Arc-Groove를 가진 D-형상 물체 주위 유동에 관한 연구

서성호* · 남청도** · 이형우*** · 홍철현**** †

A Study on the Flow around a D-shape Bluff Body with Arc-Groove

Seong-Ho Seo*, Chung-Do Nam**, Hyoung-Woo Lee***, Cheol-Hyun Hong*****

Key Words : Bluff body(문툭한 물체), Arc-groove(호형 그루브), Cavity flow(캐비티 유동), Drag reduction(항력 감소), Energy saving (에너지 절감), Phase average(위상평균)

ABSTRACT

Object of this study is to see whether the arc-groove on a D-shape bluff body effects the drag reduction or not. To this end, the changes of the boundary layer on the surface of the object, the downstream flow field and wake flow were found by experiments. The experiments are conducted by changing number and depth of the groove, angle of the first groove and Reynolds number(Re). Groove did not effect on the surface in the downstream boundary layer of the object and was minimal impact on the time mean velocity recovery of the wake flow. Also the effects of Groove did not have a significant impact on the structure of the wake and the wake frequency. Therefore it is found that the arc-groove of the drag reduction effect on the D-shape bluff body was smaller.

1. 서 론

물체 표면의 유동을 제어하여 항력을 저감시키면 비행기, 자동차, 선박 등의 효율을 증가시켜 에너지 절감에도 효과가 크다. 따라서 물체 주위의 유동장 제어에 관한 응용연구는 유체역학적으로 중요한 연구과제이다.⁽¹⁾

특히 외부에너지의 공급 없이 물체의 기하학적 형상을 변 경하여 물체의 항력을 저감하는 것은 공학적 측면과 실용적 인 측면에서 중요하다고 할 수 있다.

이러한 외부에너지의 공급 없이 수동적 유동 제어 방법 중 에서 대표적인 예가 골프공의 딤플(dimple)을 들 수 있다. 골프공의 표면에 압입의 방법으로 딤플 형상을 구현하고, 구 현된 딤플형상은 외부 유동에 의해 딤플 내부에 캐비티 유동 이 발생한다. 이렇게 발생된 캐비티는 표면 경계층이 교란을 받아 운동에너지가 혼입되어 골프공 표면의 유동 박리를 지 연되는 것으로 알려져 있다. Bearman and Harvey⁽²⁾는 딤플을 원주 표면에 형성하여 $2 \times 10^4 \le Re \le 3 \times 10^5$ 범위에서 항력계수(Drag Coefficient, C_D)와 스트로할수(Strouhal Number, S_t)를 측정하여 항력 계수의 변화를 측정하였고, 노기덕과 박지태⁽³⁾는 정방형 딤 플에 의해 원주의 항력이 28% 감소함을 확인하였다.

딤플 대신 그루브(groove)에 의한 유동제어를 통해 항력감 소를 위한 연구 또한 다양하게 이루어지고 있다. Takeyoshi and Michihisa⁽⁴⁾는 원주 표면에 하나의 호형 그루브(arcgroove)를 설치하여 항력 감소 효과를 연구하였고, Shinichi 등⁽⁵⁾은 Groove의 깊이가 원주의 항력과 유동장 변화에 미치 는 영향을 연구하였다. 그리고 Robarge and Stark(2004)⁽⁶⁾ 는 익형 NACA 0015에 하나의 호형 Groove를 설치하여 실 험한 결과, 최적의 Groove 깊이는 경계층 두께의 0.6에서 1.0의 범위이며, Groove의 폭 대비 깊이의 비는 0.1에서 0.15가 최적값임을 밝힌 바 있다. Suresh et al⁽⁷⁾은 D-형상 의 물체 표면에 거칠기를 두어 전산해석을 통해 항력 저감

2013 한국유체기계학회 학술대회 발표 논문, 2013년 11월 27-29일, 제주

^{*} 한국과학기술정보연구원(Division of Marine Engineering, Korea Maritime and Ocean University)

^{**} 한국해양대학교 기관공학부(Korea Institude of Science and Technology Information)

