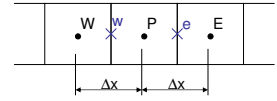


Diszkrétizáció véges térfogatok módszerével

Kristóf Gergely
2008.11.13.

Diszkrétizálás

$$\oint_A \rho u T \cdot dA_x = \int_A \frac{\lambda}{c_v} \frac{\partial T}{\partial x} \cdot dA_x$$



Felírjuk a fluxusok felületi integráljait:

$$(\rho u T)_e A_e - (\rho u T)_w A_w = \left(\frac{\lambda}{c_v} \frac{\partial T}{\partial x} \right)_e A_e - \left(\frac{\lambda}{c_v} \frac{\partial T}{\partial x} \right)_w A_w$$

Új jelölések: $C_e = C_w = \rho u$ $D_e = D_w = \frac{\lambda}{c_v \Delta x}$

$$C_e T_e - C_w T_w = D_e (T_e - T_p) - D_w (T_p - T_w)$$

Ugyanez még egyszerűbben: $F_e - F_w = 0$

ahol: $F_e = C_e T_e - D_e (T_e - T_p)$ a teljes fluxus.

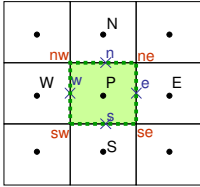
Fluxusok és térfogati források numerikus integrálása

$$\oint_A \rho \phi \mathbf{v} \cdot d\mathbf{A} = \oint_A T \nabla \phi \cdot d\mathbf{A} + \int_V q_\phi dV$$

konvektív fluxus konduktív fluxus térfogati forrás

$$F_e = \int_A \mathbf{f} \cdot d\mathbf{A} = \langle \mathbf{f}_\perp \rangle_e A_e \approx f_{e\perp} A_e \quad \text{másodrendű pontosság}$$

Compass indexelés:



$$F_e \approx A_e \frac{1}{2} (f_{ne} + f_{se})_\perp \quad \text{másodrendű (trapéz módszer)}$$

$$F_e \approx \frac{A_e}{6} (f_{ne} + 4f_e + f_{se})_\perp \quad \text{negyedrendű (Simpson formula)}$$

$$Q_P \approx \int_V q_\phi dV \approx q_{\phi,P} V_P \quad \text{másodrendű}$$

A fluxusok interpolációját legalább olyan pontosan kell végezni, mint a felületi integrálást.

CDS séma

$$C_e T_e - C_w T_w = D_e (T_e - T_p) - D_w (T_p - T_w)$$

A face-hőmérsékletet **lineárisan interpoláljuk**:

$$\left[\frac{C_e}{2} (T_p + T_e) - D_e (T_e - T_p) \right] - \left[\frac{C_w}{2} (T_w + T_p) - D_w (T_p - T_w) \right] = 0$$

Felírjuk a P cellára vonatkozó lineáris egyenletet:

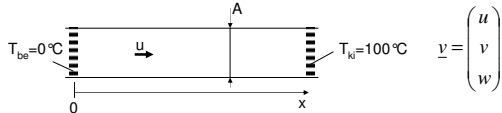
$$A_P T_P = A_W T_W + A_E T_E$$

A_W	A_E	A_P
$D_w + C_w / 2$	$D_e - C_e / 2$	$A_w + A_e$
$D_e + D_w + C_e / 2 - C_w / 2 = A_e + A_w + C_e - C_w$	$= 0$	kontinuitás

Mivel $A_P = A_W + A_E$, az A_P -re vonatkozó lineáris egyenlet a szomszédos cellák hőmérséklete súlyozott átlagolásának is tekinthető. Ha az együtthatók pozitívak, akkor az átlagolás nem vezethet be extrémumot P pontban.

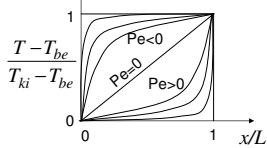
1D példa

Stacionárius áramlás egyenes csőben, hővezetési feladat:



Kontinuitás: $\frac{\partial \rho u}{\partial x} = 0 \rightarrow u = \text{állandó}$

Energiaegyenlet: $\int_A [c_p T + \frac{v^2}{2}] \rho \mathbf{v} \cdot d\mathbf{A} = \int_A \lambda \nabla T \cdot d\mathbf{A}$



Az analitikus megoldás:
 $\frac{T - T_{be}}{T_{ki} - T_{be}} = \frac{e^{\rho u x c_p / \lambda} - 1}{e^{\rho u L c_p / \lambda} - 1}$
 Pe (Peclet-szám)

Az algebrai egyenletrendszer megoldása

Pl. 4 cella esetén az alábbi:

$$\begin{bmatrix} A_{1,P} & A_{1,E} & 0 & 0 \\ A_{2,W} & A_{2,P} & A_{2,E} & 0 \\ 0 & A_{3,W} & A_{3,P} & A_{3,P} \\ 0 & 0 & A_{4,W} & A_{4,P} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} T_{1,P} \\ T_{2,P} \\ T_{3,P} \\ T_{4,P} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -A_{1,W} T_{be} \\ 0 \\ 0 \\ -A_{4,E} T_{ki} \end{bmatrix}$$

Megoldás: Gauss-eliminációval.
n ismeretlenes, tridiagonál mátrixú egyenletrendszer esetében csak 2 n művelet (egy ciklus előre és egy vissza): Thomas-algoritmus.

Sajnos 2D és 3D áramlások esetében nem tridiagonál mátrixú.

