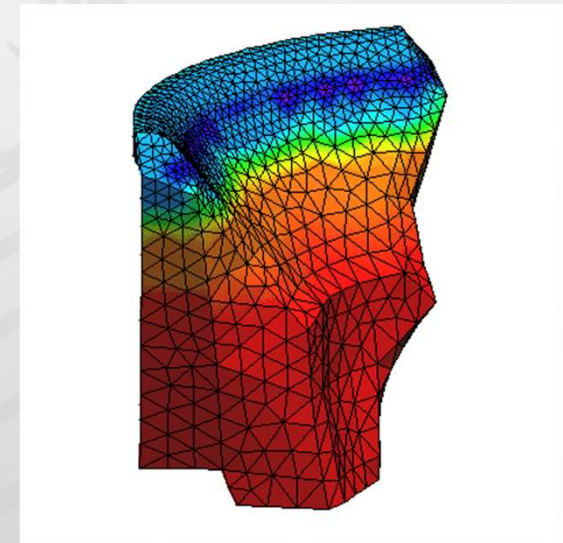
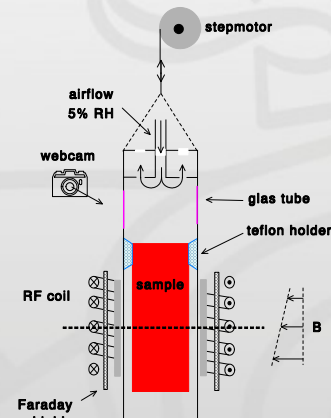
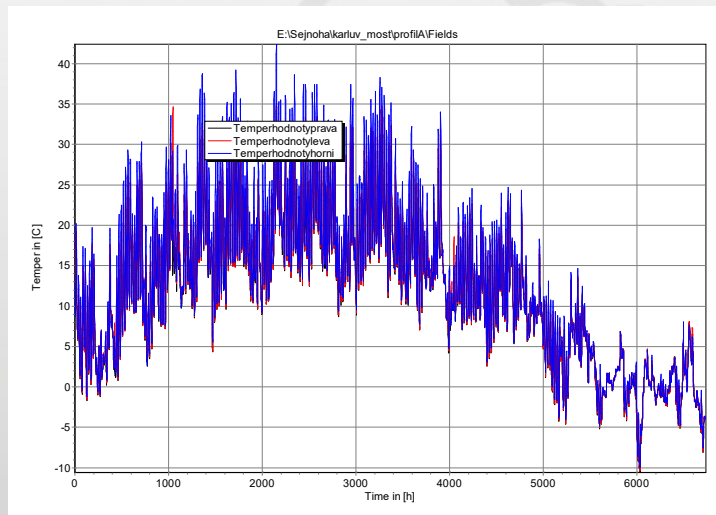


Vliv prostředí na stavební materiály

2P + 2C



Fyzikálně – matematické modely

- Fyzikální realita
- Fyzikální model - popisující přenos tepla a vlhkosti ve stavebních materiálech
 - Kvalitativní popis – komplikované - experimenty
 - Kvantitativní popis - nepřesný, stochastický charakter přenosu (např. nehomogenita materiálu) - přibližné odhady
 - Fyzikální model problému tak obsahuje kvantitativní popis, jenž je zatížen určitou nejistotou.

