

방음차륜에 의한 철도차량 소음진동저감 연구

Study on the Effect of Elastic Wheel from the viewpoint of Noise and Vibration of Railway Vehicle

유 원희* 김 재철** 문 경호*** 서 정원*** 펭 정광****
You, Won-Hee Kim, Jae-Chul Moon, Kyung-Ho Soe, Jung-Won Paeng, Jung-Goang

ABSTRACT

The object of this study is to investigate the effect of elastic wheel from the viewpoint of noise and vibration of railway vehicle. The vibration reduction was predicted from the FRF difference between elastic wheel and solid wheel by FEM simulation. The elastic wheel and solid wheel were compared in viewpoint of carbody vibration and car interior noise level. The effect of elastic wheel on the noise and vibration of subway vehicle was obtained. But, the application of elastic wheel must be reviewed in some aspect.

1. 서론

차량의 소음진동에 있어서 가장 중요한 요소중 하나는 전동음이다. 전기동차의 전동음은 차내 소음은 물론 차외소음에 가장 큰 영향을 미치는 소음원이다. 일반적으로 약 80Km/h 이하의 저속에서는 추진장치의 소음이 가장 큰 소음원이 되고 있으나 80Km/h ~ 250Km/h 에서는 전동음이 가장 큰 소음원이 되고 있다. 이러한 전동음을 저감하기 위하여 1970년대 부터 많은 연구가 이루어져 왔으며 그 결과로 여러 가지 저감대책이 제시되고 있다. 레일 또는 차륜의 요철(凹凸)관리 및 정밀작정을 통해 차륜/레일 사이의 상호 미세충격에 의한 전동음의 소음수준을 감소시키는 방법이 제시되고 있으며, 보다 현실적이고 적극적인 방법으로서 방음차륜과 같이 차륜/레일 사이의 상호 미세충격에 의한 휠의 진동 및 소음에너지를 흡수함으로서 전동음을 현저히 감소시키는 방법이 제시되어 유럽에서는 실제 적용되고 있다. 방음차륜을 이용한 방법과 더불어 레일의 하부에 고무와 같은 점탄성재료를 이용한 탄성받침을 축부함으로서 차륜/레일의 상호작용에 의한 궤도진동을 감소시켜 레일작정주기를 증가시키고 환경진동 문제를 현저히 감소시키는 방법도 제시되고 있다.

* 한국철도기술연구원 책임연구원

** 한국철도기술연구원 선임연구원

*** 한국철도기술연구원 주임연구원

**** 철도청 환경담당

본 연구는 전동음을 저감시키기 위한 하나의 방법으로서 일체차륜 대신에 방음차륜을 적용하기 위한 검토단계로서 방음차륜에 의한 지하철차량의 소음진동 저감효과에 대하여 연구하는 것을 목적으로 한다.

2. 본론

2.1 방음차륜의 종류 및 효과

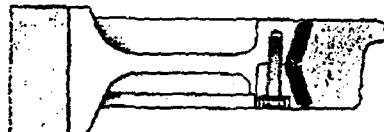
앞에서 언급한 바와 같이 중속도 이상에서는 차륜/레일 전동음이 차량내부 및 외부소음의 주된 원인이 된다. 이를 효과적으로 저감하기 위하여 특수한 형태의 차륜이 개발되어 쓰이고 있는데 이를 탄성차륜, 댐핑차륜 또는 방음차륜등의 여러 가지 이름으로 부르고 있다. 물론 각각의 명칭은 그 차륜의 음향학적 특성을 고려하여 붙이게 된 것이지만 여기에서는 ‘방음차륜’이라는 하나의 명칭으로 부르기로 한다. 방음차륜은 특히 추진동력장치의 소음이 충분히 낮을 때 전체소음수준을 상당히 저감시킬 수 있다고 알려져 있다.

또한, 방음차륜은 차륜이 곡선을 주행할 때 생기는 날카로운 음을 효과적으로 제어할 수 있으며 많은 경우 거의 완전히 제거할 수 있다고 알려져 있다. 즉, 지하철과 같이 반경이 짧은 곡선이 많은 구간에서 차륜 회전시 생기는 미끄럼소음을 제어하는 데 아주 효과적이다. 차륜의 소음은 차륜과 차축 사이가 견고하게 연결되어 있기 때문에 곡선 선로상에서 차륜의 주행이 부드럽지 못하게 되고 차륜이 레일 표면에서 횡방향으로 미끄러지면서 계속되는 스틱슬립(Stick-Slip) 과정을 거치면서 차륜의 고유모우드가 여기되어 고체소음(Structure-borne Noise)이 공기소음(Air-borne Noise)으로 변하게 된다. 따라서 차륜의 형상을 변경시키기보다는 여기되는 고체소음을 제어함으로서 차륜이 갖는 진동에너지를 감소시킬 수 있다. 차륜의 진동에너지의 감소는 동시에 공기소음수준을 감소시키게 된다.

