

# Εθνικό Μετσόβιο Πολυτεχνείο

Σχολή Εφαρμοσμένων Μαθηματικών και Φυσικών Επιστημών

# 2η Σειρά Ασκήσεων

Author: Θωμόπουλος Σπυρίδων, ge19042

Υπολογιστική  $P \epsilon$ υστομηχανική December 5, 2023

Όλοι οι κώδικες που χρησιμοποιήθηκαν για την επίλυση των ασκήσεων βρίσκονται και στην σελίδα https://github.com/spyrosthomo/Physics/tree/main/Computational\_Fluid

Προσπάθησα να λύσω τα ερωτήματα έτσι ώστε ο χώδιχας να έχει την μεγαλύτερη δυνατή ευελιξία που μπορούσα να πετύχω, διότι ενδεχομένως πολλές από τις μεθόδους να χρειαστούν στην συνέχεια του μαθήματος.

Άσκηση. 1 .:

## Θεωρητικά $\Sigma$ τοιχεία

Οι εξισώσεις Navier-Stokes για την ορμή, που περιγράφουν την ροή ασυμπίεστου ρευστού σταθερής πυκνότητας είναι

$$\frac{\partial \boldsymbol{u}}{\partial t} + (\boldsymbol{u}\nabla)\boldsymbol{u} - \frac{\mu}{\rho_0}\nabla^2\boldsymbol{u} = -\nabla\left(\frac{p}{\rho_0}\right) + \boldsymbol{g}$$
(1)

Επίσης, η εξίσωση συνέχειας για ομογενές ρευστό μόνιμης ροής δίνει

$$\frac{\partial \rho}{\partial t} + \nabla (\rho \boldsymbol{u}) = 0 \xrightarrow{\rho = \rho_0} 
\nabla \rho_0 \boldsymbol{u} + \rho_0 \nabla \boldsymbol{u} = 0 \Rightarrow 
\nabla \boldsymbol{u} = 0$$
(2)

Το πρόβλημα που πρέπει να λύσουμε είναι η ροή ενός ρευστού σε κυλινδρικό αγωγό ακτίνας R. Άρα λόγω κυλινδρική συμμετρίας έχουμε ότι  $u_r = u_\theta = 0$  και  $\partial_\phi u_z = 0$ , συνεπώς

$$\frac{\partial u_z}{\partial z} = 0 \Rightarrow u_z = u_z(r) \tag{3}$$

Βάσει αυτών οι Navier-Stokes απλοποιούνται. Εκφράζοντας τους τελεστές σε κυλινδρικές συντεταγμένες και θεωρώντας πως η ροή είναι οριζόντια, στρωτή, μόνιμη (χωρίς χρονική εξάρτηση), πλήρως αναπτυγμενη ( $\partial_z u_z = 0$ ) κατά την διεύθυνση  $\hat{z}$ , παίρνουμε

$$\frac{\partial \mathbf{u}'}{\partial t} + (\mathbf{u}_{r}\partial_{r} + \mathbf{u}_{z}\partial_{z}')\mathbf{u} - \frac{\mu}{\rho_{0}}\left(\frac{1}{r}\partial_{r}(r\partial_{r}\mathbf{u}) + \frac{1}{r^{2}}\partial_{\phi\phi}\mathbf{u} + \partial_{zz}\mathbf{u}\right) = -\frac{1}{\rho_{0}}\left(\partial_{r}p\hat{\mathbf{r}} + \frac{1}{r}\partial_{\phi}p\hat{\boldsymbol{\phi}} + \partial_{z}p\hat{\boldsymbol{z}}\right) \Rightarrow \\
-\frac{\mu}{\rho_{0}}\frac{1}{r}\partial_{r}\left(r\partial_{r}\mathbf{u}\right) = -\frac{1}{\rho_{0}}\left(\partial_{r}p\hat{\mathbf{r}} + \frac{1}{r}\partial_{\phi}p\hat{\boldsymbol{\phi}} + \partial_{z}p\hat{\boldsymbol{z}}\right)$$

Άρα στις τρεις διευθύνσεις γίνεται

$$\begin{cases} \hat{\boldsymbol{r}} : & \frac{\partial p}{\partial z} = 0\\ \hat{\boldsymbol{\phi}} : & \frac{\partial p}{\partial \phi} = 0\\ \hat{\boldsymbol{z}} : & \mu \left( \frac{\partial^2 u_z(r)}{\partial r^2} + \frac{1}{r} \frac{\partial u_z(r)}{\partial r} \right) - \frac{\partial p}{\partial z} = 0 \end{cases}$$

$$(4)$$

Εν τέλει, πρέπει να λύσουμε μία συνήθη διαφορική εξίσωση

$$\mu \left( \frac{\partial^2 u_z(r)}{\partial r^2} + \frac{1}{r} \frac{\partial u_z(r)}{\partial r} \right) - \frac{\partial p}{\partial z} = 0$$
 (5)

