論文

# アクチュエータ・ディスク・モデルを用いた 風車後流のラージ・エディ・シミュレーション (風車タワーが風速分布に与える影響)

Large-Eddy Simulation of a Wind Turbine Wake Using an Actuator Disk Model (On the Influence of the Wind Turbine Tower on the Wind Velocity Distribution)

河野	孝昭*1	小垣	哲也* <sup>2</sup>
Takaaki	KONO	Tetsuya	ı KOGAKI

<sup>\*1</sup> Assistant Professor, Kanazawa University, Research Center for Sustainable Energy & Technology, Kakuma-machi, Kanazawa-shi, 920-1192, Japan

E-mail: t-kono@se.kanazawa-u.ac.jp

\*<sup>2</sup> Research Scientist, National Institute of Advanced Industrial Science and Technology (AIST), Energy Technology Research Institute, 1-2-1 Namiki, Tsukuba-shi, 305-8564, Japan

#### Abstract

This study investigated the influence of a wind turbine tower on the wind velocity distribution in the wake of a wind turbine. Large-eddy simulation (LES) of the wind flow around the wind turbine was performed using an actuator disk model for the rotor and by explicitly resolving the tower and nacelle. In addition, LES with no tower was performed. With regard to the streamwise component of the wind velocity in the wind turbine wake, the LES with tower reproduced the asymmetric distribution in the lateral direction, which was observed in a wind tunnel experiment, while the LES with no tower produced symmetric distribution. From the visualization of the LES results, it was considered that the enhanced turbulence and decreased velocity of wind flow behind the tower were attributable to the above-mentioned asymmetric wind velocity distribution predicted by the LES with tower.

**キーワード**:風車後流,アクチュエータ・ディスク・モデル,ラージ・エディ・シミュレーション Key Words: Wind turbine wake, Actuator disk model, Large-eddy simulation

# 1. はじめに

風力発電機の風車を近接して複数台導入する場合, 風上側風車の後流の減衰した風速により,風下側風車 は,発電量が大幅に低下したり,極端にアンバランス な分布の風荷重がかかって寿命が短くなる可能性が生 じる<sup>1)</sup>.これらのリスクを極力低減した風車配置設計 を行う上では,風車後流の詳細な風速分布を把握する ことが重要であり,その為の手法の一つとして数値流 体力学(CFD)解析が挙げられる.

風車周りの流れの CFD 解析は,風車のブレードを陽 的に解像するものと,ブレードに作用する力を Navier-Stokes 方程式の外力項で取り扱うものの2つに 大別できる<sup>2)</sup>.前者は計算コストがかかる為,風車後 流解析への適用事例は極めて限られている.一方,後 者は,風車ロータの形状を円盤で近似したアクチュエ ータ・ディスク (AD) モデルや,ブレードの形状を線 で近似したアクチュエータ・ライン(AL)モデル等の開 発が進められてきており,風車単体だけでなく,ウィ ンドファームを対象とした解析への適用事例も増えて きている.

AD モデルやAL モデルを用いた CFD 解析の風車後 流風速の再現性について風洞実験結果と比較検討した 既往の主な研究としては, Cabezon et al. (2011)<sup>3)</sup>, Porte-Agel et al. (2011)<sup>4)</sup>, Uchida et al. (2011)<sup>5)</sup>, Wu and Porte-Agel (2011)<sup>6)</sup>, Troldborg et al. (2010)<sup>7)</sup>が挙げられ る. これらの研究は全て、アップウィンド型の水平軸 風車を対象にしている.筆者らは、これらの文献に共 通して,風洞実験結果のハブ高さにおける風車後流風 速の主流直角方向分布に,大きな非対称性が存在して いることに着目した.この非対称性については全く議 論・言及されていないが、 Uchida et al. (2011)<sup>50</sup>のみは CFD 解析で定性的な傾向を再現出来ている. Uchida et al. (2011)<sup>50</sup>の CFD 解析では、ハブ及びナセルと風車タ ワーを陽的に解像しているところに特徴がある. Porte-Agel et al. (2011)<sup>4)</sup>及びWu and Porte-Agel (2011)<sup>6)</sup> は、ナセルと風車タワーから受ける力を Navier-Stokes 方程式の外力項に反映させているが、<br />
ナセルとタワー の影響を考慮していないその他の文献同様、上述の非

 <sup>\*1</sup> 金沢大学助教(〒920-1192 石川県金沢市角間町) E-mail:t-kono@se.kanazawa-u.ac.jp
 \*2 産業技術総合研究所研究員

<sup>(</sup>原稿受付:2012年 1月 18日)

対称性を再現できていない.加えて,風洞実験との比較は行っていないが,内田ら(2010)<sup>80</sup>の,ハブ(正確にはスピナ)のみを陽的に解像しナセル及びタワーの影響を無視した CFD 解析でも,上述の非対称性を再現できていない.

