu pro různé typy průřezů

Soustava diferenciálních rovnic 46 popisující náš model obsahuje sedm diferenciálních rovnic a sedm neznámých funkcí. Oproti obdobným soustavám klasických modelů je ale nevýhodná v tom smyslu, že všechny rovnice až na první jsou propojeny prostřednictvím neznámé funkce χ , přičemž jejich okrajové podmínky jsou prostřednictvím funkce χ také propojeny. Rovnice tedy nemůžeme v obecném případě řešit samostatně, ale musíme použít metody pro řešení soustav diferenciálních rovnic s okrajovými podmínkami. V jistých specifických případech, například pro průřezy vykazující symetrii či tenkostěnné průřezy, se soustava 46 zjednoduší, jak se pokusíme demonstrovat na příkladech níže. Připomeňme, že uvažujeme tvar deplanační funkce $\psi(y, z)$ jakožto řešení známé Laplaceovy rovnice [1, str.107-108], jak bylo rozebráno v minulé kapitole.

5.1 Kruhový průřez

V tomto případě průřez nedeplanuje, viz [1, kap 2.1.2] Platí tedy, že $\psi(y, z) = 0$. Soustavu 46 tedy můžeme redukovat na soustavu 48 uvedenou níže. Protože musí zároveň platit $b(x) = \int_A \psi(y, z) b_x \, \mathrm{d}A + \int_{\Gamma} \psi(y, z) t_x \, \mathrm{d}A = 0$, je poslední rovnice v 48 identicky splněna.

$$-EAu''_{s} = f_{x}(x)$$

$$-GA(v'_{s} - \varphi_{z})' = f_{y}(x)$$

$$-GA(w'_{s} + \varphi_{y})' = f_{z}(x)$$

$$-GI_{p}\varphi''_{x} = m_{x}(x)$$

$$-EI_{y}\varphi''_{y} + GA(w'_{s} + \varphi_{y}) = m_{y}(x)$$

$$-EI_{z}\varphi''_{z} - GA(v'_{s} - \varphi_{z}) = m_{z}(x)$$

$$0 = b(x)$$

(48)

5.2 Obdélníkový průřez

V tomto případě můžeme deplanační funkci vyjádřit řadou podle [1, str.116]

$$-EAu''_{s} = f_{x}(x)$$

$$-GA(v'_{s} - \varphi_{z})' = f_{y}(x)$$

$$-GA(w'_{s} + \varphi_{y})' = f_{z}(x)$$

$$-G\int_{A}(\psi_{,z}y - \psi_{,y}z) \, \mathrm{d}A\chi' - GI_{p}\varphi''_{x} = m_{x}(x)$$

$$-EI_{y}\varphi''_{y} + GA(w'_{s} + \varphi_{y}) = m_{y}(x)$$

$$-EI_{z}\varphi''_{z} - GA(v'_{s} - \varphi_{z}) = m_{z}(x)$$

$$-E\int_{A}\psi^{2} \, \mathrm{d}A\chi'' + G\int_{A}(\psi_{,z}y - \psi_{,y}z) \, \mathrm{d}A\varphi'_{x} +$$

$$+G\int_{A}(\psi^{2}_{,y} + \psi^{2}_{,z}) \, \mathrm{d}A\chi = b(x)$$

$$(49)$$

5.3 Průřez tvaru rovnostranného trojúhelníka

V tomto případě můžeme deplanační funkci vyjádřit vzorcem podle [3, str.224]

$$-EAu''_{s} = f_{x}(x)$$

$$-GA(v'_{s} - \varphi_{z})' = f_{y}(x)$$

$$-GA(w'_{s} + \varphi_{y})' = f_{z}(x)$$

$$-G\int_{A}(\psi_{,z}y - \psi_{,y}z) \, \mathrm{d}A\chi' - GI_{p}\varphi''_{x} = m_{x}(x)$$

$$-EI_{y}\varphi''_{y} + GA(w'_{s} + \varphi_{y}) = m_{y}(x)$$

$$-EI_{z}\varphi''_{z} - GA(v'_{s} - \varphi_{z}) = m_{z}(x)$$

$$-E\int_{A}\psi^{2} \, \mathrm{d}A\chi'' + G\int_{A}(\psi_{,z}y - \psi_{,y}z) \, \mathrm{d}A\varphi'_{x} +$$

$$+G\int_{A}(\psi^{2}_{,y} + \psi^{2}_{,z}) \, \mathrm{d}A\chi = b(x)$$
(50)

5.4 Tenkostěnný průřez

Pro případ tenkostěnného průřezu je deplanační funkce dle [1, str.117] přibližně rovna $-\omega(s)$, kde $\omega(s)$ je takzvané výsečové souřadnice. Pro výpočet $\omega(s)$ můžeme zvolit takový pól (tzv. hlavní pól), že $I_{\omega z} = \int_A \omega y \, \mathrm{d}A = 0$ a $I_{\omega y} = \int_A \omega z \, \mathrm{d}A = 0$, což zjednoduší soustavu 46 na tvar níže.

