DOI:10.16450/j.cnki.issn.1004-6801.2024.01.007

钢弹簧浮置板轨道减振性能现场对比测试^{*}

李明航¹, 吴宗臻¹, 马蒙², 王文斌¹, 张胜龙¹ (1.中国铁道科学研究院集团有限公司城市轨道交通中心 北京,100081) (2.北京交通大学土木建筑工程学院 北京,100044)

摘要 为研究随机列车荷载作用下钢弹簧浮置板轨道(steel spring floating slab track,简称SSFST)上线运营后的 减振效果,选取某地铁线路同一区间、同一曲线段内的普通无砟轨道及钢弹簧浮置板轨道典型测试断面,在同一天 内开展了现场对比测试。研究结果表明:钢弹簧浮置板轨道减振效果的线上评估结果与列车、轨道的实际运营状态 直接相关;在不同列车的随机激励作用下,Z振级相对插入损失(ΔVL_{z.max})相差超过10 dB,且部分测试样本无法满 足特殊减振的设计需求;为获得保守的评价结果,应选择轮、轨平顺状态良好的运营区段开展对比测试;通过合理的 养护维修,使运营列车及轨道保持良好的运行状态,是减振轨道区段满足振动控制需求的关键。

关键词 钢弹簧浮置板轨道;减振效果;列车振动;地铁 中图分类号 TB533⁺.2;X503.5;TU921;TH17

引 言

为降低地铁列车振动环境影响,新建线路普遍 敷设了大量的减振轨道[1]。既有研究结果表明:轨 道的减振效果与激励条件、运营环境等因素息息相 关,并非轨道的固有特性[24]。因此,轨道减振效果 在上线前的实验室评估结果与上线后实际运营测试 结果存在较大差异,导致其实际投入运营后未能达 到产品标称的减振量或工作频段与振源的显著频段 不匹配。目前,针对不同类型轨道减振产品减振性 能的线下评估[57]及线上评估[8-10]的研究较多。为了 在实验室内获得线上运营时真实的减振效果,学者 们针对有预载与无预载[11-13]、定点激励与移动列车 激励^[14]等因素进行了研究。线上评估的结果一般源 于在目标减振轨道断面及与其边界条件具有可比性 的普通轨道断面开展的对比测试获得的少量样本, 且在实际测试评估过程中,不同轨道的测试并不严 格具备同步性。因此,输入2种轨道系统的真实激 励往往存在较大的差异。在减振材料研究方面,韦 凯等[15-17]、李莉等[18]针对聚氨酯、橡胶等材料的振源 减振措施的频变特性开展了大量研究。

由于轨道减振元件的材料频变特性、服役状态、 随机列车激励等因素的共同作用,轨道的减振性能 并不确定。然而,在目前的减振轨道设计选型过程 中将其减振量作为定值考虑。通过现场测试获取减 振轨道上线运营后的真实减振量,对新线的减振轨 道设计选型及优化都起着至关重要的作用。

为初步量化分析随机列车荷载作用下轨道减振 性能的不确定性,笔者针对同一天内某一区间隧道 内的普通轨道及钢弹簧浮置板轨道所在断面的振动 响应进行了现场对比测试。

1 试验概况

笔者选择在北京地铁某线路同一区间、同一曲 线段的普通无砟轨道及钢弹簧浮置板轨道,在同一 天内开展对比测试。测试段均敷设DTVI₂扣件,测 试断面位置如图1所示。曲线半径为650m;测试区 间为盾构隧道,外径为2.95m、内径为2.7m;线路 运营列车为8节编组B型车(6M+2T);车速约 为80 km/h。隧道壁测点设置于轨面以上1.5m 的铅垂向;加速度传感器量程为5g,灵敏度约为 1000 mV/g;采样频率为2048 Hz。使用高精度波 磨小车对测试断面所在区段前后一整段钢轨的表面 粗糙度进行测试。

^{*} 中国铁道科学研究院集团有限公司科研开发基金资助项目(2020YJ205);国家自然科学基金资助项目(51978043) 收稿日期:2022-01-05;修回日期:2022-05-12



Fig.1 Measuring sections

2 钢轨波磨测试

测试断面处钢轨表面粗糙度级测试结果如图 2 所示。显然,2个测试断面的钢轨均出现了明显的 波浪形磨耗,且均具备 63 mm特征波长;在100 mm 以上波长段,2个测试断面的钢轨表面粗糙度级(参 考值为1 µm)分布规律及量级均基本一致,部分中 心波长处相差最多不超过5 dB。因此,在笔者重点 关注的轨道交通诱发环境振动影响关心的频段内, 2种轨道的钢轨表面粗糙状态基本一致。



