風洞の製作

角田哲也* 吉田年輝**

Manufacture of Wind Tunnel

Tetsuya SUMIDA and Toshiteru YOSHIDA

Abstract

For the purpose of the experimental investigation of Fluids engineering, wind tunnel has manufactured at Gas Turbine Laboratry in Oshima National College of Maritime Technology. From the measurements of the mean velocity in section at contraction exit and the static pressure distribution in the boundary layer at the center section on the measuring plate, the wind tunnel performance was examined. From these results, it was clear that the present wind tunnel might be used at range of wind speed that about 0 to 20 m/s (where unit Reynolds number is $1.24 \times 10^6 \text{m}^{-1}$).

Key words: Wind tunnel, Velocity distribution, Pressure distribution, Pressure gradient

1. 緒言

流れの運動を記述する方程式として連続の式と Navier-Stokes の式(以下, N・S 方程式)が知ら れている. このうち, N・S 方程式は非線形の楕円 型偏微分方程式のため、解析的に解けるケースは 非常にまれである.最近ではコンピュータでN・S 方程式を数値的に解く方法が急速に発達している. しかしながら, コンピュータの容量および計算速 度の不足のため,限られた流れ現象しか解くこと はできない. さらに、乱流を取り扱う方程式の場 合, 必ず方程式の数よりも未知数の数が多くなる ため解くことができない"乱流のクロージャ問題" に直面する. 今のところその方程式を閉じるため には近似式を付加する.しかし、この近似式を作 る際、多くの場合、その場限りの限定的な仮定を たてるしかすぎない^[1]. この点は仮にコンピュー タの容量および計算速度が飛躍的に向上しても乱 流現象を数値計算のみで解決することは困難であ ることを示唆する.このため、それぞれの問題目 的に適した流れ場を作成し、実験する必要がある. 空気を用いた実験では流れを作成する装置が風洞 装置である.風洞装置で流れ場を計測することに

よって流れ現象のみならず,数値計算との比較や 計算モデルの構築などの一助となり得る.それゆ え,風洞を製作することは意義がある.

本実験室では物体周りの流れ場を解明する手順 として、まず、流れ場全体のフローパターンを把 握するための可視化実験用水槽を製作した^[2].次 に、水槽の可視化結果を基に風洞で流れ場の圧力、 速度などの情報を得る予定である.

以上の点をふまえて,風洞装置を製作し,その 製作要領および基本性能について報告する.

2. 設計および製作

2.1 基本設計

風洞装置はガスタービン実験室に設置する.装置全長は実験室の寸法を考慮し約10.3mとした. 流れ場は圧力勾配が自由に調節できるようにする. 測定部側壁および天井板の材質は流れの可視化の ために透明アクリル樹脂板とする.測定平板には 厚さ1/2inch(12.5mm)のベークライトを用いる. 主流速度U₁の最大速度は20m/s(単位レイノルズ 数 Re は1.24×10⁶m⁻¹)を目安とする.

2.2 風洞本体

風洞の主要構成要素はモーター,送風機,拡が り部,集合胴,絞り部および測定部である.モー ターの形式は安川電気(株)製,VSモーター3極 200V,出力は7.5kwでVSコントローラーを用い, モーターの回転数を変化させることによって風速 を調節する.送風機の形式は,極東機械(株)製 で風量 130m³/min,静風圧 40mmaq,回転数 1000rpm である.

送風機と拡がり部は幅 400mm, 高さ 430mm, 長さ 200mm の合板と同寸法のゴムダクトで接続した. ゴムダクトはゴムパッキンで作成した.ゴム製ダ クトはモーターと送風機の振動を拡がり部以降の 部分へ伝達させないために採用した. 拡がり部へ の空気の流入を流路断面内で極力均一にさせるた めにダクト内に案内羽根を挿入した.防振対策と して風洞の土台に厚さ 10mm の防振パッドを敷い た. 拡がり部は送風機からの空気の速度を減じ, 圧力を上昇させる.これは厚さ10mmの合板と30mm 角の補強材から成り、形状は片側約15°の2次元 的に断面を広げている.集合胴の役目はハニカム および整流金網で速度に対する乱れ強さを減ずる ことである.集合胴は3個の幅400mm,高さ1970mm, 長さ 300mm×3 部分と幅 400mm, 高さ 1970mm, 長さ 300mm×1部分から構成されている.なお,整流金 網は最適開口比 0.57 になるべく近い市販金網を 使用した. 絞り部は二次元絞りでその形状は壁面 に沿ってはく離点が存在しない島の式[3]から算出 して決定した.

測定部の断面寸法は 700mm×300mm,長さが 2100mmである.測定部入口は測定平板前縁におい て流線が曲がらないように下方および上方へ流体 を吹き出す構造とする.また,測定部出口には図 1のようなフラップを設置して,流れ場全体の圧 力を微調整する.測定部側面は数枚のアクリル板 で構成され,それらの板間は温度に基づく熱膨張 によってアクリル側面の開閉が困難にならないよ うに 0.5mmの隙間を設けている.



図1 フラップ

2.3 付属装置

2.3.1 トラバース装置

測定部において任意の位置の速度を測定するに は、測定部を三次元的に動かす必要がある.この ため、トラバース装置を製作した.トラバース装 置はハイトゲージによって高さ方向、ハイトゲー ジを載せている台車によって流れ方向およびスパ ン方向の三次元方向に移動が可能である.