以上より,風車後流風速の主流直角方向の非対称な 分布は、タワーが存在することにより生じている可能 性が考えられる.そこで本研究では、タワーを陽的に 解像した場合とタワーの影響を無視した場合について AD モデルを用いたラージ・エディ・シミュレーショ ン (LES)を実施することにより、タワーが風車後流の 風速分布に与える影響について実証する.

## 2. 計算手法

本論文では, z 方向を鉛直方向とする右手系直交座 標系( $x_1, x_2, x_3$ ) = (x, y, z)を用い,中立の大気安定度状態 における非圧縮性流体を対象とする.解析に用いたシ ミュレーション・コードは,流体解析ソフトウェア FrontFlow/red<sup>9</sup> (ver. 3.1.004)を基に開発した.

## 2.1 支配方程式と離散化法

支配方程式は、フィルター操作された連続の式

$$\frac{\partial u_i^g}{\partial x_i} = 0 \tag{1}$$

とフィルター操作された Navier-Stokes 方程式

$$\frac{\partial u_i^g}{\partial t} + \frac{\partial u_i^g u_j^g}{\partial x_i} = -\frac{1}{\rho} \frac{\partial p^g}{\partial x_i} + 2\nu \frac{\partial S_{ij}}{\partial x_j} - \frac{\partial \tau_{ij}}{\partial x_j} + f_i$$
(2)

$$S_{ij} = \frac{1}{2} \left\{ \frac{\partial u_i^g}{\partial x_j} + \frac{\partial u_j^g}{\partial x_i} \right\}$$
(3)

$$\boldsymbol{\pi}_{ij} = \{\boldsymbol{u}_i \boldsymbol{u}_j\}^g - \boldsymbol{u}_i^g \boldsymbol{u}_j^g \tag{4}$$

である.ここで、 $u_i$ は $x_i$ 方向の風速成分、pは圧力、vは分子動粘性係数、tは時間、 $\rho$ は空気密度、 $f_i$ は風車 ロータから受ける力であり、上付きgは計算格子スケ ールのフィルター操作が施された量であることを示す. サブグリッド・スケール (SGS) 応力は、標準 Smagorinsky モデル

$$\tau_{ii} = \{C_s f_v \Delta\}^2 \{2S_{ii} S_{ii}\}^{1/2}$$
(5)

を用いて算出する.ここで、 $C_s$ は Smagorinsky 定数であり、本解析では 0.1 とする.また、 $f_v$ は Van Driest の減衰関数、 $\Delta$ は計算格子スケールである.

支配方程式の空間離散化はコロケート格子上でセル 接点法に基づく有限体積法により行う.移流項には,

Journal of JWEA

数値安定性を確保する為に、ロータ近傍領域(ロータ の風上側3格子,風下側1格子)で一次精度風上差分, その他の領域で90%の二次精度の中心差分法と10% の一次精度風上差分法の混合スキームを用い、その他 の項は二次精度の中心差分法で離散化する.計算アル ゴリズムにはSMAC法を用い、時間積分はEuler 陰解 法により行う.

# 2.2 アクチュエータ・ディスク・モデル

ロータから受ける力 *f<sub>i</sub>*は,以下に示す翼素理論<sup>10</sup>に 基づく AD モデルにより算出する.