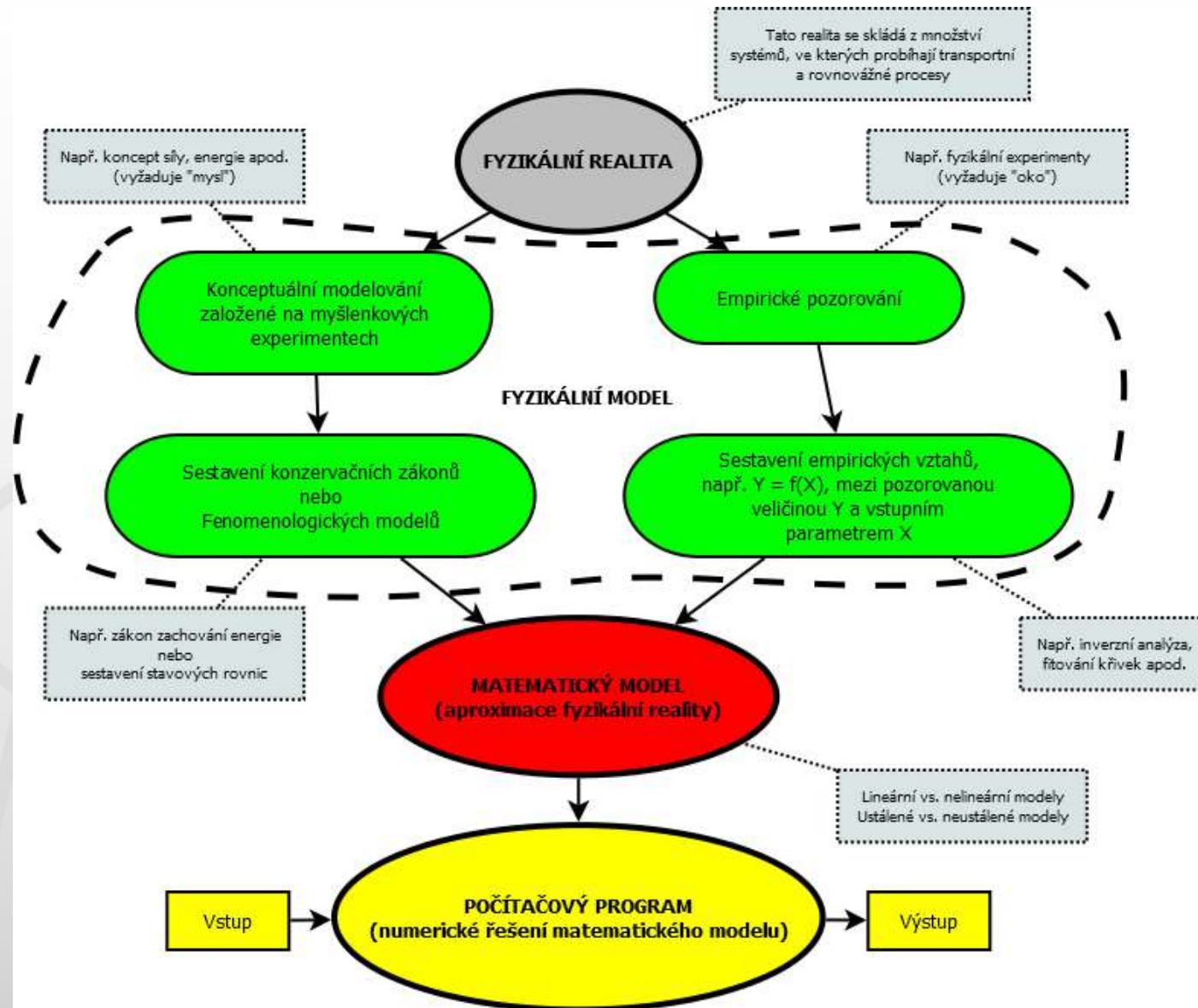
- Fyzikální model
 - základě zákonů zachování veličin (např. zákon zachování hmotnosti, energie apod.)
 - základě empirických pozorování (např. pomocí fyzikálních experimentů).
- Na základě fyzikálního modelu -
Matematický model - fyzikální realita.
- Rozdělení
 - Lineární x nelineární
 - Ustálený x neustálený

- Počítačový program obsahuje numerické řešení matematického modelu.
- Numerické aproximace
 - MKP, MKO, MS
- Výpočetní programy – WUFI, AREA, TEPLO
...



