

# 寒冷地向きプロペラ型風力タービンに関する研究

Theoretical & Experimental Study on the Aerodynamic Characteristics of Horizontal Axis Wind Turbine Employed with a Passive Pitch Control System for Cold Region District

> 岸浪紘機、戸倉 郁夫、河合 秀樹、ヒムサール・アムバリタ、長船 康裕、 鈴木 淳、阿部 壮史、ノル・アズラン

Koki Kishinami, Ikuo Tokura, Hideki Kawai, Himsar Ambarita, Yasuhiro Osahune, Jyun Suzuki, Sousi Abe, NorAzuran

室蘭工業大学

### NOMENCLATURE

a, a': : 軸方向、回転周方向誘導速度係数, *C*<sub>p</sub>,*C*<sub>q</sub>,:出力、トルク係数, Cpk,Cpd:風車前と後流間速度エネルギ差係数、抗力散逸係数 D,L:抗力 [N], 揚力 [N], l:ブレード長 [m] N: 風車ロータ回転数 [rpm], P: 軸出力 [W], p: 気圧 [Pa] Q: 軸トルク [N·m] R, R<sub>0</sub>:流管、ロータブレード半径 [m], V:速度 [m/s], λ:先端周速度比, *θ*:ブレード半径 r 位置上のピッチ角 [deg], ρ:空気密度 [kg/m<sup>3</sup>] ω:風車または流体の回転角速度[rad/s] Re<sub>L</sub>: 翼弦長と合成速度に基づく翼レイノルズ数 Subscript 1,2,3:風車の前方、本体、後方位置 ∞, R, W:風車の上流、ロータ本体、後流の状態

tip, root: ブレード先端、根元部 r, T: 風車ブレードの半径、回転周方向

## 1. 緒 論

21世紀を迎え世界は本格的なエネルギ資源の有限性の 問題に直面し、化石エネルギに大幅に依存する現近代社会 体制は深刻なる地球環境問題を併発し、私ども人類に必要 不可欠な資源(土壤、水、生物の多様性)の崩壊を招来し環 境と人類が共存できるエネルギ対策への転換が迫られて いる。これらを両立できるものとして環境に優しく再生可 能な自然エネルギへの選択があり、中でも近年、技術的飛 躍の著しい風力発電は将来のエネルギ供給体制の一翼を 担うものと期待される。近代的な翼型の特性を利用したプ ロペラ型風力タービンは代表的な風力変換機として期待 を担うべきものであるが、ブレード翼のピッチ角、翼枚数、 翼弦と半径の比(アスペクト比)、それら因子を組合わせ た総合的な最適性、風速変動に対する追従性など重要な課 題で在り、その解明が待たれるところである。

本研究ではプロペラ型風車に対して有効な理論的な解析 法として運動量・エネルギ・翼素複合理論を適用・詳述して<sup>(1)</sup>、 広範囲の翼 Re 数で C<sub>L</sub>,C<sub>D</sub> 特性の判明している主に NACA44 系翼型を用いた場合に対して実験と数値解析を実施し、本エ ネルギ解析法の利点を述べて、広範な要因因子の組合せから プロペラ型風車の空力特性を論じ、この翼型を用いた場合の プロペラ型風車の特性を明らかにするものである。併せて、 積雪寒冷地の冬期は北西風の風力エネルギー利用に好適な 地となるが、ブリザートなどに代表される特有な強風・突風は風 車ブレード、全体構造の耐久性を著しく損なう重要問題であり、 この問題を解決すべく、本報では副翼の揚力と抗力を利用し た失速・過回転防止に効果的なパッシブ形可変ピッチ制御法 を提案・試作した。そして、その特性を実験・解析的に究明し、 本可変ピッチ機構は極めて有効な突風・強風対策、即ち過回 転・失速防止効果のあることを明らかにして寒冷地向き風車の 具備すべき形態を報告する。

### 2. エネルギ・運動量・翼素複合理論と無次元数

Fig.1 は風車径  $R_0$ を通過する流管モデルを示すが、図中には上流、風車、後流の各位置を添字 1,2,3 で、各位置での静圧、速度場の状態を表す。下流側は風車のエネルギ吸収により、風速  $V_{\infty}$ から  $V_W$ に減速して拡大流管となり、ロータ部において翼下部と上部に圧力差が生成する。

