# 境界層内に置かれた三角柱に作用する流体力

## 加藤榮二, 立川 力\*

(昭和59年9月5日受理)

## Fluid Force on a Triangular Cylinder in a Boundary Layer KATO Eizi\* and TATIKAWA Tutomu\*

Abstract- The object of this report has been to study the separation of a car wiper from the front glass running at a car speed above 140km/h. The body used as the wiper model was two-dimensional triangular cylinder and set up in the boundary layer on the flat plate modeled on the front glass of a car.

The effects of Reynolds number and the space between the body and plate on the force acting on the body have been determined using a wind tunnel balance and by measuring a pressure around the body with a manometer in the Reynolds number range  $1.9 \times 10^4$  to  $7.0 \times 10^4$ .

The drag and lift on the body increased with increasing space between the body and plate. The increment of the lift are attributed to the pressure rise in the model front surface and the pressure reduction in the upper surface. The drag increased, however, the lift kept constant with rising in Reynolds number. The resultant force made a counterclockwise angle of around 16.7° from the direction of the flow.

## 1. 緒 言

境界層内に置かれた物体のまわりの流れは、日常よく 見うけられる。例えば、地上風も大規模な境界層なので、 地上の物体は境界層内に存在しているとも言える。また、 小規模な境界層に関するものとして、自動車速度に制限 のない欧州で高速走行時におけるワイパーの浮き上がり の問題がある。これは、車速が140km/h を越えると ワイパーに作用する流体力のためにワイパーが風防ガラ ス面から離れてしまい、面の拭き取りが十分に行われず 運転に必要な視界を確保できなくなる現象である。

(1~3) 一様流中に置かれた角を持つ物体に関する研究報告は 多いが、境界層内に置かれた場合についてのものは少な い。そこで、本研究ではワイパーを三角柱で、風防ガラ ス面を平板でモデル化し、三角柱まわりの流れを測定す ることによって物体に作用する流体力を調べた。この方 面の報告が少ない現状なので、本研究は実際問題への応 用に対して基礎的資料を提供するものと考えられる。

## 2. 主な記号

a, b, c : 三角柱の斜面(前面)長, 底面(上面) 長, 斜面(後面)長 C<sub>D</sub>, C<sub>L</sub>, C<sub>p</sub>: 抗力・揚力・圧力係数(D/<u>PU<sup>2</sup></u>) h,

$$L \neq \frac{\rho U^2}{2}$$
 h,  $(p - p_0) \neq \frac{\rho U^2}{2}$  ]

D:抗 力  
F:合 力(
$$\sqrt{D^2 + L^2}$$
)  
h:三角柱の高さ  
L,Lm:揚力,運動量の変化による揚力  
p,po:任意の点における圧力,基準圧力  
Q,Q':三角柱内の通路を流れる流量  
Re:レイノルズ数(Uh/ $\nu$ )  
s:平板と三角柱の頂点との距離  
U:主流の速度  
u.u':任意点におけるx方向の速度,変動速度  
 $\sqrt{u'^2}/U$ :x方向の乱れ強さ

v, v':三角柱内の通路における速度

\*茨城大学工学部機械工学科(日立市中成沢町)

 x, y, z : 平板の前縁から平板中心線上600mm下流の 点を原点とし, 流れ方向をx軸とする右手系 の座標

x<sub>1</sub>, x<sub>2</sub>, x<sub>3</sub>:三角柱の各頂点を原点とする前面,上面, 後面の座標

θ:三角柱の頂角

ν, ρ:流体の動粘性係数,密度

、
三角柱の上面に作用する摩擦応力

φ:三角柱に作用する合力が流れ方向となす角度

## 3. 実験装置および方法

### 3.1 実験装置

Fig.1 に装置および測定部の座標系を示す。風胴は, 1971年3月に茨城大学工学部に設置された多目的風胴 (吐出口:800×800mm,風速:4.8~47.7m/s)を 使用した。座標系は,風胴吐出口から600mm下流の平 板中心を原点とし,流れ方向にx軸をとる右手系である。

発達した乱流境界層を作る平板は、アルミニウム製 (長さ×幅×厚さ=800×800×6mm)で,前縁を鋭 角とし風胴吐出口に接触してあり、平板下方から三点(x, y, z)=(-550, -6,0mm),(150, -6,375mm), (150, -6, -375mm)を、尖頭としたボルト先端で 支持され、水平を保ったままy方向へ移動することが可

能となっている。



Fig. 1 Experimental apparatus.

