

IV. BIOMECHANIKA TKANIVA ORGANOV A ORGANOVÝCH STRUKTUR

IV.1 Úvod

Ako už bolo spomenuté, biomechanika je študijný odbor zaoberajúci štúdiom mechanických zákonitostí a vlastností biomateriálov a biologických systémov.

Biomechanika analyzuje biologické reakcie živého organizmu na vonkajšie a vnútorné účinky z hľadiska všeobecnej mechaniky.

Vychádzame zo skutočnosti, že organizmus a jeho časti sú otvorený systém, ktorý smeruje k stavu pohyblivej rovnováhy. Otvorený systém nespadá do oblasti konvenčnej fyziky, pretože tá sa zaoberá výlučne systémom uzavretým, kde nedochádza k výmene hmoty s okolím.

Na druhej strane k **najzákladnejšími** vlastnosťami živého organizmu je **príjem a výdaj hmoty** jeho **výstavba a degradácia**.

Najpodstatnejšie znaky života sú schopnosť prispôbiť sa vonkajším podmienkam t.j. homeokinéza, reprodukcia a uchovanie informácie, t.j. musí neustále prebiehať výmena energie, hmoty a informácie s okolím.

Nutnou podmienkou pre živý organizmus, aby trvale vykonával prácu je aby bol **otvorený**

Aké sú vlastnosti biologických systémov? Bez nárokov na všeobecnosť sú to :

- výmena látok
- samoreprodukcia
- selekcia biochemických procesov
- mutácia
- cykličnosť živých procesov - ich vznik a zánik
- priestorová štruktúra
- účelnosť a prispôbiť sa

Biologický svet existuje trvale v stavoch vzdialených od rovnováhy, čo je podmienkou existencie života a jeho dynamika je vždy **nelineárna**, teda evolúcia k vyšším kvalitatívnym štruktúram je pravdepodobnejšia než v neživom svete.

Teória vzniku nových štruktúr a jej rozpracovanie patrí najmä Prigogineovi (1947), Maixnerovi (1934) De Grootovi (1951), Nicolsovi (1977), Chueovi (1977). V súčasnosti sa tieto problémy preberajú v **synergetike**.

V **nerovnovážnej** lineárnej a nelineárnej termodynamike **neživých** systémov sa dokazujú určité princípy, ktoré prejavujú svoju platnosť aj v **biologických systémoch**.

Le Chatelierov princíp charakterizuje skutočnosť, že systém v okolí termodynamického rovnováhy sa po poruche vracia spontánne do rovnovážneho stavu.

Pre oblasť **nelineárnej nerovnovážnej termodynamiky** platí Prigogineov princíp **minimálnej produkcie entropie**

$$\frac{dS}{dt} \leq 0$$

kde S je výsledná produkcia entropie

Teda spontánny vývoj systému je charakterizovaný poklesom produkcie entropie a trvá tak dlho, kým sa nedosiahne minimálna produkcia entropie, čo odpovedá stacionárnemu stavu

Pre oblasť **nerovnovážnej nelineárnej termodynamiky** sa dokázala platnosť nerovnosti

$$\frac{dS^*}{dt} \leq 0$$

kde dS^* znamená zmenu produkcie entropie vyvolanej zmenou zovšeobecnených sŕl, ale nie zovšeobecnených tokov, t.j. Prigogénov-Glansdortov princíp.

Nevratné procesy sú doprevádzané **prenosom hmoty, tepla, el. prúdu, reakčnými rýchlostami** razývame zovšeobecnené toky

Matematickým obrazom situácie pred vznikom a po vzniku nových kvalít **sú stacionárne riešenia nelineárnych dynamických rovníc**, ktoré popisujú **evolúciu systému**. Toto riešenie môže byť **stabilné alebo nestabilné**.

Nerovnovážna termodynamika je využívaná v biofyzike pri analýze aktívneho transportu, osmotického rovnováhy, bioelektrických potenciálov

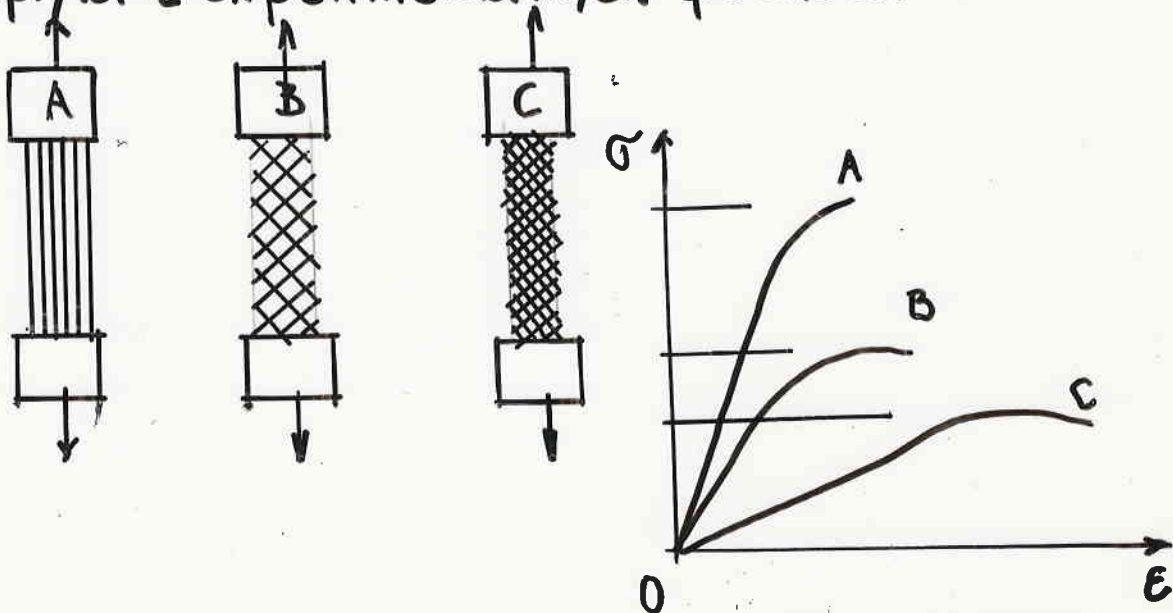
Poznatky sa rozvíjajú ďalej. Do hry vstupujú napr. matematické modely fyziologického procesu rastu zosilnenia kostného tkaniva [Cowin], biologická energia, miera využitia fyzikálnej a psychickej energie.