区間 1 - 2<sub>IN</sub>、区間 2 out - 3の Bernoulli 則

$$P_{\infty} + \frac{\rho}{2} V_{\infty}^{2} = P_{IN} + \frac{\rho}{2} V_{R}^{2}$$
(1), (2)  
$$P_{\infty} + \frac{\rho}{2} V_{W}^{2} + \frac{\rho}{2} (r_{W} \omega_{fW})^{2} = P_{out} + \frac{\rho}{2} V_{R}^{2} + \frac{\rho}{2} (r_{R} \omega_{f2})^{2}$$
$$P_{IN} - P_{out} = \frac{\rho}{2} (V_{\infty}^{2} - V_{W}^{2}) + \frac{\rho}{2} ((r_{R} \omega_{f2})^{2} - (r_{W} \omega_{fW})^{2})$$
(3)

### 風車通過速度 VRの導出

風車翼前後の圧力差の表示式(3)は式(1)、(2)より 導出、風車抗力 Thr は風車前後の運動量と風車デスク前後 の圧力差×回転翼面積に対応するとして

$$T_{hr} = \rho \pi r_R^2 V_R (V_{\infty} - V_W) = \pi r_R^2 (P_{IN} - P_{out})$$
(4)

式(3)、(4)より風車通過速度 VR は次式で与えられる。

$$V_{R} = \frac{1}{2} (V_{\infty} + V_{W}) + \frac{1}{2} \frac{(\omega_{f2} - \omega_{fW})}{V_{\infty} - V_{W}}$$
(5)

Fig.2は同様に風車径 $R_0$ を通過する流管モデルを示すが、 下流側には風車のエネルギ吸収により、風速 $V_{\infty}$ から $V_W$ に減速(流管径は $R_2$ から $R_3$ に増大)、さらに空気流体は 風車ブレードにトルクを与える反作用として、周方向回転 速度 $V_T$ が与えられる。図下部には、任意r半径位置の捻 り角の翼素上の速度ベクトルを与えるが、迎え角 $\alpha$ が失

岸浪 絋機 (室蘭工業大学)

〒050-8585 室蘭市水元町 27-1

水元町 27-1 Tel.0143-46-5302 Fax.0143-46-5314 e-mail: kisi@mmm.muroran-it.ac.jp



Fig. 1 Static Pressure and velocity in stream tube

速角以内にあれば翼素上に作用する大きな揚力 dL の方向 余弦成分が強力なトルクを与えることを示している。周方 向回転速度  $V_T$ と軸方向後流速度  $V_W$ と周,軸方向誘導速 度係数 a', a の間には以下の関係が与えられている<sup>(1)</sup>。

$$V_{\tau} = 2\omega ra' \quad , V_{w} = (1 - 2a) \cdot V_{\infty} \qquad (6) \ (7)$$

図中下の速度ベクトル図において、翼素の迎え角 $\alpha$ と捻 りピッチ角 $\theta$ ,相対速度 $W_0$ の迎え角 $\beta_0 = \tan^-(V_R/\omega \cdot r(1+a'))の間には以下の関係がある。$ 

$$\alpha = \beta_0 - \theta \tag{8}$$

運動量・翼素複合理論は風力タービン前後の流管の状態 から導出される運動量とエネルギに関する理論と風力タ ビンの任意翼素上に作用する揚力,抗力の余弦成分を考え る翼素理論の2方向から,風力タービンのスラストおよび エネルギ出力についての関係式を導出し,両式より定風 速・定回転下でブレード半径r上の未知量V<sub>w</sub>,a'を算定し, 出力,スラストを求める本格的な解析法である.軸方向の 運動量変化が翼素上の揚力と抗力の軸方向成分の積分量 に等しいとして以下の抗力の関係式が導出される。

$$Th_{r} = \rho \cdot \pi \cdot r_{R}^{2} \cdot V_{R} \cdot \left(V_{\infty} - V_{w}\right)$$
$$= \frac{\rho}{2} \cdot Z \cdot \int_{0}^{R_{0}} W_{0}^{2} \cdot l(r) \cdot \left(C_{L} \cdot \cos \beta_{0} - C_{D} \cdot \sin \beta_{0}\right) \cdot dr \qquad (9)$$

