

Teoretická a aplikovaná mechanika (TAM)

Přednáška 01

Ondřej Jiroušek

Ústav mechaniky a materiálů
Fakulta dopravní
ČVUT v Praze

Informace o kurzu
Motivace
Základní rovnice matematické teorie pružnosti (opakování)
Invarianty tenzoru napětí

Úvodní informace, podmínky absolvování kurzu

Přednášející, konzultace

- Ondřej Jiroušek (F206)
- email: jirousek@fd.cvut.cz
- konzultační hodiny: středa 16:30 - 17:30 F206
- prosím objednat přes: <http://konzultace.fd.cvut.cz> ▶ Link

Webové stránky předmětu, materiál ke kurzu

- http://mech.fd.cvut.cz/education/master/k618tam/index_html ▶ Link
- <http://mech.fd.cvut.cz/members/jirousek/download/k618tam> ▶ Link
- **dobrovolné domácí úkoly** (zadání na konci každé přednášky, body navíc)
- **NEBO domácí úkoly** (zadání po každé přednášce na webu, body navíc)
- body z přednášek (cca 5x1 bod na 1 přednášku) - připočítávají se u zkoušky

Zkouška

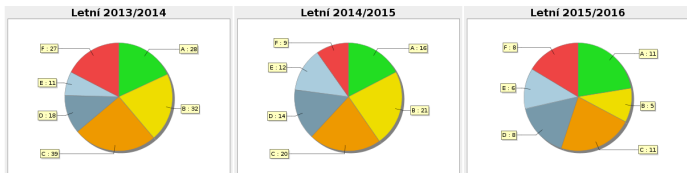
- písemná část (teoretická část, výpočetní část)
- ústní část (znalosti)
- pevné bodové hodnocení písemky, ústní část vždy

Předpoklady

- matematika (diferenciální a integrální počet, maticová algebra)
- statika (průběhy M–N–T, momenty setrvačnosti)
- pružnost a pevnost (napětí, tah-tlak, ohyb, DROČ, $\sigma_y = \frac{M_y}{EI_y} z$)
- materiál (pracovní diagram, mechanické zkoušky)
- teorie konstrukcí (RN, RD, stěny, desky, základové konstrukce)

Historie klasifikace

- 18TAM : leto 2014/2015 :: A:16 B:21 C:20 D:14 E:12 **F:9** (celkem 92)
- 18TAM : leto 2015/2016 :: A:11 B:5 C:11 D:8 E:6 **F:8** (celkem 56)
- 18TAM : leto 2017/2018 :: A:1 B:11 C:7 D:7 E:6 **F:0** (celkem 32)
- 18TAM : leto 2018/2019 :: A:4 B:3 C:6 D:3 E:1 **F:5** (celkem 22)



Skripta, učebnice, materiál ke studiu

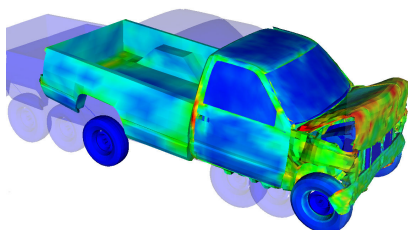
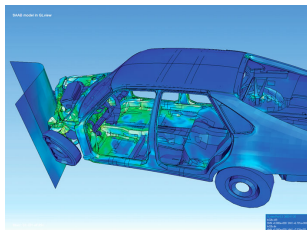
- Pružnost, pevnost, plasticita: pro stud. fak. stavební. Jiří Šejnoha, Václav Kufner ČVUT, 1990 ISBN 8001003655, 9788001003657
- Pružnost, pevnost, plasticita: určeno pro stud. fak. stavební. Jiří Šejnoha, Jitka Bittnarová. Edition 2. Publisher České vysoké učení technické, 1989. ISBN 8001001393, 9788001001394
- Plasticity theory. Jacob Lubliner. Publisher Macmillan, 1990. Original from the University of California. ISBN 0023721618, 9780023721618. Length 495 pages
- Základy lomové mechaniky Jiri Kunz. Ceske vysoke uceni technicke v Praze. Jaderna a fyzikalne inzenyrska fakulta. ISBN: 800102248X 9788001022481 260 s.
- Fracture Mechanics: Fundamentals and Applications Ted L. Anderson Third Edition Hardcover, 2004 ISBN-13: 978-0849316562 ISBN-10: 0849316561 Edition: 3rd