Vliv prostředí na stavební materiály

3. Přednáška - Fyzikálně – matematické modely





- Transportní procesy
 - Tepla
 - Vlhkosti
 - Tepla a vlhkosti
 - Vlhkosti a chemických látek
 - Tepla, vlhkosti a chemických látek
 - Tepla, vlhkosti a mechanika
 - Tepla, vlhkosti a další procesy
 - Zvuk

- Teplo - vedením – kondukcí
 - v pevných látkách, kapalinách, plynech
 - při kterém částice látky v oblasti s vyšší střední kinetickou energií předávají část své pohybové energie prostřednictvím vzájemných srážek částicím v oblasti s nižší střední kinetickou energií.
 - Částice se přitom nepřemísťují, ale kmitají kolem svých rovnovážných poloh.

$$q = \lambda \frac{\Delta T}{\Delta x}$$



- Teplo - prodeňím – konvekcí
 - v kapalinách, plynech
 - rovnice zahrnují zákon zachování hmoty (rovnice kontinuity), zákon zachování hybnosti a zákon zachování energie
- Přirozená konvekce
 - není závislé na vnějším zdroji, ale na objemových změnách, například vlivem teploty v gravitačním poli.



Vliv prostředí na stavební materiály

3. Přednáška - Fyzikálně – matematické modely

- Teplo – přirozená konvekce
 - N-S rovnice - Boussinesqova aproximace

$$\frac{\partial u_x}{\partial t} + u_x \frac{\partial u_x}{\partial x} + u_y \frac{\partial u_x}{\partial y} = \frac{1}{\rho_{air}} \left[-\frac{\partial p}{\partial x} + \mu_{air} \left(\frac{\partial^2 u_x}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u_x}{\partial y^2} \right) \right],$$

$$\frac{\partial u_y}{\partial t} + u_x \frac{\partial u_y}{\partial x} + u_y \frac{\partial u_y}{\partial y} = \frac{1}{\rho_{air}} \left[-\frac{\partial p}{\partial y} + \mu_{air} \left(\frac{\partial^2 u_y}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u_y}{\partial y^2} \right) + (\rho\beta)_{air} g\Delta T \right],$$