風車前後の速度エネルギ差(回転エネルギ含む)が翼素上 に作用する揚力と抗力の回転方向成分の和、トルクに風車 ブレードの回転角速度ωと翼枚数 Z の積に対応するもの として,流体エネルギと翼出力の関係式が導出される。

 $L_{out} + L_{dis} = \rho \cdot \pi \cdot r_R^2 \cdot V_R$ 

$$\cdot \left(\frac{V_{\infty}^{2}}{2} - \frac{V_{w}^{2}}{2} - r_{R}^{2} \cdot \boldsymbol{\omega} \cdot a'^{2} \cdot \frac{V_{W}}{V_{R}}\right)$$
$$= \frac{\rho}{2} \cdot \boldsymbol{\omega} \cdot Z \cdot \int_{0}^{R_{0}} W_{0}^{2} \cdot l(r) \cdot \left(C_{L} \sin \beta_{0} - C_{D} \cos \beta_{0}\right) r \cdot dr$$
(10)

エネルギ式中,以下の翼素の抗力によるエネルギ散逸項



Fig. 2 Streamtube model of HAWT.

を考慮することが本解法において最も重要なことである。 (11)

$$L_{dis.} = \frac{p}{2} \cdot Z \cdot \int_0^{R_0} W_0^3 \cdot l(r) \cdot C_D \cdot dr$$

未知数は風力タービンの後流速度  $V_W$  と周方向誘導速度 係数 a'の 2 つであるとして、スラスト、エネルギ式(4),(5) の連立方程式より与えられた条件 D,  $l, \theta$  での各回転時の 風力タービン後流の軸、周方向成分  $V_W$ 、a'が算定される。 ここで風車ブレード先端部( $R_0$ の 3%は)先端渦の生成のた め抗力  $C_D$ のみ考慮、 $C_L$ は零としている。

本論では風力タービンの出力 *P* [W]は出力係数 C<sub>p</sub>, トル ク [N-m]はトルク係数 C<sub>q</sub>, 回転数 N [rpm]は風速 V<sub>∞</sub>に対 する先端周速度比 λ を以下のように無次元化する。

$$\lambda = \frac{2\pi R_0 N}{60 V_{\infty}^2} \qquad C_p = \frac{P}{0.5 \rho \pi R_0^2 V_{\infty}^3} \quad C_q = \frac{Q}{0.5 \rho \pi R_0^3 V_{\infty}^2}$$
(1.2)

ここで, ρ:空気密度, R<sub>0</sub>:翼回転半径,

z:翼枚数,S:翼面積、ブレード回転数

**ソリディティ**<sup>(1)</sup> ソリディティとは風車の唯一の相似 パラメータとして風車の受風面積に対する風車翼の全投 影面積の比として定義されている.このソリディティ値が 高い多翼型風力タービンなどの場合は低速型で起動トル クが大きくなり、ソリディティ値が低い高速型風力タービ ンの場合には起動トルクは小さくなる.ソリディティは以 下の式で近似した.

$$S = \frac{z(l_{root} + l_{tip})}{2\pi R_0}$$
ここで, z: 翼枚数, 1<sub>root</sub>: 根元翼弦長,

 $1_{tip}$ :先端翼弦長、 $\mathbf{R}_0$ :翼回転半径.

## 3 実験装置及び測定方法

3.1 測定装置 Fig.3 に本実験の装置全体図を与える. イ ンバーター制御 0.75[KW]AC 可変速モータと 1.2m φ 径 2 枚 翼プロペラにより①の開放型風洞から所定の風速を得る. その風を受ける風車翼はハブ部を通して②の出力伝達軸 につながり,トルク検出器及び回転数検出器が接続され, その後部に疑似負荷を与えるためのトルクモータが設置 されている. 定常回転時のトルク及び回転数は③のトル クコンバータにより表示され,電圧に変換されたトルク と回転数をアナログ/デジタル変換し④のパソコンに記 録される.