IV-2 Základné biomechanické problémy živého tkaniva

- Biologické materiály sú kvázirýchlostného typu a sú závislé na histórii deformácie, t.j. sú dedične závislé a podliehajú procesu stárnutia. Táto charakteristika materiálu je zrejmä najmä pre pojivové tkanivá.
- Tieto biomechanické vlastnosti sú charakterizované procesmi **relaxácie a dotvarovania** ale i **hysteréznymi slučkami** pri cyklickom zaťažení, závislosťami elastických modulov od rýchlosti deformácie, únavovými vlastnosťami, lomovou húževnatosťou, atď.
- Pri svalových tkanivách je závislosť **napätie-deformácia** ovplyvnená priebehom udalostí, ktoré nasledujú po podráždení, tzv. **stimuláciou svalu**.
- Biologické materiály majú anizotropnú štruktúru a celý rad týchto materiálov, z nich najmä mäkké tkanivo, nemá jednoznačne určený **východzí stav** (t.j. nemá jediný referenčný systém).
- Najväčšiu mechanickú pevnosť a tuhosť v živom tele má **kostné tkanivo**. Skelet zabezpečuje celkovú stabilitu tela spolu s príslušným systémom mäkkého tkaniva.

- Mäkké tkanivo tvorí dôležitú zložku v systéme väzieb kĺbov, skeletu a vlastných spojov kostí navzájom. Mechanické vlastnosti jednotlivých tkanív zvyčajne vyjadruje ich štruktúra už na molekulovej úrovni.
- **Epitel** je tkanivo z buniek, ktoré k sebe úzko priliehajú a ktoré kryjú voľný povrch (krycí epitel), alebo vyplňujú medzery, dutiny (epitel výstelkový). Epitelové bunky sú uložené (dosadajú) na tenkú membránu nachádzajúcu sa medzi epitelom a tkanivom orgánu. Pre epitel je charakteristické, že jeho bunky sú tesne spojené
- **Svalové** tkanivo sa skladá z pozdĺžnych svalových buniek, ktoré sú schopné sa **zmrašťovať**. V protoplazme svalových buniek t.j. **sarkoplazme** sa nachádzajú myofibrily, ktoré sú schopné zmrašťovať sa. Vyskytuje sa ako svalstvo hladké (v stenách čriev, priedušnici, prieduškách, v močovode; dĺžka 15-50 μm , ďalej ako **svalstvo priečne pruhované** (svalstvo kostry, hrtana, pečene), svalstvo priečne pruhované srdcové.
- Pojivá obsahujú okrem buniek ešte väčšie, alebo menšie množstvo **medzibunečnej hmoty**, ktorej veľkosť, zloženie a vlastnosti odpovedajú jednotlivým druhom pojiva. Medzibunečná hmota sa skladá z dvoch častí: zo základnej hmoty **amorfnej** a zo zložky **vláknitej**. Vlákniť zložka je vytvorená vláknami - fibrilami (kolagénnymi, elastickými a retikulárnymi). Pojivo sa na základe vlastností medzibunečnej hmoty sa môže vyvíjať ako **väzivo, chrupavka a kosť**.

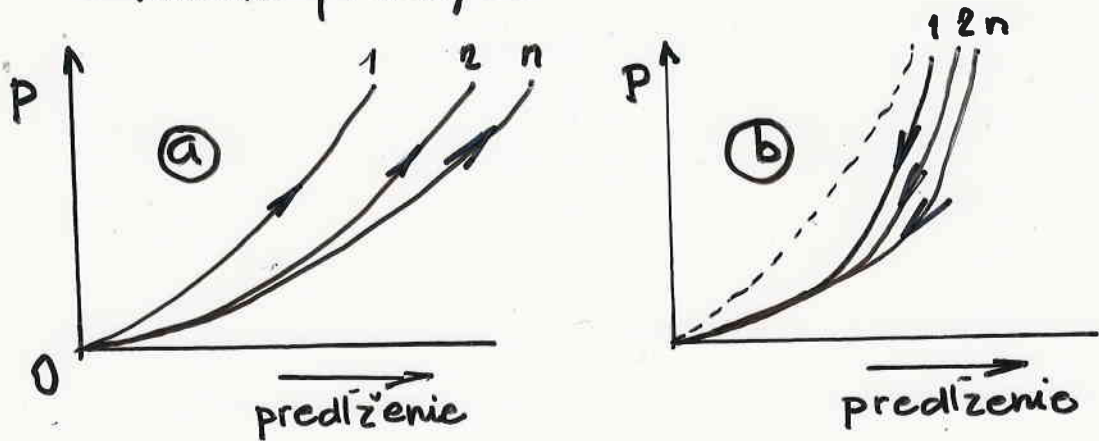
- Vo väzivovom tkanive sú ďalej bunky **stále (fixné)** a bunky **blūdiace**. Každé z týchto buniek má svoju štruktúru a úlohu, napr. pohlcovať mikróby, alebo zabrániť zrážaniu krvi, atď
- Väzivo funguje ako podporný systém. Udržiava pohromade iné prvky tkaniva, tvorí pevné obaly výplne, pružné spoje, zabezpečuje tepelnú reguláciu, ale zúčastňuje sa prídátkovej výmene.
- Jednou zo základných fyziologických funkcií mäkkého tkaniva (napr. šlachy, väzy) je **prenos síl v skelete** a ochrana pred preťažením spoja.
- Veľký význam pri popise mechanickej odozvy mäkkého tkaniva je ich geometrické usporiadanie čo vyplýva z experimentálnych pokusov