Με τις μεικτές συνοριακές συνθήκες

$$u_z(r)|_{r=R} = 0 (6)$$

$$\frac{\partial u_z(r)}{\partial r}\bigg|_{r=0} = 0 \tag{7}$$

Απομένει ακόμη να αδιαστατοποιήσουμε τις εξισώσεις μας. Θεωρούμε αυθάιρετα ως U μια χαρακτηριστική ταχύτητα της ροής και θέτουμε

$$r^* = r/R$$
$$u_z^* = u_z/U$$

H εξίσωση με τις συνοριακές, αν επιλέξουμε  $U=R^2\partial_x p/\mu$  γίνονται

$$\frac{1}{r^*} \frac{\partial u_z^*}{\partial r^*} + \frac{\partial^2 u_z^*}{\partial^2 r^*} = 1 \tag{8}$$

$$u_z^*(r^*)|_{r^*=1} = 0 (9)$$

$$\left. \frac{\partial u_z^*(r^*)}{\partial r^*} \right|_{r^*=0} = 0 \tag{10}$$

### $\Delta$ ιαχριτοποίηση

Εφόσον οι άλλες συνιστώσες δεν παίζουν κάποιον ρόλο, από δω και πέρα για ευκολία θα γράφουμε  $u_z^*(r^*) \equiv u$  και  $r^* \equiv r$ .

Ξεκινάμε με την διακριτοποίηση του  $r \in [0,1]$ , σε N σημεία με απόσταση  $\Delta r = 1/(N-1)$ 

$$r_i = \frac{i-1}{\Delta r}, \ i = 1, \cdots, N \tag{11}$$

έτσι ώστε  $r_1=0$  και  $r_N=1$ . Τώρα διακριτοποιούμε τις παραγώγους χρησιμοποιώντας κεντρικές πεπερασμένες διαφορές, για  $i=2,\cdots,N-1$ 

$$\frac{\partial u_i}{\partial r} = \frac{u_{i+1} - u_{i-1}}{2\Delta r} \tag{12}$$

$$\frac{\partial^2 u_i}{\partial r^2} = \frac{u_{i+1} - 2u_i + u_{i-1}}{\Delta r^2} \tag{13}$$

και τώρα αντικαθιστούμ $\epsilon$  στην (8),  $i=2,\cdots,N-1$ 

$$\frac{1}{r_i} \frac{u_{i+1} - u_{i-1}}{2\Delta r} + \frac{u_{i+1} - 2u_i + u_{i-1}}{\Delta r^2} = 1 \Rightarrow 
\left(2 + \frac{\Delta r}{r_i}\right) u_{i+1} + \left(2 - \frac{\Delta r}{r_i}\right) u_{i-1} - 4u_i = 2\Delta r^2$$
(14)

και με τις συνοριακές συνθήκες

$$\begin{cases} r=1: u_N = 0 \\ r=\theta: \partial_r u_1 = 0 \Rightarrow u_1 - u_2 = 0 \end{cases}$$

παίρνουμε ένα τριδιαγώνιο σύστημα N εξισώσεων με N αγνώστους. Άρα πλέον μπορούμε να εφαρμόσουμε τις μεθόδους που γνωρίζουμε για την επίλυσή του.

# Θεωρητική Λύση

Ένας τρόπος επαλήθευσης των αριθμητικών αποτελεσμάτων είναι η σύκγρισή τους με την θεωρητική λύση, η οποιά είναι

$$u_z(r) = -\frac{R^2}{4\mu} \left( 1 - \frac{r^2}{R^2} \right) \frac{\mathrm{d}p}{\mathrm{d}x} \tag{15}$$

Προχωρώντας στην αδιαστατοποίησή της για  $r^*=r/R$  και  $u_z^*=u_z/U$  έχουμε

$$u_z^*(r^*) = \frac{u_z}{U} = -\frac{1}{4} \left( 1 - (r^*)^2 \right) \tag{16}$$

Η οποία λαμβάνει ακρότατο

$$u_z^*(r^*)|_{r^*=0} = -\frac{1}{4} \Rightarrow u_z(r)|_{r=0} = -\frac{U}{4}$$
 (17)