- Teplo – přirozená konvekce

Rayleighovo číslo

$$Ra = Gr \cdot Pr,$$

Pr (-) -vyjadřuje míru podobnosti mezi rychlostním a teplotním polem

$$Pr = \frac{\nu}{a},$$

Grashofovo číslo

$$Gr = \frac{g \beta \Delta T L^3}{\nu^2},$$

$Ra < 10^8$ – laminární proudění

$10^8 < Ra < 10^{10}$ – přechodová oblast

$10^{10} > Ra$ – turbulentní proudění

Nu (-) - poměr konvektivního přenosu tepla k vedení tepla

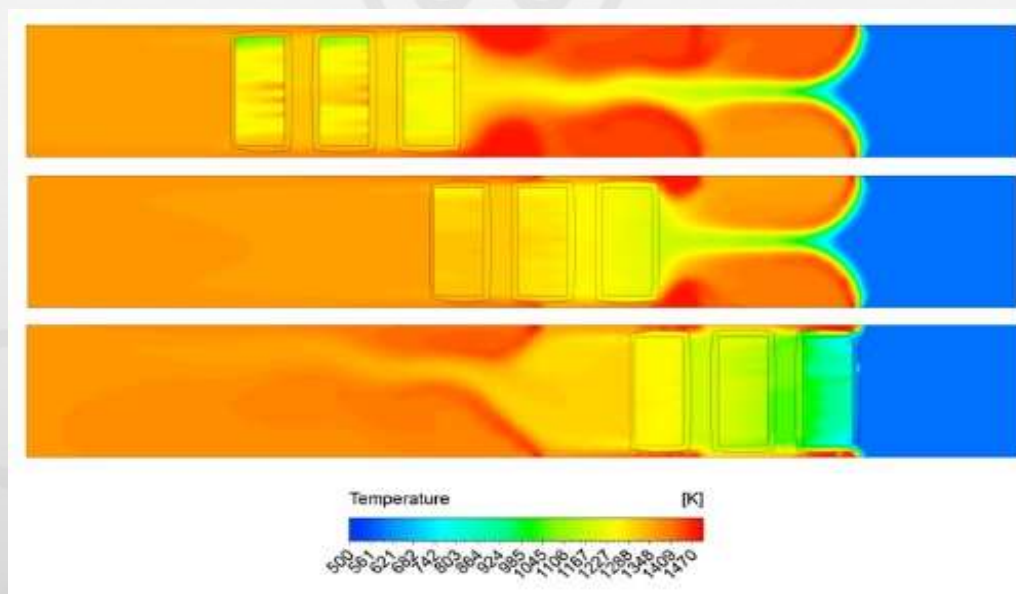
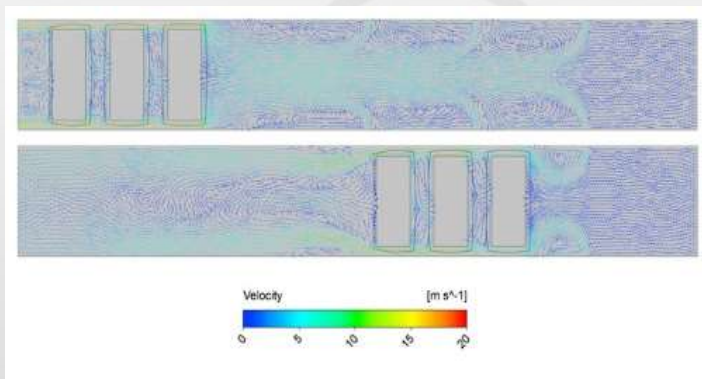
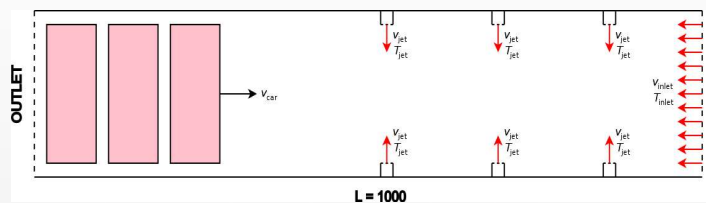
$$Nu = \frac{\alpha L}{\lambda},$$



Vliv prostředí na stavební materiály

3. Přednáška - Fyzikálně – matematické modely

- Teplo – přirozená konvekce



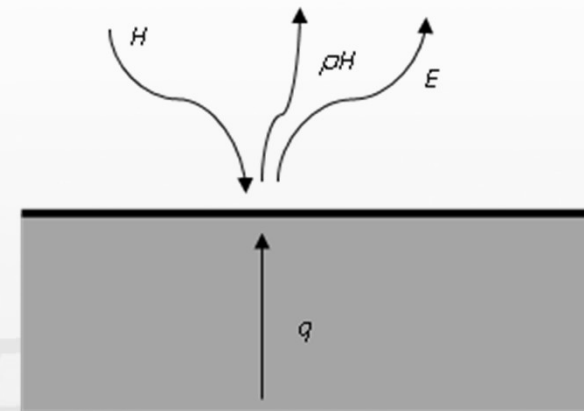


Vliv prostředí na stavební materiály

3. Přednáška - Fyzikálně – matematické modely

- Teplo – sáláním – Radiací
– Bilance povrchové energie

- příchozí záření H (irradiation)
- odražené záření ρH (reflection)
- vyzářenou energii E (emission)



$$- q = q_{out} - q_{in} = (q_{emission} + q_{reflection}) - q_{irradiation} = (E + \rho H) - H$$

q je čistý tepelný tok proudící k povrchu materiálu

q + pokud teplo proudí z materiálu směrem do dutiny

- záporný, pokud proudí směrem z dutiny do materiálu

- Teplo – sáláním – Radiací

Stefan-Boltzmanový zákon - množství energie, které dokonale černé těleso o jednotkové ploše vysílá za jednotku času

$$E_0 = \sigma_{SB} T^4$$

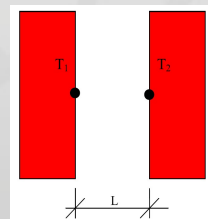
σ_{SB} ($\text{W} \cdot \text{m}^{-2} \cdot \text{K}^{-4}$) je Stefan-Boltzmannova konstanta