図1は、ロータ平面が主流方向xと正対する風車に おける、ロータ中心からブレードの半径方向に距離rの位置の翼素drに作用する揚力 $dF_L$ 及び抗力 $dF_D$ と相 対風速Vの関係を表している.ここで、 $\theta$ はロータ回 転方向、 $u_{\theta}$ は $\theta$ 方向風速、 $\omega$ は回転角速度、cは翼弦 長、aは迎角、yは設定角であり、

$$V = \sqrt{u_1^2 + (r\omega - u_\theta)^2} \tag{6}$$

$$\alpha = \tan^{-1} \left( \frac{u_1}{r\omega - u_{\theta}} \right) - \gamma \tag{7}$$

の関係が成り立つ.

drに作用する  $dF_L$ 及び  $dF_D$ は, 揚力係数  $C_L$ 及び抗力 係数  $C_D$ を用いて

$$dF_L = C_L \frac{1}{2} \rho V^2 c dr \tag{8}$$

$$dF_D = C_D \frac{1}{2} \rho V^2 c dr \tag{9}$$

と表せ,推力  $dF_x$ 及び接線力  $dF_{\theta}$ は

$$dF_x = dF_L \cos(\alpha + \gamma) + dF_D \sin(\alpha + \gamma)$$
(10)

$$dF_{\theta} = dF_L \sin(\alpha + \gamma) - dF_D \cos(\alpha + \gamma)$$
(11)

と表せる.

ブレード枚数Bのロータを半径R且つ x方向の計算



図1 翼素に作用する揚力 dF<sub>L</sub>, 抗力 dF<sub>D</sub>と 相対風速 Vの関係

格子幅 $\Delta_x$ の厚さの円盤と仮定すると、原点に位置する ロータ中心から半径方向にrのポイントにおける流体 がロータから受ける体積力のx方向成分 $f_x$ 及び $\theta$ 方向 成分 $f_{\theta}$ は

$$f_{x} = \begin{cases} -\frac{B}{2\pi r} \frac{dF_{x}}{d_{x}dr}, & -\frac{d_{x}}{2} \le x \le \frac{d_{x}}{2}, r \le R\\ 0, & \mathcal{ZO}(\texttt{tb}) \end{cases}$$
(12)

$$f_{\theta} = \begin{cases} -\frac{B}{2\pi r} \frac{dF_{\theta}}{d_{x}dr}, & -\frac{d_{x}}{2} \le x \le \frac{d_{x}}{2}, r \le R\\ 0, & \mathcal{Z} \mathcal{O}$$
(13)

と表すことが出来る.ここで、 $Bd\theta/2\pi$ は、rの位置に ある微小体積  $rdrd\theta\Delta_x$ の空間に翼素が存在する確率で ある.  $f_i o x$ 方向成分は $f_x$  であり、y, z 方向成分は $f_\theta$  を それぞれの方向に分解して与える.

#### 2.3 計算条件

計算対象は, Krogstad and Adaramola (2011)<sup>11)</sup>により 実施された風洞実験の中で,後流風速の主流直角方向 の分布に顕著な非対称性が現れている周速比λ = 5.79 のケースである.

ハブ及びナセルとタワーを陽的に解像した計算ケース(Tower ケース)の計算領域を図2に、計算格子を図3に示す.ロータの直径はD = 0.894 m であり,計算領域の y-z 断面及び風車の大きさは風洞実験での大きさと一致させている.ハブ及びナセルの形状は半楕円体2つと円柱から成る流線形をしており,タワーは 直径の異なる円柱を4段重ねたものである<sup>11,12)</sup>.ハブ高さは0.91D であり,ハブ,ナセル及びタワーの壁面から第一格子点までの距離は約0.001D である.ロータ周辺にはO型格子を用い,ロータは半径方向に50分割, $\theta$ 方向に100分割し, $\Delta_x$ は約0.006D である.O型格子の外側には, $-0.62D \le x \le 0.84D$ , $-0.78D \le y \le$  0.78D, -0.91D ≤ z ≤ 0.82D の領域で非構造格子を用い、 その外側の領域には直方体格子を用いている.総節点 数は,約280 万である.

タワーの影響を無視した計算ケース(No\_Tower ケース)の計算領域の大きさは Tower ケースと同じである.計算格子は、タワー近傍以外 Tower ケースと同じであり、タワー近傍においては、z = 0のx-y断面に対して床面近傍を除き+z 側と対称になっている.総節点数は約 260 万である.

計算格子の妥当性については、No\_Tower ケースに おいてハブを考慮せず、ナセルを  $x = -0.06D \sim 0.06D$ の範囲で再現した設定で、ロータ及びナセルの解像度 をx, r,  $\theta$ 方向にそれぞれ 2 倍にした場合に、後流の 風速及び乱流エネルギーの分布がほとんど変化しない ことを確認している.タワーの格子解像度は、大部分 がナセルに用いた解像度と同程度で、接合部付近にお いては、その数倍細かな解像度を設定している.