Další volně dostupný online materiál:

- <http://fast10.vsb.cz/lausova/pruznost.pdf> ▶ Link
- <http://fast10.vsb.cz/krejsa/pruznost.htm> ▶ Link
- http://ksm.fsv.cvut.cz/~sejnom/download/pm10_tisk.pdf ▶ Link
- <http://people.fsv.cvut.cz/~pkabele/YNAK/> ▶ Link
- <http://student.chytrak.cz/unava/09%20K-koncepce.pdf> ▶ Link
- <http://hutar.wz.cz/lomovka/08.pdf> ▶ Link
- https://www.vutbr.cz/www_base/zav_prace_soubor_verejne.php?file_id=41136 ▶ Link
- <http://fast10.vsb.cz/lausova/> ▶ Link
- <http://ocw.mit.edu/courses/materials-science-and-engineering/3-11-mechanics-of-materials-fall-1999/modules/frac.pdf> ▶ Link
- <http://www.mate.tue.nl/~piet/edu/frm/pdf/frmsyl1213.pdf> ▶ Link
- <http://civil.colorado.edu/~saouma/Lecture-Notes/lecfrac.pdf> ▶ Link

Analýza konstrukcí

- Numerické simulace - dnešní analýza inženýrských staveb a konstrukcí
- CAD/CAM model
- diskretizace - síť konečných prvků
- okrajové podmínky, zatížení
- fyzikální problém (diferenciální rovnice) – co lze zanedbat?
- materiálový model (lineární elastický materiál, elasto-plastický model s poškozením, kvazikřehký materiál)
- analýza výsledků, kontrola, jednoduchý model, elementární výpočet



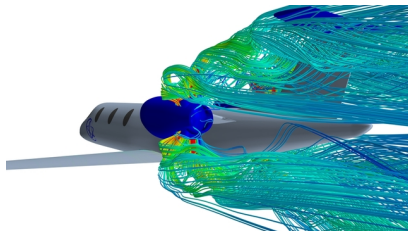
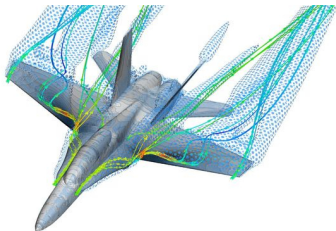
Další příklady numerických analýz konstrukcí (FEM, FVM, BEM)

Navier-Stokesovy rovnice:

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial}{\partial x_j} [\rho u_j] = 0$$

$$\frac{\partial}{\partial t} (\rho u_i) + \frac{\partial}{\partial x_j} [\rho u_i u_j + p \delta_{ij} - \tau_{ji}] = 0, \quad i = 1, 2, 3$$

$$\frac{\partial}{\partial t} (\rho e_0) + \frac{\partial}{\partial x_j} [\rho u_j e_0 + u_j p + q_j - u_i \tau_{ij}] = 0$$



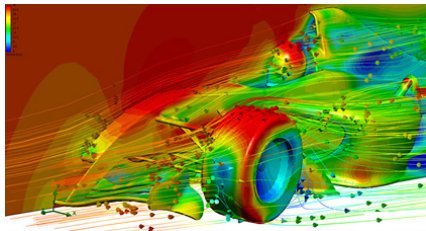
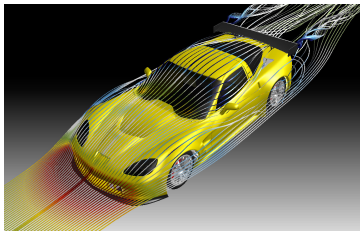
Další příklady numerických analýz konstrukcí (FEM, FVM, BEM)