3 振动响应分析

3.1 最大 Z 振级分析

3.1.1 测试样本

目前,国内一般采用垂向计权加速度级(Z振级,VLz)评价城市区域的环境振动水平。VLz可以综合反映1~80Hz频段内振动响应的统计结果。

$$\mathrm{VL}_{\mathrm{Z}} = 10 \mathrm{lg} \left(\sum 10^{(\mathrm{VL}_i + \alpha_i)/10} \right) \tag{1}$$

其中:VL_i为第*i*个频带的振动加速度级(dB);α_i为 计权因子(dB),可参考ISO 2631/1—1997。

具体计算过程中,VLz计算积分常数设为1s、 重叠系数为3/4,依次计算不同时间窗内的VLz可 获得列车通过的运行 Z 振级(VL_z(t))。最大 Z 振级(VL_z(t))。最大 Z 振级(VL_{z,max})为列车通过时间内 Z 振级的最大值。

笔者选取的2个对比测试断面的隧道结构、埋 深、地质条件、曲线半径、车速和钢轨表面粗糙度状 态等基本一致。此时,影响轨道减振性能评价结果 的随机因素主要有2点:①同一运营线路的列车数 量较多,不同列车的服役时间、车轮磨耗状态和载重 等均存在显著差异;②测试过程中存在偶然误差。

对于正常运营的地铁线路,一天内上线运行的 多趟列车是按照线路运行图呈现某种既定的编排顺 序,且车轮磨耗状态越差,对应列车通过引起的振动 响应越大^[19]。因此,测试结果一般呈现与列车运营 编排顺序相关的周期性波动特征。图3为一天内所 有运营列车通过的VL_{z,max}。对比可知,同一天内不



Fig.3 The $VL_{z,max}$ of different trains passing through the test section in whole day

同列车通过引起的2个测试断面的VL_{2,max}差异均超 过10dB;在一些典型时间段内,不同测试断面的 VL_{2,max}呈现明显的周期性变化,即这3个典型时间 段内(T₁,T₂,T₃)的振动响应是由编排顺序固定的16 列车往复3次通过测试断面引起的。

图4为典型时间段内的VL_{2,max}。VL_{2,max}仅反映 列车通过固定测试断面过程中,某1s时间内1~ 80 Hz频段内振动响应的统计结果。因此,同一列 车多次通过引起的VL_{2,max}也稍有差异,但一般不 超过5dB。由于2个断面的测试是同时开展的,虽 然不同轨道测试断面的波动幅值相差明显,但变化 规律基本一致。图4中标注的3列典型列车F₁,F₂, F₃多次通过时引起的隧道壁VL_{2,max}离散较小,且引 起的振动差异基本覆盖了不同列车引起隧道壁 VL_{2,max}的离散范围。



Fig.4 The VL_{Z,max} of different trains in typical times

3.1.2 Z振级相对插入损失

减振轨道减振效果的定量评价指标一般为插入 损失(insertion loss, 简称 IL),其定义为

$$IL = VL_{w0} - VL_{w1} = 20 \lg \frac{a_{w0}}{a_{w1}}$$
(2)

其中:VL为振动级;a为振动加速度;下标w0代表 未使用减振措施的普通轨道,w1代表减振轨道。

由式(2)可知,当插入损失为正值时,表示有减 振效果,反之无减振效果。

文献[20]给出了减振措施Z振级相对插入损失 的定义:在其他条件相同的条件下,使用减振轨道相 对于普通轨道形式在隧道壁源强测点处VL_{z,max}之 间的差值记为ΔVL_{z,max}。

图 5 为一天内所有运营列车通过的 $\Delta VL_{Z,max}$ 。随机列车荷载作用下,钢弹簧浮置板轨道展现出了 良好的减振效果,但不同列车通过时的 $\Delta VL_{Z,max}$ 差 异超过 10 dB。此外,在 3 个典型时间段内 $\Delta VL_{Z,max}$ 也呈现与列车运营编排顺序相关的周期性变化。



图 5 一天内所有运营列车通过的ΔVL_{z,max}

Fig.5 The $\Delta VL_{z,max}$ of different trains passing through the test section in whole day