ロータは、翼根から翼端に渡って断面が NREL S826 翼形<sup>13)</sup>(図1)のブレード3枚で構成されている.図 4に、ブレード半径方向のc及び $\gamma$ の分布<sup>12)</sup>を示す. 翼根から翼端にかけてV及びcが変化する為、翼形解 析ソフトウェア Xflr5<sup>14)</sup>を用いて、 $C_L$ 及び $C_D$ のデータ セットをV及びcに基づく Reynolds 数 ( $Re_{Vc}$ ) につ いて 1×10<sup>4</sup> ~ 3×10<sup>5</sup>、 $\alpha$ について-15° ~ 35°の範囲で 作成した(図5).ここで、 $Re_{Vc}$ は、1×10<sup>5</sup>まで 1×10<sup>4</sup> 刻み、それ以上は 1×10<sup>5</sup>刻みでデータを作成したが、 図5では見易さのため間引いて表示している.更に、



図2 計算領域 (D:ロータ直径 0.894 m)







	境界面	境界条件			
主流方向	流入 x/D=-4.09	変動流入風(図7)			
	流出 <i>x/D</i> =12.47	自由流出			
スパン方向 y/D=±1.51		滑面上の対数則			
鉛直方向	上面 z/D=1.1	滑面上の対数則			
	下面 z/D=-0.91	滑面上の対数則			
ハブ,ナセル,タワー		滑面上の対数則			

高  $Re_{V_c}$ 且つ高  $\alpha$  においては,解が発散した為  $C_L$ 及び  $C_D$  が求まらなかったが,  $Re_{V_c}$  が最大となる翼端でも  $Re_{V_c}$ は高々1×10<sup>5</sup>,  $\alpha$ は高々10°であり問題にはならない.

表1に計算領域の境界条件を示す.流入境界で与える変動流入風のデータは、風洞実験の乱れ強度( $\sigma_u/U_\infty$  = 0.003)に合わせる為に、一様流 (風速  $U_\infty$  = 10 m/s)を図6の様に格子を用いて乱流化し、その後約 650D 吹走させて作成した. 図7には、流入境界におけるハブ高さの平均風速分布及び乱れ強度分布とともに、No\_Tower ケースの設定で  $f_i = 0$  とした No\_Tower\_No\_Rotor ケースにおける x/D = 1の位置のハブ高さの乱れ強度分布を示している. ナセル後流を除き x/D = 1の乱れ強度と流入境界の乱れ強度の差が非常に小さいことから、ロータ近傍に付与した一次精度風上差分の数値粘性が流入風の乱れに与える影響は非常に小さいものと考えられる. ハブ、タワー、ナセルの壁面上の風速分布は、流れの衝突・剥離・循環が生じる為、対数則に従うという仮定には無理がある.

しかし,粘性底層まで解像して No-slip 条件を課す方法 では計算量が膨大となる為,実用上の便宜として,表 1のような壁関数がよく用いられる<sup>15)</sup>.本設定でのハ ブ,ナセル,タワーの壁面上第一格子点における摩擦 速度に基づく壁座標は,風上側の増速域でも高々65と, 一般的な推奨値の上限範囲内にある.

 $v \ge \rho$ の値は、25°Cにおける空気の値で、それぞれ Journal of JWEA





1.54×10<sup>-5</sup> m<sup>2</sup>/s, 1.184 kg/m<sup>3</sup> であり,  $U_{\infty}$ 及びDに基づく Reynolds 数は約5.8×10<sup>5</sup> である.時間刻み幅は2.5×10<sup>4</sup> s であり,統計量の算出は $t=5 \sim 25$  s において行う. 任意の物理量 $\varphi$ の時間平均値は $\overline{\varphi}$  と表示する.

