UDC 533.6.011.1

応力方程式モデルによる立方体周辺の流れ場の解析

Numerical Study on Flowfield around Cubic Model by means of DSM

三*・村 上 周 三**・持 Ryozo OOKA, Shuzo MURAKAMI, and Akashi MOCHIDA

1. 序

本報では立方体周辺の流れ場を応力方程式モデル (Differential Stress Model, 以降 DSM) により解析し た結果を示す. 既報1)では境界層中に置かれた立方体周 辺の流れ場について k- ϵ モデル, ASM, LES および風 洞実験の結果を比較し、ASM は等方的な渦粘性の概念 に起因する k-ε の欠点を大きく改善することを確認した. しかし乱流場の非等方性の正確な再現という点に関して、 ASM の場合のレイノルズストレス $\langle u_i'u_i' \rangle$ 輸送方程式 中の移流拡散項の代数的近似が, 部分的に実験や LES と大きく異なる結果を導き、問題が生じる可能性がある ことも指摘した. 以下では DSM を既報と同じ流れ場に 適用し、風洞実験、LES および ASM の結果と比較し

DCM の其隣古程士 (インはアンサンブル亚均を表す)

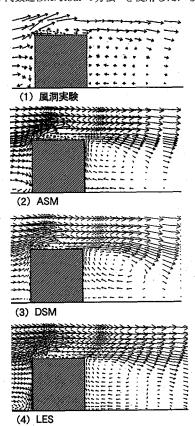
表 1 DSM の基礎万程式(<>はアンサンブル平均	を表
(連続式) $\frac{\partial \langle u_i \rangle}{\partial x_i} = 0$	(1)
(運動方程式) $\frac{D < u_i^*}{Dt} = -\frac{\partial p}{\partial x}, \frac{\partial < u_i^* u_i^*}{\partial x}$	(2)
(連統式) $\frac{\partial \langle u_i \rangle}{\partial x_i} = 0$ (運動方程式) $\frac{\partial \langle u_i \rangle}{\partial u_i} = -\frac{\partial p}{\partial x_i} - \frac{\partial \langle u_i u_j \rangle}{\partial x_j}$ $(\langle u_i u_j \rangle) 方程式) \frac{\partial \langle u_i u_j \rangle}{\partial t} = D_{ij} + P_{ij} + \phi_{ij} - \varepsilon_{ij}$ (6 万程式) $\frac{\partial \varepsilon}{\partial x_i} = D_{ij} + P_{ij} + \phi_{ij} - \varepsilon_{ij}$	(3)
(ε 方程式) $\frac{D\varepsilon}{Dt} = D_{\varepsilon} + \frac{\varepsilon}{k} (C_{\varepsilon l} P_k - C_{\varepsilon 2} \varepsilon)$	(4)
$D_{ij} = \frac{\hat{\sigma}}{\hat{\sigma}x_m} (C_k \langle u_m u_i \rangle) \cdot \frac{k}{\epsilon} \cdot \frac{\hat{\sigma} \langle u_i u_j \rangle}{\hat{\sigma}x_i}) $ (5) $ D_{\epsilon} = \frac{\hat{\sigma}}{\hat{\sigma}x_m} (C_{\epsilon} \langle u_m u_i \rangle) \cdot \frac{k}{\epsilon} \cdot \frac{\hat{\sigma}\epsilon}{\hat{\sigma}x_l} $	(6)
$0L_{m} \frac{\partial u_{i}^{2}}{\partial x_{i}} = -\langle u_{i}^{2} u_{i}^{2} \rangle \frac{\partial \langle u_{i}^{2} \rangle}{\partial x_{i}} $ $(7) \frac{\partial \langle u_{i}^{2} \rangle}{\partial \langle u_{i}^{2} \rangle} \frac{\partial \langle u_{i}^{2} \rangle}{\partial x_{i}} -\langle u_{i}^{2} u_{i}^{2} \rangle \frac{\partial \langle u_{i}^{2} \rangle}{\partial x_{i}} $ (8)	
$P_{ij} = -\langle u_i' u_k' \rangle \frac{\partial \langle u_i' \rangle}{\partial x_k} - \langle u_i' u_k' \rangle \frac{\partial \langle u_i' \rangle}{\partial x_k} \tag{8}$	
$\varepsilon_{ij} = \frac{2}{3} \cdot \delta_{ij} \varepsilon \tag{9}$	
$ \phi_{ij} = \phi_{ij(1)} + \phi_{ij(2)} + \phi_{ij(1)}^{w} + \phi_{ij(2)}^{w} $ (10)	
$\phi_{ij(1)} = -C_1 \frac{\varepsilon}{k} (\langle u_i u_j \rangle - \frac{2}{3} \delta_{ij} k) (11) \phi_{ij(2)} = -C_2 (P_{ij} - \frac{2}{3} \delta_{ij} P_k)$	(12)
$\phi_{ij(1)}^{w} = \sum_{i=1}^{w0} C_{1} \frac{\varepsilon}{k} (\langle u_{i} u_{m} \rangle \cdot n_{k}^{(w)} \cdot n_{m}^{(w)} \cdot \delta_{ij} - \frac{3}{2} \langle u_{k} u_{i} \rangle \cdot n_{k}^{(w)} \cdot n_{j}^{(w)}$	
$-\frac{3}{2} \langle u_k u_j \rangle \cdot n_k^{(w)} \cdot n_i^{(w)} \rangle \cdot \frac{k^{3/2}}{C_i \cdot h_n^{(w)} \varepsilon}$	(13)
$\Phi_{ij(2)}^{w} = \sum_{w=1}^{w^{0}} C_{2} \frac{\varepsilon}{k} (\Phi_{km(2)} \cdot n_{k}^{(w)} \cdot n_{m}^{(w)} \cdot \delta_{ij} - \frac{3}{2} \Phi_{kl(2)} \cdot n_{k}^{(w)} \cdot n_{j}^{(w)})$	
$-rac{3}{2}\phi_{k(2)}\cdot n_{k}^{(\omega)}\cdot n_{i}^{(\omega)})\cdot rac{k^{3/2}}{C_{l}\cdot h_{n}^{(\omega)}arepsilon}$	(14)
$C_1:1.8$ $C_2:0.6$, $C_1:0.5$, $C_k:0.22$, $C_8:0.16$	
$C_{\varepsilon 1}:1.44, C_{\varepsilon 2}:1.92, C_{l}:2.5, C_{\mu}:0.09$	