图 6 为 3 个典型时间段内 16 趟列车通过时钢弹 簧浮置板轨道减振效果(ΔVL_{z,max})。可见,同一列 车先后 3 次通过测试断面的 ΔVL_{z,max}差异接近 5 dB。ΔVL_{z,max}仅反映1列车分别通过2个测试断 面时的 VL_{z,max}的差值,计算结果与列车不同车轮经 过2个测试断面时的轮轨接触状态、车辆载重、测试 偶然误差等因素相关,因此具备较强的随机性。



- 图 6 典型时间段内 16 趟通过列车的钢弹簧浮置板轨道减 振效果
- Fig.6 The vibration reduction effect of SSFST for 16 trains passing through in typical times

图 7 为 Δ VL_{z,max}的统计结果。对比测试段面的 Δ VL_{z,max}标准差为 3.49 dB,且有 32.54 %的测试样 本无法满足 DB11/T 838—2019 规定的特殊减振措 施的减振效果。



Fig.7 Statistical distribution characteristics of the $\Delta V L_{z,\text{max}}$ in whole day

3.2 1/3 倍频程振动加速度级对比损失

3.2.1 测试样本及典型数据

振动加速度级(vibration acceleration level,简称VAL)反映不同频段振动能量的大小,其公式为

$$\operatorname{VAL}(f_i) = 20 \lg \frac{a_{\operatorname{rms}}(f_i)}{a_0} \tag{3}$$

其中: f_i 为1/3倍频程中心频率;VAL(f_i)为分频振动加速度级(dB); $a_{ms}(f_i)$ 为分频振动加速度有效值 (m/s²); a_0 为振动加速度参考值(10⁻⁶m/s²)。

2个测试断面一天内所有测试样本的振动加速 度级及统计结果(均值与标准差)如图8所示。1~ 250 Hz频段内大部分中心频率处不同测试样本分 频振动加速度级相差超过10 dB,其中部分中心频 率的离散甚至超过20 dB;400 Hz处的振动响应受 钢轨波磨的强迫激励控制,不同列车通过引起的振 动响应基本一致,相差不超过5 dB。

参考插入损失的定义,在运营地铁线路上,通过 选取普通轨道和减振轨道敷设区段线上评估减振性 能时,由于2种轨道的赋存环境和轮轨激励并不完 全一致,此时获得的轨道减振效果通常被定义为对 比损失(comparison loss,简称CL)。

图 9 为振动加速度级对比损失样本统计。如 图 9 所示,本研究测试案例下,除了在钢弹簧浮置板 轨道的自振频率附近(8~10 Hz),其他频段均表现 出了良好的减振效果,但在不同列车激励作用下,部 分中心频率的对比损失相差超过 10 dB。

图 10 为典型中心频率对比损失统计。分别给 出了典型中心频率(10,25,40,63,100及160 Hz)对 应的振动加速度级对比损失的分布特征。













Fig.10 The CL of different central frequencies

3.2.2 典型列车振动加速度级对比损失

针对特定的测试断面,短时间内的轨道状态基本一致。此时,不同列车通过引起振动响应的差异 主要源于车轮磨耗状态的不同。因此,为分析不同 水平列车激励作用下的振动响应及其对对比损失的 影响,筛选图4中可以反映不同VL_{z.max}量级且多次 通过数据一致性较好的F₁,F₂及F₃对应的典型列车 进行对比分析。T₁时段内典型列车时程对比如图 11所示。

图 12 为典型列车通过的运行 Z 振级及振动 加速度级。对比可知,同一列车多次通过引起的 振动响应基本一致性;对比不同列车,在 31.5~ 250 Hz 频段内,VAL (f_i , F_1) >VAL (f_i , F_2) > VAL(f_i , F_3)。







图 13 为典型列车通过的振动加速度级对比损 失。由于较低频的振动响应由列车准静态激励控 制,因此在12.5 Hz以下频段,不同列车通过时对比 损失计算结果的平均值基本一致;16~80 Hz涵盖了 地铁诱发环境振动响应的特征频段,但在不同中心 频率处的对比损失分布特征差异显著;在100~ 200 Hz频段,几乎所有中心频率处基本均为CL(*f*_i, *F*₁)>CL(*f*_i,*F*₂)。



图 13 典型列车通过的振动加速度级对比损失 Fig.13 The CL of VAL corresponding to typical trains

4 振动响应与减振效果的相关性

假设减振轨道振动响应与普通轨道的振动响应 线性相关,即

$$\operatorname{VL}_{w1}(f_i) = k(f_i) \operatorname{VL}_{w0}(f_i) + c_1(f_i) \qquad (4)$$