平板には、境界層が十分に成長するのに必要な長さが ないので、境界層の乱流への遷移を早める乱流促進体と して、前縁より20mm下流(x=-580mm)の表面に 黄銅製の角柱(高さ×長さ×幅=12×6×800mm) をz方向に付着し、さらに角柱直後から下流74mmの範 囲にわたって40メッシュのサンドペーパーを取り付け た。また、平板の中心線上には直径0.7mmの圧力測定孔 が流れ方向に21個設けてある。

測定部の周囲の影響が境界層に及ばないように,風胴 吐出口の両側面(x-y面に平行)に透明アクリル樹脂 板(高さ×長さ×厚さ=1450×1033×10mm)を配置した。

物体は, Fig.2 に示すように高さh=32, 底辺b



40

=17, 斜辺a = c = 33 mm, 頂角 $\theta$  = 29.8°の二等 辺三角形断面を有するエポキシ樹脂製の三角柱である。 この物体を境界層内の座標軸の原点に,流れと直交する ように平板の幅一杯に置いた。物体の上流側斜面,底面, 下流側斜面をそれぞれ前面,上面,後面と呼ぶ。これら 3面には,面に直角に17個の圧力測定孔( $No1 \sim 17$ , 直径0.7 mm)がそれぞれz = 0, ±195,±390mm の計5断面に設けられた。表面上の圧力は,三角柱内に 埋め込まれている17本の銅管(外径3 mm)から取り 出す。

#### 3.2 実験方法

先ず,主流速度Uを座標系の原点上方240mmに設定 されたピトー静圧管(直径4mm)と傾斜微圧計(精度 :0.01mmH<sub>2</sub>O,測定範囲:300mmH<sub>2</sub>O)によって調整する。 次に,物体のない状態における主流および境界層の速 度分布u/U,乱れ強さ $\sqrt{u^{2}}/U$ について,x=-320, -240,±160,±80,0の7断面でI形熱線プローブ (熱線の直径・長さ:5×10<sup>-3</sup>,1.0mm,応答周波数:50lH<sub>z</sub>, 測定気流速度:0~200m/s)を移動装置(精度:0.1 mm)に取り付け,y方向に5~10mm間隔で移動し, 熱線流速計(メータ精度:±2%FS,応答周波数:50 kH<sub>z</sub>)により測定した。

また,流れの二次元性を確認するために,  $x = 0 \pm 0$ (y - z)面内でy = h/2=1.6 mm, y = 6h = 192mm の高さにおけるz方向の流れ場を同様にして調べる。

実験のレイノルズ数Reは、実際の状態をカバーする ように選定した。一般に、ワイパーの風防ガラス面から の浮き上がりを引き起こす車速は140km/h 以上と言 われている。この車速およびワイパーの高さをそれぞれ 代表速度・寸法とすれば、問題となるRe は2.2×10<sup>4</sup> 以上と考えられる。そこで、本研究では主流速度Uおよ び三角柱の高さhを代表量とするRe を1.9×10<sup>4</sup> ~ 7.0×10<sup>4</sup> の範囲とした。

物体に作用する 揚・抗力の測定は,物体を風胴天秤 (精度: 0.5% FS,揚・抗力測定範囲:  $\pm 2 \sim \pm 10$ kgf)に装備し,流れを所定のReとした後に平板を水 平に保った状態でyの負方向に移動し,物体と平板間の 隙間 sを s/h = 0.031~10の範囲で変えて行う。