$$-EAu''_{s} = f_{x}(x)$$

$$-GA(v'_{s} - \varphi_{z})' - G\int_{A}\psi_{,y} dA\chi' = f_{y}(x)$$

$$-GA(w'_{s} + \varphi_{y})' - G\int_{A}\psi_{,z} dA\chi' = f_{z}(x)$$

$$-G\int_{A}(\psi_{,z}y - \psi_{,y}z) dA\chi' - GI_{p}\varphi''_{x} = m_{x}(x)$$

$$-EI_{y}\varphi''_{y} + GA(w'_{s} + \varphi_{y}) + G\int_{A}\psi_{,z} dA\chi = m_{y}(x)$$

$$-EI_{z}\varphi''_{z} - GA(v'_{s} - \varphi_{z}) - G\int_{A}\psi_{,y} dA\chi = m_{z}(x)$$

$$-E\int_{A}\psi^{2} dA\chi'' + G\int_{A}\psi_{,y} dAv'_{s} + G\int_{A}\psi_{,z} dAw'_{s} + G\int_{A}(\psi_{,z}y - \psi_{,y}z) dA\varphi'_{x} + G\int_{A}\psi_{,z} dA\varphi_{y} +$$

$$-G\int_{A}\psi_{,y} dA\varphi_{z} + G\int_{A}(\psi^{2}_{,y} + \psi^{2}_{,z}) dA\chi = b(x)$$
(51)

6 Odvození modelu pomocí Hellingerova-Reissnerova variačního principu

Model, který jsme v předchozích kapitolách odvodili za použití Lagrangeova principu minima potenciální energie, naneštěstí nerespektuje skutečné rozložení smykového napětí při ohybu a kroucení prutu, o čemž se můžeme snadno přesvědčit, pokud vyjádříme například $\tau_{xz} = G\gamma_{xz} = G\left(\frac{\partial u(x)}{\partial z} + \frac{\partial w(x)}{\partial x}\right) = G\left(\varphi_y(x) + \chi(x)\frac{\partial \psi(y,z)}{\partial z} + w'_s(x) + y\varphi'_x(x)\right)$. Při prostém ohybu by pro nedeplanující průřez platilo $\varphi'_x(x) = 0$ a $\psi(y,z) = 0$, takže bychom dostali $\tau_{xz} = G\left(\varphi_y(x) + w'_s(x)\right)$. V daném průřezu (tedy pro danou hodnotu x) dostáváme konstantní rozložení smykového napětí po výšce průřezu, což je ve sporu s Cauchyho rovnicemi, ze kterých dostáváme nekonstantní průběh smykového napětí [1, str.118-126]. Tento rozpor je způsoben naší volbou pole posunů ve tvaru 2, které je pro připomenutí uvedeno níže.

$$u(x, y, z) = u_s(x) + z\varphi_y(x) - y\varphi_z(x) + \chi(x)\psi(y, z),$$

$$v(x, y, z) = v_s(x) - z\varphi_x(x),$$

$$w(x, y, z) = w_s(x) + y\varphi_x(x).$$

Model, který odvodíme za použití Lagrangeova funckionálu potenciální energie má navíc tu nešťastnou vlastnost, že pro dané zatížení přísluší modelu vyšší potenciální energie než skutečné konstrukci [2, str.276] a model tak vykazuje větší tuhost. Abychom získali model s takovým rozložením smykových napětí, které by respektovalo Cauchyho rovnice rovnováhy, odvoďme ho znovu, ale tentokrát pomocí Hellingerova-Reissnerova variačního principu. Cílem odvození bude najít odpovídající korekce tuhostí, podobně jako v případě smykové plochy v Mindlinově modelu [4, str.30-33]. Hellingerův-Reissnerův funkcionál je ve své základní podobě definován předpisem [1, str.309]

$$\Pi_{HR}(\boldsymbol{u},\boldsymbol{\sigma}) = \int_{V} \left(\boldsymbol{\sigma}^{T}(\mathbf{x}) \partial \boldsymbol{u}(\mathbf{x}) - \frac{1}{2} \boldsymbol{\sigma}^{T}(\mathbf{x}) \boldsymbol{C} \boldsymbol{\sigma}(\mathbf{x}) - \boldsymbol{u}^{T}(\mathbf{x}) \overline{\boldsymbol{b}}(\mathbf{x}) \right) \, \mathrm{d}V \\ - \int_{S_{t}} \boldsymbol{u}^{T}(\mathbf{x}) \overline{\boldsymbol{t}}(\mathbf{x}) \, \mathrm{d}S - \int_{S_{u}} \boldsymbol{\sigma}^{T}(\mathbf{x}) \boldsymbol{n}^{T} \left(\boldsymbol{u}(\mathbf{x}) - \overline{\boldsymbol{u}}(\mathbf{x}) \right) \, \mathrm{d}S,$$
(52)

kde stejně jako v dříve uvažovaném Lagrangeově funkcionálu \overline{b} představuje sloupcovou matici složek objemového zatížení, \overline{t} povrchového zatížení, \overline{u} předepsaných posunů a n je sloupcová matice průmětů normálového vektoru k povrchu tělesa do jednotlivých směrů uvažovaného kartézského souřadného systému.

