각접촉 볼베어링의 강성 모델링에 관한 연구 Modeling of stiffness coefficients for angular contact ball bearing *배균형¹, 황주호², [#]홍성울³

*배규현¹, 황주호², [#]홍성욱³ *G.H.Bae¹, J.H.Hwang², [#]S.W.Hong (swhong@kumoh.ac.kr)³ ¹ 금오공과대학교 기전공학과, ² 한국기계연구원, ³금오공과대학교 기계공학부

Key words : Angular contact ball bearing, Stiffness coefficient, Axial preload, Radial load,

1. 서론

회전체는 동력을 사용하는 대부분의 분야에서 동력발생 및 전달을 위하여 널리 사용되고 있다. 회전체는 산업의 발전과 함께 고속화와 경량화가 꾸준히 진행되어 왔으며, 특히 고속환경에서의 활용을 위해 그 정밀도 또한 매우 중 용한 요소로 취급되고 있다. 회전체를 구성하는 요소 중 베어링은 회전체의 무게와 외부하중을 지지하며 작은 마찰 력으로 회전을 유지시켜 회전체의 고속화와 정밀도에 중요 한 역할을 한다. 본 논문에서 고려하고 있는 각접촉 볼베 어링(Angular contact ball bearing)은 고속, 정밀성을 가지며 축방향과 반경방향의 복합하중을 지지할 수 있는 장점이 있다.^[1-2]

볼베어링은 회전체의 동적 특성에 크게 영향을 미치므 로 정확한 특성을 파악할 필요가 있다. 회전체 동적 모델 링에 있어 볼베어링은 축방향 및 반경방향의 강성으로 고 려할 수 있으나 설치 및 운전조건에 따른 변화가 크기 때 문에 이를 고려한 강성모델이 필요하다. 특히 본 연구에서 고려하고 있는 각접촉 볼베어링은 설치방법, 축예압, 반경 방향중조건에 따라 그 특성이 달라진다.^[1-2]

본 논문에서는 각접촉 볼베어링의 강성을 예측하기 위 하여 모델링을 하였고 예압의 변화에 따른 효과를 계산하 였으며 그 타당성을 검증하였다. 이를 위해 업체에서 제공 하는 데이터와 Harris^[1]의 식을 통해 얻어진 결과와 비교하 였다. 또한 회전속도의 변화에 따른 강성의 변화를 살펴보 았다. 또한 상용의 베어링의 주어진 강성수치와 비교를 통 하여 시뮬레이션을 검증하였다.

2. 각접촉 볼베어링의 강성 모델링

본 연구에서는 베어링의 강성을 구하기 위하여 DeMul 의 모델^[2]을 이용하였다. DeMul 의 모델은 수정된 Harris 모 델로 볼과 베어링 내 외륜 사이의 상호작용을 기반으로 식 이 구성된다.^[2] DeMul 모델의 시뮬레이션의 강성 계산결과 와 비교를 위하여 Harris 모델로부터 강성을 계산하였다. Harris 모델의 경우 축방향 강성만을 그 대상으로 하였다.

본 논문에서 해석대상으로 NSK 사의 70 계열 베어링으 로 선택하였다. NSK 사에서 제공하는 베어링 강성 데이터^[3] 와 본 연구에서 얻어진 계산결과를 비교함으로서 개발된 모델의 타당성을 검증하였다. 베어링의 볼과 내·외륜간의 접촉각이 15, 25, 30 인 베어링을 계산하였으며 대상 베어링 의 기본적인 기하학적인 치수정보는 Table 1 과 같다.

3. 강성 해석결과

Fig. 1 은 축예압을 변화시키는 경우의 베어링 축방향강 성을 비교해서 보여주고 있다. 축방향강성의 경우 NSK 에 서 제공하는 데이터와 Harris 모델에서 계산된 결과를 같이 비교하였다. 접촉각이 작은 경우 모든 계산결과가 대체로 비슷한 추세를 보이고 있으나 접촉각이 커지면 DeMul 의 식을 이용한 계산결과가 NSK 의 결과와 잘 일치하는 것을 볼 수 있다. Fig. 2 에서는 DeMul 의 모델을 이용한 반경방향 강성과 NSK 에서 제공한 결과를 비교하고 있다. 축방향과 마찬가지로 DeMul 모델을 이용한 결과가 NSK 제공 강성 데이터를 잘 예측할 수 있음을 보여주고 있다. 본 논문에 서 제시한 7014 베어링 뿐만 아니라 다른 베어링에서도 대 체로 유사한 특성을 보이고 있다. 따라서 DeMul 의 모델이 베어링 제조업체에서 제공하는 데이터를 잘 묘사할 수 있 는 것으로 판단된다.