이러한 배경을 바탕으로 현재 개발되어 있는 방음차륜은 대체로 크게 2종류로 나눌 수 있다. 첫 번째는 차륜과 레일 사이의 상호작용에 의한 진동이 윤축으로 전달되는 것을 댐핑을 이용하여 감소시키는 것이고, 두 번째는 윤축의 진동자체를 흡진기(Vibration Absorber)를 이용하여 감소시키는 것이다. 제동장치의 종류에 따라 구별되어 사용되고 있으며, 지적재산권의 범위를 회피하여 여러 가지 다른 형태의 차륜이 개발되고 있다. 다음 그림 1은 대표적인 방음차륜의 단면도를 보여주고 있다.



(a) 댐핑제동용



(b) 디스크제동용

그림 1 제동장치에 따른 방음차륜의 종류

일반적으로 방음차륜의 소음진동 감소효과는 매우 커서 외국의 시험결과 자료에 의하면 차륜에 가까운 지점에서의 소음수준이 일체차륜은 116dB이고 방음차륜은 100dB로서 16dB나 감소되고 있다. 이러한 방음차륜은 직선구간에서는 물론이고 곡선구간에서도 상당한 소음감소효과를 갖고 있기 때문에 짧은 곡선구간이 많은 지하철에서는 물론이고 장거리용 직선구간이 많은 일반철도,

고속철도등에서도 차륜/레일의 전동음을 효과적으로 저감시키기 위하여 점차로 그 적용을 확산시켜가고 있는 추세에 있다. 방음차륜이 소음을 가장 효과적으로 감소시키고 있는 주파수대역은 500Hz이상이며 어떤 주파수에서는 20dB이상의 소음감소효과를 가져오기도 한다.

2.2 유한요소법에 의한 방음차륜의 모우드해석

방음차륜에 의한 철도차량의 소음진동 저감효과를 간접적으로 판단하기 위한 방법에는 몇 가지가 있다. 유한요소법에 의한 진동모우드해석, 실험에 의한 모우드해석, 진동-음향 연성해석에 의한 방법 등이 그것이다. 본 연구에서는 방음차륜에 의한 철도차량의 진동저감효과를 파악하기 위하여 유한요소법을 이용하여 진동모우드 해석을 행하였다. 본 연구에서 사용된 소프트웨어는 NISA_II로서 개인용 컴퓨터를 이용하여 실행시켰다. 그러므로 요소의 크기에 여러 가지 제한이 있을 수 있으며, 그에 따라 신뢰성 있는 주파수범위도 제한된다. 다음 그림 2는 유한요소해석을 행하기 위한 모델을 보여주고 있다.