Navier-Stokesovy rovnice:

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \frac{\partial}{\partial x_j} [\rho u_j] = 0$$

$$\frac{\partial}{\partial t} (\rho u_i) + \frac{\partial}{\partial x_j} [\rho u_i u_j + p \delta_{ij} - \tau_{ji}] = 0, \quad i = 1, 2, 3$$

$$\frac{\partial}{\partial t} (\rho e_0) + \frac{\partial}{\partial x_j} [\rho u_j e_0 + u_j p + q_j - u_i \tau_{ij}] = 0$$



Další příklady numerických analýz konstrukcí (FEM)

Základní rovnice pro řešení elasticity:

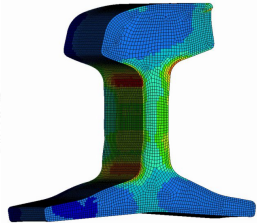
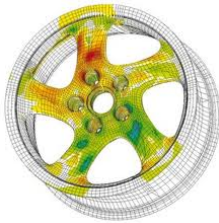
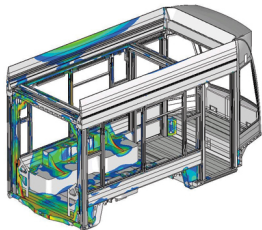
$$c_{ijkl} = \lambda \delta_{ij} \delta_{kl} + \mu (\delta_{ik} \delta_{jl} + \delta_{il} \delta_{jk}) \quad (\text{tenzorový zápis})$$

$$-\nabla \lambda (\nabla \cdot \mathbf{u}) - (\nabla \cdot \mu \nabla) \mathbf{u} - \nabla \cdot \mu (\nabla \mathbf{u})^T = \mathbf{f}$$

$$\mathbf{E} := \frac{1}{2} [\mathbf{C} - \mathbf{I}] = \frac{1}{2} \underbrace{[\text{Grad}^T \mathbf{U} + \text{Grad} \mathbf{U}]}_{\boldsymbol{\varepsilon}} + \frac{1}{2} [\text{Grad}^T \mathbf{U}] [\text{Grad} \mathbf{U}]$$

$$\boldsymbol{\sigma} = \mathbf{C} : \boldsymbol{\varepsilon}$$

$$\nabla = \left(\frac{\partial}{\partial x}, \frac{\partial}{\partial y}, \frac{\partial}{\partial z} \right) \quad \text{div } \mathbf{u} = \nabla \cdot \mathbf{u} = \frac{\partial u_x}{\partial x} + \frac{\partial u_y}{\partial y} + \frac{\partial u_z}{\partial z}.$$



Co k tomu výpočtář (konstruktér) potřebuje?

- Základy dané numerické metody (FEM, FVM, BEM)
- Základní znalosti o dané řešené diferenciální rovnici
- Znalosti o použitých konstitutivních vztazích
- t.j. použitý materiálový model (elastický, elasto-plastický, zákon zpevnění...)
- Omezení daných fyzikálních vztahů

A jak to souvisí s tím, co mě učí na K618?

- Statika - působení sil, okrajové podmínky (vazby), výpočet reakcí, M-N-T.
- Kinematika, dynamika - pohybové rovnice (diferenciální), řešení v čase.
- Pružnost a pevnost - řešení v elastické oblasti, prut je základ.
- Materiály - základy zjišťování mechanických vlastností, vliv struktury na mech. vl.
- TIK - teorie konstrukcí, tedy RN, RD, stěny, desky, základové konstrukce...
- TAM - rozšíření 3D pružnosti mimo elastickou oblast. Plasticita, lomová mechanika.
- další předměty (MKP) - numerické metody mechaniky, software (open-source, Ansys).