Teoretické usporiadanie tkaniva a výplne
(σ - ϵ) pri jednoosovom ťahu

- Pri jednoosovom cyklickom zaťažení a odľahčení sa najmä v okolí počiatku krivky ($\sigma \sim \varepsilon$) ukáže zložka viskózna a plastická

Krivka sa posúva do prava. Časť deformácie je vratná následkom dodatkových vlastností pružných



Cyklické zaťaženie : (a) - zaťažujúca vetva
 (b) - vetva odľahčenia

IV-3 Popis vnútorných síl a deformácií

Väčšina živých tkanív a orgánov v priebehu stárnutia a patologických zmien podlieha veľkým posunutiam, rotáciám a konečným deformáciám. Pri cyklickom zaťažení sa tvoria hysterézne slučky.

Stárnutím sa cievy spevňujú a kostné tkanivo mäkne. Materiály majú väzkopružné vlastnosti.

K mechanickej odozve živých tkanív je potrebné vychádzať z nelineárnej teórie mechaniky kontinua.

Používa sa tzv. Greenov prístup, kde konštitutívne rovnice tkaniva sa vyjadrujú pomocou hustoty deformačnej energie.

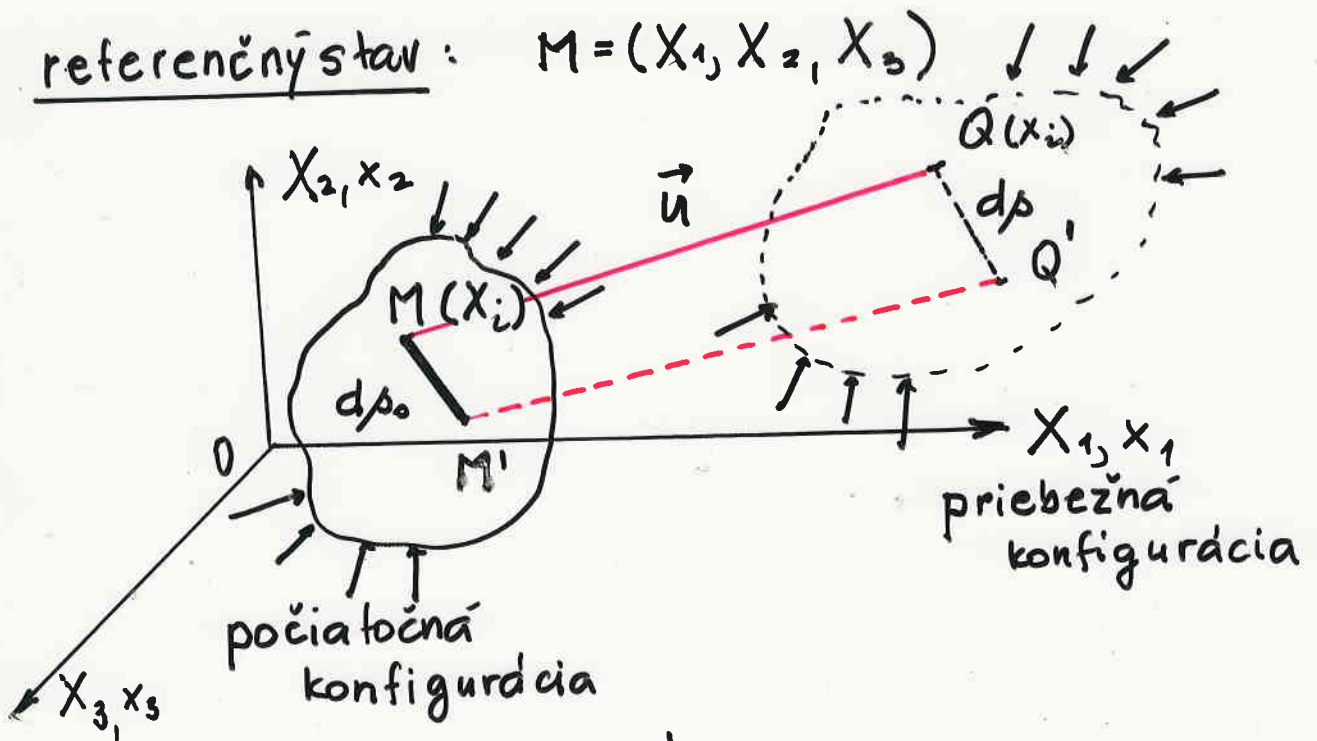
Ak ide o adiabatický dej alebo izotermický dej a nedochádza k prenosu iného typu energie, potom dokonale pružné tkanivo využije celú deformačnú energiu na zvýšenie svojej vnútornej energie.

Tkanivá sú ovšem pseudoelastické materiály (krivky zaťaženia a odľahčenia sa odlišujú) - potom hovoríme o tzv. pseudoelastickej energii.