Fig. 3 Outline of Experimental Apparatus

**風車ブレード翼の概要および使用記号** Fig.4 は本研究 において用いた風車ブレードテーパー翼の概要を示す。図 中、風車翼径を  $Dm\phi$ 、先端、根元部の翼弦長を  $\ell_{tip},\ell_{root}$ , ピ ッチ角を  $\theta_{tip},\theta_{root}$ 、( $\theta_{root}$ - $\theta_{tip}$ )=翼ピッチねじれ角とする。



Fig. 4 Dimensions and Symbol of Blade

#### 3.2 ピッチ角制御機構

パッシブピッチ角制御機構とは、風速変動に対して運転 中にピッチ角を任意に変化させ出力を制御する機構であ る. Fig.2 にその概略図を示す. 翼型は NACA4415, LS0417 翼型を使用した.回転中に副翼にスラストや揚力などの力 が加わるとZ-Z軸方向の主翼を回転させるモーメントが働 き,ハブ内部に設置されたバネ力より強いモーメントにお いて翼が回転し主翼のピッチ角が変化する仕組みとなっ ている.実験は、NACA4415、LS0417 とも主翼は,長さ 0.415 [m],先端ピッチ角 3 [deg],根元部翼弦長 0.08 [m], 先 端部翼弦長を 0.05 [m],根本ピッチ角は NACA4415 が 26 [deg], LS0417は19[deg]としている.これに1/2の翼径、 3/4 弦長の大きさの副翼が付加されている。本実験条件で の主翼・副翼のピッチ角、翼弦長、翼径の詳細図は割愛す るが、ハブ内部に設置された複座戻りバネによるっ主ブレ ードピッチ角制御機構である. 副翼に角度を持たせて取り 付け,回転中に副翼にスラストなどの力が加わると翼を回 転させるモーメントが働き,ハブ内部に設置されたバネの 力より強いモーメントにおいて翼が回転し主ブレード翼 のピッチ角が変化する仕組みとなっている. 尚解析条件 は、ブレード長さ 0.415 [m]、先端ピッチ角 3 [deg]、根元ピ ッチ角 26 [deg],根元部翼弦長 0.08 [m],先端部翼弦長を 0.05 [m],翼の回転軸とバネまでの距離を 0.015 [m],バネ 定数 k を 27[g/mm]としている.



Fig.5 Variable Pitch Mechanism Controlled by Sub-blades

## 4 実験および解析結果と考察 4.1 ソリディティ S による風車性能特性

Fig. 6 は本実験 2 枚翼型風車( $R_0$ =0.415m)のソリディティ S=0.09730<sub>tip</sub>=0.05m, $l_{root}$ =0.08m)条件を細翼型とした場合 S=0.060<sub>tip</sub>=0.027m, $l_{root}$ =0.053m)、さらに太翼に拡大した場合に対 するS=0.14( $l_{tp}$ =0.062m, $l_{root}$ =0.125m)条件で、それぞれの風車空力 特性 C<sub>p</sub>, C<sub>T</sub>, C<sub>q</sub>を与えるものである. 図の結果よりSが 大きくなるほど,低回転域λに最大トルクと最大出力が移 行し,出力 Cp も著しく向上するが、それに併せて最大ス ラストは低回転場でかなりの大きさとなる. スラストは高 回転となる程大きくなり、 実風車が高速回転により倒壊 することを予測させる. これより風車の高回転化は絶対的 に避けるべきことを示唆しており,小型機では作動簡易な ピッチ可変機構が必須条件となる. 風速が大きくなるほど, この傾向が増大するが,基本的には風車の大小に関わらず S 値が同一であれば、ピッチ角、翼弦長,翼型が同一条件 においてほぼ同一空力特性となる.



Fig.6 Cp,Cq,Ct Characters of 2 Blades for Various Solidity at NACA4415 Aerofoil( V=5.0m/s)

## 4.2 本実験 z·l=一定条件での翼枚数 z による風車空力特性

風力タービンを論ずる場合,まずブレード枚数の空力特



Fig. 7 Kinetic Energy and Drag Dissipation for 2,3,4,5 Blades at Constant *l*·z (V<sub>w</sub>=4.5[m/s])