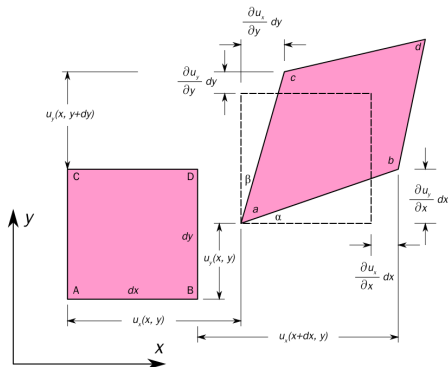
Základní rovnice 3D elasticity (15 rovnic pro 15 neznámých)

$$\underline{u} = \begin{Bmatrix} u \\ v \\ w \end{Bmatrix}$$

$$\underline{\varepsilon} = \begin{Bmatrix} \varepsilon_x \\ \varepsilon_y \\ \varepsilon_z \\ \gamma_{xy} \\ \gamma_{yz} \\ \gamma_{zx} \end{Bmatrix}$$

$$\underline{\sigma} = \begin{Bmatrix} \sigma_x \\ \sigma_y \\ \sigma_z \\ \tau_{xy} \\ \tau_{yz} \\ \tau_{zx} \end{Bmatrix}$$

Geometrické rovnice v maticovém zápise:



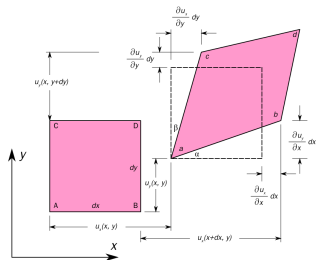
$$\varepsilon_x = \frac{a'b' - AB}{AB} = \frac{(dx + (u + \frac{\partial u}{\partial x} dx) - u) - dx}{dx} = \frac{\partial u}{\partial x}$$

$$\varepsilon_y = \frac{a'c' - AC}{AC} = \frac{(dy + (v + \frac{\partial v}{\partial y} dy) - v) - dy}{dy} = \frac{\partial v}{\partial y}$$

$$\varepsilon_x = \frac{\partial u_x}{\partial x} \quad \varepsilon_y = \frac{\partial u_y}{\partial y} \quad \varepsilon_z = \frac{\partial u_z}{\partial z}$$

(1)

Geometrické rovnice (smyková deformace)



Pro malou hodnotu gradientu posunutí:

$$\frac{\partial u_x}{\partial x} \ll 1; \quad \frac{\partial u_y}{\partial y} \ll 1$$

Pro malé rotace, t.j. α a $\beta \ll 1$ dostáváme: $\tan \alpha \approx \alpha$, $\tan \beta \approx \beta$

Tudíž:

$$\alpha \approx \frac{\partial u_y}{\partial x}; \quad \beta \approx \frac{\partial u_x}{\partial y}$$

Smyková deformace γ_{xy} je součet úhlů mezi úsečkami \overline{AC} a \overline{AB} :

$$\gamma_{xy} = \alpha + \beta:$$

$$\tan \alpha = \frac{\frac{\partial u_y}{\partial x} dx}{dx + \frac{\partial u_x}{\partial x} dx} = \frac{\frac{\partial u_y}{\partial x}}{1 + \frac{\partial u_x}{\partial x}}$$

$$\tan \beta = \frac{\frac{\partial u_x}{\partial y} dy}{dy + \frac{\partial u_y}{\partial y} dy} = \frac{\frac{\partial u_x}{\partial y}}{1 + \frac{\partial u_y}{\partial y}}$$

$$\gamma_{xy} = \alpha + \beta = \frac{\partial u_y}{\partial x} + \frac{\partial u_x}{\partial y}$$

$$\gamma_{xy} = \frac{\partial u_y}{\partial x} + \frac{\partial u_x}{\partial y} \quad (2)$$

$$\gamma_{xz} = \frac{\partial u_z}{\partial x} + \frac{\partial u_x}{\partial z} \quad (3)$$

$$\gamma_{yz} = \frac{\partial u_z}{\partial y} + \frac{\partial u_y}{\partial z} \quad (4)$$