και έχει μέση τιμή

$$\begin{split} \langle u^* \rangle = & \frac{\int u_z(r^*) dA}{A} \Rightarrow \\ = & \frac{1}{\pi (1)^2} \int_0^1 \frac{1}{4} \left( (r^*)^2 - 1 \right) 2\pi r^* dr^* \Rightarrow \\ = & -\frac{1}{8} \end{split}$$

και αντίστοιχα  $\langle u \rangle = -U/8 = u_{max}/2$ 

### Κώδιχες - Αποτελέσματα

Υλοποιούμε τα παραπάνω στον παρακάτω κώδικα MATLAB. Το κυρίως πρόγραμμα που είναι στο αρχείο  $Ex_NS.m$  καλεί την συνάρτηση  $NS_cyl.m$  η οποία επιλύει τις εξισώσεις Navier-Stokes με τις συνθήκες που απαιτεί η άσκηση.

Listing 1:  $/ODEs/Ex\_NS.m$ 

```
1
  clear; format compact
2
3 %% Number of points
4 N
        = [5, 10, 50, 100, 10<sup>3</sup>];
         = length(N);
5
  sols
6 Nmax
         = max(N)
7
          = 1/(Nmax-1);
  Dr
8
         = ((0:Nmax-1)*Dr)';
  %% Analytical Solutions
9
10 | uAnal = Q(r) (r.^2 -1)/4;
11
12 %% Find & plot solutions
13 | figure (1)
14 | ms = 2; lw1 = 1.5; lw2 = 1;
15 % plot analytical
16 \mid plot(r, uAnal(r), "r--", "markersize", ms, "linewidth", lw2)
18 sprintf("u*_max = %.8f\n", max(abs(uAnal(r))))
19 | sprintf("\langle u*\rangle = \%.8f \setminus n", 2*trapz(r, abs(r.*uAnal(r))))
20
21 leg = {}; %zeros(sols+1);
22 | leg{1} = "Analyical";
23 \mid hold \quad on
24 | for i = 1:sols
25
    26
    Dr = 1/(N(i)-1);
27
    r = ((0:N(i)-1)*Dr)';
    % find solutions
28
    u = NS_cyl(N(i));
29
    % plot Solution
30
31
    plot(r, u, "-", "markersize", ms, "linewidth", lw1)
32
    hold on
    leg\{i+1\} = sprintf("N=%d", N(i));
33
    sprintf("u*\_max = \%.8f \setminus n", max(abs(u)))
34
35
    sprintf("\langle u*\rangle = \%.8f \setminus n", 2*trapz(r, abs(r.*u)))
36 endfor
37 | legend(leg, 'location', 'northwest', "FontSize", 14)
38 | xlabel ("r^*=r/R")
39 y \, label("u_z^*(r^*) = u_z(r)/U")
40 title ("Solution of NS equations with cylindrical symmetry ", 'FontSize', 14)
41 \mid grid \quad on
42 saveas (gcf, './plots/NS_solutions.pdf');
43 \mid hold \quad off
44
45 %% plot abs diffs
46 \mid N = [50, 100, 1000, 10000];
47 \mid sols = length(N);
48 | leg2 = {};
49 figure (2)
50 hold on
51 \mid for \quad i = 1:sols
52 Dr = 1/(N(i)-1);
```

```
r = ((0:N(i)-1)*Dr)';
53
    % find solutions
55
    u = NS_cyl(N(i)); % plot Solution
    plot(r, abs(u-uAnal(r)), "-", "markersize", ms, "linewidth", lw1)
56
57
    hold on
    leg2\{i\} = sprintf("N=%d", N(i));
58
59 endfor
60 legend(leg2, 'location', 'northwest', "FontSize", 14)
61 \mid xlabel ("r^*=r/R")
62 |ylabel("|u_z^*(r^*)-u^*_{analytic}|")
63 title ("Absolute differences ", 'FontSize', 14)
64 | qrid on
65 saveas(gcf, './plots/NS_absDiff.pdf');
66 hold off
```

#### Listing 2: /ODEs/NS\_cyl.m

```
1 1 %% Solution of the Navier-Stokes equation in the case of
            - Cylindrical symmetry
3 %
             - stationary flow
4
  %
             - incompressible fluid
5
  %
6
7
  function u = NS_cyl(N)
8
    addpath("../../Linear_Systems")
9
    %% System's parameters
10
11
    %% Numerical scheme's parameters
12
    Dr = 1/(N-1);
    r(1:N) = ((0:N-1)*Dr)';
13
    \%\% Define the system's matrices A*u = b
14
    A = zeros(N, N);
15
    b = zeros(N, 1);
16
17
    % boundary conditions: u1+u2 = 0 && uN = 0
    A(1, 2) = 1; A(1, 1) = -1;
18
          = 0;
    b(1)
19
    A(N, N) = 1;
20
          = 0;
21
    b(N)
22
    % inner points
23
    for i = 2: N-1
        A(i, i)
                               % diagonal
24
                 = -4;
         A(i, i+1) = 2 + Dr/r(i); \% diagonal+1
25
         A(i, i-1) = 2 - Dr/r(i); \% diagonal-1
26
         b(i)
                  = 2*Dr^2;
27
28
    endfor
29
30
    u = Thomas(A, b);
31 endfunction
```