①ファン ②拡がり部図 3 ファンおよび拡がり部

2.3.2 ゲッチンゲンマノメーター

マノメーターの原理は、ピトー管で測定した流 れの圧力によって容器内に封入されているアルコ ールを押し下げ、圧力の大きさを高さに変換する ことである.この変化した高さを読み取り顕微鏡 によって読み取ることによって全圧、静圧または 動圧の大きさを液面高さで測ることが可能である. ゲッチンゲンマノメーターのタンクとガラス管の 径は誤差を少なくするため、断面積比が 0.001 以 下になるようにした^[4].流速はピトー管で測定し た.平板の圧力測定は測定平板に ϕ 0.5mm の孔を 流れ方向に 9 箇所、スパン方向に 200mm 間隔に 3 箇所の合計 27 箇所設けた.動圧および壁面静圧は ビニールチューブを介してタンク内の液面に伝達 され,その液面上昇 Δ H を読み取り顕微鏡で読み 取り,流速 U₁および圧力係数 Cp を求めた.流速 は式(1)で,圧力係数は式(2)で算出した.P-P_∞ はゲージ圧力, Δ H₁は主流速度設定時の液面上昇, C はピトー管係数である. ρ は流体密度で,添字 の al はアルコールおよび a は空気を示す.

$$U = C\sqrt{2\rho_{al}g\Delta H/\rho_a} \tag{1}$$

$$C_{p} = \frac{P - P_{\infty}}{\frac{1}{2}\rho_{a}U_{1}^{2}} = \frac{\rho_{al}g\Delta H}{\frac{1}{2}\rho_{a}U_{1}^{2}}$$
$$= \frac{\rho_{al}g\Delta H}{\frac{1}{2}\rho_{a}\frac{2\rho_{al}g\Delta H_{1}}{\rho_{a}}}C$$
$$= \frac{\Delta H}{\Delta H_{1}}C$$
(2)



図4 整流部



図5 絞り部



①読み取り顕微鏡
 ②ガラス管
 ③タンク
 図6 ゲッチンゲンマノメーター

3. 風洞性能

3.1 絞り部出口断面性能

風洞のファン, 拡がり部, 集合胴および絞り部 を連結した後, 測定平板設置高さの決定と測定部 入口断面における速度の一様性を確認するために 絞り部出口断面の速度分布を測定した. 絞り部出 口断面寸法は幅 700mm, 高さ 400mm である. この 場合の座標系は, 図7に示すように絞り部出口断 面中心を原点とする. 風洞絞り部出口断面の x-y 面および x-z 面の平均速度分布を図8に示す. 主 流速度 U₁は7, 14, 20m/s の3段階に変化させて実 験した. そのときの単位レイノルズ数の範囲は $4.35 \times 10^5 \sim 1.24 \times 10^6 m^{-1}$ である.

図 8(a)のx - y平面では、両端できわめて流速 が低く、端から遠ざかるにつれ増速し、若干主流 速度を超過した後、速度が一定になる.両端の減 速領域は境界層の影響によるもので、上述の傾向 は全流速の範囲で同様であり、境界層の範囲も流 速変化に対してほぼ同じであった.図8(b)のx z平面ではx - y平面に比べ、境界層による減速 領域は広い.絞り部形状は2次元絞りなので上下 壁近傍の流体が絞り部出口にかけ加速される.こ れゆえ、境界層厚さはx - y平面の方が薄くなる. 測定平板設置高さの決定には一様流の範囲を参考 にする.図8から一様流の範囲は幅 600mm、高さ 395mm であった.しかし、余裕を考慮して測定部 平板を絞り部出口底面よりも 50mm 高くした.



図7 測定部入口断面における座標系



3.2 測定平板の壁面圧力分布

測定平板設置高さを確定した後,測定部を製作し,組み立てた.図9に測定部の詳細を示す.



図 9(a) 風洞測定部(Side View)

風洞測定部の製作途中および製作後の写真を図 10 と 11 に示す.測定部は模型の出し入れが容易 になるように開閉可能な構造にした.測定平板を 支持する鋼材はコの字鋼を組み合わせて製作し, 圧力を測定する位置によっては鋼材の位置が可動 できる構造とした.



図 9(b) 風洞測定部 (End view)



図 10 測定部(製作途中)



図11 測定部(製作後)



図12 測定部(End view)

測定部の屋根に連結されているねじで屋根の高 さを変化することで測定部における流れ場の圧力 勾配が調節可能となる.測定部の屋根は分割され た複数枚の厚み 5mm の透明アクリル板で構成され ている.

測定平板上の壁面静圧分布を図15に示す.なお, 図中の圧力係数 Cp は測定平板中央断面における 値である.測定部入口からの距離, X=633mm~ 1833mmの範囲において,圧力勾配はほぼ0である.



図 13 天井板の高さ調節



図14 ピトー管挿入口



4. 結言

物体周りの流れ場を研究する目的とした風洞の 製作および基本性能を調査した結果,以下の知見 を得た.

(1)風洞測定部は幅700mm,高さ300mm,長さ2100mmのもので、風速は最大20m/sまで可変できる.また、単位レイノルズは1.24×10⁶m⁻¹までの範囲が調節可能である.

(2) 絞り部出口断面における一様流の範囲は幅
600mm,高さ395mmである.この結果から測定平板の高さを50mmほど絞り部出口高さより高くした.
(3)測定部入口からの距離,633mm~1833mmの範囲において,ほぼ零圧力勾配の流れ場を実現できた.

参考文献

[1] H. Tennekes and J. L. Lumley : A First Course in Turbulence, MIT Press.

[2]角田哲也,村上文夫:可視化実験用水槽の 設計・製作及び基本性能,大島商船高等専門学校 紀要,第25号,1992.

[3] 島章: 任意のノズル形状に関する直接法および逆法の理論, 東北大速研報告, Vol 17.164[1961/1962].

[4] 日本機械学会:技術資料 流体計測法,日本機械学会.