IV-3.1 Konečné deformácie. Greenov Almansiho a Cauchyho tenzor deformácie

Poloha ľubovoľného bodu v priebehu deformácie vzhľadom k jeho počiatočnej konfigurácii (referenčnému stavu)

referenčný stav: $M = (X_1, X_2, X_3)$



M - hmotnostná častica M' - blízka hm. častica
 $M' = (X_1 + dX_1, \dots, X_3 + dX_3)$

po pretvorení $M \rightarrow Q$ $M' \rightarrow Q'$
 $Q = (x_1, x_2, x_3) \rightarrow Q' = (x_1 + dx_1, x_2 + dx_2, x_3 + dx_3)$

(1) $\left\{ x_i = x_i(X_1, X_2, X_3); X_i = X_i(x_1, x_2, x_3) \right\} \Rightarrow$
 $i = 1, 2, 3$

\Rightarrow deformácia telesa je týmito vzťahmi jednoznačne určená

Posun častice $M \rightarrow Q$ zavedieme vzťahom

(2) $x_i = X_i + u_i$

Vzdialenosť \overline{QQ} : (pre priebežnú konfiguráciu)

(3) $d\rho^2 = dx_1^2 + dx_2^2 + dx_3^2 = \sum_{i=1}^3 dx_i dx_i = \boxed{\delta_{ij} dx_i dx_j}$

Vzdialenosť $\overline{MM'}$: (pre referenčný stav)

(4) $d\rho_0^2 = \delta_{ij} dX_i dX_j$

Potom pre rozdiel štvorov elementárnych úsekov (po deformácii a pred deformáciou)

$$(5) \quad (\overline{QQ'})^2 - (MM')^2 \Rightarrow ds^2 - d\bar{s}_0^2 = \delta_{ij} (dx_i dx_j - dX_i dX_j)$$

Zo vzťahov (1) ďalej máme

$$(6) \quad dx_i = \frac{\partial x_i}{\partial X_k} dX_k, \quad dX_i = \frac{\partial X_i}{\partial x_k} dx_k$$

kde $\partial x_i / \partial X_k$ sú prvky matice **gradientu deformácie F'** .

Vosadením (6) do (5) dostaneme

$$(7) \quad ds^2 - d\bar{s}_0^2 = \left(\frac{\partial x_i}{\partial x_e} \frac{\partial x_e}{\partial X_k} - \delta_{ek} \right) dX_e dX_k$$

$$ds^2 - d\bar{s}_0^2 = \left(\delta_{ek} - \frac{\partial x_i}{\partial x_e} \frac{\partial x_e}{\partial X_k} \right) dx_e dx_k$$

čo môžeme prepísať do tvarov z hľadiska rôznych tenzorov deformácie

$$(8) \quad ds^2 - d\bar{s}_0^2 = 2 E_{ij} dX_i dX_j = 2 e_{ij} dx_i dx_j$$

kde

$$(9) \quad E_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial x_k}{\partial X_i} \frac{\partial x_k}{\partial X_j} - \delta_{ij} \right) =$$

$$= \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_i}{\partial X_j} + \frac{\partial u_j}{\partial X_i} + \frac{\partial u_k}{\partial X_i} \frac{\partial u_k}{\partial X_j} \right)$$

čo sú zložky **Greenovho tenzora deformácie**

Podobne dostaneme

$$e_{ij} = \frac{1}{2} \left(\delta_{ij} - \frac{\partial X_k}{\partial x_j} \frac{\partial X_k}{\partial x_i} \right) =$$

(10)
$$= \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} - \frac{\partial u_k}{\partial x_i} \frac{\partial u_k}{\partial x_j} \right)$$

čo sú zložky **Almanziho tenzora deformácie**

Z uvedeného vyplýva, že len štvorce rozdielov vzdialeností častíc po deformácii a pred deformáciou môžeme takto jednoducho vyjadriť.

Vzťah $ds - ds_0$ je pre ďalšie použitie nevhodný.

Ak predpokladáme malé deformácie a to v zmysle infinitezimálnych hodnôt derivácií

$$\partial u_k / \partial X_j \text{ a } \partial u_i / \partial x_j$$

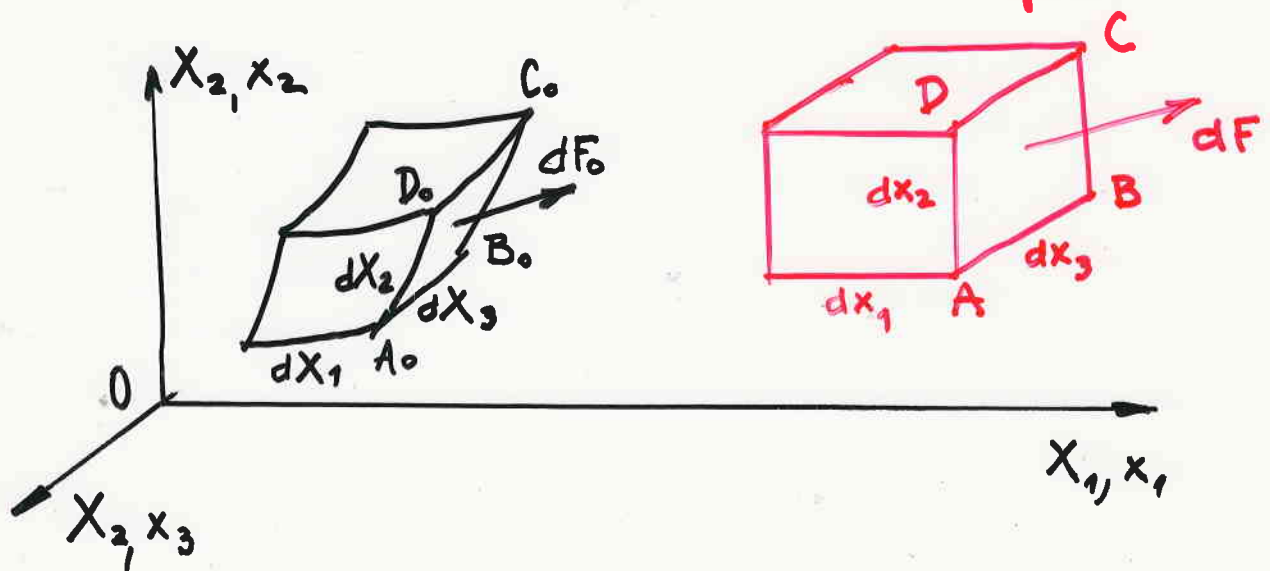
potom ich druhé mocniny vo vzťahoch (9) a (10) môžeme zanedbať, t.j. potom

$$e_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_i}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j}{\partial x_i} \right)$$
$$e'_{ij} = \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u_i}{\partial X_j} + \frac{\partial u_j}{\partial X_i} \right)$$