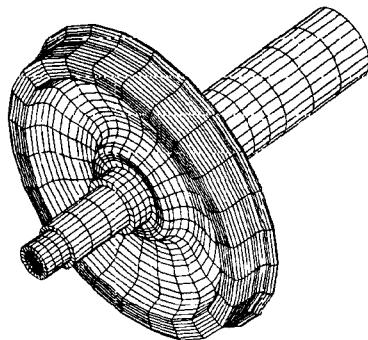
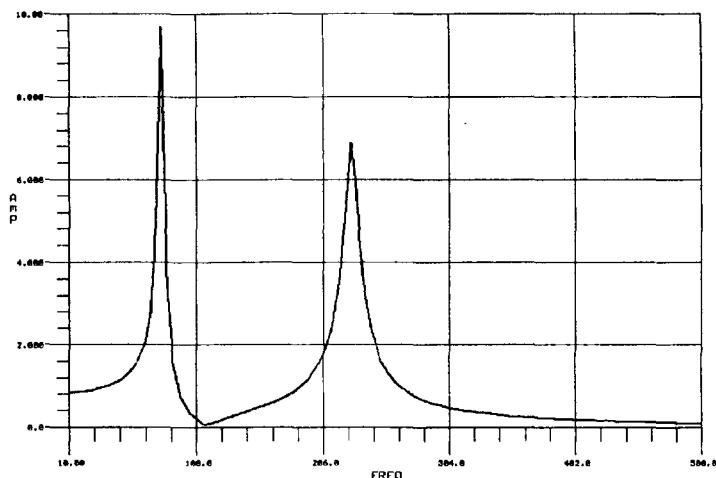
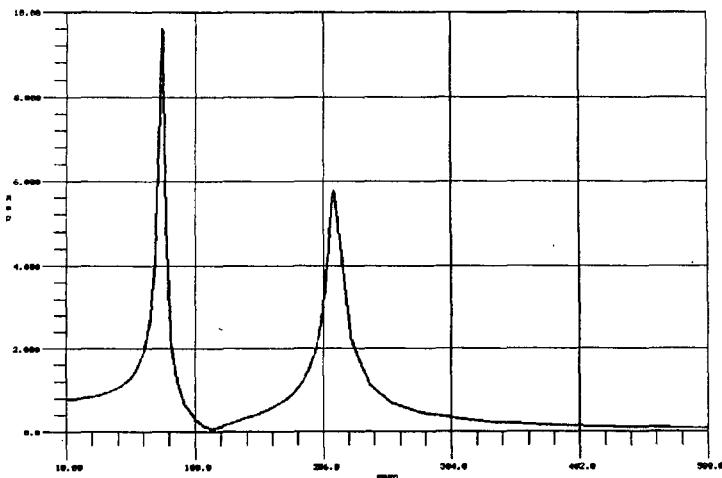


그림 2. 윤축의 유한요소모델

이 모델에 의거하여 진동모우드 해석을 실행한 결과는 그림 3과 같다.



(a) 일체차륜



(b) 방음차륜

그림 3. 유한요소법에 의한 차륜의 전달함수

그림 3은 차륜의 단면을 텐덤가진하고 차륜 중앙에서 얻은 가속도신호를 보여주고 있다. (a)는 일체차륜의 전달함수이고 (b)는 방음차륜의 전달함수이다. 1차 모우드(80Hz)에서의 진동저감효과는 별로 없는 것으로 판단되고 있으나 2차 모우드(220Hz)에서의 진동저감효과는 보다 많이 나타나고 있다. 이는 방음차륜의 진동저감효과가 저주파수보다는 고주파수에서 탁월하다는 사실을 간접적으로 확인시켜주는 것임을 알 수 있다.

2.3 방음차륜의 소음진동 저감효과 확인시험

2.3.1 방음차륜의 소음진동 저감효과 시험의 종류

방음차륜의 소음진동 저감효과를 확인하기 위하여 다음과 같이 여러 종류의 실차시험을 실시하였다.

- 차량내부소음
- 차량하부소음
- 대차중심부에 해당하는 차체바닥에서의 진동
- 대차프레임 진동
- 액슬박스 진동

실차시험은 6량 편성을 기본으로 하여 실시하였다. 이는 시운전시의 비용절감과도 관계가 있으며 승객의 탑승이 필요치 않기 때문이다.

2.3.2 방음차륜의 소음진동 감소효과 실차시험

(1) 시험차량 편성 및 시험방법

앞에서 언급한 바와 같이 시험차량은 현재 지하철에 운행중인 차량 1편성을 택하여 실시되었다. 전체 6량 편성 중 모터장착 차량 1량과 트레일러 차량 1량에 방음차륜이 장착되었으며 나머지 차량에는 일체차륜이 장착되었다. 각각의 차량에 대하여 여러 가지의 시험항목이 결정되었으며 그

에 따라 센서의 위치가 결정되었다. 다음 표 1은 시험항목 및 센서의 위치를 보여주고 있다.

표 1. 시험항목 및 센서 위치

시험항목	센서위치	비고
액슬박스진동	액슬박스	상하좌우
대차프레임진동	대차프레임	상하좌우
차체진동	차체바닥	상하좌우
차내소음	차내중앙 1.6m 높이	
차량하부소음	차륜 후부	전동음

시험은 4차량(방음차륜 장착 모터차량, 방음차륜 장착 트레일러 차량, 일체차륜 장착 모터차량 일체차륜 장착 트레일러 차량) 모두에 센서를 설치하여 동시에 측정할 수 있도록 하였다.