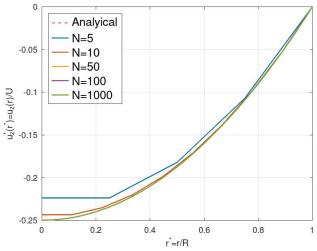
Έχει χρησιμοποιηθεί η συνάρτηση Thomas.m η οποία είχε υλοποιηθεί σε προηγούμενη σειρά ασκήσεων. Παρατίθεται και αυτή παρακάτω

#### Listing 3: /ODEs/Thomas.m

```
7
        = [0, diag(A, -1)']';
8
        = diag(A);
                                # diagonal
9
        = [diag(A, +1)', 0]';
10
11
12
    % 1st part: forward
13
    \% define the primed arrays c', d'
14
15
    cp = zeros(n, 1);
    dp = zeros(n, 1);
16
17
    % calculate primed arrays
18
19
    cp(1, 1) = c(1, 1) / b(1, 1);
20
    dp(1, 1) = d(1, 1) / b(1, 1);
      % c'
21
22
    for i = 2: n-1
      cp(i, 1) = c(i, 1) / (b(i, 1) - a(i, 1)*cp(i-1, 1));
23
24
    endfor
      % d'
25
26
    for i=2:n
      dp(i, 1) = (d(i, 1) - a(i, 1)*dp(i-1, 1)) / (b(i, 1) - a(i, 1)*cp(i-1, 1))
27
          1));
    endfor
28
29
30
    %-----
31
    %2nd part: backwards
         x: contains the solution of the tridiagonal system
32
33
34
             = zeros(n, 1);
35
    x(n, 1) =
                 dp(n, 1);
36
37
    for i = n-1:-1:1
      x(i, 1) = dp(i, 1) - cp(i, 1) * x(i+1,1);
38
39
     endfor
  endfunction
40
```

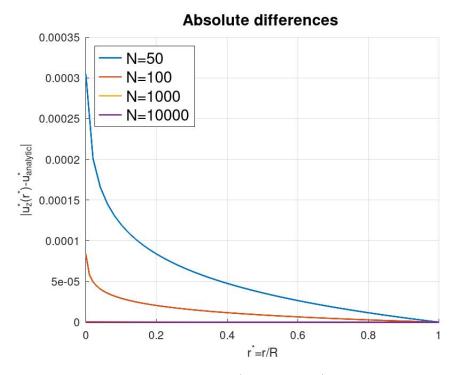
Ένας τρόπος ελέγχου των αποτελεσμάτων είναι η σύγκρισή τους με την αναλυτική λύση του εν λόγω προβλήματος δεδομένου ότι μας είναι γνωστή και δίνεται από την σχέση (16). Στην Εικόνα (1) φαίνονται οι αριθμητικές λύσεις για διάφορους αριθμούς διαστημάτων N.

### Solution of NS equations with cylindrical symmetry



Εικόνα. 1: Αριθμητική & Υπολογιστική Λύση για διάφορα Ν.

Η διαφορά μεταξύ των δύο λύσεων φαίνεται να μικραίνει και η αριθμητική να συγκλίνει στην αναλυτική καθώς αυξάνεται ο αριθμός των βημάτων N. Στην παρακάτω Εικόνα (2) φαίνεται ακριβώς αυτό. Δηλαδή έχουν παρασταθεί οι διαφορές  $|u_{num}-u_{anal}|-r$ , για διαφορετικούς αριθμούς βημάτων.



Εικόνα. 2:  $|u_z^* - u_{analytic}^*|$ 

Τέλος, όπως φαίνεται στον παρακάτω Πίνακα (1), η μέγιστη ταχύτητα καθώς και η μέση τιμή των αριθμητικών αποτελεσμάτων συγκλίνουν προς τα θεωρητικά αναμενόμενα

N	Theory	5	10	100	1000
$u_{max}^*$	0.25	0.223809	0.243578	0.249916	0.249999
$\overline{\langle u^* \rangle}$	0.125	0.113690	0.122705	0.124981	124999

Πίνακας. 1: Μέγιστες και μέσες τιμές