性に与える影響が問題となるが、その因子はスラスト・エ ネルギ式(9),(10)より矩形翼では z·l でなる。Fig.3 は本エ ネルギ翼素複合解法による、本実験条件の風速 4.5 [m/s]、 ブレード長さ 0.415 [m]、先端ピッチ角 2 [deg]、根元ピッ チ角 26 [deg]、翼枚数 Z、先端翼弦長 l tip、根元翼弦長 l root として Z· l tip=0.1、Z· l root=0.16 の条件で翼枚数 Z=2,3, 4,5 の場合における成績係数 Cp と風車前後の速度エネル ギ差、さらに翼抗力の散逸エネルギ(式(11))を同様の 無次元化処理をした Cpk, Cpd を先端周速度比 λ に対する関 係を示す。低回転域では翼枚数の影響は認められないが、 翼枚数が多くなるほど Cpd が回転数と共に増大する。風車 前後での速度エネルギ差係数 Cpk はλ=4 付近で最大とな る。従ってこの域で最も風車ブレードのエネルギ吸収が大 きく高出力,2枚翼の場合は高λ域でCpkが一定となり、5 枚翼の場合 Cpk が低減している。本論のエネルギ解法では、 式(11)で表される翼抗力の散逸エネルギを考慮している結 果,高回転域では5枚翼の場合、ブレード部翼弦長が2枚 翼の場合に比べて 40%の細翼となり翼 ReL がその分低下 して CD が増大して Cpd は著しく増大する。その結果、低 回転域と高回転域で Cpd は増大している。これは低回転域 では失速によって抗力係数が増大し、高回転域ではさらに 増大する合成速度 Woの三乗的な効果による。

エネルギ式の関係から風車前後の速度エネルギと抗力 エネルギの差が風車出力であり、図から速度エネルギと抗 カエネルギの差が成績係数に対応している。図より、2枚 翼が最も高性能で5枚翼が最も劣性能の結果となる。

### 4.3 根元ピッチ角 θ root による風車空力特性

これ以降、先の解析条件で最適性を示した Z=2 枚翼に限 定して、Fig. 8 は先端ピッチ角 2 [deg],先端翼弦長 0.05 [m] 根元翼弦長 0.08 [m],ブレード長さ 0.415 [m],風速 4.5 [m/s]の条件下、ブレード根元ピッチ角 θ root を 12 [deg]か ら 28 [deg]まで 4 [deg]ごとに変えた場合の成績係数 CP と 根元翼弦長 0.08 [m],ブレード長さ 0.415 [m],風速 4.5 根 元翼弦長 0.08 [m],ブレード長さ 0.415 [m],風速 4.5 [m/s]



Fig. 8 Aerodynamic Characteristic of C<sub>p</sub>,C<sub>q</sub>,C<sub>T</sub> depend on Blade Pitch Root Angle θ root for V<sub>w</sub>=4.5[m/s]

の条件下、ブレード根元ピッチ角 $\theta$  root を 12 [deg]から 28 [deg]まで 4 [deg]ごとに変えた場合の成績係数 CPと先端 周速度比 $\lambda$ の関係を示す。図より根元ピッチ角が 16 [deg]から 20[deg]で最も最も高性能となっている。特に低 回転域と高回転域での出力増加が著しい。低回転域では捻 りピッチ角が大きな場合、根元部は失速に至らず回転力を 保持することになる。低捻りピッチ角の場合この回転域で Cpd が増大して性能低下の主因となっている。図中にトル ク係数 Cqを与えるがプロペラ風車の最大トルクは最大出 力回転の約 2/3 上に現れる。同様にスラスト係数 Cr も与 えてあるが、 $\theta$  root=28[deg]の場合最も小さくなる。図よ り、捻りピッチ角( $\theta$  root— $\theta$  tip)を大きくする程、起動性 が増すが、高回転域での性能が低下する。





Fig. 9 は Fig. 8 において高性能を示したブレード根元ピ ッチ角 $\theta$  root=16[deg]と劣性能の 28[deg]に注目し、風車前 後の速度エネルギ差、散逸抗力エネルギ、成績係数と先端 周速度比の関係を表したものである。 $\theta$  root=16[deg]は低回 転域での抗力エネルギが大きく、28[deg]に比べ起動性は 低い。しかし高回転域に移行する程 $\theta$  root=16[deg]は速度エ ネルギ差が増加し高性能となっている。 $\theta$  root=28[deg]の場 合は速度エネルギ差係数  $C_{p_k}$ が小さくなり、高回転域にな ると翼抗力の散逸エネルギ係数 Cpdが微増し低性能となる。 Fig.10 は前述の θ root=16[deg]と 28[deg]の場合に対す るブレード先端,中部,根元部後流速度と先端周速度比の 関係を表したものである。16[deg]における後流速度は高 い先端周速度比で,先端,中部,根元部共に低減しエネル ギ吸収が高いが,先端部の後流 Vw は高回転域で問題とな る。それに比べ 28[deg]の場合,高回転域で速度エネルギ の吸収が適正で,先端部での逆流は見られず,出力上安定, 安全と考えられる。これより θ root=20~28[deg]の根元捻 り角の場合の方が出力は若干低くても設計上優れている。