## 3.計算結果と考察

#### 3.1 計算結果と実験結果の比較

表2に計算により得られたパワー係数

$$C_{P} = \frac{-\omega \int_{-\frac{d_{x}}{2}}^{\frac{d_{x}}{2}} \int_{R_{N}}^{R} \int_{0}^{2\pi} f_{\theta} r^{2} dx dr d\theta}{\frac{1}{2} \rho U_{\infty}^{3} \pi R^{2}}$$
(14)

及び推力係数

$$-72 -$$

$$C_{T} = \frac{-\int_{-\frac{A_{x}}{2}}^{\frac{A_{x}}{2}} \int_{R_{N}}^{R} \int_{0}^{2\pi} f_{x} r dx dr d\theta}{\frac{1}{2} \rho U_{\infty}^{2} \pi R^{2}}$$
(15)

と風洞実験結果との比較を示す. ここで,  $R_N$ はナセル の半径である. Tower ケースは,  $C_P$ 及び $C_T$ の風洞実験 結果に対する誤差がそれぞれ 3%及び 3.7%であり, 精 度良く風車の性能を再現出来ている. No\_Tower ケー スでは,  $C_P$ 及び $C_T$ が Tower ケースに比べて若干大き いが, これはタワーが存在しないことにより, ロータ を通過する風量が増えたことが原因であると推察され, 定性的に妥当であると考えられる.

風車後流におけるハブ高さの $\overline{u}$ のy方向分布につい て、計算結果と風洞実験結果<sup>11)</sup>の比較を図8に示す.  $x/D=1 \sim 4$ において、y=0を中心とするy方向の対称性は、No\_Tower ケースではほぼ保たれているのに対し、Tower ケースと風洞実験では明確に崩れているのが確認できる。No\_Tower ケースの対称な分布と比較して、Tower ケースの分布の非対称性が顕著に現れているのは、x/D=1におけるy/D=0.1近傍、x/D=2におけるy/D=0.2近傍及びx/D=3におけるy/D=0.25近傍にピークを有する速度欠損(差異①と称す。ER=24%(x/D=1),20%(x/D=2),14%(x/D=3))と、x/D=4におけるy/D=0.5近傍の速度回復(差異②と称す。

ER = 28%) である. ここで ER は, 注目している箇所 での差異(|Tower ケースの値-No\_Tower ケースの値|)の 風洞実験値に対する比率 (即ち,差異/風洞実験値×100

	$C_P$	$C_T$
Tower $ abla - \lambda = 5.79 $	0.450	0.828
NoTower ケース ( $\lambda = 5.79$ )	0.454	0.832
風洞実験 12)	0.427	0.860
(λ=5.6, 6.1の線形補間値)	0.437	0.800

表2 パワー係数と推力係数

[%])の最大値である.差異①②の非対称性の他に, Tower ケースと No\_Tower ケースの分布で顕著な差異 が認められるのは, x/D=1 ~ 4 における y/D=0 近傍 の Tower ケースの大きな速度回復(差異③と称す. ER = 31% (x/D = 1), 37% (x/D = 2), 28% (x/D = 3), 20% (x/D)=4)) と,  $x/D=3 \sim 4$  における  $y/D=\pm 0.1$  近傍の Tower ケースの大きな速度欠損(差異④と称す. ER = 18%  $(x/D = 3, y/D \approx -0.1), 11\% (x/D = 3, y/D \approx 0.1), 20\% (x/D =$ 4, *v/D*≈-0.1), 14% (*x/D*=4, *v/D*≈0.1)) である. これら の顕著な差異①~④が存在することにより、Tower ケ ースと風洞実験との一致性は, x/D=4における y/D= 0 近傍のごく一部を除いて, No Tower ケースと風洞 実験との一致性よりも高くなっているのが確認できる. AD モデルでは考慮していない翼端渦や翼列干渉の影 響を考慮した計算を行った場合には、差異①~④の現 れ方が変化する可能性があるが, 少なくとも風車後流 風速のv方向分布に対して風車タワーが大きな影響を 与えている場合があるということ、そして計算の再現 精度を確保・向上させる上で風車タワーの取り扱いが 重要であるということは言えるものと考えられる.

### 3.2 計算結果の可視化に基づく考察

本節では、風車後流風速のy方向分布の計算結果に Tower ケースと No\_Tower ケースの間で顕著な差異① ~④が生じた原因について、計算結果の可視化を行い 考察する.

計算により得られたu,  $\overline{u}$  及び乱流エネルギーkにつ いて、ロータ中心を通る水平断面と鉛直断面のコンタ ー図を図9、図10及び図11にそれぞれ示す.これ らの図より、No\_Tower ケースでは、風車後流域の広 範囲に渡って、時間平均場のみならず瞬間場において もuのx軸を中心とした対称性がほぼ保たれており,kの大きさが Tower ケースに比べて非常に小さいことが 確認できる.一方、Tower ケースでは、タワー及びナ



Vol.36, No.4

日本風力エネルギー学会 論文集



図10 時間平均場の主流方向風速コンター図(ロータ中心を通る水平・鉛直断面)

セルの後流の乱れが特に大きいことに加えて、+y側の ロータ後流域の乱れも比較的大きい. これらの図の Tower ケースと No\_Tower ケースの比較から、差異① ~④の発生には、Tower ケースの大きな乱れによって 運動量の拡散が促進されたことが大きく寄与している ものと推察できる.

