

## Inkompesszibilis áramlások számítása

Kristóf Gergely  
2012. szeptember 14.

## A nyomás-sebesség kapcsolat problémája

A diskretizációval kapott algebrai egyenletrendszer megoldására iterációs módszert fogunk alkalmazni.  
Szegregált iteráció: minden mezőváltozóra különálló egyenletrendszert oldunk meg, amelyben a többi mezőváltozót állandónak tekintjük.

Kontinuitás:  $\nabla \cdot \vec{v} = 0$

Navier-Stokes egyenlet:

$$\frac{\partial u}{\partial t} + \nabla \cdot (u \vec{v}) = -\frac{\partial p}{\partial x} / \rho_0 + \nabla \cdot (\nu \nabla u) + g_x$$

$$\frac{\partial v}{\partial t} + \nabla \cdot (v \vec{v}) = -\frac{\partial p}{\partial y} / \rho_0 + \nabla \cdot (\nu \nabla v) + g_y$$

$$\frac{\partial w}{\partial t} + \nabla \cdot (w \vec{v}) = -\frac{\partial p}{\partial z} / \rho_0 + \nabla \cdot (\nu \nabla w) + g_z$$

Ez az egyenletrendszer nem alkalmas szegregált iterációra. PI. u-ra:

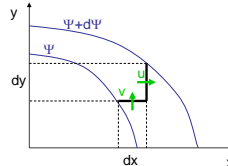
$$u_p^{n+1} \leftarrow \frac{u_p^{n+1} - u_p^n}{\Delta t} + A_p u_{i,p}^n + \sum_{i \text{ szomszédra}} A_i u_{i,p}^n = -\frac{1}{\rho_0} \nabla \cdot \vec{p}^n + g_x \quad ??$$

Miből számoljuk ki a nyomást és hogyan fog teljesülni a kontinuitás?

## Két szokásos megközelítés

- $\Psi$ - $\omega$  módszer  
Az mozgásgyenletről **kiküszöböljük a nyomásmezőt**. A kontinuitást egy potenciál függvény bevezetésével oldjuk meg.
- Nyomáskorrekciós módszerek  
A kontinuitási egyenlet helyett **új alapegyenletet vezetünk be a nyomásra**.

## Az áramfüggvény ( $\Psi$ )



Jelentése 2D-ben: térfogatáram 1 m széles tartományban.  
Egy  $\Psi$ -állandó vonalon átáramlás nincs, tehát a  $\Psi$  **síntvonalai áramvonalak**.  
Két, egymáshoz közeli áramvonalra az alábbi összefüggés érvényes:

$$d\Psi = u dy - v dx$$

Ugyanakkor  $\Psi$  teljes differenciálja:

$$d\Psi = \frac{\partial \Psi}{\partial x} dx + \frac{\partial \Psi}{\partial y} dy$$

Ebből megkapjuk  $\Psi$  definícióját 2D áramlás esetére:

$$\frac{\partial \Psi}{\partial x} = -v \quad \text{és} \quad \frac{\partial \Psi}{\partial y} = u$$

Puszta létevel kielégíti a kontinuitási egyenletet:

$$\frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} = \frac{\partial^2 \Psi}{\partial x \partial y} - \frac{\partial^2 \Psi}{\partial y \partial x} = 0$$

## 3D áramlások esetében

3D-ben  $\Psi$ -t vektorként definiáljuk:  $\vec{\Psi} = \nabla \times \vec{\psi}$   
**Vektorpotenciál.**

Síkáramlás esetén visszajavítjuk az eredeti definíciót:

$$\vec{\Psi} = \begin{pmatrix} \frac{\partial \psi_z}{\partial y} - \frac{\partial \psi_y}{\partial z} \\ \frac{\partial \psi_x}{\partial z} - \frac{\partial \psi_z}{\partial x} \\ \frac{\partial \psi_y}{\partial x} - \frac{\partial \psi_x}{\partial y} \end{pmatrix} \rightarrow \text{azaz síkáramlás esetén: } u = \frac{\partial \psi}{\partial y} \quad \text{és} \quad v = -\frac{\partial \psi}{\partial x}$$

A kontinuitás 3D-ben is automatikusan kielégül:  $\nabla \cdot \vec{\Psi} = \nabla \cdot \nabla \times \vec{\psi} = 0$

2D-ben további előny, hogy a mezőváltozók száma csökken (u,v  $\rightarrow$   $\Psi$ ). Sajnos ez az előny 3D-ben elvész.

