構造粗さを有する多孔体チャネル流れのDNS

Direct numerical simulation of porous-walled channel flows with structural roughness

○ 西山悠大,大阪府大,大阪府堺市中区学園町1-1,E-mail:nishiyama@htlab.me.osakafu-u.ac.jp

桑田祐丞,大阪府大,大阪府堺市中区学園町1-1,E-mail:kuwata@me.osakafu-u.ac.jp

須賀一彦,大阪府大,大阪府堺市中区学園町1-1,E-mail:suga@me.osakafu-u.ac.jp

Yudai Nishiyama, Osaka Prefecture University, Sakai, Osaka 599–8531

Yusuke Kuwata, Osaka Prefecture University, Sakai, Osaka 599–8531

Kazuhiko Suga, Osaka Prefecture University, Sakai, Osaka 599-8531

To investigate the influence of roughness over permeable walls on turbulence, direct numerical simulation in turbulent porous-walled channel flows with porous-ribs are performed by the lattice Boltzmann method. The porous media presently applied are made of Kelvin cells (tetrakaidecahedra) which imitate open cell foam. From the instantaneous and statistical results, it is found that when the roughness elements have permeability, the friction and turbulent kinetic energy becomes weaker near the bottom wall compared with the results of an impermeable rough wall. These trends could be occured by flows through the roughness elements and relaxation of the recirculation behind the roughness elements.

1. 緒論

2. 計算手法

本研究では,速度場に対して D3Q27 多緩和時間格子 ボルツマン法⁽¹⁾を用いた.密度分布関数*f*の時間発展 方程式は次のように表される.

$$|\boldsymbol{f}(\boldsymbol{x} + \boldsymbol{\xi}_{\alpha}\delta t, t + \delta t)\rangle - |\boldsymbol{f}(\boldsymbol{x}, t)\rangle = \\ -\boldsymbol{M}^{-1}\hat{\boldsymbol{S}}(|\boldsymbol{m}(\boldsymbol{x}, t)\rangle - |\boldsymbol{m}^{\text{eq}}(\boldsymbol{x}, t)\rangle) - |\boldsymbol{F}(\boldsymbol{x}, t)\rangle.$$
(1)

ここで, $|\mathbf{f}\rangle$ は $|\mathbf{f}\rangle = (f_0, f_1, \cdots, f_{26})^{\mathrm{T}}$ を表し, δt はタ イムステップ, $\boldsymbol{\xi}_{\alpha}$ は離散速度ベクトル, \mathbf{F} は外力項を表 す. また, $\hat{\mathbf{S}}$ は緩和マトリクス, \mathbf{M} は 27 × 27 の変換マ トリクスであり, モーメント \mathbf{m} , 平衡モーメント \mathbf{m}^{eq} は それぞれ $|\mathbf{m}\rangle = \mathbf{M} |\mathbf{f}\rangle$, $|\mathbf{m}^{\mathrm{eq}}\rangle = \mathbf{M} |\mathbf{f}^{\mathrm{eq}}\rangle$ と表される. ここで, \mathbf{f}^{eq} は局所平衡分布関数を表す.

3. 計算条件

図1に,解析対象とした計算領域と多孔体形状を示す. 下壁面は,Hをクリアチャネル高さとして厚さh/H= 0.50の多孔体を敷き詰めたものとなっており,上側は非透 過性滑面としている.本研究では多孔体構造として,発泡 多孔体構造を模擬するためKelvin cell構造 (六つの正方 形面と八つの正六角形面から成る十四面体⁽²⁾)を採用す



Fig. 1: Computational domain and geometry of the channel.

る.多孔体壁面には、壁面の粗さとして高さk/H = 0.10, 間隔w/k = 11で多孔体壁面と同質の構造を有するスパ ン方向に一様な多孔質リブを主流方向に周期的に配置し ている.これらの多孔体の空隙率 φ ,透過率Kを表1に 示す.本研究では、多孔体の空隙率をそれぞれ $\varphi = 0.60$, 0.95とした case p60, case p95を考える.また比較の ため、下壁面を非透過性滑面とし正方形断面リブを多孔 質リブ同様に配置した case p0 も計算した.計算領域は $6.5H \times (H + h) \times 3.2H$ であり、IBC 局所細密格子法 ⁽³⁾を用いて、多孔体とその周辺領域に細密格子を配置し た.格子点数は case p95 において、クリアチャネル部、 多孔体周辺領域でそれぞれ 1057(x) × 115(y) × 529(z), 2113(x) × 259(y) × 1057(x) である.全てのケースで主流 方向に一定圧力差をつけ、スパン方向には周期境界条件 を与え、多孔体壁の最下面は滑り無し条件を追用した.各 ケースのバルクレイノルズ数 Reb = U_bH/ν ,透過率レ イノルズ数 Re_K = $u_r^2 \sqrt{K}/\nu$ 、下壁面の摩擦レイノルズ 数 Re^P_r = $u_r^2 \delta^P / \nu$ を表1に示す.ここで、 U_b はバルク速 度、 ν は動粘性係数、 u_r^P 、 δ^P はそれぞれ下壁面の平均摩 擦速度、境界層厚さを表す.本解析はバルクレイノルズ 数を Reb = 3,000として行った.