続いて、Tower ケースの風車後流の乱れが No\_Tower ケースのものよりも著しく大きい原因について考察す る.まず、タワーの後流で乱れが大きくなっている現 象については、基本的に円柱周りの流れと同じであり 疑問の余地は無い.次に, No\_Tower ケースでは非常 に小さかったナセルの後流の乱れが Tower ケースで大 きくなっている現象については,タワーの存在により, ナセルの-z 側表面上の流れが剥れるなどしてz方向の 対称性が崩れ,ナセルの風下端から剥離渦が放出され ていることが原因であると考えられる.最後に,+y側 のロータ後流域の乱れが大きくなっている現象につい ては,ブレードの回転と逆方向に発生するロータ後流 の-θ方向回転成分により,タワー後流に発生した強い 乱れが移流されたことが原因であると考えられる.図



図12 乱流エネルギーのコンター図(Tower ケースの x/D=1~4 における y-z 断面)

1 2には Tower ケースの  $x/D = 1 \sim 4$  における  $k \circ y - z$ 断面コンター図を示しているが、 $x/D = 1 \circ 0$ タワー後流 に形成された大きな k が x の増加ともに $-\theta$  方向に移流 されていく様子が確認できる.

差異①と④に関しては、強い乱れによって運動量の 拡散が促進されたというだけでは、Tower ケースの $\overline{u}$ の分布(図8)に減速のピークが現れている為、その 発生原因としての説明がつかない.そこで、図8のx/D=2における $\overline{u}$ の減速ピークAとx/D=4における $\overline{u}$ の 減速ピークBの近傍を通る時間平均場の流線図を図1 3の様に描画した.図13では、 $\overline{u}$ の減速ピークA及 びBの近傍を通る流線が、その風上において、タワー の近傍を通過しているのが確認できる.このことより、 差異①と④の発生には、Tower ケースにおいて、タワ 一近傍の後流域の大きく減衰した $\overline{u}$ が、ロータ後流の - $\theta$  方向回転成分によって移流されたことが大きく寄 与しているものと考えられる.



(a) 减速ビーク	7 A 近傍	(b)	(b)减速ピーク B 近傍			
を通る流線		を通る流線				
$\overline{u}/U_{\infty}$ 0.5	0.6	0.7	0.8	0.9		

図13時間平均場の流線図 ( $a \ge b$  における $\overline{u}$  の*y-z* 断面はそれぞれ *x*/*D*=2 ≥ 4 の位置のものである. 見易さの為に風上側から少し傾けて描画している)

# 4. おわりに

本研究では、風車タワーを陽的に解像した場合 (Tower ケース)とタワーの影響を無視した場合 (No\_Tower ケース)についてアクチュエータ・ディ スク(AD)モデルを用いたラージ・エディ・シミュレ ーションを実施し、タワーが風車後流の風速分布に与 える影響について調べた.その結果得られた知見を以 下に示す.

- Tower ケースでは、風車後流におけるハブ高さの時間平均主流方向風速の主流直角方向分布に風洞実験結果<sup>11)</sup>と同様の顕著な非対称性が生じる.これに伴い、ほぼ対称な分布を持つ No\_Tower ケースよりも、風洞実験結果に対する誤差が最大で28%低減する. 更に、ほぼ対称な分布となるロータ中心付近の後流においても、Tower ケースは、No\_Tower ケースよりも、時間平均主流方向風速の風洞実験結果に対する誤差が概ね低減する為、Tower ケースは、No\_Tower ケースよりも風洞実験結果との一致性が全体的に高くなる.
- 2) Tower ケースと No\_Tower ケース間での風車後流域 における主流方向風速の主流直角方向分布の差異の 発生は、タワーの存在によってタワー及びナセルの 後流に形成される強い乱れによる運動量拡散の促進 と、ロータ後流のブレード回転と逆方向の回転成分 によってタワー後流の減衰した風速及び高い乱流エ ネルギーが移流されることが主な原因であると考え られる.