## Az örvényesség ( $\omega$ )

Az örvényesség 3D-ben:  $\vec{\omega} = \nabla \times \vec{v}$

2D-ben  $\omega$ -nak csak z komponense van:

tehát:

$$\omega = \frac{\partial v}{\partial x} - \frac{\partial u}{\partial y}$$

Az áramfüggvénnyel kifejezve:

$$\omega = -\frac{\partial^2 \Psi}{\partial x^2} - \frac{\partial^2 \Psi}{\partial y^2} = -\Delta \Psi$$

$$\vec{\omega} = \begin{pmatrix} \frac{\partial v}{\partial y} - \frac{\partial u}{\partial x} \\ \frac{\partial w}{\partial z} - \frac{\partial v}{\partial x} \\ \frac{\partial u}{\partial z} - \frac{\partial w}{\partial y} \end{pmatrix}$$

ez egy **Poisson-egyenlet az áramfüggvényre**.

Egy érdekes speciális eset: potenciális áramlásokra

$$\omega = 0$$

Csak egy Laplace-egyenletet kell megoldani 2D esetben.

$$\Delta \Psi = 0$$

Analitikus megoldások, analógiák...

### Az örvénytranszportegyenlet (ÖTE)

Képezzük a Navier-Stokes egyenlet rotációját! 2D-ben csak z komponens van:

$$\frac{\partial}{\partial t} \left( \frac{\partial v}{\partial x} \right) + u \frac{\partial}{\partial x} \left( \frac{\partial v}{\partial x} \right) + v \frac{\partial}{\partial y} \left( \frac{\partial v}{\partial x} \right) + \dots = -\frac{\partial^2 p}{\partial x \partial y} + \nu \left( \frac{\partial^2}{\partial x^2} \left( \frac{\partial v}{\partial x} \right) + \frac{\partial^2}{\partial y^2} \left( \frac{\partial v}{\partial x} \right) \right)$$

$$\frac{\partial}{\partial t} \left( \frac{\partial u}{\partial y} \right) + u \frac{\partial}{\partial x} \left( \frac{\partial u}{\partial y} \right) + v \frac{\partial}{\partial y} \left( \frac{\partial u}{\partial y} \right) + \dots = -\frac{\partial^2 p}{\partial x \partial y} + \nu \left( \frac{\partial^2}{\partial x^2} \left( \frac{\partial u}{\partial y} \right) + \frac{\partial^2}{\partial y^2} \left( \frac{\partial u}{\partial y} \right) \right)$$

$$\frac{\partial \omega}{\partial t} + u \frac{\partial \omega}{\partial x} + v \frac{\partial \omega}{\partial y} + \dots = 0 + \nu \left( \frac{\partial^2 \omega}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 \omega}{\partial y^2} \right)$$

$$\frac{\partial u}{\partial x} \left( \frac{\partial v}{\partial x} - \frac{\partial u}{\partial y} \right) + \frac{\partial v}{\partial y} \left( \frac{\partial v}{\partial x} - \frac{\partial u}{\partial y} \right) = (\nabla \cdot \mathbf{v}) \omega = 0$$

Az örvénytranszport egyenlet 2D alakja. (3D-ben bonyolultabb).

$$\frac{d\omega}{dt} = \nu \Delta \omega$$

A kinematikai viszkozitás az örvényesség vezetési tényezője... Pl: határrétegben.