^{*}東京大学生産技術研究所 第5部

てその有効性を検討する.

2. 数値計算の概要

DSM の基礎式を表1に示す。今回用いた DSM は圧 力歪み相関項に IP モデル²⁾ (Isotropization of Production Model) を用い、 $\langle u_i'u_i \rangle$ と ϵ の輸送方程式の拡散 項には GGDH3) (Generalized Gradient Diffusion Hypothesis) を用いた.数値定数は文献4による. ASM の代数近似は Rodi の方法5)を使用した。また今回



^{**}東京大学生産技術研究所 付属計測技術開発センター

の計算の場合、 $\langle u_i'u_i' \rangle$ 方程式の Rapid 項に対応する wall refrection 項 $\Phi_{ii(2)}^w$ (表 1(14式) は 0 としている. これは impinging flow を含むような流れ場では、現在 一般に用いられている Gibson-Launder のモデル化⁶⁾に は問題があり、発散の原因となることがあるためであ る7). 表 2 に境界条件を示す. 他の計算条件は文献 1) に同じ注1).

3. 計算結果

3.1 平均風速ベクトル (図1)

全体の流れのパターンに関しては各モデルとも実験と よく一致しており大きな差異は認られない.屋上面の逆 流域の広さに着目すると LES は実験とよく一致してい るのに対して、ASM の場合逆流域がやや広めになる。 DSM の結果では屋上面の逆流域が ASM よりやや小さ くなり、LES および実験結果に近づく傾向を示す。ま た立方体後方循環流については ASM, ASM ともにや や風速を過大評価する傾向がある.