以上より、風車後流のシミュレーションの精度を向上 させる上で、タワーの取り扱いが重要であるというこ とが確認された. タワーの形状を陽的に解像すること が計算精度を向上させる上では理想であるが、計算コ ストを抑える為に, Porte-Agel et al. (2011)<sup>4</sup>のようにタ ワーの影響を抗力モデル等で取り扱うことが必要とな る場合も生じる.その様な場合には、上記の知見2)に 示したタワーの影響を考慮できるように改良すること が、計算精度の向上を図る上で重要になるものと考え られる.尚,今回用いた AD モデルでは,翼端渦や翼 列干渉の影響を考慮していない. その為, これらの影 響を考慮したシミュレーションでは、タワーの風車後 流分布に与える影響が、今回得られた結果とは異なる 箇所が出てくる可能性が考えられる. 今後, アクチュ エータ・ライン・モデルを用いて、翼端渦や翼列干渉 が風車後流特性に与える影響を検討していく予定であ る.

本研究は, NEDO 次世代風力発電技術研究開発(基礎・応 用技術研究開発)事業の一環として実施しました.シミュレ ーションには九州大学情報基盤研究開発センターの研究用 計算機システムを利用しました.ここに,記して感謝の意を 表します.

### 参考文献

- Manwell J.F. and Mcgowan J.G, Rogers A.L., *Wind energy* explained theory, design and application, John Wiley & Sons Ltd., Second edition, p. 422, 2009
- Sanderse B., van der Pijl S.P. and Koren B., Review of computational fluid dynamics of wind turbine wake aerodynamics, *Wind Energy*, Vol. 14, pp.799–819, 2011
- Cabezon D., Migoya E. and Crespo A., Comparison of turbulence models for the computational fluid dynamics simulation of wind turbine wakes in the atmospheric boundary layer, *Wind Energy*, Vol. 14, pp. 909–921, 2011
- Porte-Agel F., Wu Y.T., Lu H. and Conzemius R.J., Large-eddy simulation of atmospheric boundary layer flow through wind turbines and wind farms, *Journal of Wind Engineering and Industrial Aerodynamics*, Vol. 99, pp. 154–168, 2011
- 5) Uchida T., Ohya Y. and Sugitani K., Comparisons between the wake of a wind turbine generator operated at optimal tip speed ratio and the wake of a stationary disk, *Modelling and Simulation in Engineering*, Vol. 2011, ID 749421, 2011
- Wu Y.T. and Porte-Agel F., Large-eddy simulation of wind-turbine wakes: evaluation of turbine parametrisations, *Boundary-Layer Meteorology*, Vol. 138, pp. 345–366, 2011
- Troldborg N., Sorensen J.N. and Mikkelsen R., Numerical simulations of wake characteristics of a wind turbine in uniform inflow, *Wind Energy*, Vol. 13, pp. 86–99, 2010
- 8) 内田孝紀, 大屋裕二, 最適周速比における風車後流のラ ージ・エディ・シミュレーション -第2報 格子乱流に より生成した流入変動風の影響-, 第21回風工学シン ポジウム論文集, pp.233-238, 2010
- ・畝村毅,張会来,谷口伸行,次世代流体解析ソフトウェア FrontFlow/Redの開発, 生産研究, Vol. 59, No. 1, pp. 40–43, 2004
- 10) 牛山泉, 風車工学入門 基礎理論から風力発電技術まで, 森北出版株式会社, pp. 93–94, 2002
- Krogstad P.A. and Adaramola M.S., Performance and near wake measurements of a model horizontal axis wind turbine, *Wind Energy*, doi: 10.1002/we.502
- Krogstad P.A. and Lund J.A., An experimental and numerical study of the performance of a model turbine, *Wind Energy*, doi: 10.1002/we.482
- 13) Somers D.M., *The S825 and S826 Airfoils*, National Renewable Energy Laboratory, NREL/SR-500-36344, 2005
- 14) Deperrois A., Xflr5 v6.05 beta, 2011 http://xflr5.sourceforge.net/xflr5.htm
- 15) 日本建築学会,市街地風環境予測のための流体数値解析 ガイドブックーガイドラインと検証用データベース,日 本建築学会,pp. 37-40, 2007

# 謝辞

Journal of JWEA