### Megoldási módszer stacionárius áramlásra

Poisson-egyenlet  $\Psi$ -re:

$$\frac{\partial^2 \Psi}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 \Psi}{\partial y^2} = -\omega$$

ÖTE-ba beírjuk a  $\Psi$ -vel kifejezett u-t és v-t:

$$\frac{\partial \Psi}{\partial y} \frac{\partial \omega}{\partial x} - \frac{\partial \Psi}{\partial x} \frac{\partial \omega}{\partial y} = \nu \left( \frac{\partial^2 \omega}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 \omega}{\partial y^2} \right)$$

Szeregált megoldási módszer:

$$\Psi^0, \omega^0 \xrightarrow{\text{Poisson}} \Psi^1, \omega^0 \xrightarrow{\text{ÖTE}} \Psi^1, \omega^1 \xrightarrow{\text{Poisson}} \Psi^2, \omega^1 \dots$$

Peremfeltételek  $\Psi$ -re:

- Belépésnél és falon: elsőfajú.
  - Kilépésnél másodfajú (Neuman pf.).
- $\omega$ -ra:
- Belépésnél és falon: elsőfajú.
  - Kilépésnél másodfajú (Neuman pf.).

Probléma: nyomás peremfeltételt nem tudunk előírni, mert p nem szerepel az egyenletekben. A nyomásmezőt utólag kell meghatározni.

### Nyomás alapú megoldók A nyomásegyenlet

Kontinuitás:  $\nabla \cdot \mathbf{u} = 0$

Mozgásegyenlet ha g-nek nincs szerepe:  $\frac{\partial \mathbf{u}}{\partial t} + \nabla \cdot (\mathbf{u} \otimes \mathbf{u}) = -\nabla(P/\rho_0) + \nu \Delta \mathbf{u}$

Új jelölések:  $P = p/\rho_0$  és  $\mathbf{f}$  (értelemszerűen).

$$\frac{\partial \mathbf{u}}{\partial t} = \mathbf{f} - \nabla P$$

Képezzük a mozgásegyenlet divergenciáját felhasználva, hogy:  $\frac{\partial}{\partial t} \nabla \cdot \mathbf{u} = 0$

$$\Delta P = \nabla \cdot \mathbf{f} \quad \text{Ez egy Poisson-egyenlet P-re. Nyomásegyenlet}$$

Ez alkalmas pl. a nyomásmező meghatározására  $\Psi$ -o módszer esetén.

### Alkalmas-e a nyomásegyenlet a kontinuitás kiváltására?

Diszkrétizáljuk a mozgásegyenletet egyszerűség kedvéért időben elsőrendű pontosságú integrálási sémával (Euler-módszerrel):

$$u_i^{n+1} = u_i^n + \Delta t (f_i^n - \tilde{\nabla}_i P^n)$$

A nyomásegyenlet diszkrét alakja:

$$\tilde{\Delta} P^n = \tilde{\nabla} \cdot f_i^n$$

Elsőször oldjuk meg a nyomásegyenletet  $P^n$ -re, majd frissítsük a sebességeit!

Divergenciamentes lesz az új sebességmező?

$$\tilde{\nabla} \cdot u_i^{n+1} = \tilde{\nabla} \cdot u_i^n + \Delta t (\tilde{\nabla} \cdot f_i^n - \tilde{\Delta} P^n)$$

$\approx 0$  csak közelítőleg tudjuk megoldani!

A nyomásegyenlet megoldásának hibája felhalmozódva jelentkezik a kontinuitásban.

### A hiba felhalmozódása elkerülhető...

Nekünk nem a nyomásegyenlet fontos, hanem a kontinuitás teljesítése. Az eredeti nyomásegyenlet helyett az alábbi korrigált egyenletet kell megoldani:

$$\tilde{\Delta} P^n = \tilde{\nabla} \cdot f_i^n + \frac{1}{\Delta t} \tilde{\nabla} \cdot u_i^n$$

majd a mozgásegyenletből számoljuk az új sebességeket:

$$u_i^{n+1} = u_i^n + \Delta t (f_i^n - \tilde{\nabla}_i P^n)$$

Ellenőrizzük az új sebesség divergenciamentességét:

$$\tilde{\nabla} \cdot u_i^{n+1} = \Delta t \left[ \frac{1}{\Delta t} \tilde{\nabla} \cdot u_i^n + \tilde{\nabla} \cdot f_i^n - \tilde{\Delta} P^n \right]$$

$\approx 0$  nyomásegyenlet

Csak akkor a kontinuitás hibája, amit a korrigált nyomásegyenlet megoldásakor elkövetünk az n-edik lépésben.