3.2 乱流エネルギーk(図2)

図2にkの分布を示す^{注3)}. DSM の結果は風洞実験、 ASM, LES に比べて風上コーナー周辺でかなり大きな kの値を示す. ASM は立方体前面で全般に LES. 実験 と比べて多少大きめの k の値を示す. これらの原因に

速 報 関しては次節参照.

3.3 乱流エネルギー生産項 Pk (図 3, 図 4)

DSM と ASM の P_k の分布と k の分布 (図 2) はよ く対応している。すなわち、DSM は LES に比べて風 上コーナー周辺で P_k が大きな値を示し、ASM も立方 体前面でやや大きめの P_k を示している. これが前述の 様にこれらの領域での kの過大評価の主要な要因と考え られる. この P。の過大評価の原因については次の様に 考えられる.

中心断面の Pk は流れの対称性から次式で表わされる.

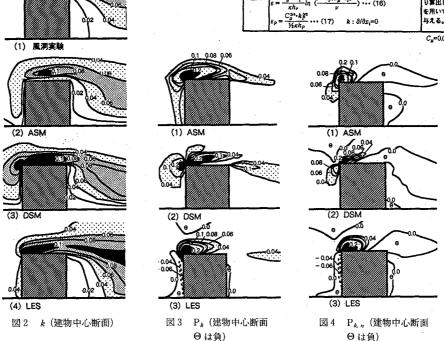
$$P_{k} = -\left(\langle u_{1} \, {}^{2}\rangle - \langle u_{3} \, {}^{2}\rangle\right) \frac{\partial \langle u_{1}\rangle}{\partial x_{1}}$$

$$-\left\langle u_{1} \, {}^{2}u_{3} \, \right\rangle \frac{\partial \langle u_{1}\rangle}{\partial x_{3}} - \left\langle u_{1} \, {}^{2}u_{3} \, \right\rangle \frac{\partial \langle u_{3}\rangle}{\partial x_{1}} \quad (19)$$

表 2 境界条件

	DSM, ASM	LES
流入面	$\langle u_i(x_3) \rangle = 風測実験権 (べき指数以の指数分布) \langle u_i(x_3) \rangle = 0, \langle u_i(x_3) \rangle = 0 $	u ₁ , u ₂ , u ₃ : 各時刻のチ +ンネルの結果(注2)
流出面	$\langle u_1 \rangle$, $\langle u_2 \rangle$, $\langle u_3 \rangle$, k , $\varepsilon : \partial/\partial x_1 = 0$	u_1 , u_2 , u_3 : $\partial/\partial x_1=0$
上空面	$\langle u_3 \rangle = 0$, $\langle u_1 \rangle$, $\langle u_2 \rangle$, k , ε ; $\partial/\partial x_3 = 0$	$\overline{u_3} = 0$, $\overline{u_1}$, $\overline{u_2}$: $\partial/\partial x_3 = 0$
側面	$\langle u_2 \rangle = 0$, $\langle u_1 \rangle$, $\langle u_2 \rangle$, k , ε : $\partial/\partial x_2 = 0$	$u_1 = 0$, u_1 , u_2 : $\partial/\partial x_2 = 0$
床面, 立方体 壁面	製面上のシアーストレスく τ_{ν} >は (15) 式 (u/u) 力短 式中の製面第一セルのをはる $(t-u)$ 機の平均機)、 ε 万程 式中の製面第一セルのをはる ε $(t-u)$ 性の一位値)で与える。 $\frac{\langle u_i \rangle_{\rho} \rangle}{\langle \tau_{\nu} \rangle} (C_{\mu}^{\ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \ \ $	$\tau_{w} = \langle \tau_{w} \rangle \times \frac{(\widetilde{u_{i}})_{P}}{\langle (u_{i})_{P} \rangle}$