Teda

$$E_{ij} = e_{ij} = e'_{ij} = e'_{ij}$$

IV-3.2 Cauchyho, Lagrangeov a Kirchhoffov tenzor napätia



- Uvažujme prvok, ktorý po deformácii má tvar kvádra. Pred deformáciou (stav referenčný) má tvar deformovaný

- Nech na povrchu ABCD pôsobí sila dF

- Vo východzej polohe mu odpovedá povrch $A_0 B_0 C_0 D_0$ s príslušným vektorom dF_0

? Aká je vzájomná závislosť medzi dF a dF_0 ?

Toto môžeme odvodiť niekoľkými pravidlami

a) Lagrangeovo pravidlo

Keď dF je bezo zmeny veľkosti, smeru a orientácie prenesený z ABCD na $A_0 B_0 C_0 D_0$ (na nedeformovaný povrch)

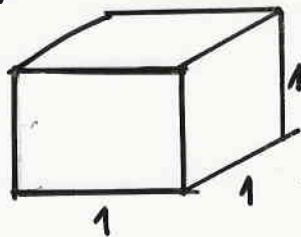
$$dF_0^{(L)} = dF$$

b) Kirchhoffovo pravidlo

Keď vektory dF_i a dF_j sú viazané pravidlom, akým sa riadi transformácia dĺžky prvku, t.j. zmena veľkosti a smeru sily dF je nasledujúca

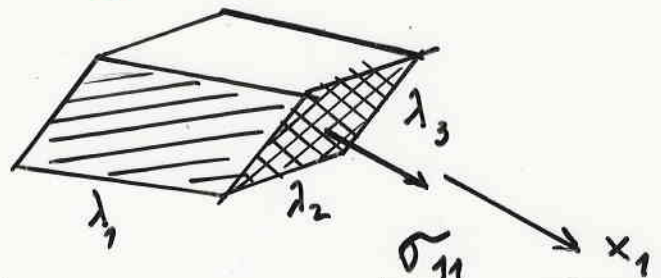
$$dF_{0i} = \frac{\partial X_i}{\partial x_j} dF_j$$

Uvažujme elementárny prvok jednotkovej kocky



pred deformáciou

po deformácii
równoběžník



Cauchyho napätie σ_{11} v smere osi x_1 pôsobí na prvok deformovaného telesa. Výsledná sila bude

$$T_{11} = \sigma_{11} \lambda_2 \lambda_3$$

K odvodeniu Kirchhoffovho napätia, združeného z východzej kocky je potrebné pretransformovať silu $\sigma_{11} \lambda_2 \lambda_3$ k východziemu povrchu kocky podľa

$$dF_{0i} = \frac{\partial X_i}{\partial x_j} dF_j$$

(z deformácie vyplýva
 $x_1 = \lambda_1 X_1 \Rightarrow \frac{\partial X_1}{\partial x_1} = \lambda_1^{-1}$)

Odpovedajúca plocha v stave '0' je rovná 1
z toho potom

$$S_{11} = \bar{\sigma}_{11} \lambda_2 \lambda_3 \frac{1}{\lambda_1} = T_{11} / \lambda_1$$

(pre nestlačiteľný materiál $\lambda_1 \lambda_2 \lambda_3 = 1$)

$$S_{11} = \bar{\sigma}_{11} \cdot \frac{1}{\lambda_1} \cdot \frac{1}{\lambda_1} = \bar{\sigma}_{11} / \lambda_1^2$$

Nech vektor sily dF pôsobí na povrch dA deformovaného telesa, ktorý má jednotkovú vonkajšiu normálu \vec{n} .

Vektor sily dF_0 pôsobí na povrch dA_0 vo východzej konfigurácii s jednotkovou vonkajšou normálou \vec{n}_0 .

Na základe Cauchyho vzťahu a vzťahu $dF_0^{(L)} = dF$ platí

$$dF_i = \sigma_{ij} n_j dA = T_{ij} n_{0j} dA_0 = dF_{0i}$$

Na základe rovnice

$$dF_{0i} = \frac{\partial X_i}{\partial x_j} dF_j \Rightarrow$$

$$\frac{\partial X_i}{\partial x_\alpha} dF_\alpha = S_{ji} n_{0j} dA_0$$

$$S_{ji} = \frac{\partial X_i}{\partial x_\alpha} T_{j\alpha}$$

$$T_{j\alpha} = \frac{\partial x_\alpha}{\partial X_i} S_{ji}$$

T_{ij} - Lagrangeove napätie pretransformované k originálu kocky

S_{ij} - Kirchhoffove napätie viazané k deformatovanému tvaru kocky

σ_{ij} - Cauchyho napätie

IV-3.3 Rovnice rovnováhy v Lagrangeovej forme

Uvažujme kontinuum, ktoré zaberá v deformovanom stave oblasť V s povrchom A , čomu odpoveda v referenčnom stave V_0, A_0 .