Fig.10 Wake Behaviors for  $\theta$  root=16,28[deg],  $\theta$  tip=2[deg]

## 4.4 先端ピッチ角θ tip による風車空力特性 Cp, Cq

Fig.11 は先と同一条件で、根元ピッチ角を $\theta$  root=26 [deg]で、先端ピッチ角を $\theta$  tip=2 [deg]から10 [deg]まで2 [deg]ごとに変えた場合の成績係数,トルク係数と先端周速度比の関係を表す。先端ピッチ角 $\theta$  tip=2 [deg]の場合が最高の性能となり、先端ピッチ角を大きくするほど性能は低下する。Fig.8 の結果と併せ、根元のピッチ角よりも先端ピッチ角の方が性能に及ぼす影響が大きいことになる。



Fig.11 Aerodynamic Characteristics of  $C_p, C_q$  depend on Rotor tip Angle  $\theta$  tip for  $V_{\infty}$ =4.5[m/s]

## 4.5 実測値との比較・検討<sup>(3)</sup>

Fig.12 に本実験条件(D=0.83m)の実験により得られた出力特性を示す。破線は $\theta_{tip}=1[deg]$ 、 $\theta_{root}=22[deg]$ 、 $l_{tip}=0.05m$ 、 $l_{root}=0.05m$ の実験条件を2[deg]毎にピッチ角

を深めた場合の解析値である. 実測値 TYPEA と TYPE B の実験条件の差はピッチねじり角 $\theta$  root· $\theta$  tip=16 と 22[deg] のみで他の寸法, 翼型は同一形状である。ピッチ角を深めた場合、出力性能は急激に低下して TYPEA の実測結果は解析値にほぼ合致している。これらの結果は Fig.6~8 の解析結果の妥当性を検証する。



Fig.12 Experimental Verifications for  $V_{\infty}$ =4.0 m/s

## 4.6 風車径 R<sub>0</sub> と風速による風車出力特性

これまでは風車径  $0.83m \phi$  (ブレード径 0.415m)の実験 条件の場合に限定し,関連する翼枚数 Z と先端,根元ピッ チ角などの影響を明らかにした. Fig.13 は本実験条件ブレ ード径 0.415 [m],先端翼弦長 0.05 [m],根元翼弦長 0.08 [m], 先端ピッチ角 2 [deg],根元ピッチ角 26 [deg]を基準に翼長 とブレード径を 5,25 倍に拡大した場合に風速 Vw=9、 13.5[m/s]と拡大した場合の成績,トルク係数 C<sub>p</sub>, C<sub>q</sub> と先 端周速度比  $\lambda$ の関係を与える。図より、風車が大型になる

ほど、さらに風速が増大するほど成績係数が向上し作動 回転域が拡大している。NACA44系の翼型は翼レイノル ズ数によって抗力,揚力係数Cb、CLが著しく変わり、翼 レイノルズ数の増大と共にCLは増大し、Cbは減少する。 同一風速条件では大型化、同一風車では風速が増加した分 翼レイノルズ数が増大し揚力が増え抗力が減少して基本



Fig.13 Aerodynamic Characteristic of  $C_p,C_q$  depend on Rotor  $R_0{=}0.415,2.075,10,375~[m]$  for  $V_{\rm \infty}$ 

## 5 副翼と主翼を組み合わせた準4枚ブレード翼の場合 (ピッチ角固定)の風車の性能解析



Fig.14 Cp,Ct,Cq Characters of 2 Blades & 2 Blades with Sub-Blades NACA4415 (V=5.0m/s)

Fig.14 は本実験条件(2枚翼 NACA4414 ブレード, $\theta_{tip}$ =3° $\theta_{root}$ =26°)において本実験風車に同一径の副翼を設置した場合、その翼弦長を1/1,1/2,1/3 とした解析結果の性能特性( $C_p, C_T, C_q$ )を比較して示す.副翼の翼弦長1/1 とは4 枚ブレード型のことであり S=2×0.0973 とソリディティが2 倍となった分  $C_p$ は40%,トルクは70%向上する低速回転型風車となる.一方,ブレード翼弦長を1/2,1/3の準4 枚翼とすれば全ての空力特性はZ=2と4枚翼の場合の中間的な空力特性を示している.副翼を細型とすることでスラストの増大を抑えて,出力向上の余地が認められる.