Emisivita tělesa ε (-)

$$\varepsilon = \frac{E}{E_0}$$

Aproximace pomocí obdélníků

$$q_{\text{rad}} = \varepsilon \sigma_{SB} (T_1^4 - T_2^4)$$





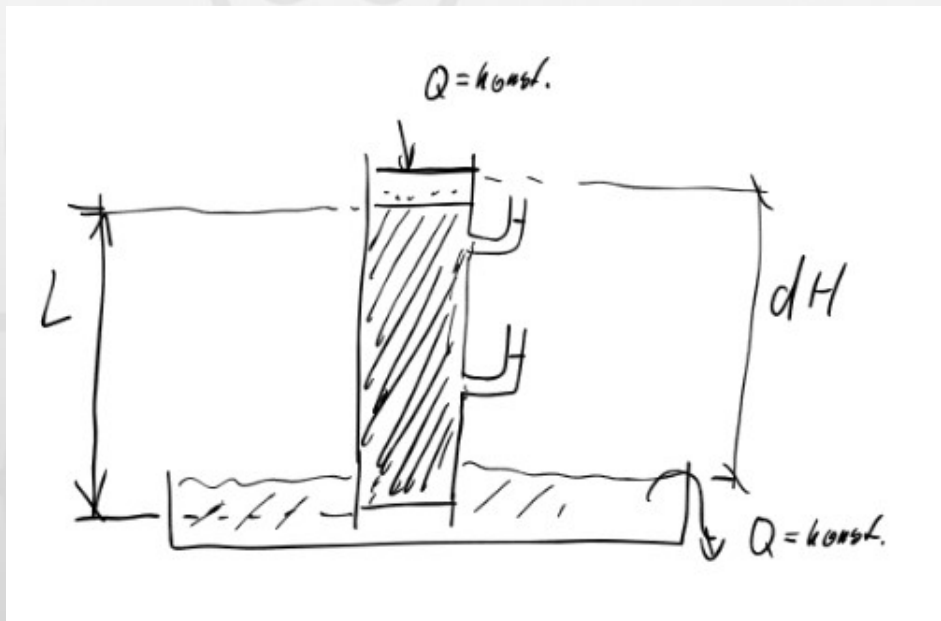
Vliv prostředí na stavební materiály

3. Přednáška - Fyzikálně – matematické modely

- Vlhkost – konvektivní model
 - vlhkost proudí v porézním systému materiálu kanálky (kapiláry, soustava pórů) obdobně jako např. v potrubí
 - Darcyho zákon

1856

$$v = K_s \frac{\Delta H}{L}$$





- Vlhkost – konvektivní model

Richards (1931)

$$\frac{\partial w}{\partial t} = \operatorname{div}(K(H)\operatorname{grad} h)$$

I. způsob

$$c_w \frac{\partial H}{\partial t} = \operatorname{div}(K(H)\operatorname{grad} H) + \frac{\partial K(H)}{\partial z}$$

II. způsob

$$\frac{\partial w}{\partial t} = \operatorname{div}(D(w)\operatorname{grad} w) + \frac{\partial K(w)}{\partial w} \frac{\partial w}{\partial z}$$

- Vlhkost – difúzní model
 - je transportována v porézním systému materiálu mechanismem podobným přenosu ve směsi dvou plynů
 - Lykov 1966, Krischer 1963



- Vlhkost – difúzní model

Lykovův model

$$\frac{\partial u}{\partial t} = \operatorname{div}(a_m \operatorname{grad} u)$$