Výsledné rovnice

$$\begin{aligned}\varepsilon_x &= \frac{\partial u}{\partial x} \\ \varepsilon_y &= \frac{\partial v}{\partial y} \\ \varepsilon_z &= \frac{\partial w}{\partial z} \\ \gamma_{xy} &= \frac{\partial u}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial x} \\ \gamma_{yz} &= \frac{\partial v}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial y} \\ \gamma_{zx} &= \frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial x}\end{aligned}$$

Potom můžeme geometrické rovnice zapsat v maticovém tvaru:

$$\underline{\varepsilon} = \underline{\partial} \underline{u}$$

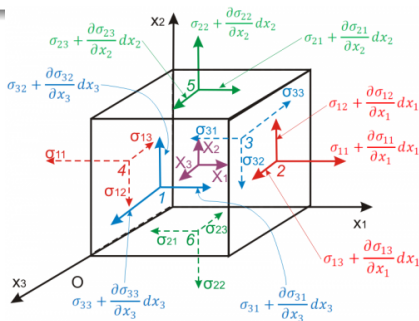
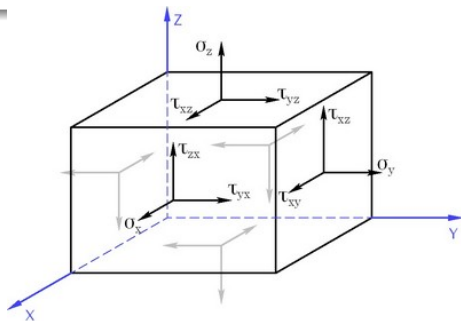
Statické podmínky rovnováhy (Cauchyho rovnice) v maticovém zápise:

Podmínky rovnováhy na infinitesimálním objemu dV , náznakem:

$$\sum F_{ix} = \sum \sigma_x dydz + \sum \tau_{xy} dydz + \sum \tau_{xz} dx dz$$

$$\sum F_{iy} = \sum \sigma_y dx dz + \sum \tau_{yx} dx dz + \sum \tau_{yz} dx dy$$

$$\sum F_{iz} = \sum \sigma_z dx dy + \sum \tau_{zx} dx dz + \sum \tau_{zy} dx dy$$



Podmínky rovnováhy na elementu:

$$\frac{\partial \sigma_x}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{xy}}{\partial y} + \frac{\partial \tau_{xz}}{\partial z} + X = 0 \quad (5)$$

$$\frac{\partial \tau_{xy}}{\partial x} + \frac{\partial \sigma_y}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yz}}{\partial z} + Y = 0 \quad (6)$$

$$\frac{\partial \tau_{xz}}{\partial x} + \frac{\partial \tau_{yz}}{\partial y} + \frac{\partial \sigma_z}{\partial z} + Z = 0 \quad (7)$$

zkráceně:

$$[\partial]\{\sigma\} + \{X\} = \{0\} \quad (8)$$

kde $\{X\}$ je vektor objemových sil (jednotky $\left[\frac{\text{kg}}{\text{m}^3}\right]$) a $[\partial]$ je tzv. operátorová matice:

$$[\partial] = \begin{bmatrix} \frac{\partial}{\partial x} & 0 & 0 & 0 & \frac{\partial}{\partial z} & \frac{\partial}{\partial y} \\ 0 & \frac{\partial}{\partial y} & 0 & \frac{\partial}{\partial z} & 0 & \frac{\partial}{\partial x} \\ 0 & 0 & \frac{\partial}{\partial z} & \frac{\partial}{\partial y} & \frac{\partial}{\partial x} & 0 \end{bmatrix} \quad (9)$$