$$\bar{\boldsymbol{b}}(\mathbf{x}) = \begin{pmatrix} b_x(\mathbf{x}) \\ b_y(\mathbf{x}) \\ b_z(\mathbf{x}) \end{pmatrix}, \quad \bar{\boldsymbol{t}}(\mathbf{x}) = \begin{pmatrix} t_x(\mathbf{x}) \\ t_y(\mathbf{x}) \\ t_z(\mathbf{x}) \end{pmatrix}, \quad \mathbf{C} = \begin{pmatrix} \frac{1}{E} & 0 & 0 \\ 0 & \frac{1}{G} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{1}{G} \end{pmatrix},$$

$$\boldsymbol{\sigma}(\mathbf{x}) = \begin{pmatrix} \sigma_x(\mathbf{x}) \\ \tau_{xy}(\mathbf{x}) \\ \tau_{xz}(\mathbf{x}) \end{pmatrix}, \quad \mathbf{u}(\mathbf{x}) = \begin{pmatrix} u(\mathbf{x}) \\ v(\mathbf{x}) \\ w(\mathbf{x}) \end{pmatrix}, \quad \boldsymbol{\partial} = \begin{pmatrix} \frac{\partial}{\partial x} & 0 & 0 \\ \frac{\partial}{\partial y} & \frac{\partial}{\partial x} & 0 \\ \frac{\partial}{\partial z} & 0 & \frac{\partial}{\partial x} \end{pmatrix},$$
$$\boldsymbol{n} = \begin{pmatrix} n_x & 0 & 0 \\ n_y & n_x & 0 \\ n_z & 0 & n_x \end{pmatrix}, \quad \overline{\boldsymbol{u}}(\mathbf{x}) = \begin{pmatrix} \overline{u}(\mathbf{x}) \\ \overline{v}(\mathbf{x}) \\ \overline{w}(\mathbf{x}) \end{pmatrix}.$$

Předpokládejme, že aproximace pole posunů $\boldsymbol{u}(\mathbf{x})$ je volena tak, aby splňovala geometrické okrajové podmínky $\boldsymbol{u}(\mathbf{x}) = \overline{\boldsymbol{u}}(\mathbf{x})$ na S_u . Poslední integrál ve (52) tedy můžeme zanedbat. V prvním integrálu rozepíšeme zvlášť členy odpovídající normálovým a smykovým napětím. Funkcionál tedy přepíšeme do tvaru

$$\Pi_{HR}(\boldsymbol{u},\sigma_{x},\boldsymbol{\tau}) = \int_{V} \left(\sigma_{x}(\mathbf{x}) \frac{\partial u(\mathbf{x})}{\partial x} + \boldsymbol{\tau}^{T}(\mathbf{x}) \partial_{\boldsymbol{\gamma}} \boldsymbol{u}(\mathbf{x}) - \frac{1}{2E} \sigma_{x}^{2}(\mathbf{x}) - \frac{1}{2G} \boldsymbol{\tau}^{T}(\mathbf{x}) \boldsymbol{\tau}(\mathbf{x}) \right) \, \mathrm{d}V + \\ - \int_{V} \boldsymbol{u}^{T}(\mathbf{x}) \overline{\boldsymbol{b}}(\mathbf{x}) \, \mathrm{d}V - \int_{S_{t}} \mathbf{u}^{T}(\mathbf{x}) \overline{\boldsymbol{t}}(\mathbf{x}) \, \mathrm{d}S,$$
(53)

kde

$$\boldsymbol{\partial}_{\boldsymbol{\gamma}} = \begin{pmatrix} \frac{\partial}{\partial y} & \frac{\partial}{\partial x} & 0\\ \frac{\partial}{\partial z} & 0 & \frac{\partial}{\partial x} \end{pmatrix}, \quad \boldsymbol{\tau} = \begin{pmatrix} \tau_{xy} \\ \tau_{xz} \end{pmatrix}.$$
(54)

Smyková napětí budeme aproximovat vhodně zvolenými funkcemi, nezávisle na aproximaci posunů a z ní vyplývající aproximaci smykových deformací. Naproti tomu pro normálové napětí zachováme aproximaci sestrojenou tak, že na normálovou deformaci odvozenou z aproximace posunů uplatníme Hookeův zákon. Dosadíme tedy $\sigma_x(\mathbf{x}) = E \partial u(\mathbf{x}) / \partial \mathbf{x}$ a funkcionál přepíšeme jako

$$\Pi_{HR}(\boldsymbol{u},\boldsymbol{\tau}) = \int_{V} \left(\frac{1}{2} E\left(\frac{\partial u(\mathbf{x})}{\partial x}\right)^{2} + \boldsymbol{\tau}^{T}(\mathbf{x}) \boldsymbol{\partial}_{\boldsymbol{\gamma}} \boldsymbol{u}(\mathbf{x}) - \frac{1}{2G} \boldsymbol{\tau}^{T}(\mathbf{x}) \boldsymbol{\tau}(\mathbf{x}) \right) \, \mathrm{d}V + \qquad (55)$$
$$- \int_{V} \boldsymbol{u}^{T}(\mathbf{x}) \overline{\boldsymbol{b}}(\mathbf{x}) \, \mathrm{d}V - \int_{S_{t}} \mathbf{u}^{T}(\mathbf{x}) \overline{\boldsymbol{t}}(\mathbf{x}) \, \mathrm{d}S.$$