物体表面や平板上の圧力 p は, Uを調整するために原 点の上方に定置されているピトー静圧管の静圧 po を基 準とし,物体上の17点および平板上の21点について ゲッチンゲン形マノメータ(精度:0.05mm H<sub>2</sub>O)で調 べた。

#### 4. 結果および考察

#### 4.1 測定部の流れ場

物体が位置する原点における境界層の厚さは,実験の レイノルズ数Reを通して60~85mmであった。 原 点における境界層のReは,前縁からの距離を代表寸法 とすれば7.1×10<sup>5</sup>なので,この境界層は一般には遷 移領域か又は乱流である。しかし,ここでは境界層の乱 流遷移への促進体として角柱やサンドペーパーが使われ ているため,境界層は乱流になっていると考えられる。 このことはFig. 3において,u/Uが乱流速度分布の 1/7乗則と良く一致している事実からも確認できた。





測定部の速度・乱れ分布 u/U,  $\sqrt{u'^2}/U$ は Fig.4のとおり良好な二次元性を有する。

平板上の圧力  $Cp = (p - p_0) / (\rho U^2 / 2)$ は, Fig. 5 で示されるように流れ方向に一定であった。

#### 4.2 揚力および抗力

Fig. 6に揚力L, 抗力Dを無次元化した揚力・抗力 係数 $C_L$ ,  $C_D$ を表わす。 $C_L$ ,  $C_D$  は物体と平板との距 離  $s \neq h$ とともに増加した。したがって、ひとたび物体



Fig. 4 Flow field in the direction of z-axis.



Fig. 5 Pressure distribution on the flat plate.



Fig. 6 Lift and drag.

が平板から離れると、この間隔をより増大する方向に揚 力が作用する。 $C_D$  は $R_e$  の大きなものほど著しいが、 $C_L$ は $R_e$  にはほとんど影響されず各 s / h について一 定値 をとった。

揚抗比  $C_L / C_D$  は, Fig. 7 に見られるようにReに よる差は小さく, また s / h に対してもほとんど一定で あり, 0.3 前後の値をとる。このことから, Fig. 8 に 示すように物体に作用する合力 F の方向  $\varphi$  は, 次式で表 わされる。

$$\varphi = \tan^{-1} \frac{L}{D} = \tan^{-1} \frac{C_L}{C_D} = \tan^{-1} 0.3 = 1.67^{\circ}$$
 (1)

すなわち, Fは流れ方向から反時計方向に1 6.7°程 度の角度で作用する。



Fig. 7 Lift/Drag ratio.



Fig. 8 Forces on the model.

#### 4.3 物体まわりの圧力

物体上および平板上の圧力 p を無次元化した C p は, F ig. 9 (a), (b), (c), F ig. 10 (a), (b), (c) のとおりで あった。F ig. 9 では,物体の前・上・後面の座標  $x_1$ ,  $x_2$ ,  $x_3$  を各面の長さa, b, c で無次元化してある。 物体の前面  $x_1$  / a の C p は, Re および s / h ととも に高くなり前面の後半部で最大値をとる。これは, Fig. 10 でReを増大させたとき,流れが物体にせき止められて低速となり,原点付近の物体前方(x < 0)における Cpが上昇することに対応している。





上面  $x_2$ /b において Fig. 9(a)の Re = 1.9×10<sup>4</sup> を 除けば, Cp は s / h の増加に伴って減少するが, Re に対しては一定であった。上面の Cp が低下することは 揚力の増大を意味する。これは Fig. 6 において, CL が s / h とともに大きくなる事実に表われている。Fig. 9(a)の Re = 1.9×10<sup>4</sup> は他の Reに比べて高い Cp を 示した。この現象は上面の逆流が弱いためと考えられる。

後面  $x_3/c$  における Cp は, Re = 1.9 × 10<sup>4</sup> で 2 カ 所その他のRe において 1 カ所の突出点を持つが, こ れ ら以外ではRe および s /h が増すほど小さい値となっ た。これは, Fig. 10 の物体近くの後方部(x > 0) で, Re が大きくなると逆流が強くなり 低圧領域が拡大 することに対応しており, Cp の増加を意味しFig. 6 の傾向と一致する。ただし,  $Re = 1.9 \times 10^4$ の最初 の突出点(Fig. 9)において,  $Cp \ ds \ /h$ の大きさ とともに増し他のものとは逆の傾向にある。



Fig. 10 Pressure on the flat plate.