- Vlhkost – difúzní model

Krischerův model

$$\rho_w \frac{\partial w}{\partial t} + \frac{\Pi - w}{R_v T} \frac{\partial p_l}{\partial t} = \rho_w \kappa \frac{\partial^2 w}{\partial x^2} + \frac{D}{\mu R_v T} \frac{p}{p - p_l} \frac{\partial^2 p_l}{\partial x^2}$$

$$\rho_w \frac{\partial w}{\partial t} + \frac{\Pi - w}{R_v T} \frac{\partial p_l}{\partial t} = \rho_w \kappa \text{grad } w + \frac{D}{\mu R_v T} \frac{p}{p - p_l} \text{grad } p_l$$



- Transport tepla a vlhkosti

$$\vec{j}_c = -\rho(D \text{grad } c + \delta \text{grad } T + \varphi \text{grad } P)$$

$$\vec{j}_Q - \mu \vec{j}_c = -k \text{grad } T - k_c \text{grad } c - k_p \text{grad } P$$

Kde

- j_c, \vec{j}_Q - hustota toku koncentrace vlhkosti, tepelného toku
- D – součinitel difúze
- δ – součinitel termodifúze (Soretův koef)
- φ – součinitel barodifúze
- k – zobecněný souč. tepelné vodivosti
- k_c - Dufourův koef.
- k_p - koeficient vlivu tlaku na teplotu



- Transport tepla a vlhkosti
– Philip a de Vries (1957)

$$\frac{\partial w}{\partial t} = \operatorname{div}(D_w \operatorname{grad} w) + \operatorname{div}(D_T \operatorname{grad} T) + \frac{\partial K_l}{\partial z}$$

$$C \frac{\partial T}{\partial t} = \operatorname{div}(\lambda \operatorname{grad} T) - L \operatorname{div}(D_{wv} \operatorname{grad} w)$$

D_w je celkový koeficient difúze (pro vodu i vodní páru, $D_w = D_{wl} + D_{wv}$),

D_T celkový koeficient termodifúze (pro vodu i vodní páru, $D_T = D_{Tw} + D_{Tv}$),

K_l je hydraulická vodivost

λ součinitel tepelné vodivosti

C objemová tepelná kapacita

L latentní teplo vypařování



- Transport tepla a vlhkosti
– Milly (1982)

$$\begin{aligned}
 & \left\{ \left(1 - \frac{1}{\rho_l} \phi p_{vs} \frac{M}{RT} \right) \frac{\partial u_l}{\partial \psi} + \frac{a}{\rho_s} \phi p_{vs} g \left(\frac{M}{RT} \right)^2 \right\} \frac{\partial \psi}{\partial t} + \left\{ \left(1 - \frac{1}{\rho_l} \phi p_{vs} \frac{M}{RT} \right) \frac{\partial u_l}{\partial T} + \right. \\
 & \left. \frac{a}{\rho_s} \phi p_{vs} \frac{M}{RT} \left(-\frac{\psi g M}{RT^2} + \frac{1}{p_{vs}} \frac{dp_{vs}}{dT} - \frac{1}{T} \right) \right\} \frac{\partial T}{\partial t} = \\
 & = \frac{\rho_l}{\rho_s} \{ \text{div}[(k_l + k_v) \text{grad} \psi + D_{Tv} \text{grad} T] \} \\
 & \left\{ \left(h_l - \frac{1}{\rho_l} \phi p_{vs} \frac{M}{RT} h_v \right) \frac{\partial u_l}{\partial \psi} + \right. \\
 & \left. \frac{a}{\rho_s} \phi p_{vs} g \left(\frac{M}{RT} \right)^2 h_v \right\} \frac{\partial \psi}{\partial t} + \left\{ \left(h_l - \frac{1}{\rho_l} \phi p_{vs} \frac{M}{RT} h_v \right) \frac{\partial u_l}{\partial T} + \right. \\
 & \left. c_s + c_l u_l + c_v u_v + \right. \\
 & \left. h_v \frac{a}{\rho_s} \phi p_{vs} \frac{M}{RT} \left(-\frac{\psi g M}{RT^2} + \frac{1}{p_{vs}} \frac{dp_{vs}}{dT} - \frac{1}{T} \right) \right\} \frac{\partial T}{\partial t} = \\
 & = \frac{1}{\rho_s} \left\{ \text{div} \left[\begin{array}{l} (h_l \rho_l k_l + h_v \rho_l k_v) \text{grad} \psi + \\ (\lambda + h_v \rho_l D_{Tv}) \text{grad} T \end{array} \right] \right\}.
 \end{aligned}$$



