小型垂直軸風車軸出力の相似性

Similarity of Shaft Output of the Small Vertical Axis Wind Turbine

○松山健太郎¹, 竹本龍樹¹, 関谷直樹² *Kentaro Matsuyama¹, Ryuki Takemoto¹, Naoki Sekiya²

Several models have been proposed to predict the shaft output characteristics of the vertical axis wind turbine from the aerodynamic characteristics of the blade. However, it has not predict the output characteristics of the small wind turbine even the multiple stream tube model included effect of the momentum reduction. Therefore, the purpose of this study was to find out a similarity parameter of the shaft output characteristics based on blade wake interference to establish a prediction model for the small wind turbine. From the measurement of the blade wake using the turbine model with single blade, the scale of the blade wake depends on the ratio of the rotational speed to the free stream velocity. The shaft output characteristics of the small wind turbine indicate good similarity for the parameter, $\lambda^3 \sigma / D$, based on interference of blade wake.

1. 緒言

揚力型垂直軸風車は指向性が無く,風エネルギの変 換効率が良いとされているが,ソリディティσが高い 小型の風車では,現在提案されている軸出力特性の予 測モデルと実機の軸出力特性がかけ離れ,未だに予測 は困難である.両者の最大の違いは,最大出力を得る 周速比λが理論モデルではλ>3 であるのに対し,小型 のモデルではλ≈1まで低下することである.渡辺らは, 小型風車の軸出力特性と風車後流の速度場との関係を 指摘しており,ブレード伴流の干渉と出力特性が関係 することを示している^[1].そこで,本研究は小型風車 に対応した予測モデルの確立を目指し,ブレード伴流 干渉に基づいた軸出力特性の相似パラメータを求める ことを目的とした.

2. 実験装置および方法

実験は日本大学理工学研究所所有の大型低速風洞を 使用して行った.ブレードにはNACA0018 翼型(コー ド長 *c*=50mm,スパン長 200mm)を用い,回転円周に 対し5°だけ迎角をつけて取り付けた.軸出力特性は複 数枚のブレードを取り付けて評価し,ブレード伴流の 特性実験では,他のブレードから放出された伴流との 干渉を避けるために図1に示す単一ブレードモデルを 用いた.速度データの採取は風車モデル下部に設置し たフォトセンサからの信号をトリガーとしたトリガー サンプリングで行った.データは0.25°間隔で630°,256 組のデータを採取し位相平均処理を施した.座標系は 原点を風車回転軸の長手方向中央に採り,流れ方向を *x*軸,横幅方向を*y*軸,そして回転軸方向を*z*軸とし た. なお,風車回転角 Ø の原点は,上流よどみ点を原点 としている.



Figure 1 Wind turbine model and coordinate system

3. 実験結果および考察

図2にλで整理したパワーカーブを示す. 軸出力は 各モデルの最大パワー係数*Cpmax*で規格化して示して いる.パワーカーブに相似性は無く、λだけをパラメー タとした整理では相似性を見出すことは出来ない. そ こで、ブレード伴流の干渉に基づいたパラメータで整 理することを試みた.



^{1:}日大理工・学部・機械 2:日大理工・教員・機械

ブレード伴流の干渉は伴流のスケール,移流速度, ブレードの移動速度の関係により生じる.はじめに伴 流スケールを調べた結果を示す. 位相平均処理による 乱れ強さu゚゚ゕ強く現れる領域をブレード伴流と定義 し評価を行った.図3に得られたupの等値線図を示す. 横軸は経過時間 t と主流速度 Uoの積で表した長さスケ ールで整理している. λの増加に伴いu'p/Uoの強い領 域が拡大している.ブレード回転直径 D およびUoが 同一条件のため、この結果は角速度 ωの増加に伴いス ケールが拡大すること示している. D で比較すると u'_{p}/U_{0} の分布形状はほぼ等しく、 $50\% C_{pmax}$ といったパ ワーカーブの同様な箇所で伴流スケールが等しいこと がわかる.ここで、 ω がほぼ等しいことに注目された い. 直径による比較もまた、伴流スケールがωに依存 することを示唆している. Un による違いを比較した結 果を図4に示す.Dおよびλが等しい条件では分布形 状がよく一致している. 直径が等しいため の/Uo が一定 であり, この結果はブレード伴流のスケールが ω/U₀ に 依存することを示している.





次に伴流の移流速度Uaを評価した結果を示す.図5 はUoに対して移流速度を整理したグラフである.干渉 に関係する伴流後縁の移流速度はUoに比例し,Dおよ びのに対しては変わらないという結果が得られた.



本研究で得られた伴流スケール・移流速度の特徴と ブレードの移動速度から式(1)の伴流干渉を特徴づける パラメータを提案する.

$$\frac{\lambda^3 \sigma n}{D} = \frac{1}{8\pi} \left(\frac{\omega}{U_0}\right)^2 \left(\frac{D\omega}{U_0}\right) n^2 c \tag{1}$$

このパラメータには L¹の次元が残るがコード長 c の 影響を考慮していないため,長さの次元が残っている. 図 6 に式(1)で整理したパワーカーブを示す. U₀の違い を除いてよく一致しており,伴流干渉モデルが妥当で あることを示している.しかしながら,主流風速に対 しては再度検討する必要がある.



- 4. 結言
- (1) ブレード伴流のスケールは速度比 *a*/*U*₀に依存し, ブレード回転直径には依存しない
- (2) ブレード伴流の後縁の移流速度は、主流速度に比例する結果を示したが、再度検証が必要である.
- (3) 伴流のスケールおよび移流速度から考案したパラ メータにより軸出力特性に相似性が見いだせた.

5. 参考文献

[1] 渡辺真巳 他:「垂直軸風車が後流に及ぼす影響」, 日本機械学会論文集, Vol.80, No.812, 2014