Teleso je v priebežnej konfigurácii (Eulerov popis) zaťažené vektorom vonkajšej sily P (vzťahnuté na jednotku povrchu). V Lagrangeovom popise je definovaná objemová sila F_0 vzťahnutá na jednotku hmotnosti telesa.

ρ_0, ρ - sú odpovedajúce hustoty

Potom platí:

$$\rho dV = \rho_0 dV_0; \quad F_{0i} = F_i \text{ (obj. sily)}$$

Ak uvažujeme objemové sily (objem sa nemení)
Potom pri statickej rovnováhe pre oblasť V a V_0 platí

$$\int_V F_i \rho dV = \int_{V_0} F_{0i} \rho_0 dV_0$$

Výsledné sily na povrchu A alebo A_0 telesa:

$$\int_A P_i dA = \int_A \sigma_{ij} n_j dA = \int_{A_0} T_{ij} n_{0j} dA_0$$

Keď aplikujeme Gaussovu teorému platí

$$\int_{A_0} T_{ij} n_{0j} dA_0 = \int_{V_0} \left(\frac{\partial T_{ij}}{\partial X_j} \right) dV_0$$

Potom máme

$$\int_A P_i dA = \int_{V_0} \left(\frac{\partial T_{ij}}{\partial X_j} \right) dV_0$$

V prípade statickej rovnováhy bude

$$\int_{V_0} \left[\rho_0 F_{0i} + \left(\frac{\partial T_{ij}}{\partial X_j} \right) \right] dV_0 = 0$$

čo znamená, že súčet objemových a povrchových síl je rovný nule.

Nakoľko V_0 je ľubovoľná oblasť, musí platiť

$$\rho_0 F_{0i} + \frac{\partial T_{ij}}{\partial X_j} = 0$$

Keď túto rovnicu vyjadríme pomocou Kirchhoffovho tenzora napätia, dostaneme

$$\rho_0 F_{0i} + \frac{\partial}{\partial X_j} \left(S_{jk} \frac{\partial x_k}{\partial X_j} \right) = 0$$

V priebežnej konfigurácii (v deformovanej) platí známa rovnica z teórie pružnosti

$$\frac{\partial \sigma_{ij}}{\partial X_j} + \rho F_i = 0$$

$$(\sigma_{ij,j} + \rho F_i) = 0$$

kdE σ_{ij} sú zložky Cauchyho tenzora napätia

IV-3.4 Vázkopružnosť živého tkaniva

Pre popis hysterézie, relaxácie a dotvarovania sa s výhodou používajú mechanické modely. Sú to zvlášť modely **Kelvinov, Maxwellov, Voigtov** a modely zložené z **lineárnych pružín a tlmičov**.

Predpokladáme, že okamžitá deformácia pružiny je priamoúmerná zaťaženiu.

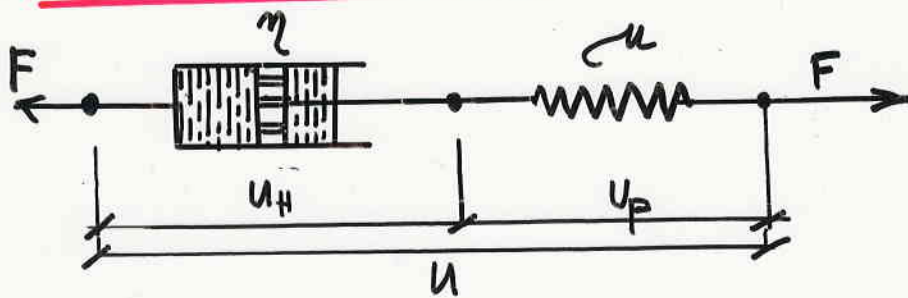
V tlmiči (je rýchlosť pohybujúceho sa piestu v kvadratickej závislosti - napr. tlmič podvozku lietadla - úmerná pôsobiacej sile, t.j.

$$F = \mu u \quad \text{- pre pružinu}$$

$$F = \eta \dot{u} \quad \text{- pre tlmič}$$

kde μ - pružinová konštanta (tuhosť pružiny)
 η - súčiniteľ viskozity

Maxwellov model



Vznikne rôzne posunutie (u_H, u_P) kvôli rôznym tuhostiam základných elementov

$$u = u_P + u_H \quad \text{- celkové posunutie}$$

$$\dot{u} = \dot{u}_P + \dot{u}_H \quad \text{- celková rýchlosť}$$

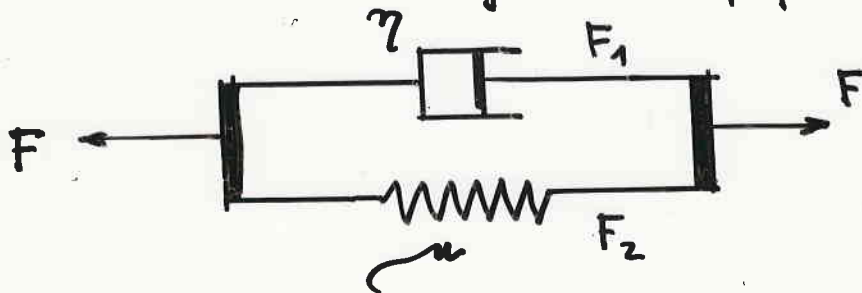
$$\dot{u} = \frac{\dot{F}}{\mu} + \frac{F}{\eta}$$

Ak pôsobí sila F v čase $t=0$ (v tvare jednotkovej skokovej funkcie) \Rightarrow pružina sa okamžite predĺži o $u(0) = F(0)/\mu$, ale okamžitý posuv tlmiča je nulový, pretože nebol čas k jeho aktivovaniu. Teda počiatočná podmienka pre diferenciálnu rovnicu má tvar

$$u(0) = \frac{F(0)}{\mu}$$

Voigtov model

Pružina a tlmič majú rovnaký posun u .