Vliv prostředí na stavební materiály

3. Přednáška - Fyzikálně – matematické modely

- Transport tepla a vlhkosti
– Lykov (1972)

$$\frac{\partial u}{\partial t} = a_m \operatorname{div} \operatorname{grad} u + a_m^T \operatorname{div} \operatorname{grad} T.$$

$$\frac{\partial T}{\partial t} = \left(a + a_{m1} \frac{L_v}{c} \right) \operatorname{div} \operatorname{grad} T + a_{m1} \frac{L_v}{c} \operatorname{div} \operatorname{grad} u +$$

$$+ \frac{1}{c} [(c_1 a_{m1} + c_2 a_{m2}) \operatorname{grad} u + (c_1 a_{m1}^T + c_2 a_{m2}^T) \operatorname{grad} T] \cdot \operatorname{grad} T.$$



Vliv prostředí na stavební materiály

3. Přednáška - Fyzikálně – matematické modely

- Transport tepla a vlhkosti
– Krischer (1982)

$$\rho_w \frac{\partial w}{\partial t} + \frac{\Pi - w}{R_v T} \frac{\partial p_l}{\partial t} = \rho_w \kappa \frac{\partial^2 w}{\partial x^2} + \frac{D}{\mu R_v T} \frac{p}{p - p_l} \frac{\partial^2 p_l}{\partial x^2}$$

$$\rho c \frac{\partial T}{\partial t} = \lambda \frac{\partial^2 T}{\partial x^2} + L_v \left(\frac{D}{\mu R_v T} \frac{p}{p - p_l} \frac{\partial^2 p_l}{\partial x^2} - \frac{\Pi - w}{R_v T} \frac{\partial p_l}{\partial t} \right)$$



Vliv prostředí na stavební materiály

3. Přednáška - Fyzikálně – matematické modely

- Transport tepla a vlhkosti
– Grunewald

$$s_{11} \frac{\partial w_1}{\partial t} + s_{12} \frac{\partial p_g}{\partial t} + s_{13} \frac{\partial c_s}{\partial t} + s_{14} \frac{\partial T}{\partial t} = - \operatorname{div} [(\rho_w \vec{v}^{ml} - \vec{j}_{\text{dif}}^{\text{ms}} - \vec{j}_{\text{disp}}^{\text{ms}}) w_1 + (\rho_v \vec{v}^{\text{mg}} + \vec{j}_{\text{dif}}^{\text{mv}}) w_g]$$

$$s_{21} \frac{\partial w_1}{\partial t} + s_{22} \frac{\partial p_g}{\partial t} + s_{23} \frac{\partial c_s}{\partial t} + s_{24} \frac{\partial T}{\partial t} = - \operatorname{div} [(\rho_a \vec{v}^{\text{mg}} - \vec{j}_{\text{dif}}^{\text{mv}}) w_g]$$

$$s_{31} \frac{\partial w_1}{\partial t} + s_{32} \frac{\partial p_g}{\partial t} + s_{33} \frac{\partial c_s}{\partial t} + s_{34} \frac{\partial T}{\partial t} = - \operatorname{div} [(\rho_s \vec{v}^{\text{ml}} + \vec{j}_{\text{dif}}^{\text{ms}} + \vec{j}_{\text{disp}}^{\text{ms}}) w_1]$$

$$s_{41} \frac{\partial w_1}{\partial t} + s_{42} \frac{\partial p_g}{\partial t} + s_{43} \frac{\partial c_s}{\partial t} + s_{44} \frac{\partial T}{\partial t} = - \operatorname{div} [\rho_1 u_1 \vec{v}^{\text{ml}} w_1 + (\rho_v u_v + \rho_a u_a) \vec{v}^{\text{mg}} w_g] - \operatorname{div} \vec{j}_{\text{dif}}^{\text{Q}} -$$

$$- \operatorname{div} [(h_s - h_w)(\vec{j}_{\text{dif}}^{\text{ms}} + \vec{j}_{\text{disp}}^{\text{ms}}) w_1] - \operatorname{div} [(h_v - h_a) \vec{j}_{\text{dif}}^{\text{mv}} w_g],$$