Kdybychom v podobném duchu dosadili $\tau(\mathbf{x}) = G\partial_{\gamma} u(\mathbf{x})$, dostali bychom Lagrangeův funkcionál potenciální energie. To však neuděláme, protože aproximace smykového napětí přímo odvozená ze smykové deformace je příliš hrubá a chceme ji vylepšit. Nyní zapišme vyjádření pole posunů zvlášť pro příčné posuny

$$\mathbf{v}(\mathbf{x}) = \begin{pmatrix} v(\mathbf{x}) \\ w(\mathbf{x}) \end{pmatrix} = \mathbf{N}(\mathbf{y})\mathbf{d}(x) = \begin{pmatrix} 1 & 0 & -z & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & y & 0 & 0 & 0 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} v_s(x) \\ w_s(x) \\ \varphi_x(x) \\ \varphi_y(x) \\ \varphi_z(x) \\ \chi(x) \end{pmatrix}$$
(56)

a pro podélný posun

$$u(\boldsymbol{x}) = \boldsymbol{n}_{u}(\boldsymbol{y})\mathbf{d}(x) = \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 & z & -y & \psi(y,z) \end{pmatrix} \begin{pmatrix} u_{s}(x) \\ v_{s}(x) \\ w_{s}(x) \\ \varphi_{x}(x) \\ \varphi_{y}(x) \\ \varphi_{z}(x) \\ \chi(x) \end{pmatrix},$$
(57)

$$\frac{\partial u(\mathbf{x})}{\partial x} = \frac{\partial}{\partial x} \boldsymbol{n}_u(\boldsymbol{y}) \mathbf{d}(x)$$
(58)

a pole smykového napětí ve tvaru

$$\boldsymbol{\tau}(\mathbf{x}) = \mathbf{N}_{\sigma}(\mathbf{y})\mathbf{c}(x) = \begin{pmatrix} f_1(y,z) & f_2(y,z) & 0 & 0\\ 0 & 0 & f_3(y,z) & f_4(y,z) \end{pmatrix} \begin{pmatrix} C_1(x) \\ C_2(x) \\ C_3(x) \\ C_4(x) \end{pmatrix}, \quad (59)$$

kde f_1 až f_4 jsou vhodně zvolené funkce aproximující rozložení smykového napětí po průřezu a C_1 až C_4 jsou zatím neznámé funkce podélné souřadnice x. Zároveň rozepišme

$$\partial_{\gamma} \boldsymbol{u}(\mathbf{x}) = \partial_{y,z} u(\boldsymbol{x}) + \frac{\partial}{\partial x} \boldsymbol{v}(\boldsymbol{x}) = \begin{pmatrix} \frac{\partial}{\partial y} \\ \frac{\partial}{\partial z} \end{pmatrix} u(\boldsymbol{x}) + \frac{\partial}{\partial x} \begin{pmatrix} v(\boldsymbol{x}) \\ w(\boldsymbol{x}) \end{pmatrix}.$$
(60)

Označme také

$$\overline{\boldsymbol{b}}_{y,z}(\mathbf{x}) = \begin{pmatrix} b_y(\mathbf{x}) \\ b_z(\mathbf{x}) \end{pmatrix}, \quad \overline{\boldsymbol{t}}_{y,z}(\mathbf{x}) = \begin{pmatrix} t_y(\mathbf{x}) \\ t_z(\mathbf{x}) \end{pmatrix}.$$

Funkcionál nyní můžeme zapsat s využitím zavedeného značení jako

$$\Pi_{HR}(\boldsymbol{u},\boldsymbol{\tau}) = \int_{V} \left(\frac{1}{2} E\left(\frac{\partial u(\mathbf{x})}{\partial x}\right)^{2} + \boldsymbol{\tau}^{T}(\mathbf{x}) \partial_{y,z} u(\boldsymbol{x}) + \boldsymbol{\tau}^{T}(\mathbf{x}) \frac{\partial}{\partial x} \boldsymbol{v}(\mathbf{x}) \right) \, \mathrm{d}V + \\ - \int_{V} \left(\frac{1}{2G} \boldsymbol{\tau}^{T}(\mathbf{x}) \boldsymbol{\tau}(\mathbf{x}) \right) \, \mathrm{d}V + \\ - \int_{V} u(\boldsymbol{x}) b_{x}(\mathbf{x}) + \mathbf{v}^{T}(\mathbf{x}) \overline{b}_{y,z}(\mathbf{x}) \, \mathrm{d}V - \int_{S_{t}} u(\boldsymbol{x}) t_{x}(\mathbf{x}) + \mathbf{v}^{T}(\mathbf{x}) \overline{t}_{y,z}(\mathbf{x}) \, \mathrm{d}S, \qquad (61)$$