4. 結果と考察

以下,滑面摩擦速度 u_{τ}^{t+} で無次元化した物理量を上付 き文字"t+"で表す.図2に, case p95 における主流方 向渦度ベクトル $-0.5 < \omega_x^{t+} < 0.5$ の範囲で可視化した 速度勾配テンソルの第2不変量 $II^{t+} = 0.05$ の等値面を 示す.多孔体界面側で多くの乱流渦が可視化されており, 一方で上滑面側ではほとんど乱れが生成されていないこ とが確認できる.渦構造は,特に多孔質リブ下部からそ

Table 1: Flow characteristics of the simulation.

Case	φ	K/H^2	$\operatorname{Re}_{\mathrm{b}}$	${\rm Re}_K$	$\mathrm{Re}^\mathrm{p}_\tau$
p0	0	0	3023	0	384
p60	0.60	1.77×10^{-5}	2972	2.89	322
p95	0.95	1.48×10^{-4}	2979	8.31	320



Fig. 2: Iso-surfaces of the second invariant of the velocity gradient tensor $II^{t+} = 0.05$ for case p95 colored by the streamwise vorticity, blue-red colors correspond to $-0.5 < \omega_x^{t+} < 0.5$.



Fig. 3: Plane averaged mean velocity profiles.

れらの下流にかけて多孔体壁面内部のおよそ2段目まで 侵入していることが観察される.

乱流統計量として,図 3,4 にバルク速度で無次元化したx-z面平均主流速度 U,レイノルズせん断応力-u'v'をそれぞれ示す.全てのケースでリブ上部 y/H > 0.15の平均速度分布はほぼ一致しており,分布に歪みが生じていることが確認できる.これは、図4で見られるリブ付き壁面側におけるレイノルズせん断応力の増加による摩擦の増大によって下壁面側の速度が減衰し,それに伴ってチャネル上部で速度が上昇するためであると考えられる.摩擦の増加は非透過性壁面と多孔質壁面で異なり,case p0において顕著に増加する.これは表1の Ref からも確認することができ,case p60, p95 に比べて case p0 の下壁面の摩擦レイノルズ数は約 20%増加している.リブ内部 $y/H \leq 0.10$ においては case p0 で逆流が確認できる一方で,多孔質リブの場合は負値を示さず,リブのブロッキング効果が弱まり,リブを通過する流れで速度分布の逆流域が抑制されていると考えられる.よりブロッキング効果が弱まり,リブを通過する流れで速度分布のの部 y/H < 0では速度が急激に減衰し, $y/H \leq -0.10$ で速度分布はほとんど値を持たないことが確認される.

バルク速度で無次元化したx-z面平均乱れエネルギkを図 5 に示す. 乱れエネルギは多孔体壁面内部で急激に 減衰し, $y/H \leq -0.10$ では乱れエネルギがほとんど発生 しないことが確認できる. また, case p0 に比べて, case



Fig. 4: Plane averaged Reynolds shear stress profiles.



Fig. 5: Plane averaged turbulent kinetic energy profiles.

p60, p95 は下壁面側の乱れエネルギがリブ上部, リブ内 部ともに低下していることが分かる.これは主に,多孔 質リブを透過する流れによりリブ背面の逆流渦が弱体化 したことに起因すると考えられる.

5. 結論

9. 和酬 壁面の粗さと透過性の複合的な影響を議論するために, 粗さとして表面にリブ構造を有する非透過性壁面,およ び多孔質壁面を持つチャネルの界面乱流 DNS を格子ボ ルツマン法により行った.多孔質リブを有する多孔体壁 面上では上側非透過性滑面に比べて多くの乱流渦が発生 する一方で,非透過性リブ壁面上と比べると摩擦が減少 し,乱れが小さくなることが確認された.これは,多孔 質リブを透過する流れによりリブ背面の逆流渦が弱体化 したことが一因であると考えられる.

謝辞

計算は RIST の HPCI システム利用研究 (課題番号 hp180023) により,東京工業大学 TSUBAME3.0 で実施 した.

参考文献

- Suga, K., Kuwata, Y., Takashima, K. and Chikasue, R., "A D3Q27 multiple-ralaxation-time lattice Boltzmann method for turbulent flows," Comp. Math. Appl., 69 (2015), pp. 518–529.
- (2) Thomson W., "On the division of space with minimum partitional area," Philos. Mag., 24 (1887), pp. 121–134.
- (3) Kuwata, Y. and Suga, K., "Imbalance-correction grid-refinement method for lattice Boltzmann flow simulations," J. Comp. Phys., 311 (2016), pp. 348– 362.