(2) 분석방법 및 결과검토

상기와 같이 측정된 소음진동 신호는 매우 방대한 양을 차지하기 때문에 분석하는 일이 다소 어려워질 여지가 있다. 특히 레일의 이음매를 통과할 때는 차량사이에 충격음의 시간지연이 있게 되며, 저속에서는 모터가 장착된 차량의 경우 모터 자체의 소음으로 인하여 방음차륜의 전동음 저감효과를 평가하기가 매우 어렵게 된다. 따라서 방음차륜의 소음진동 저감효과를 보다 적절히 평가하기 위해서는 다각적인 검토가 있어야 한다. 본 연구에서는 여러 가지 외적인 요인에 의한 영향을 제외하기 위하여 직선구간에서 정상속도로 운행시 주파수분석을 실시하여 보았다. 그 결과는 다음과 같다.

· 차체진동

모터 장착 차량은 물론이고 트레일러 차량 모두 방음차륜에 의하여 상당한 진동저감효과를 보이고 있다. 그림 4는 65km/h로 운행시 차체바닥 상하진동에 대한 방음차륜의 저감효과를 보여주고 있다. 이러한 결과는 상하진동뿐 아니라 좌우진동에서도 나타나고 있다.

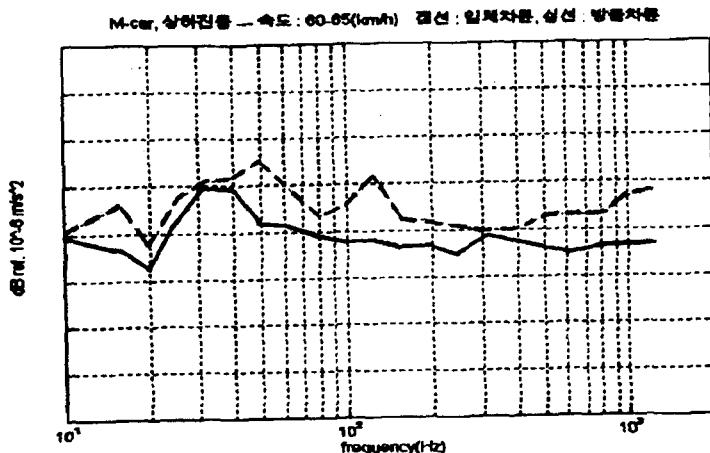


그림 4. 차체바닥 상하진동

- 대차프레임 진동 및 액슬박스 진동

대차프레임 및 액슬박스진동 역시 방음차륜에 의해 진동수준이 많이 감소하고 있다. 그림 5는 속도에 따른 대차프레임의 수평진동수준 저감효과를 보여주고 있다.

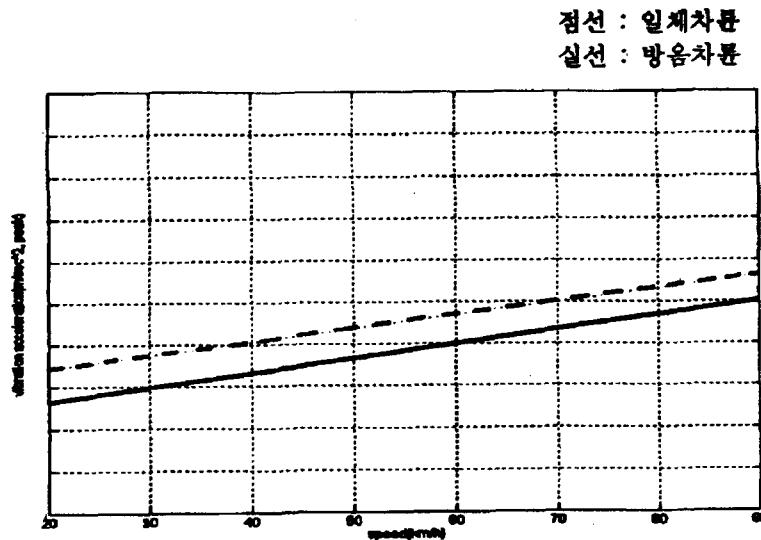


그림 5. 대차프레임 수평진동

- 속도별 진동수준(PEAK 값)

이상과 같은 방음차륜의 진동저감효과를 속도별로 정리하면 다음 표 2 와 같다.

표 2 진동저감효과(M-car - 제 1차시험)

방향	위치	저감효과
수평	Axle Box	7~20%
	Bogie Frame	11~24%
	Car Body	31~36%
수직	Axle Box	25~37%
	Bogie Frame	12~30%

- 차량하부소음

차량하부소음은 모터가 장착된 차량의 경우 방음차륜에 의한 저감효과가 나타나지 않을 가능성 이 매우 높다. 그 이유는 모터 자체의 소음이 전동음보다 높거나 비슷할 경우 전동음이 많이 감

소하더라도 전체수준은 많이 감소하지 않기 때문이다. 따라서 본 연구에서는 트레일러 차량의 하부소음만을 비교하여 보았다. 그림 6은 방음차륜에 의한 트레일러 차량의 하부소음 저감효과를 보여주고 있다.