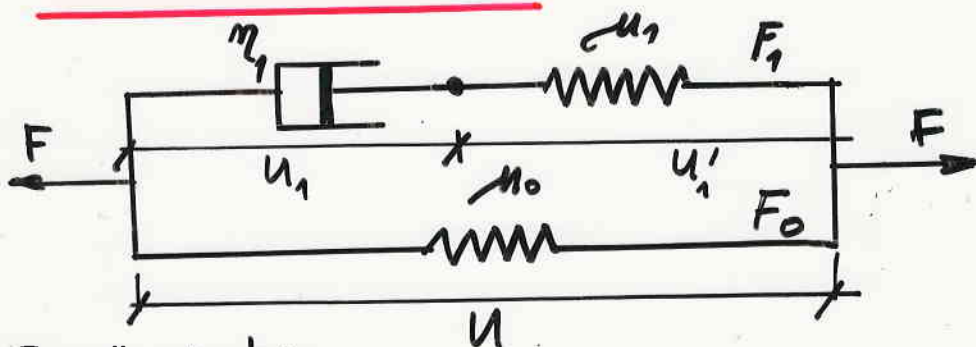


$$F = F_1 + F_2 = \eta \dot{u} + \mu u$$

Pri skokovom zaťažení silou F je začiatočná podmienka

$$u(0) = 0$$

Kelvinov model



Podľa obrázku:

a) $u = u_1 + u_1'$

c) $F_0 = \mu_0 u$

b) $F = F_0 + F_1$

d) $F_1 = \eta_1 \dot{u}_1 = \mu_1 u_1'$

Vzhľadom na zaradený Maxwellov model do systému máme

$$\eta_1 \dot{u} = F_1 + \left(\frac{\eta_1}{\mu_1} \right) \dot{F}_1$$

Silu F_1 (zo vzťahu b) vyjadríme a dostaneme reláciu medzi (F a F_0)

$$\eta_1 \dot{u} = F + \left(\frac{\eta_1}{\mu_1} \right) \dot{F} - \left[F_0 + \left(\frac{\eta_1}{\mu_1} \right) \dot{F}_0 \right]$$

a zo vzťahu (c) dosadíme za F_0 a dostaneme

$$F + \left(\frac{\eta_1}{\mu_1} \right) \dot{F} = \mu_0 u + \eta_1 \left[1 + \left(\frac{\mu_0}{\mu_1} \right) \right] \dot{u}$$

Túto rovnicu môžeme zavedením parametrov upraviť

$$F + \tau_E \dot{F} = E_R (u + \tau_\sigma \dot{u})$$

kde

$$\tau_E = \frac{\eta_1}{\mu_1}; \quad \tau_\sigma = \left(\frac{\eta_1}{\mu_0} \right) \left[1 + \left(\frac{\mu_0}{\mu_1} \right) \right]; \quad E_R = \mu_0$$

Pri skokovom zatažení silou $F(0)$ a odpovedajúcejmu posunu $u(0)$, pre začiatočnú podmienku máme

$$u(0) = u_1'(0) \text{ lebo } u_1 = 0 \text{ (vlastnosť tlmiča)}$$

$$F(0) = \mu_0 u(0) + \mu_1 u_1'(0) = (\mu_0 + \mu_1) u(0)$$

$$a \quad F(0) + \tau_E (\mu_0 + \mu_1) \dot{u}(0) = \mu_0 u(0) + \mu_0 \tau_\sigma \dot{u}(0)$$

Pri skokovej zmene zataženia je $\dot{u}(0) \rightarrow \infty$, takže

$$\tau_E (\mu_0 + \mu_1) = \mu_0 \tau_\sigma; \quad (\mu_0 + \mu_1) = \frac{F(0)}{u(0)}$$

Konštanta τ - relaxačný čas pri konštantnej deformácii. τ_r - relaxačný čas pri konštantnom napätí.

Ak $F(t) = \text{konst} = F(0)$ pôsobí v čase $t=0$; potom riešením vzhľadom k $u(t) \rightarrow$ dostávame $u_c(t)$ t.j. tzv. creepovú funkciu (funkciu dotvarovania)

Pre jednotlivé modely potom z riešenia rovníc (obvyčajne lineárne diferenciálne nehomogénne rovnice) máme:

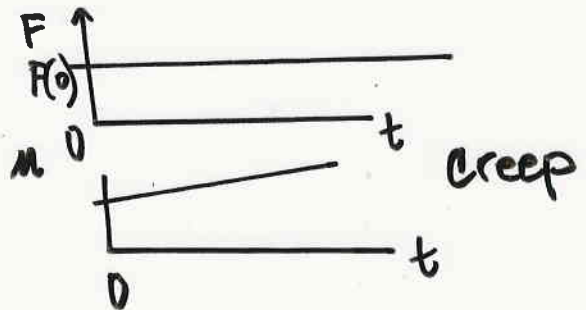
Maxwellovo teleso

pre $F = \text{konst}$.

$$u_c(t) = t \frac{F}{\eta} + C; \quad u_c(0) = C$$

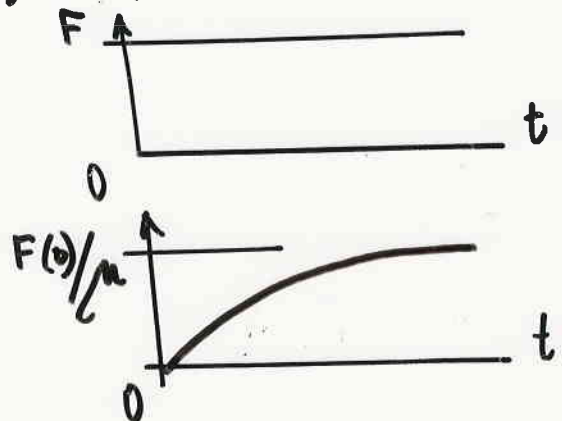
$$u_c(t) = u_c(0) + t \frac{F(0)}{\eta}$$