 $C_{\mu}=0.09.\kappa=0.4.E=9.0$



研 究 速 報 (1900) (

ここで P_{kn} は P_k 中ノルマルストレスに関わる成分, P_{ks} はシアストレスに関わる成分である。 P_{kn} の分布を 図 4 に示す。 風洞実験や LES では風上壁面近傍では後述するように $\langle u_1^2 \rangle \leq \langle u_3^2 \rangle$ となる(図 5 ,図 7)。これに対して ASM と DSM では逆に $\langle u_1^2 \rangle \geq \langle u_3^2 \rangle$ となっており(図 5 ,図 7),かつこの領域では $\frac{\partial \langle u_1 \rangle}{\partial x_1} < 0$ であるから, P_{kn} は LES では負, ASM と DSM では正である。 この影響が ASM と DSM による立方体前面の P_k の過大評価に反映されたものと考えられる。 ASM と DSM においてノルマルストレス $\langle u_1^2 \rangle$ と $\langle u_3^2 \rangle$ の大きさが風洞実験や LES と比べて逆転することの主因の

一つとして、ここに示した ASM と DSM の計算において wall reflection 項中の rapid 項に対応する項 $\phi_{ij(2)}^{w}$ を 0 としたことが考えられる。 すなわち壁に垂直方向の ノルマルストレスの減衰およびそれ以外の方向のノルマルストレスへのエネルギーの再配分が不十分になったためであると考えられる $^{i+4}$).

3.4 ノルマルスレスの非等方性の比較

図 $5 \sim 8$ にノルマルストレスの3成分の和(2k)に対する各成分の割合を示す。ASMでは風洞実験やLESに比べて屋上面の $\langle u_1 \rangle$ の値が小さく、(図5(2))、また立方体風上コーナー上部で大きな $\langle u_1 \rangle$ の負のピー

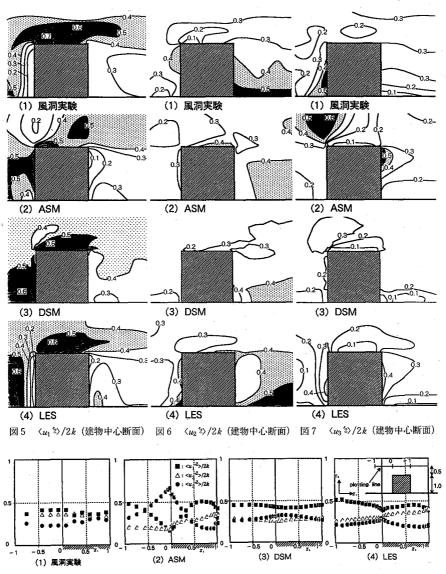


図8 〈u₁′シ/2k〈u₂'シ/2k〈u₃'シ/2k(立方体上方)

究

速

報

クと異常に大きな〈us²〉の正のピークを示している (図5(2), 図7(2), 図8(2)), 一方, DSM の結果ではこ れらの欠陥が大きく改善されている。すなわち屋上面の 〈ui 2〉は風洞実験や LES の結果に非常に近くなり(図 5(3)), 立方体上方の (u₁2) や (u₃2) の異常なピーク も解消されている (図5(3), 図7(3), 図8(3)). DSM と ASM の方程式系の差異は $\langle u_i'u_i' \rangle$ の移流・拡散項の 取り扱いの差異のみなので、これらのノルマルストレス 分布性状の改善は DSM が ASM に比べより正確に移 流・拡散項を評価していることにもたらされるものと言 える.

4. 結

- (1) DSM の結果は立方体風上コーナー周辺の kの値を 除いて風洞実験および LES の結果とよく対応している.
- (2) ASM における移流・拡散項の代数的近似は立方体 周辺乱流の非等方性を正しく再現しないのに対して、 DSM による解析結果はこの点を大きく改善している.
- (3) 今回の DSM の計算において立方体前面の kの値は 幾分過大に評価されている.
- (4) この主因の一つとして、今回の計算で impinging flow で正しく作用しない Gibson と Launder による $\Phi_{3(2)}^{\infty}$ を無視したことが考えられ、今後検討を加えて行 きたい. (1992年11月10日受理)

注

注1) ただし DSM の εの輸送方程式の移流項のみ一部一次 精度風上差分を用いている.