### 4.4 物体上の圧力と揚・抗力

ここで、物体まわりの圧力 p と揚・抗力 L, D との関 係を考察する。前・後面の摩擦力の影響は小さいと考え られるので,これは無視した。Fig. 11 より、物体断面 の各頂点をそれぞれの原点とし、前・上・後面の座標お よび長さを各々 $x_1$ ,  $x_2$ ,  $x_3$ ; a, b, cとすれば, LおよびDについて次式を得る。



Fig. 11 Pressure and shear stress on the model.

$$L = \int_{0}^{a} p \sin \frac{\theta}{2} dx_{1} - \int_{0}^{b} p dx_{2}$$
$$+ \int_{0}^{c} p \sin \frac{\theta}{2} dx_{3} \qquad (2)$$
$$D = \int_{0}^{a} p \cos \frac{\theta}{2} dx_{1} - \int_{0}^{b} \tau dx_{2}$$
$$- \int_{0}^{c} p \cos \frac{\theta}{2} dx_{3} \qquad (3)$$

すなわち、s/hの増加に伴ってLを大きくするもの は、前面のp上昇と上面のp低下である。後面のp減少 はLを減らす方向に作用するが、前の二者に比べて小さ いので結果としてLの増加となる。

また, D増加の主因は前面におけるp増大であった。 上面の逆流による摩擦応力  $\tau$  や後面のpは, Dを減らす 方向に作用するが前面のpに比較して小さいため, 結局 Re や s /hの大きさに伴ってDも増す。

したがって,実際問題としてのワイパーの浮き上がり に対する流体力学的方策として,例えばFig. 12 のよ うなものが考えられる。すなわち,主に前面と上面との 圧力差を利用し,前面から上面への通路による流れ(流 量Q,流速 v)を作り,運動量の変化に基づく負の揚力を 発生させる。後面と上面間の圧力差は小さい(Fig.9)



Fig. 12 Method of decreasing the lift.

ので,こちらの流れ(流量Q',流速v')はあまりあてに ならない。この場合に得られる負の揚力Lmは次式で与 えられる。

$$Lm = (\rho Qv + \rho Q'v') (1 - s i n \frac{\theta}{2})$$
(4)

この場力低減策についての実験的検討は,今後の課題 である。

## 5. 結 言

実験の範囲内で以下のことが明らかになった。

- 1)物体に作用する揚・抗力は,物体と平板との間隔が 増すと大きくなる。
- 2) 揚力の増大の主因は,物体前面の圧力上昇と上面に おける圧力低下である。
- 3) 抗力はレイノルズ数とともに増加するが, 揚力はレ イノルズ数に対して一定である。
- 4)物体に作用する流体力の合力は,流れ方向から反時 計まわりに16.7°前後の方向に働く。
- 5) 揚力を減少させる方法として,例えば前・後面と上 面との間に通路を設け,運動量の変化による負の揚力 を利用するものが考えられる。

終わりに,本実験に協力された当時の卒研生の諸氏に 謝意を表す。

#### 参考文献

- Hoerner, S, F., Fluid-Dynamic Drag, Published by the Author (1958), 3-9.
- 2) 溝田, 岡島., 土木学会論文報告集, 312 (1981), 39.
- 3) 鮎川ほか2名.,流れの可視化、4-14(1984), 171.
- 4) Barth, R., ATZ, 66-11(1964), 323.
- 5) Ibid., 66-12(1964), 349.
- 6) 坂本ほか2名.,日本機械学会論文集 B編,49-437(1983),44.
- 7) 大谷., 自動車技術, 20-7(1960), 690.
- Schlichting, H., Boundary Layer Theory 7 th ed., McGraw-Hill(1979), 453.