### Projekciós módszer

Ugyanez a módszer a szokásosabb jelölésekkel:

1. lépés kiszámítjuk:  $u_i^* = u_i^n + \Delta t f_i^n$   $u^*$  pszeudosebesség

2. lépés megoldjuk:  $\tilde{\Delta} P^n = \frac{1}{\Delta t} \tilde{\nabla} \cdot u_i^*$   $\rightarrow P^n$

3. lépés kiszámítjuk:  $u_i^{n+1} = u_i^* - \Delta t \tilde{\nabla}_i P^n$

Ellenőrizzük!  $\tilde{\nabla} \cdot u_i^{n+1} = \Delta t \left[ \frac{1}{\Delta t} \tilde{\nabla} \cdot u_i^* - \tilde{\Delta} P^n \right]$

Tényleg ezt oldjuk meg a 2. lépésben.

Időben másodrendű pontosság is elérhető pl. Adams-Basforth sémával.

## Stacionárius áramlás

**Az időben explicit módon diszkrétizált megoldás általában nem felel meg a gyakorlati igényeknek:**

Az előző módszer csak kis időlépésekkel tud működni. (Feltételesen stabil séma.)

Ha az áramlás stacionárius, vagy lassan változik, akkor nagyon sok időlépést kell tenni, amíg elérjük a stacionárius állapotot.

## P-u iteráció stacionárius áramlásra

Szeretnénk, ha az  $n+1$ -edik iterációs lépésben minél pontosabban teljesülnének:

$$A_p u_{i,p}^{n+1} + \sum A_r u_{i,r}^{n+1} = Q_i - \tilde{\nabla}_i P^{n+1} \quad \text{és} \quad \tilde{\nabla} \cdot u_i^{n+1} = 0$$

Csak a régi nyomást tudjuk felhasználni... (itt még nem lesz pontos a kontinuitás).  $u^*$  kezdőértékeként  $u^n$ -et használjuk.

$$u_{i,p}^* = \frac{Q_i - \sum A_r u_{i,r}^*}{A_p} - \frac{1}{A_p} \tilde{\nabla}_i P^n$$

$$u_{i,p}^* = \bar{u}_{i,p} - \frac{1}{A_p} \tilde{\nabla}_i P^n$$

$u^{n+1}$  hasonló képlettel közelíthető az új nyomásgradiens alapján:

$$u_{i,p}^{n+1} \approx \bar{u}_{i,p} - \frac{1}{A_p} \tilde{\nabla}_i P^{n+1} \quad \text{3.lépés}$$

$u^{n+1}$  elégtse ki a kontinuitást!

Képezzük a numerikus divergenciáját:

$$\tilde{\Delta} P^{n+1} = A_p \tilde{\nabla} \cdot \bar{u}_i \quad \text{2.lépés}$$

**A 3. lépésben elhanyagolt szomszédok miatt most a mozgásegyenlet nem pontos, ezért 1,2,3 lépéseket ismételni kell.**

## Szokásos módszerek

- **Belső iteráció:**

Közelítő megoldást kell alkalmazni az 1. és a 2. lépés egyenletrendszerének megoldására, azonban a belső iteráció csak 1 lépést szokott tenni.

- **Nyomáskorrekciós egyenlet:**

Nyomás helyett nyomáskorrekcióra szokásos megoldani a Poisson-egyenletet. (Numerikus előnyök.)

- **SIMPLE, SIMPLEC, SIMPLER, PISO**

- **Időfüggő modellek:**

Időben változó folyamatok esetén a lokális gyorsulást beletehetjük Q-ba. Időben implicit sémát alkalmazva nagy időlépéseket lehet tenni.