- 注2) チャンネル流れの解析により得られた $\langle \overline{u_1}(x_3) \rangle$. k(x3) の分布は風洞実験とほぼ対応している1)
- 注3) DSM の結果は立方体後方において解に小さい時間的 変動が認められた. これは, 立方体からの渦放出に伴 う周期的変動に対応していると考えられる8)。しかし ながら今回の計算ではその変動は DSM で計算される stochastic な乱流変動に関する統計量に対して比較的 小さく, 本報ではこれを無視した.
- 近年 Craft と Launder⁹⁾は impinging flow においても 正しく作用する $\Phi_{ii(2)}^{w}$ を提案しているが、このモデル を計算に組み込むことにより、立方体前面における P. の過大評価ひいてはんの過大評価が改善されることが 期待され、現在検討中である.

参考文献

- 村上周三,持田灯,林吉彦(1991)生産研究43巻1号。
- 2) Launder, B.E., Reece, G.J., and Rodi, W. (1975) J. Fluid Mech. 68, 537
- 3) Daly, B.J. and Harrow, F.H. (1970) Phys. Fluid, 13, 2634
- 4) Launder, B.E. (1983); Second-moment cloure, methodology and practice. UMIST. Rep. No. TFD/82/4
- 5) Rodi, W. (1976) ZAMM 56, T219-T221
- 6) Gibson, M.M. and Launder, B.E. (1978) J. Fluid Mech. 86, 491
- 村上周三, 加藤信介, 近藤靖史 (1989) 生産研究43巻1 7) 号, 11
- Franke, R. and Rodi, W. (1991) Proc. 8th Sym. Turb. Shear Flows, 20-1
- Craft, J. and Launder, B.E. (1991): A New Model of 'Wall-Reflection' Effects on the Pressure-Strain Correlation and its Application to the Turbulent impinging Jet. AIAA Journal November

記

 x_i : 空間座標の3成分(i=1主流方向、i=2横方向、i=3鉛直方向) $u_i: x_i$ 方向の風速3成分 p: 圧力 f: 変数fの格子平均

<f>: 変数fのアンサンブル平均 f: アンサンブル平均値からのずれ

 u_b : 高さ H_b における流入風速の u_1 成分 ν : 動粘性係数 >: レイノルズ応力 k: 乱流エネルギー (½ < u'u'_i >) $P_k: k$ の生産項 $P_{ij}: < u_i'u_j' > 0$ 生産項 $C_{ij}: < u_i'u_j' > 0$ を通項 $C_{ij}: < u_i'u_j' > 0$ を流項。 $C_{ij}: < u_i'u_j' > 0$ ε: kの散洗

 $C_{ij}: \langle u_i'u_j' \rangle$ の移流項。 $C_{ij} = \frac{1}{\delta x_k}$ $D_{(j)}: \langle u_i'u_j' \rangle$ の影流拡散項。 $D_{ij} = \frac{\partial}{\partial x_k} (-\langle u_i'u_j'u_k' \rangle - \langle p'u_j' \rangle \delta_{ik} - \langle p'u_i' \rangle \delta_{jk})$

ASMではRodiによるモデル(文献5)を使用し、移流項と拡散項をまとめて近 似する $(C_{ij} - D_{ij} = \frac{\langle u_i' u_j' \rangle}{b} (P_k - \varepsilon))$ 。

 Φ_{ij} : 圧力-亜相関項:Rotta 項 $\Phi_{ij(1)}$ Rapid 項 $\Phi_{ij(2)}$ Wall Reflection 項 $\Phi_{ij(1)}$ で 構成。本研究では $\phi_{IJ(2)}^{10}$ はOとした(文献2) ν_t : 満動粘性係数 $(\nu_t=C_{\mu}k^2/\epsilon)$

 ℓ : 乱れの長さスケール $h_{
m P}$: 整面第1セルの整面直交方向の幅

(u) p: 壁面第1セルの接線方向速度成分 kp: 壁面第1セルの k

 ε_p : 壁面第1セルの ε τ_W : 壁面シアーストレス