Fig.15 は Z=2 の通常翼(NACA4415)の $\theta_{tip}=0^{\circ}$ ,10°,20° に,径1/2~1/3,翼弦長1/2~1/3条件の小径副翼を設置し た場合、副翼ピッチ角 $\theta_{tip}=0^{\circ}$ ,10°,20°とした主、副ブレ ードピッチ角固定条件での解析結果による C<sub>p</sub>特性を比較 して示す.主翼のピッチ角 $\theta_{tip}=3^{\circ}$ , $\theta_{root}=26^{\circ}$ の実験条件 に小径副翼を付加した場合,副翼の出力による効果は $\theta_{tip}=0^{\circ}$ で通常翼と比べて6%の出力向上、 $\theta_{tip}=10^{\circ}$ ではほ ぼ同一 C<sub>p</sub>, $\theta_{tip}=20^{\circ}$ とすれば10%出力低下,最大回転域 は低下している.



Fig.15 Cp,Ct,Cq Characters of 2 Blades & 2 Blades with Sub-Blades NACA4415 (V=5.0m/s)

## 6 LS0417 通常翼に小径副翼可変ピッチ機構を連動 させた場合の実験による出力特性



Fig.16 Cp Character of Variable Pitch Main-blades with Sub-blades of LS0417 (V=3.92m/s)

**Fig.16** に LS0417 翼型ブレードに LS0417 型副翼(1/2 径、1/3 弦長)を付加した可変ピッチとした場合の実験結 果を示す. NACA4415 翼型の場合は副翼の主翼回転面に対 する取り付け角度は $\theta_{s,b}$ =17°で実験し(図略)、それと同 条件 LS 翼の場合は図中実線で示されるように、副翼ピッ チ角 $\theta_{pit}$ =0°条件ではある程度の過回転防止効果が認め られ、 $\theta_{pit}$ =20°の実験条件では副翼の出力による出力増 大効果が表れている. さらに、副翼の回転面に対する取り 付け角度 $\theta_{s,b}$ =27°に設定すれば、**Cp**特性は副翼の取り付 け角 $\theta_{s,b}$ =17°の場合(実線)に比べ $\theta_{s,b}$ =27°の場合(点 線)著しく低回転・定出力領域に **Cp**特性が移行し、強風・ 突風に対する過回転防止、定出力効果は NACA44 翼型に 比べ著しく効果的である事が実験的に確認された。

#### 7. 結論

本研究は、風車に対して理論的な解析法として新たな 見解に基ずくエネルギ、運動量,翼素複合理論を詳述して、 揚力係数,抗力係数が広いレイノルズ数で既知のNCA44xx、 LS04xx 翼型を用いたプロペラ風力タービンに対して実験 と数値解析を実施して、広範囲の要因条件の下でトルク係 数、成績係数、後流速度などの空力特性を実験的、解析的 に究明し,これら因子の影響を調べ、風車翼の在るべき形 と問題点を明らかにした。さらに本研究では、突風・強風・ 変動風の強い状況下、風速変動に対する追従性向上を目的 とした主翼の可変ピッチ機構を連動する副翼によるパッ シブ制御型可変ピッチ機構を提案、試作して、突風・強風 条件で実験を行い過回転・失速防止効果を調べた。

#### 参考文献

- Koki Kishinami, Jyun Suzuki et, al "Theoretical and experimental study on the aerodynamic characteristics of a horizontal axis wind turbine ", Energy, vol.30 (2005), pp2089-2100.
- (2) 岸浪絋機,鈴木淳,伊庭野洋、他3名"NACA44 翼系プロペラ型風力タービンの理論的・実験的な研究",27 回風力エネルギー利用シンポジュウム講論、pp.141-144,2006-11.