Tenzor napětí σ :

$$\sigma = \begin{bmatrix} \sigma_{11} & \sigma_{12} & \sigma_{13} \\ \sigma_{21} & \sigma_{22} & \sigma_{23} \\ \sigma_{31} & \sigma_{32} & \sigma_{33} \end{bmatrix} \equiv \begin{bmatrix} \sigma_{xx} & \sigma_{xy} & \sigma_{xz} \\ \sigma_{yx} & \sigma_{yy} & \sigma_{yz} \\ \sigma_{zx} & \sigma_{zy} & \sigma_{zz} \end{bmatrix} \equiv \begin{bmatrix} \sigma_x & \tau_{xy} & \tau_{xz} \\ \tau_{yx} & \sigma_y & \tau_{yz} \\ \tau_{zx} & \tau_{zy} & \sigma_z \end{bmatrix}$$

Zákon o sdružených smykových napětích

Z momentových podmínek rovnováhy kolem těžišťových os plyne:

$$\tau_{xy} = \tau_{yx}$$

$$\tau_{xz} = \tau_{zx}$$

$$\tau_{yz} = \tau_{zy}$$

Obecně lze zapsat:

$$\tau_{ij} = \tau_{ji} \quad \forall i, j$$

(10)

Tenzor napětí σ pak můžeme zapsat jako sloupcový vektor σ :

$$\sigma = \left\{ \sigma_x \quad \sigma_y \quad \sigma_z \quad \tau_{yz} \quad \tau_{xz} \quad \tau_{xy} \right\}^T$$

Rozšířený Hookův zákon:

$$\varepsilon_x^1 = \frac{1}{E} \sigma_x$$

$$\varepsilon_y^1 = -\mu \varepsilon_x = -\frac{\mu}{E} \sigma_x$$

$$\varepsilon_z^1 = -\mu \varepsilon_x = -\frac{\mu}{E} \sigma_x$$

$$\varepsilon_x^2 = -\mu \varepsilon_y = -\frac{\mu}{E} \sigma_y$$

$$\varepsilon_y^2 = \frac{1}{E} \sigma_y$$

$$\varepsilon_z^2 = -\mu \varepsilon_y = -\frac{\mu}{E} \sigma_y$$

$$\varepsilon_x^3 = -\mu \varepsilon_z = -\frac{\mu}{E} \sigma_z$$

$$\varepsilon_y^3 = -\mu \varepsilon_z = -\frac{\mu}{E} \sigma_z$$

$$\varepsilon_z^3 = \frac{1}{E} \sigma_z$$

$$\varepsilon_x = \varepsilon_x^1 + \varepsilon_x^2 + \varepsilon_x^3$$

$$\varepsilon_y = \varepsilon_y^1 + \varepsilon_y^2 + \varepsilon_y^3$$

$$\varepsilon_z = \varepsilon_z^1 + \varepsilon_z^2 + \varepsilon_z^3$$

$$\varepsilon_x = \frac{1}{E} \sigma_x - \frac{\mu}{E} \sigma_y - \frac{\mu}{E} \sigma_z$$

$$\varepsilon_y = \frac{1}{E} \sigma_y - \frac{\mu}{E} \sigma_x - \frac{\mu}{E} \sigma_z$$

$$\varepsilon_z = \frac{1}{E} \sigma_z - \frac{\mu}{E} \sigma_x - \frac{\mu}{E} \sigma_y$$

$$\varepsilon_x = \frac{1}{E} [\sigma_x - \mu(\sigma_y + \sigma_z)] \quad (11)$$

$$\varepsilon_y = \frac{1}{E} [\sigma_y - \mu(\sigma_x + \sigma_z)] \quad (12)$$

$$\varepsilon_z = \frac{1}{E} [\sigma_z - \mu(\sigma_x + \sigma_y)] \quad (13)$$

Rozšířený Hookův zákon (fyzikální rovnice) zapsat maticově takto:

$$\begin{Bmatrix} \varepsilon_x \\ \varepsilon_y \\ \varepsilon_z \\ \gamma_{yz} \\ \gamma_{xz} \\ \gamma_{xy} \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{1}{E} & -\frac{\mu}{E} & -\frac{\mu}{E} & 0 & 0 & 0 \\ -\frac{\mu}{E} & \frac{1}{E} & -\frac{\mu}{E} & 0 & 0 & 0 \\ -\frac{\mu}{E} & -\frac{\mu}{E} & \frac{1}{E} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \sigma_x \\ \sigma_y \\ \sigma_z \\ \tau_{yz} \\ \tau_{xz} \\ \tau_{xy} \end{Bmatrix}$$