Nyní dosaďme do funkcionálu výraz $\mathbf{u}(\mathbf{x}) = \mathbf{N}(\mathbf{y})\mathbf{d}(x)$ a $u(\mathbf{x}) = \mathbf{n}_u(\mathbf{y})\mathbf{d}(x)$:

$$\Pi_{HR}(\boldsymbol{d},\boldsymbol{\tau}) = \int_{V} \left(\frac{1}{2} E\left(\boldsymbol{n}_{u}(\boldsymbol{y}) \mathbf{d}'(\boldsymbol{x})\right)^{2} + \boldsymbol{\tau}^{T}(\mathbf{x}) \boldsymbol{\partial}_{y,z} \boldsymbol{n}_{u}(\boldsymbol{y}) \mathbf{d}(\boldsymbol{x}) + \frac{\partial}{\partial \boldsymbol{x}} \mathbf{N}(\mathbf{y}) \mathbf{d}(\boldsymbol{x}) \right) \, \mathrm{d}V + \\ - \int_{V} \left(\frac{1}{2G} \boldsymbol{\tau}^{T}(\mathbf{x}) \boldsymbol{\tau}(\mathbf{x}) \right) \, \mathrm{d}V + \\ - \int_{V} \left(\boldsymbol{n}_{u}(\boldsymbol{y}) \mathbf{d}(\boldsymbol{x}) b_{x}(\mathbf{x}) + (\mathbf{N}(\mathbf{y}) \mathbf{d}(\boldsymbol{x}))^{T} \, \overline{\boldsymbol{b}}_{y,z}(\mathbf{x}) \right) \, \mathrm{d}V - \int_{S_{t}} \left(\boldsymbol{n}_{u}(\boldsymbol{y}) \mathbf{d}(\boldsymbol{x}) t_{x}(\mathbf{x}) + (\mathbf{N}(\mathbf{y}) \mathbf{d}(\boldsymbol{x}))^{T} \, \overline{\boldsymbol{t}}_{y,z}(\mathbf{x}) \right) \, \mathrm{d}S,$$

$$\tag{62}$$

Nyní dosaďme také vyjádření pole napětí ve tvaru dle 59, což vede k funkcionálu

$$\Pi_{HR}(\boldsymbol{d},\boldsymbol{c}) = \int_{V} \left(\frac{1}{2} \boldsymbol{d}^{T}(x) \boldsymbol{n}_{u}^{T}(\boldsymbol{y}) E \boldsymbol{n}_{u}(\boldsymbol{y}) \mathbf{d}^{\prime}(x) + \boldsymbol{c}^{T}(x) \mathbf{N}_{\sigma}^{T}(\mathbf{y}) \boldsymbol{\partial}_{y,z} \boldsymbol{n}_{u}(\boldsymbol{y}) \mathbf{d}(x) + \mathbf{N}(\mathbf{y}) \mathbf{d}^{\prime}(x) \right) \, \mathrm{d}V + \\ - \int_{V} \left(\frac{1}{2G} \boldsymbol{c}^{T}(x) \mathbf{N}_{\sigma}^{T}(\mathbf{y}) \mathbf{N}_{\sigma}(\mathbf{y}) \boldsymbol{c}(x) \right) \, \mathrm{d}V + \\ - \int_{V} \left(\mathbf{d}^{T}(x) \boldsymbol{n}_{u}^{T}(\boldsymbol{y}) b_{x}(\mathbf{x}) + \mathbf{d}^{T}(x) \mathbf{N}^{T}(\mathbf{y}) \overline{b}_{y,z}(\mathbf{x}) \right) \, \mathrm{d}V - \int_{S_{t}} \left(\mathbf{d}^{T}(x) \boldsymbol{n}_{u}^{T}(\boldsymbol{y}) t_{x}(\mathbf{x}) + \mathbf{d}^{T}(x) \mathbf{N}^{T}(\mathbf{y}) \overline{t}_{y,z}(\mathbf{x}) \right) \, \mathrm{d}S,$$

$$\tag{63}$$

Rozdělme objemový integrál na integrál po délce a integrál přes průřez prutu:

$$\Pi_{HR}(\boldsymbol{d}, \boldsymbol{c}) = \int_{0}^{L} \left(\frac{1}{2} \boldsymbol{d}^{T}(x) \left(\int_{A} \boldsymbol{n}_{u}^{T}(\boldsymbol{y}) E \boldsymbol{n}_{u}(\boldsymbol{y}) dA \right) \boldsymbol{d}^{\prime}(x) \right) dx + \\ + \int_{0}^{L} \left(\boldsymbol{c}^{T}(x) \left(\int_{A} \boldsymbol{N}_{\sigma}^{T}(\boldsymbol{y}) \partial_{y,z} \boldsymbol{n}_{u}(\boldsymbol{y}) dA \right) \boldsymbol{d}(x) \right) dx + \\ + \int_{0}^{L} \left(\boldsymbol{c}^{T}(x) \left(\int_{A} \boldsymbol{N}_{\sigma}^{T}(\boldsymbol{y}) \boldsymbol{N}(\boldsymbol{y}) dA \right) \boldsymbol{d}^{\prime}(x) \right) dx + \\ - \int_{0}^{L} \left(\frac{1}{2G} \boldsymbol{c}^{T}(x) \left(\int_{A} \boldsymbol{N}_{\sigma}^{T}(\boldsymbol{y}) \boldsymbol{N}_{\sigma}(\boldsymbol{y}) dA \right) \boldsymbol{c}(x) \right) dV + \\ - \int_{0}^{L} \boldsymbol{d}^{T}(x) \left(\int_{A} \boldsymbol{N}^{T}(\boldsymbol{y}) \overline{\boldsymbol{b}}_{y,z}(\boldsymbol{x}) dA \right) dx - \int_{0}^{L} \boldsymbol{d}^{T}(x) \left(\int_{\Gamma} \boldsymbol{N}^{T}(\boldsymbol{y}) \overline{\boldsymbol{t}}_{y,z}(\boldsymbol{x}) ds \right) dx + \\ - \int_{0}^{L} \boldsymbol{d}^{T}(x) \left(\int_{A} \boldsymbol{n}_{u}^{T}(\boldsymbol{y}) b_{x}(\boldsymbol{x}) dA \right) dx - \int_{0}^{L} \boldsymbol{d}^{T}(x) \left(\int_{\Gamma} \boldsymbol{n}_{u}^{T}(\boldsymbol{y}) t_{x}(\boldsymbol{x}) ds \right) dx + \\ - \int_{0}^{L} \boldsymbol{d}^{T}(x) \left(\int_{A} \boldsymbol{n}_{u}^{T}(\boldsymbol{y}) b_{x}(\boldsymbol{x}) dA \right) dx - \int_{0}^{L} \boldsymbol{d}^{T}(x) \left(\int_{\Gamma} \boldsymbol{n}_{u}^{T}(\boldsymbol{y}) t_{x}(\boldsymbol{x}) ds \right) dx + \\ - \boldsymbol{d}^{T}(0) \int_{S_{0}} \boldsymbol{N}^{T}(\boldsymbol{y}) \overline{\boldsymbol{t}}(0, \boldsymbol{y}) dS - \boldsymbol{d}^{T}(L) \int_{S_{L}} \boldsymbol{N}^{T}(\boldsymbol{y}) \overline{\boldsymbol{t}}(L, \boldsymbol{y}) dS, \\ - \boldsymbol{d}^{T}(0) \int_{S_{0}} \boldsymbol{n}_{u}^{T}(\boldsymbol{y}) t_{x}(0, \boldsymbol{y}) dS - \boldsymbol{d}^{T}(L) \int_{S_{L}} \boldsymbol{n}_{u}^{T}(\boldsymbol{y}) t_{x}(L, \boldsymbol{y}) dS.$$
(64)

Nyní označme členy, které jsou integrovány přes průřez způsobem, který je patrný v zápisu níže:

$$\Pi_{HR}(\boldsymbol{d},\boldsymbol{c}) = \int_{0}^{L} \left(\frac{1}{2} \boldsymbol{d}^{T}(x) \boldsymbol{A}_{nn} \boldsymbol{d}^{\prime}(x) \right) dx + \\ + \int_{0}^{L} \left(\boldsymbol{c}^{T}(x) \boldsymbol{A}_{\sigma B} \boldsymbol{d}(x) \right) dx + \\ + \int_{0}^{L} \left(\boldsymbol{c}^{T}(x) \boldsymbol{A}_{\sigma u} \boldsymbol{d}^{\prime}(x) \right) dx + \\ - \int_{0}^{L} \left(\frac{1}{2G} \boldsymbol{c}^{T}(x) \boldsymbol{A}_{\sigma \sigma} \boldsymbol{c}(x) \right) dV + \\ - \int_{0}^{L} \boldsymbol{d}^{T}(x) \boldsymbol{f}(x) dx + \\ - \boldsymbol{d}^{T}(0) \int_{S_{0}} \mathbf{N}^{T}(\mathbf{y}) \bar{\boldsymbol{t}}(0, \mathbf{y}) dS - \boldsymbol{d}^{T}(L) \int_{S_{L}} \mathbf{N}^{T}(\mathbf{y}) \bar{\boldsymbol{t}}(L, \mathbf{y}) dS + \\ - \boldsymbol{d}^{T}(0) \int_{S_{0}} \mathbf{n}_{u}^{T}(\mathbf{y}) t_{x}(0, \mathbf{y}) dS - \boldsymbol{d}^{T}(L) \int_{S_{L}} \mathbf{n}_{u}^{T}(\mathbf{y}) t_{x}(L, \mathbf{y}) dS.$$
(65)