\Rightarrow **nehodný model**



Voigtovo teleso

$$u_c(t) = \frac{1}{\mu} (1 - e^{-(\mu/\eta)t}) F(0)$$



Kelvinovo teleso (pre $F = \text{konst}$)

$$u_c(t) = C e^{-(1/\tau_r)t} + \frac{F}{E_R}$$

Pre $t = 0^+$ platí

$$u_c(0) = u(0) = C + \frac{F(0)}{E_R}$$

kde $u(0)$ určíme z počiatocnej podmienky

$$\zeta_\varepsilon (\mu_0 + \mu_1) = \mu_0 \zeta_\sigma \quad (\mu_0 + \mu_1) = \frac{F(0)}{u(0)}$$

$$\zeta_\varepsilon \frac{F(0)}{u(0)} = \mu_0 \zeta_\sigma; \quad \frac{\zeta_\varepsilon F(0)}{\mu_0 \zeta_\sigma} = u(0)$$

$$\frac{\zeta_\varepsilon F(0)}{\mu_0 \zeta_\sigma} = C + \frac{F(0)}{E_R}$$

$$C = -\left(1 - \frac{\zeta_\varepsilon}{\zeta_\sigma}\right) F(0)$$

potom

$$u_c(t) = \left(\frac{1}{E_R}\right) \left[1 - \left(1 - \frac{\zeta_\varepsilon}{\zeta_\sigma}\right) e^{-(t/\zeta_\sigma)}\right] F(0)$$

Keď vymeníme $F \leftrightarrow u$ dostaneme retardáciu funkciu pre $u = \text{konst.} = u(0)$

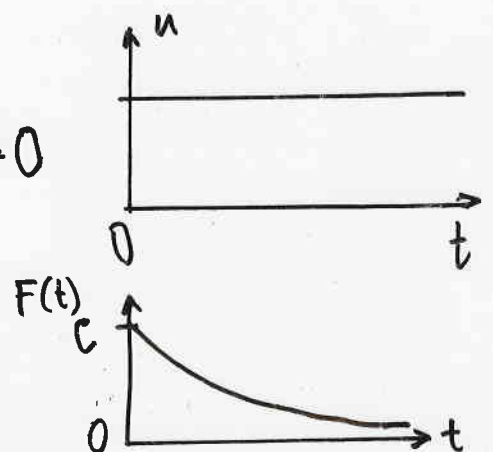
Maxwellovo teleso

$$F(t) = C e^{-(c^2/2)t}, \quad \dot{u} = 0$$

pre $t = 0^+$ $C = F(0) = \mu u(0)$

potom

$$F(t) = \mu e^{-(c^2/2)t} u(0)$$



podobne sa dá odvodiť

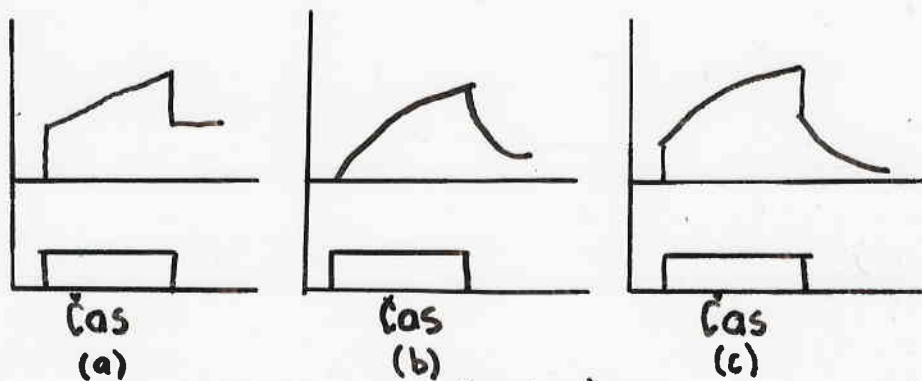
Voigtovo teleso

$$F(t) = \mu u(0) \Rightarrow \text{toto teleso neretarduje}$$

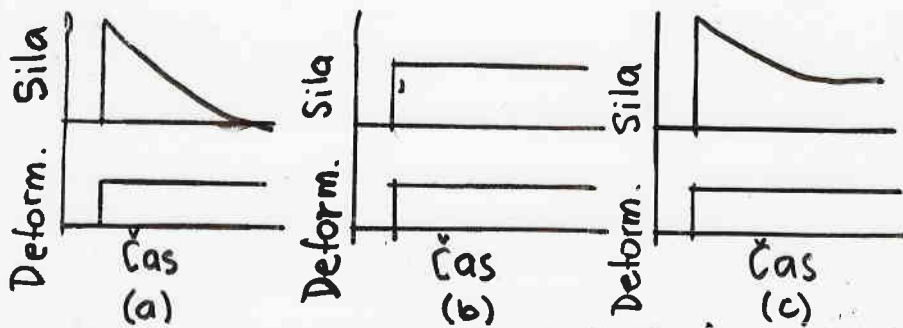
Kelvinovo teleso

$$F(t) = E_R \left[1 - \left(1 - \frac{\tau_\sigma}{\tau_\epsilon} \right) e^{-(t/t_\epsilon)} \right] u(0)$$

Priebehy relaxácie a retardácie (creep) pre jednotlivé telesá



Creepové funkcie
Maxwellova Voigtova Kelvinova



Relaxačné funkcie
Maxwellova Voigtova Kelvinova