Matrice materiálové poddajnosti $[C]$ pro **izotropní** materiál:

$$[C] = \begin{bmatrix} \frac{1}{E} & -\frac{\mu}{E} & -\frac{\mu}{E} & 0 & 0 & 0 \\ -\frac{\mu}{E} & \frac{1}{E} & -\frac{\mu}{E} & 0 & 0 & 0 \\ -\frac{\mu}{E} & -\frac{\mu}{E} & \frac{1}{E} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G} \end{bmatrix}$$

Fyzikální rovnice v maticovém tvaru:

$$\{\varepsilon\} = [C] \{\sigma\} \quad \Rightarrow \quad \{\sigma\} = [C]^{-1} \{\varepsilon\} = [D] \{\varepsilon\}$$

Ortotrovní materiál - rozšířený Hookův zákon:

$$\begin{Bmatrix} \varepsilon_x \\ \varepsilon_y \\ \varepsilon_z \\ \gamma_{yz} \\ \gamma_{xz} \\ \gamma_{xy} \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{1}{E} & -\frac{\mu}{E} & -\frac{\mu}{E} & 0 & 0 & 0 \\ -\frac{\mu}{E} & \frac{1}{E} & -\frac{\mu}{E} & 0 & 0 & 0 \\ -\frac{\mu}{E} & -\frac{\mu}{E} & \frac{1}{E} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \sigma_x \\ \sigma_y \\ \sigma_z \\ \tau_{yz} \\ \tau_{xz} \\ \tau_{xy} \end{Bmatrix}$$

Matrice materiálové poddajnosti [C] pro ortotropní materiál:

$$[C] = \begin{bmatrix} \frac{1}{E_x} & -\frac{\mu_{yx}}{E_y} & -\frac{\mu_{zx}}{E_z} & 0 & 0 & 0 \\ -\frac{\mu_{xy}}{E_x} & \frac{1}{E_y} & -\frac{\mu_{zy}}{E_z} & 0 & 0 & 0 \\ -\frac{\mu_{xz}}{E_x} & -\frac{\mu_{yz}}{E_y} & \frac{1}{E_z} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G_{yz}} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G_{xz}} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & \frac{1}{G_{xy}} \end{bmatrix}$$

Musí platit symetrie (celkově 9 neznámých materiálových konstant):

$$\frac{\mu_{yx}}{E_y} = \implies \{\sigma\} = [C]^{-1} \{\varepsilon\} = [D] \{\varepsilon\}$$

V prostoru hlavních napětí (Haigh-Westergardův prostor) bude vektor napětí mít tvar:

$$\{\sigma\}^T = \{ \sigma_1 \quad \sigma_2 \quad \sigma_3 \quad 0 \quad 0 \quad 0 \} \quad (14)$$

Doplňme ještě pro úplnost výrazy pro invarianty napětí (budeme potřebovat při teoriích porušení):

$$\begin{aligned} I_1 &= \sigma_x + \sigma_y + \sigma_z = \sigma_1 + \sigma_2 + \sigma_3 \\ I_2 &= \sigma_y\sigma_z + \sigma_x\sigma_z + \sigma_x\sigma_y - \tau_{yz}^2 - \tau_{xz}^2 - \tau_{xy}^2 = \sigma_2\sigma_3 + \sigma_1\sigma_3 + \sigma_1\sigma_2 \\ I_3 &= \sigma_x\sigma_y\sigma_z + 2\tau_{yz}\tau_{xz}\tau_{xy} - \sigma_x\tau_{yz}^2 - \sigma_y\tau_{xz}^2 - \sigma_z\tau_{xy}^2 = \sigma_1\sigma_2\sigma_3 \end{aligned} \quad (15)$$