对比损失可表示为

$$CL(f_{i}) = VL_{w0}(f_{i}) - VL_{w1}(f_{i}) = (1 - k(f_{i}))VL_{w0}(f_{i}) - c_{1}(f_{i}) = (1/k(f_{i}) - 1)VL_{w1}(f_{i}) + c_{2}(f_{i})$$
(5)

其中: $k(f_i)$ 为线性拟合的拟合斜率; $c_1(f_i)$ 及 $c_2(f_i)$ 均为拟合常数项。

由式(5)可知:当 $k(f_i) < 1$ 时,随着轮轨动态激励的增强,会获得较大的对比损失评价结果;当 $k(f_i) \approx 1$ 时,轮轨动态激励的增强,对对比损失的评价结果几乎无任何影响;当 $k(f_i) > 1$ 时,随着轮轨动态激励的增强,会获得较小的对比损失评价结果。

图 14 为 2 个测试断面隧道壁 VL_{Z,max}与 Δ VL_{Z,max}的关系。虽然 VL_{Z,max}的计算结果具备较强的随机性,但普通轨道与钢弹簧浮置板轨道断面的隧道壁 VL_{Z,max}仍具备明显的相关性,参考式(4),线性拟合的斜率 $k(VL_{Z,max}) < 1$ 。因此,随着轮轨动态激励的 增强,会获得较大的 Δ VL_{Z,max}计算结果,但浮置板轨 道断面的振动响应也显著变大。



图 14 VL_{Z,max}与ΔVL_{Z,max}的关系 Fig.14 Relationship between VL_{Z,max} and ΔVL_{Z,max}

图 15 为典型中心频率分频振动响应与分频对 比损失的关系。对比可知,在不同中心频率处,2个 测试断面的分频加速度级的映射关系差异显著。对 于 20 Hz 以下频段,相比于普通轨道断面,浮置板轨 道断面的振动响应离散更大,随着浮置板轨道断面 振动响应的增加,获得的分频对比损失减小;25 及 31.5 Hz处2个测试断面的振动响应相关性不强,对 比损失评估结果呈现明显的随机性;40,50 及 80 Hz 处线性拟合的斜率 $k(f_i) > 1$;63 及 100 Hz 处线性拟 合的斜率 $k(f_i) \gg 1$ 。因此,随着轮轨动态激励的增 加,不同频率的对比损失评估结果变化规律差异显 著。该现象与钢弹簧隔振器动刚度的非线性直接相 关,即动刚度呈现明显的频变特性,且随着激励增 加,不同频率的动刚度变化规律不一致。

5 结 论

 钢弹簧浮置板轨道减振效果的线上评估结果与列车、轨道的实际运营状态直接相关。在随机列车动态激励作用下,Z振级相对插入损失 (ΔVL_{z,max})离散超过10 dB,且部分测试样本无法满 足特殊减振的设计需求。

 2)为获得保守的浮置板轨道减振效果在线评估结果,应选择轮、轨平顺状态良好的运营区段开展 对比测试。

 3)为实现减振轨道的精细化设计,除分析轨道 的动刚度频变特性外,其非线性特征同样值得关注。

 4)除了良好的减振性能,通过合理的养护维修,使得运营列车及轨道保持良好的运行状态,从而 降低动态激励,是减振轨道区段满足振动控制需求 的关键。





参考文献

- [1] 王文斌,刘力,孙宁.我国城市轨道交通轨道减振现 状与发展趋势[J].中国铁路,2013(4):91-94.
 WANG Wenbin, LIU Li, SUN Ning. Overview on current research and development trend of rail vibration reduction for urban rail transit in China[J]. China Railway, 2013(4):91-94. (in Chinese)
- [2] MUELLER-BORUTTAU F, BREITSAMTER N. Elastic elements reduce vibration emission-some thoughts on insertion loss [C] // The 6th European Conference on Structural Dynamics (EURODYN 2005). Paris: European Association for Structural Dynamics, 2005: 15.
- [3] VANHONACKER P. CargoVibes project deliverable 2.2-attenuation of ground-borne vibration affecting residents near railway lines[R]. Leuven: Alfa Products and Technologies, 2013.
- [4] GARBURG R, STIEBEL D, CUELLAR V. Rivas project deliverable D1.10-description of test and field

tests including validation [R]. Berlin: Deusche Bahn, 2013.

[5] 金浩,刘维宁.枕下减振垫铺设方式对梯式轨道减振
 性能影响试验研究[J].土木工程学报,2015,48(2):
 73-78.