Példaprogram

1. Hasonló megoldást kapunk több, különböző paraméter változatra.
2. Hiba N²-el arányosan csökken. Másodrendű pontosság.
3. Néha oszcillál. Mikor kezd oszcillálni?

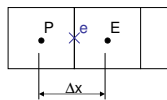
$$Pe = \frac{\rho u L}{\lambda / c_v}$$

$$Re = \frac{\rho u L}{\mu}$$

$$Pe_{\Delta x} = \frac{\rho u \Delta x}{\lambda / c_v} > 2$$

Mesterséges „diffúzió”

A numerikus hibának egy fontos fajtája. A pontatlan interpolációból adódott:



$$T_e = T_P + \frac{\Delta x}{2} \frac{dT}{dx} + o(\Delta x)$$

ezt elhagyjuk

$$F_e = C_e T_P + C_e \frac{\Delta x}{2} \frac{dT}{dx} - D_e (T_E - T_P)$$

Olyan mintha megnöveltük volna a hővezetést! Írjuk be T deriváltjának diszkrét közelítését:

$$\frac{dT}{dx} = \frac{T_E - T_P}{\Delta x}$$

$$D_e = \frac{\lambda}{c_v \Delta x} \rightarrow \frac{\lambda_{mest}}{c_v \Delta x} = \frac{\rho u}{2} \rightarrow \lambda_{mest} = \frac{\rho u c_v \Delta x}{2}$$

Transzportivitás

Fizikai szempontból: növekvő Pe esetén egyre T_E hatása egyre kevésbé érvényesül T_P-re.

Tudja ezt a numerikus séma?

$$A_E = D_e - C_e / 2$$

$$C_e = \rho u \quad D_e = \frac{\lambda}{c_v \Delta x} \quad Pe = \frac{\rho u L}{\lambda / c_v}$$

$$A_E = \frac{D_e}{2} \left(2 - \frac{C_e}{D_e} \right) = \frac{D_e}{2} \left(2 - \frac{\rho u \Delta x}{\lambda / c_v} \right) = \frac{D_e}{2} (2 - Pe_{\Delta x})$$

Cella Peclet-szám: a konvektív és konduktív hőfluxusok hányadosa. Pe_{Δx} > 2 esetén A_e nagysága újra nőni kezd. A stabilitási probléma is ilyen esetekben lép fel.

HDS séma Spalding (1972)

Az a fontos, hogy az „A” együthetők ne legyenek negatívak. Pe_{Δx} értéke alapján számoljuk a felületi fluxust:

$$Pe_{\Delta x} \leq -2 \quad F_e = C_e T_E$$

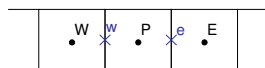
$$-2 < Pe_{\Delta x} \leq 2 \quad F_e = C_e \left[\frac{1}{2} \left(1 + \frac{2}{Pe_{\Delta x}} \right) T_P + \frac{1}{2} \left(1 - \frac{2}{Pe_{\Delta x}} \right) T_E \right]$$

$$2 < Pe_{\Delta x} \quad F_e = C_e T_P \quad \text{Legalább kis } Pe_{\Delta x} \text{ esetén másodrendű.}$$

$$A_W T_W + A_E T_E = A_P T_P$$

A _W	A _E	A _P
Max(C _w , [D _w + C _w /2], 0)	Max(-C _e , [D _e - C _e /2], 0)	A _W + A _E

UDS séma



$$u \geq 0 \text{ esetén: } T_w = T_W, \quad T_e = T_P$$

$$u < 0 \text{ esetén: } T_w = T_P, \quad T_e = T_E$$

$$A_W T_W + A_E T_E = A_P T_P$$

A _W	A _E	A _P
Max(C _w , 0) + D _w	Max(-C _e , 0) + D _e	A _W + A _E

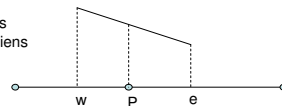
További numerikus kísérletek...

A pontosság elsőrendűre csökken.

SOU séma

másodrendű szélfelületi súlyozás

Cellán belül lineáris interpoláció a gradiens segítségével:



$$Pl. \text{ a cellafali hőmérséklet: } T_e = T_P + \frac{dT}{dx} \Big|_P \frac{\Delta x}{2}$$

A gradiens meghatározása két lépésben:

$$1. \text{ lépés} \quad \frac{dT}{dx} \Big|_P = \frac{T_e' - T_w'}{\Delta x} \quad T_e' = \frac{T_P + T_E}{2}, \quad T_w' = \frac{T_W + T_P}{2}$$

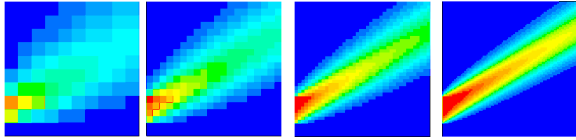
$$2. \text{ lépés} \quad \frac{dT}{dx} \Big|_P \quad \text{értékét úgy korlátozzuk, hogy ne vezethesszen be extrémumokat. Gradiens limiterek: C Hirsch.}$$

Numerikus diffúzió a gyakorlatban

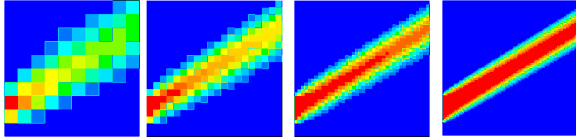
2D hőtranszport hővezetés nélkül ($\lambda=0$).

UDS

1.0 0.5 0.0



SOU



Mesh size: 10x10

20x20

40x40

80x80