a invarianty deformace:

$$\begin{aligned} i_1 &= \varepsilon_x + \varepsilon_y + \varepsilon_z = \varepsilon_1 + \varepsilon_2 + \varepsilon_3 \\ i_2 &= \varepsilon_y\varepsilon_z + \varepsilon_x\varepsilon_z + \varepsilon_x\varepsilon_y - \frac{1}{4}(\gamma_{yz}^2 + \gamma_{xz}^2 + \gamma_{xy}^2) = \varepsilon_2\varepsilon_3 + \varepsilon_1\varepsilon_3 + \varepsilon_1\varepsilon_2 \\ i_3 &= \varepsilon_x\varepsilon_y\varepsilon_z + \frac{1}{4}(\gamma_{yz}\gamma_{xz}\gamma_{xy} - \varepsilon_x\gamma_{yz}^2 - \varepsilon_y\gamma_{xz}^2 - \varepsilon_z\gamma_{xy}^2) = \varepsilon_1\varepsilon_2\varepsilon_3 \end{aligned} \quad (16)$$

Pomocí invariantů napětí/deformace lze jednoduše rozložit napjatost v bodě na napjatost objemovou (volumetrickou) a deviatorickou. Také jsou tyto napjatosti nazývány napjatost změny objemu a napjatost změny tvaru. Symbolicky zapíšeme pro vektor napětí:

$$\begin{aligned}
 \{\sigma\}^T &= \{\sigma_v\}^T + \{\sigma_D\}^T \\
 \{\sigma_v\}^T &= \left\{ I_1/3 \quad I_1/3 \quad I_1/3 \quad 0 \quad 0 \quad 0 \right\} \\
 \{\sigma_D\}^T &= \left\{ \sigma_x - I_1/3 \quad \sigma_y - I_1/3 \quad \sigma_z - I_1/3 \quad \tau_{yz} \quad \tau_{xz} \quad \tau_{xy} \right\}
 \end{aligned} \tag{17}$$

a vektor deformace:

$$\begin{aligned}
 \{\varepsilon\}^T &= \{\varepsilon_v\}^T + \{\varepsilon_D\}^T \\
 \{\varepsilon_v\}^T &= \left\{ i_1/3 \quad i_1/3 \quad i_1/3 \quad 0 \quad 0 \quad 0 \right\} \\
 \{\varepsilon_D\}^T &= \left\{ \varepsilon_x - i_1/3 \quad \varepsilon_y - i_1/3 \quad \varepsilon_z - i_1/3 \quad \tau_{yz} \quad \tau_{xz} \quad \tau_{xy} \right\}
 \end{aligned} \tag{18}$$

Deviátor tenzoru napětí

$$\begin{aligned}\{\sigma\}^T &= \{\sigma_v\}^T + \{\sigma_D\}^T \\ \{\sigma_v\}^T &= \left\{ I_1/3 \quad I_1/3 \quad I_1/3 \quad 0 \quad 0 \quad 0 \right\} \\ \{\sigma_D\}^T &= \left\{ \sigma_x - I_1/3 \quad \sigma_y - I_1/3 \quad \sigma_z - I_1/3 \quad \tau_{yz} \quad \tau_{xz} \quad \tau_{xy} \right\}\end{aligned}\tag{19}$$

a vektor deformace:

$$\begin{aligned}\{\varepsilon\}^T &= \{\varepsilon_v\}^T + \{\varepsilon_D\}^T \\ \{\varepsilon_v\}^T &= \left\{ i_1/3 \quad i_1/3 \quad i_1/3 \quad 0 \quad 0 \quad 0 \right\} \\ \{\varepsilon_D\}^T &= \left\{ \varepsilon_x - i_1/3 \quad \varepsilon_y - i_1/3 \quad \varepsilon_z - i_1/3 \quad \tau_{yz} \quad \tau_{xz} \quad \tau_{xy} \right\}\end{aligned}\tag{20}$$