- Transport tepla a vlhkosti
– Grunewald

$$\vec{j}_{\text{con}}^{\text{ml}} = \rho_l \vec{v}^{\text{ml}} = -K_1(\text{grad } p_c + \rho_l \vec{g}) - K_1 \text{grad } p_g$$

$$\vec{j}_{\text{con}}^{\text{mv}} = \rho_g \vec{v}^{\text{mg}} = -K_g(\text{grad } p_g + \rho_g \vec{g})$$

$$\vec{j}_{\text{dif}}^{\text{mv}} = -\rho_g D^v \text{grad } c_v - D_p^v \frac{M_g}{RT} \text{grad } p_g$$

$$\vec{j}_{\text{dif}}^{\text{ms}} = -\rho_l D^s \text{grad } c_s - \rho_l \kappa_1 D_p^s (\text{grad } p_c + \text{grad } p_g)$$

$$\vec{j}_{\text{disp}}^{\text{ms}} = -\frac{|\vec{v}^{\text{ml}}|}{w_1} D_d^s \text{grad } c_s$$

$$\vec{j}_{\text{dif}}^{\text{Q}} = -\lambda \text{grad } T,$$

$$s_{11} = \rho_w - \rho_v + w_g \frac{M_v}{RT} p_{\text{sat}} \frac{\partial \varphi}{\partial w_1} \quad s_{12} = 0 \quad s_{13} = -\rho_v \frac{\partial w_p}{\partial c_s} + w_1 \frac{\partial \rho_w}{\partial c_s} + w_g p_{\text{sat}} \frac{M_v}{RT} \frac{\partial \varphi}{\partial c_s}$$

$$s_{14} = w_1 \frac{\partial \rho_w}{\partial T} + w_g \frac{M_v}{RT} \left(\varphi \frac{dp_{\text{sat}}}{dT} - \frac{p_v}{T} + p_{\text{sat}} \frac{\partial \varphi}{\partial T} \right) - \rho_v \frac{\partial w_p}{\partial T}$$

$$s_{43} = (\rho_p u_p - \rho_v u_v - \rho_a u_a) \frac{\partial w_p}{\partial c_s} + \rho_l w_1 \frac{\partial u_1}{\partial c_s} + u_1 w_1 \frac{\partial \rho_1}{\partial c_s} + \left(u_v w_g \frac{M_v}{RT} - u_a w_g \frac{M_a}{RT} \right) p_{\text{sat}} \frac{\partial \varphi}{\partial c_s}$$

$$s_{44} = \rho_m \frac{\partial u_m}{\partial T} + \rho_p w_p \frac{\partial u_p}{\partial T} + \rho_l w_1 \frac{\partial u_1}{\partial T} + u_1 w_1 \frac{\partial \rho_1}{\partial T} +$$

$$u_v w_g \frac{M_v}{RT} \left(\varphi \frac{dp_{\text{sat}}}{dT} - \frac{p_v}{T} + p_{\text{sat}} \frac{\partial \varphi}{\partial T} \right) - u_a w_g \frac{M_a}{RT} \left(\varphi \frac{dp_{\text{sat}}}{dT} + \frac{p_a}{T} + p_{\text{sat}} \frac{\partial \varphi}{\partial T} \right) +$$

$$+ \left(\rho_v \frac{\partial u_v}{\partial T} + \rho_a \frac{\partial u_a}{\partial T} \right) w_g + (\rho_p u_p - \rho_v u_v - \rho_a u_a) \frac{\partial w_p}{\partial T}$$