Nyní proveďme variaci funkcionálu 65, zatím pouze s uvažováním změny $\mathbf{d}(x)$ při konstantním $\mathbf{c}(x).$ Vzhledem k symetrii matice \boldsymbol{A}_{nn} můžeme zapsat

$$\delta_{d}\Pi_{HR}(\boldsymbol{d},\boldsymbol{c},\delta\boldsymbol{d}) = \int_{0}^{L} \left(\boldsymbol{d}^{T}(x)\boldsymbol{A}_{nn}\boldsymbol{\delta}\boldsymbol{d}^{\prime}(x)\right) \,\mathrm{d}x + \\ + \int_{0}^{L} \left(\boldsymbol{c}^{T}(x)\boldsymbol{A}_{\sigma B}\boldsymbol{\delta}\boldsymbol{d}(x)\right) \,\mathrm{d}x + \\ + \int_{0}^{L} \left(\boldsymbol{c}^{T}(x)\boldsymbol{A}_{\sigma u}\boldsymbol{\delta}\boldsymbol{d}^{\prime}(x)\right) \,\mathrm{d}x \\ - \int_{0}^{L} \boldsymbol{\delta}\boldsymbol{d}^{T}(x)\mathbf{f}(x) \,\mathrm{d}x \\ - \int_{0}^{L} \boldsymbol{\delta}\boldsymbol{d}^{T}(x)\mathbf{f}(x) \,\mathrm{d}x \\ - \boldsymbol{\delta}\boldsymbol{d}^{T}(0) \int_{S_{0}} \mathbf{N}^{T}(\mathbf{y})\boldsymbol{\bar{t}}(0,\mathbf{y}) \,\mathrm{d}S - \boldsymbol{\delta}\boldsymbol{d}^{T}(L) \int_{S_{L}} \mathbf{N}^{T}(\mathbf{y})\boldsymbol{\bar{t}}(L,\mathbf{y}) \,\mathrm{d}S \\ - \boldsymbol{\delta}\boldsymbol{d}^{T}(0) \int_{S_{0}} \mathbf{n}_{u}^{T}(\mathbf{y})t_{x}(0,\mathbf{y}) \,\mathrm{d}S - \boldsymbol{\delta}\boldsymbol{d}^{T}(L) \int_{S_{L}} \mathbf{n}_{u}^{T}(\mathbf{y})t_{x}(L,\mathbf{y}) \,\mathrm{d}S.$$
(66)

Po integraci metodou per partes dostáváme

_

$$\delta_{d}\Pi_{HR}(\boldsymbol{d},\boldsymbol{c},\delta\boldsymbol{d}) = -\int_{0}^{L} \left(\boldsymbol{d}^{\prime\prime T}(x)\boldsymbol{A}_{nn}\boldsymbol{\delta}\mathbf{d}(x)\right) \,\mathrm{d}x + \\ + \left[\boldsymbol{d}^{\prime T}(x)\boldsymbol{A}_{nn}\boldsymbol{\delta}\mathbf{d}(x)\right]_{0}^{L} + \\ + \int_{0}^{L} \left(\boldsymbol{c}^{T}(x)\boldsymbol{A}_{\sigma B}\boldsymbol{\delta}\mathbf{d}(x)\right) \,\mathrm{d}x + \\ - \int_{0}^{L} \left(\boldsymbol{c}^{\prime T}(x)\boldsymbol{A}_{\sigma u}\boldsymbol{\delta}\mathbf{d}(x)\right) \,\mathrm{d}x + \\ + \left[\boldsymbol{c}^{T}(x)\boldsymbol{A}_{\sigma u}\boldsymbol{\delta}\mathbf{d}(x)\right]_{0}^{L} + \\ - \int_{0}^{L} \boldsymbol{\delta}\mathbf{d}^{T}(x)\mathbf{f}(x) \,\mathrm{d}x + \\ - \delta\mathbf{d}^{T}(0)\int_{S_{0}}\mathbf{N}^{T}(\mathbf{y})\overline{\boldsymbol{t}}(0,\mathbf{y}) \,\mathrm{d}S - \boldsymbol{\delta}\mathbf{d}^{T}(L)\int_{S_{L}}\mathbf{N}^{T}(\mathbf{y})\overline{\boldsymbol{t}}(L,\mathbf{y}) \,\mathrm{d}S + \\ - \boldsymbol{\delta}\mathbf{d}^{T}(0)\int_{S_{0}}\mathbf{n}_{u}^{T}(\mathbf{y})t_{x}(0,\mathbf{y}) \,\mathrm{d}S - \boldsymbol{\delta}\mathbf{d}^{T}(L)\int_{S_{L}}\mathbf{n}_{u}^{T}(\mathbf{y})t_{x}(L,\mathbf{y}) \,\mathrm{d}S.$$
(67)

 ${\rm Z}$ podmínky nulové variace dostáváme soustavu obyčejných diferenciálních rovnic druhého řádu

$$-\boldsymbol{A}_{nn}\boldsymbol{d}''(x) + \boldsymbol{A}_{\sigma B}^{T}\mathbf{c}(x) - \boldsymbol{A}_{\sigma u}^{T}\mathbf{c}'(x) = \mathbf{f}(x),$$
(68)

a okrajové podmínky

$$\mathbf{A}_{nn}\mathbf{d}'(0) + \mathbf{A}_{\sigma u}^{T}\mathbf{c}(0) = \int_{S_{0}} \mathbf{N}^{T}(\mathbf{y})\overline{\mathbf{t}}(0,\mathbf{y}) \,\mathrm{d}S + \int_{S_{0}} \mathbf{n}_{u}^{T}(\mathbf{y})t_{x}(0,\mathbf{y}) \,\mathrm{d}S,$$
$$\mathbf{A}_{nn}\mathbf{d}'(L) + \mathbf{A}_{\sigma u}^{T}\mathbf{c}(L) = -\int_{S_{L}} \mathbf{N}^{T}(\mathbf{y})\overline{\mathbf{t}}(L,\mathbf{y}) \,\mathrm{d}S - \int_{S_{L}} \mathbf{n}_{u}^{T}(\mathbf{y})t_{x}(L,\mathbf{y}) \,\mathrm{d}S.$$
(69)