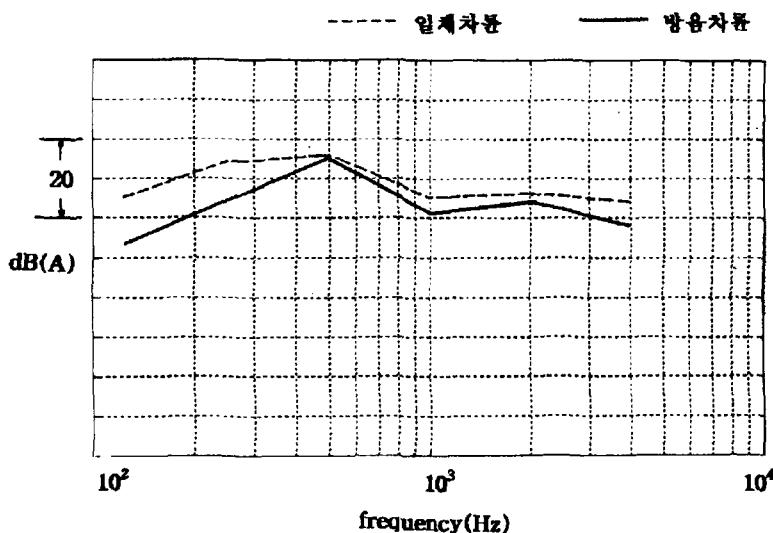


그림 6. 트레일러 차량의 하부소음

• 차내소음

차내소음 또한 차량하부의 소음과 같이 모터가 장착된 차량의 경우에는 방음차륜에 의한 저감 효과가 나타나지 않을 가능성성이 매우 높다. 따라서 차량하부소음과 마찬가지로 트레일러 차량에 대해서만 방음차륜의 저감효과를 분석하였다. 그림 7은 방음차륜에 의한 트레일러 차량의 소음저감효과를 보여주고 있다. 차량의 속도에 관계없이 방음차륜의 효과가 잘 나타나고 있음을 알 수 있다.

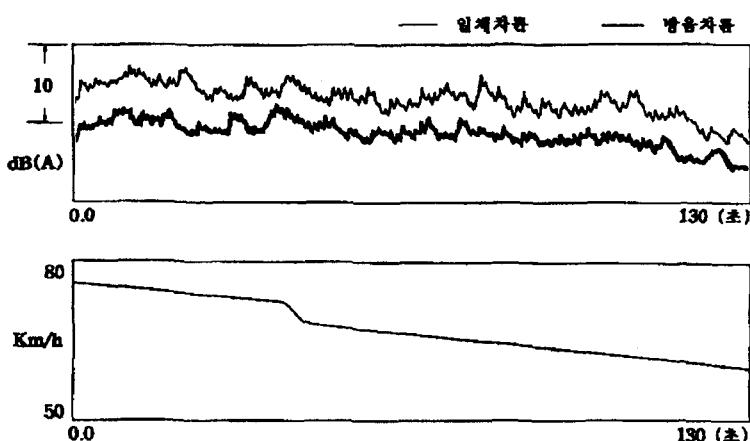


그림 7. 트레일러 차량의 차내소음

3. 결론

본 연구의 목적은 앞에서 언급한 바와 같이 방음차륜에 의한 철도차량 진동소음의 저감효과에 관하여 연구하는 것이다. 본 연구의 결과 방음차륜은 차량의 소음 및 진동에 있어서 대체로 좋은 저감효과를 보이고 있음이 확인되었다. 그러나 이러한 단편적인 결과만을 가지고 방음차륜을 지하철차량에 적용하는 것은 많은 무리가 있으며 본 결과를 토대로 소음진동 이외의 여러 가지 부수적인 시험 및 비용측면의 검토가 이루어지어야 할 것으로 판단된다.

후기

본 연구는 철도청의 연구비 지원으로 수행되었으며 관계자에게 감사드립니다.

참고문헌

1. 철도 소음·진동의 효율적 저감방안 연구, 철도기술연구원 보고서, 1997.12
2. 帝都高速度交通營團, 震音·振動對策研究會 報告書.