계산결과로부터 알 수 있는 바와 같이 동일계열의 베어 링에서 접촉각의 변화에 따라 강성이 달라지는데, 일반적 으로 접촉각이 증가함에 따라 축방향강성(Axial stiffness)이 증가하며, 반경방향강성(Radial stiffness)은 감소하는 것을 알 수 있다.

Table 1 Essential geometry information for bearing (NSK7014)

| | Unit | | Unit |
|---------------------------------------|--------|---|----------|
| Inner diameter | 70mm | Ball diameter | 11.9mm |
| Outer diameter | 110mm | Ball number | 20 |
| Pitch diameter | 90mm | Contact angle | 15/25/30 |
| Curvature percentage : \mathbf{f}_i | 0.5199 | Curvature percentage : \mathbf{f}_{0} | 0.5199 |







Fig. 2 Radial stiffness of angular contact ball bearing (NSK7010) subjected to axial preload



Fig. 3 Change of stiffness coefficients w.r.t. curvature radius change (NSK7014C)



Fig. 4 Axial stiffness of angular contact ball bearing (NSK7014C) subjected to axial preload and rotational speed

한편, 베어링의 특성계산에 있어 베어링의 기하학적 정 보가 매우 중요한 영향을 미치게 된다. 특히 베어링 내외 륜 그루브(Groove)의 곡률이 접촉면에 크게 영향을 미치게 되므로 큰 영향을 미치게 된다. 내외륜 곡률의 변화에 따 른 강성의 변화를 Fig. 3 에 도시하였다. 곡률의 변화에 따 라 계산된 강성의 차이를 볼 수 있다. 곡률비가 증가함에 따라 강성이 감소하는 것을 알 수 있다. 베어링 내외륜의 곡률 정보는 일반적인 사용자에게는 제공되지 않는 데이터 로서 이 정보들을 정확하게 파악하는 것이 계산결과의 정 확도에 크게 영향을 미침을 알 수 있다.

Figs. 4 와 5 에는 회전속도에 따른 강성의 변화를 살펴보 았다. 축예압, 속도 변화 따른 강성을 각각의 축으로 하여 결과를 도시하였다. 속도가 증가함에 따라 강성이 감소하 는 것을 알 수 있다. 예압이 증가함에 따라 속도 증가에 다른 강성의 변화가 작아지는 것을 볼 수 있다. 비교적 큰 예압이 가해지는 경우 속도변화에 의한 강성변화가 전체강 성에 큰 영향을 미치지 않는 것으로 파악된다.

Fig. 6 에는 반경방향 하중이 인가된 경우의 강성을 보여 주고 있다. 축예압은 정위치예압으로 9μm 를 인가하였다. 반경방향 하중이 증가할수록 강성이 감소하는 결과를 얻을 수가 있었다. 특히, 반경방향 하중이 가해지는 y 방향의 강 성이 더 크게 감소하는 것을 알 수 있다. 이와 같은 변화 는 회전체의 수직 수평 특성이 달라지는 비등방성 (Anisotropy)을 야기하게 되므로 회전체의 진동양상을 복잡 하게 한다.



Fig. 5 Radial stiffness of angular contact ball bearing (NSK7014C) subjected to axial preload and rotational speed



Fig. 6 Radial stiffness of angular contact ball bearing (NSK7014C) subjected to radial load

4. 요약 및 결론

본 본문은 각접촉 볼베어링의 강성을 모델링하고 이를 기초로 강성을 계산하였다. 계산결과의 검증을 위해 제조 업체에서 제공하는 데이터와 기존의 계산 공식을 이용한 결과를 비교하였다. 베어링의 곡률변화에 따른 민감도 분 석을 통해 내부형상이 결과에 미치는 영향을 분석하였다. 축예압, 회전속도 및 반경방향 하중에 따른 축방향 강성 및 반경방향 강성을 계산하였으며 강성의 추세를 검토하였 다. 개발된 베어링 모델은 베어링 특성을 분석하고 회전체 를 설계하는 데 유용하게 활용될 수 있을 것으로 사료된다.

후기

본 연구는 기계장비 정밀도 시뮬레이션 플랫폼 기술 개발 사업의 연구비 지원에 의해 수행되었습니다.

참고문헌

- Harris, T. A., "Rolling Bearing Analysis," John Wiley &Sons, New York, 1990
- DeMul, J. M., Vree, J. M. and Maas, D. A., "Equilibrium and Associated Load Distribution in Ball and Roller Bearings Loaded in Five Degrees of Freedom While Neglecting Friction-Part I: General Theory and Application to Ball Bearings," ASME Journal of Tribology, Vol. 111, No. 1, pp.142-148, 1989.
- 3. NSK, "Super Precision Bearing Catalog," NSK, 2003