^{***} 중원대학교 메카트로닉스학과(Department of Mechatronics Engineering, Jungwon University)

^{****} 부산대학교 기계설계전산화인력양성센터(Pusan Educational Center of Cpmputer Aided Machine Design)

[†] 교신저자(Corresponding Author), E-mail : chhong@pusan.ac.kr

The KSFM Journal of Fluid Machinery: Vol. 17, No. 6, December, 2014, pp.59~63(Received 05 Dec. 2013; accepted for publication 13 Sep. 2014) 한국유체기계학회 논문집: 제17권, 제6호, pp.59~63, 2014(논문접수일자: 2013.12.05, 심사완료일자: 2014.09.13) 59



효과를 관찰하였다.

본 연구에서는 D-형상의 물체 표면에 Arc-Groove를 형 성하여 물체 표면에서의 후류 경계층과 유동장의 변화 그리 고 와유출 현상을 살펴봄으로써 과연, D-형상에서 Arc-Groove가 항력 저감에 효과가 있는지를 확인하고자 한다.

2. 실험장치 및 방법

본 실험은 풍동을 이용하여 수행하였으며, 풍동은 개회로 형 아음속 풍동으로 측정부의 크기는 305mm×305mm(가로× 세로)이다. 실험구간의 난류강도는 약 1%로 균일유동을 유지 하도록 하였다. 후류 유동장 측정에는 정온형 열선풍속계 (TSI, model IFA300)와 I형 열선과 X형 열선(Kanomax)을 사용하였으며, 열선풍속계에서 나오는 전압신호는 5배의 저 역통과 필터를 거쳐 A/D변환기를 통해 PC로 저장하였다. 자 료의 추출간격을 100 µs(10 kHz)로 하여 측정 지점당 40,960 개의 데이터를 획득하여 통계 처리하였다. X형 열선 프로브 의 이송은 정밀도가 0.01 mm인 자동이송장치를 사용하였다.

실험에 사용한 D-형상 실린더와 좌표계를 Fig. 1에 나타 내었다. 실험에 사용한 모델은 표면이 매끈한 형상의 실린더 를 포함하여 총 3가지이다. Groove의 깊이는 1 mm이며, Groove의 폭은 3.2 mm로 원주 직경 대비 8%이다. Groove 간 피치는 11°로 설정하였다. 실린더의 직경은 40mm이다. 자유유동속도는 6.5m/s에서 21m/s까지 변화시켰으며, 이에 대응하는 레이놀즈수(Re)는 1.72×10⁴ ≤ Re ≤ 5.54×10⁴ 이다.

Fig. 1에서 보는 바와 같이 Groove의 각도는 X 좌표상에 서 가장 가까운 첫 번째 Groove의 중심을 기준으로 60°로 고정하였다. 후류 유동장은 X=6D 지점에서 Y=+3D~-3D 범위로 0.8mm 간격으로 31지점에서 X형 열선브로프로 측정



Fig. 3 Maximum velocity defect

하였으며, 실린더 표면의 경계층 유동은 I형 열선 프로브를 이용하여 속도를 측정하였다. 그리고 측정시스템의 개략도 는 Fig. 2와 같다.

3. 실험 결과 및 고찰

3.1 시간평균 후류 유동장

Fig. 3은 후류 유동장에서 최대 속도 결손(maximum velocity defect)을 비교한 것이다. 최대 속도 결손은 Y=0에 서 U속도의 결손량으로 자유유동 속도(U_o)와의 차이값이다. Ite ≥ 4×10⁴에서는 표면이 매끈한 물체와 Groove가 형성된 물체와의 최대 속도 결손량에 차이가 다소 커지고 있고, 그 차이값도 일정하게 유지되고 있다.

Fig. 4는 후류 유동장의 U/U₀를 분석한 결과이다. Re≥4×10⁴에서 Groove가 3개인 경우, 후류유동장에서 속도 회복이 조금씩 나타나고, 이후의 Re 범위에서 모두 비슷한 속도 회복 양상을 보이고 있다. 속도 회복은 항력 저감의 효



과를 정성적으로 판단할 수 있는 인자(parameter)로 Groove에 의한 항력 저감 효과가 나타나고 있음을 알 수 있 다. 하지만 속도 회복량은 크지 않은 것으로 보인다.