Nyní proveďme variaci funkcionálu 63 pro pevně zvolené d(x) a proměnné c(x):

$$\delta_{\boldsymbol{c}} \Pi_{HR}(\boldsymbol{d}, \boldsymbol{c}, \delta \boldsymbol{c}) = \int_{0}^{L} \boldsymbol{\delta} \mathbf{c}^{T}(x) \boldsymbol{A}_{\sigma B} \mathbf{d}(x) \, \mathrm{d}x + \int_{S_{0}} \mathbf{n}_{u}^{T}(\mathbf{y}) t_{x}(0, \mathbf{y}) \, \mathrm{d}S + \int_{0}^{L} \boldsymbol{\delta} \mathbf{c}^{T}(x) \boldsymbol{A}_{\sigma u} \mathbf{d}'(x) \, \mathrm{d}x + - \int_{0}^{L} \frac{1}{G} \boldsymbol{\delta} \mathbf{c}^{T}(x) \boldsymbol{A}_{\sigma \sigma} \mathbf{c}(x) \, \mathrm{d}V$$
(70)

Z podmínky nulové variace dostáváme

$$\boldsymbol{A}_{\sigma B} \boldsymbol{d}(x) + \boldsymbol{A}_{\sigma u} \boldsymbol{d}'(x) - \frac{1}{G} \boldsymbol{A}_{\sigma \sigma} \boldsymbol{c}(x) = 0$$
(71)

Rovnice (68) a (71) můžeme řešit jako soustavu diferenciálních rovnic pro neznámé funkce $\mathbf{d}(x)$ a $\mathbf{c}(x)$. Je však také možné ze (71) vyjádřit

$$\mathbf{c}(x) = G \mathbf{A}_{\sigma\sigma}^{-1} \left(\mathbf{A}_{\sigma B} \mathbf{d}(x) + \mathbf{A}_{\sigma u} \mathbf{d}'(x) \right)$$
(72)

a dosadit do (68), čímž získáme upravenou soustavu rovnic pouze pro neznámé $\mathbf{d}(x)$:

$$-\left(\boldsymbol{A}_{nn} + \boldsymbol{G}\boldsymbol{A}_{\sigma u}^{T}\boldsymbol{A}_{\sigma \sigma}^{-1}\boldsymbol{A}_{\sigma u}\right)\boldsymbol{d}''(x) + \boldsymbol{G}\left(\boldsymbol{A}_{\sigma B}^{T}\boldsymbol{A}_{\sigma \sigma}^{-1}\boldsymbol{A}_{\sigma u} - \boldsymbol{A}_{\sigma u}^{T}\boldsymbol{A}_{\sigma \sigma}^{-1}\boldsymbol{A}_{\sigma B}\right)\boldsymbol{d}'(x) + \qquad(73)$$
$$+ \boldsymbol{G}\boldsymbol{A}_{\sigma B}^{T}\boldsymbol{A}_{\sigma \sigma}^{-1}\boldsymbol{A}_{\sigma B}\boldsymbol{d}(x) = \mathbf{f}(x). \qquad(74)$$

$$-G\boldsymbol{A}_{\sigma B}^{T}\boldsymbol{A}_{\sigma \sigma}^{-1}\boldsymbol{A}_{\sigma B}\mathbf{d}(x) = \mathbf{f}(x).$$
(74)

Matice

$$\boldsymbol{A}_{\sigma\sigma} = \int_{A} \mathbf{N}_{\sigma}^{T}(\mathbf{y}) \mathbf{N}_{\sigma}(\mathbf{y}) \,\mathrm{d}A \tag{75}$$

je při správné volbě bázových funkcí pro aproximaci smykového napětí pozitivně definitní. Je výhodné volit bázové funkce tak, aby funkce odpovídající stejné složce napětí byly navzájem ortogonální. Pak je matice $A_{\sigma\sigma}$ diagonální a její inverzi lze provést velmi snadno.

Reference

- Servít, Radim, Eva Doležalová a Miloslav Crha. Teorie pružnosti a plasticity / Díl 1. 1. vyd. Praha: SNTL, 1981. 455 s.
- [2] Servít, Radim a Jiří Šejnoha. Teorie pružnosti a plasticity II. 1. vyd. Praha: SNTL, 1984.
 421 s.
- [3] SADD, Martin H. a Martin H. SADD, 2009.Elasticity:Theory, Applications, and Numerics.B.m.: Academic Press. ISBN 978-0-12-374446-3.
- [4] BITTNAR, Zdeněk, Milan JIRÁSEK a Petr KONVALINKA, 1992. Statika stavebních konstrukcí II: Příklady. 1. vyd. Praha: ČVUT. ISBN 978-80-01-00772-3.