Fig. 5와 Fig. 6은 난류강도(u'/U_o, v'/U_o)를 나타낸 그림 이다. 매끈한 원주와 비교하여 큰 변화를 볼 수는 없지만, u'/U_o의 경우 Re≥4×10⁴에서 Groove가 있는 물체의 경우 다소 감소한 결과를 얻었다. 난류폭은 줄어들지 않았다. 난 류강도는 소규모 난류구조로 변화를 감지하여 에너지의 소 산의 영향을 볼 수 있는 인자로서, 본 실험의 경우에는 이러 한 영향을 관찰할 수 없었다.

자유유동속도를 24 m/s로 하여 조직적인 와에 해당하는 조건부 신호의 위상과 동일한 속도신호를 추출(sampling)한 후 앙상블 평균(ensemble average)을 하여 한 지점에서의 위상평균화된 데이터를 얻었다. Y방향 속도성분인 V신호의



Fig. 7 Power spectrums of V-velocity at X/D=6, Y/D=0

파워스펙트럼을 Fig. 7에 나타내었다. 표면이 매끄러운 경우 와 Groove 3개의 경우 비슷한 와유출주파수에서 뾰족한 첨 두치를 보이고 있고, 이 주파수를 기준으로 조건부 신호를 추출한 후 위상평균화하였다.

Fig. 8은 위상평균된 속도를 와 이동속도(Ua)로 감하여 나타낸 속도벡터장이다. 응집와의 중심과 새들(saddle)을 확 연히 볼 수 있다. Groove가 3개인 원주의 경우와 매끈한 원 주의 경우 차이가 나지 않는다. 이는 Groove의 영향이 후류 유동장까지 미치지 못하고 있음을 나타낸다고 생각된다.

원주의 근접 후류 유동장을 살펴보기 위해 PIV 계측을 수 행하였다. PIV 계측은 0.5≤X/D≤3.0, -1.5≤Y/D≤1.5의 유동장 범위에서 수행하였으며, 자유유동 속도는 16m/s로 고정하였다. Fig. 9는 근접 후류에 대한 시간평균유동장을 나타내고 있다. 매끄러운 형상과 Groove가 있는 형상간의



차이가 없음을 알 수 있다.

Groove에 의한 유동제어 효과가 후류 유동장에는 많은 영 향을 미치지 않는 이유를 좀 더 자세히 알아보고자 물체 상부 벽면 근처의 경계층 유동을 측정하였다. Fig. 10은 Groove 형상 모델과 경계층 속도 측정 개시점(starting point)의 개 략도를 보여주고 있다. X=0, Y/D=0.51를 개시점으로 하여 X방향으로 2 mm 이동하고 Y방향으로는 0.1 mm씩 이동하면 서 X 위치당 Y방향으로 20개 지점에서 I형 프로브로 속도를 측정하였다.

Fig. 11은 표면 부근에서의 유동방향 시간평균속도를 나타 낸 그림이다. 시간평균속도분포에서 전단부에서는 Groove의 영향이 크게 나타나면서 표면 근처에서의 평균속도가 매끈한 원주의 경우보다 많이 회복되어 있다. 이는 Groove내에서 형 성된 박리기포(separation bubble)와 유동교란(turbulence generation by the shear layer instability)에 의해 표면 근 처 유동으로 운동량이 공급되기 때문이다. 후단부로 가면서 매끈한 경우와 Groove가 있는 경우의 평균속도 분포는 비슷 한 양상으로 수렴되고 있다. 이렇게 표면 근처에서의 속도 회 복이 지속되지 못함으로 인해 후류 유동장에서의 후류폭 감 소와 속도 결손량의 감소 효과를 가지오지 못하고, 결과적으 로 항력 저감이라는 유동 제어 목적을 달성하지 못한 것으로 판단된다.

Fig. 12는 유동방향 난류강도를 표시한 그림이다. 매끈한 원주는 난류강도의 최대지점인 Y/D=0.52~0.53에서 난류전 단층 중심이 확연히 나타나고 있다. 이에 반해 Groove가 형



Fig. 9 The time mean velocity field at $0 \le X/D \le 3.0$

성된 원주는 난류전단층의 형성이 지연되고, 크기도 상당히 감소하고 있음을 알 수 있다.

이처럼 경계층 유동장에서 관찰된 Groove 영향에 의한 유 동장의 변화가 후류 유동장에서는 크게 나타나지 않았다. 이 는 Groove에 의해 물체 전단부에서 유동 박리가 지연되었으 나 운동에너지의 부족으로 유동이 벽면 후단부까지 진행되 지 못한 결과, 후류 유동장에서 매끈한 원주와 비슷한 유동 형태를 보여주었다.

4.결론

본 연구에서는 D-형상의 물체 표면에 Arc-Groove를 형 성하여 물체 표면에서의 후류 경계층과 유동장의 변화 그리 고 와유출 현상을 살펴보았다.

물체 표면 후류 경계층은 초기에는 Groove내 캐비티 유동 에 의해 평균속도 회복이 일어나면서 유동박리가 다소 지연 되고, 표면이 매끈한 경우에 나타난 난류전단층의 크기도 상 당히 감소하였지만, 물체 표면 후단까지 Groove의 영향이 미치지 못함을 확인하였다.

Groove가 있는 경우, Groove가 없는 경우에 비하여 후류



Fig. 12 Streamwise turbulent intensity distribution near the surface of the D-shaped body

유동장에서 시간평균속도 회복은 다소 이루어졌으나, 미미 한 수준이었으며 후류 폭 감소도 크게 보이지 않았다.

Groove가 있는 경우와 없는 경우에서 후류 와유출 주파수 는 비슷하게 나타났으며, 와의 구조 또한 큰 변화를 나타내 지 않았다.

따라서 본 연구에서 Arc-Groove를 가진 D-형상에서는 후류 유동제어를 통한 항력 저감 효과는 아주 미미한 것으로 판단된다.

마지막으로 D-형상 물체의 유동 제어를 위한 본 연구는 향후 추가적인 연구와 함께 폭넓은 레이놀즈 수 범위에서의 후속 연구가 계속 이어져야 될 것으로 판단된다.

후 기

이 논문은 2012년 교육부의 재원으로 한국연구재단의 지 원을 받아 수행된 연구임(NO.2012R1A1A2007814).

References

 Bearman, P. W. and Trueman, D. M., 1972, "An Investigation of the Flow around Rectangular Cylinders," aeronautic, Vol. 23, pp. 229~237.

- (2) Bearman, P. A and Harvey, J. K., 1993, "Control of circular cylinder flow by the use of dimples," AIAA Journal, Vol. 31, No. 10, pp. 1753~1756.
- (3) 노기덕, 박지태, 2002, "표면에 정방형 딤플을 가진 원주의 항력저감 특성," 한국박용기관학회지, Vol. 26, No. 2, pp. 233~239.
- (4) Takeyoshi, K. and Michihisa, T., 1991, "Fluid dynamic effects of grooves on circular cylinder surface," AIAA Journal, Vol. 29, pp. 2062~2068.
- (5) Shinichi, T., Takuya, S. and Katsumi, A., 2004, "Drag Reduction Mechanism of a Circular Cylinder by Arc Grooves," Transactions of JSME B, Vol. 70, No. 697, pp. 2363~2370.
- (6) Robarge, T. W. and Stark, A. M., 2004, "Design Considerations for Using Indented Surface Treatments to Control Boundary Layer Separation," 42nd AIAA Aerospace Sciences Meeting and Exhibit, AIAA 2004– 425.
- (7) Suresh1, V., Prasad1, R. A., Pillai, S. N. and Kumar, C. S., 2012, "Influence of surface roughness on drag and flow field of D-shape model," VI National Conference on Wind Engineering.