JIN Hao, LIU Weining. Experimental study vibration reduction characteristics of ladder track with different arrangement of sleeper pads[J]. China Civil Engineering Journal, 2015, 48(2):73-78. (in Chinese)

- [6] 刘维宁,丁德云,李克飞,等.橡胶垫浮置板轨道低频 特征试验研究[J].土木工程学报,2011,44(8):118-125. LIU Weining, DING Deyun, LI Kefei, et al. Experimental study on low frequency characteristics of rubber pad floating slab track[J]. China Civil Engineering Journal, 2011, 44(8):118-125. (in Chinese)
- [7] 刘维宁,马蒙,刘卫丰,等.我国城市轨道交通环境振动影响的研究现况[J].中国科学:技术科学,2016,46(6): 547-559.

LIU Weining, MA Meng, LIU Weifeng, et al. Overview on current research of environmental vibration influence induced by urban mass transit in China[J]. Scientia Sinica Technologica, 2016, 46(6): 547-559. (in Chinese)

[8] 李克飞,刘维宁,孙晓静,等.北京地铁5号线高架线 减振措施现场测试与分析[J].中国铁道科学,2009, 30(4):25-29.

> LI Kefei, LIU Weining, SUN Xiaojing, et al. In-situ test and analysis on the vibration mitigation measures of the elevated line in beijing metro line 5[J]. China Railway Science, 2009, 30(4):25-29. (in Chinese)

- [9] 赵才友,王平.桥上无砟轨道橡胶减振垫减振性能试验研究[J].中国铁道科学,2013,34(4):8-13. ZHAO Caiyou, WANG Ping. Experimental study on the vibration damping performance of rubber absorbers for ballastless tracks on viaduct[J]. China Railway Science, 2013, 34(4):8-13. (in Chinese)
- [10] 刘鹏辉,杨宜谦,尹京.地铁隧道内不同轨道结构振动测试与分析[J].振动与冲击,2014,33(2):31-36.
 LIU Penghui, YANG Yiqian, YIN Jing. Test and analysis on vibration of different track structures in tunnel
 [J]. Journal of Vibration and Shock, 2014, 33(2):31-36. (in Chinese)
- [11] AUERSCH L. The excitation of ground vibration by rail traffic: theory of vehicle-track-soil interaction and measurements on high-speed lines[J]. Journal of Sound & Vibration, 2005, 284(1/2):103-132.
- [12] 李明航,马蒙,刘维宁,等.轨道预载对梯式轨道系统 减振效果影响试验研究[J].铁道学报,2020,42(5): 113-119.

LI Minghang, MA Meng, LIU Weining, et al. Experimental study of preload effect on vibration reduction of floating ladder track [J]. Journal of the China Railway Society, 2020, 42(5):113-119. (in Chinese)

- [13] LI M H, MA M, LIU W N, et al. Influence of static preload on vibration reduction effect of floating slab tracks[J]. Journal of Vibration and Control, 2019,25(6): 1148-1163.
- [14] 马蒙,李明航,吴宗臻,等.地铁列车与定点锤击荷载下 浮置板轨道减振效果对比试验研究[J].中国铁道科 学,2019,40(5):28-34.

MA Meng, LI Minghang, WU Zongzhen, et al. Comparative experimental study on vibration reduction effect of floating slab track under metro train and fix point hammering loads[J]. China Railway Science, 2019, 40(5): 28-34. (in Chinese)

[15] 韦凯,赵泽明,王显,等.浮置板轨道减振垫的刚度测 试与评价研究[J].西南交通大学学报,2022,57(4): 848-854,925.

WEI Kai, ZHAO Zeming, WANG Xian, et al. Research on the stiffness test and evaluation method of the floating slab track damping pad [J]. Journal of Southwest Jiaotong University, 2022, 57(4): 848-854, 925. (in Chinese)

[16] 韦凯,王丰,杨麒陆,等.钢轨扣件弹性垫板的宽频动 力性能及其理论表征[J].铁道学报,2019,41(2): 130-136.

WEI Kai, WANG Feng, YANG Qilu, et al. Broad frequency-domain dynamic properties of rail pad and its theoretical model[J]. Journal of the China Railway Society, 2019, 41(2): 130-136. (in Chinese)

- [17] 韦凯,豆银玲,杨麒陆,等.钢弹簧浮置板轨道的随机 振动分析及参数优化[J].华中科技大学学报(自然科 学版), 2017, 45(8): 115-119.
 WEI Kai, DOU Yinling, WANG Xian, et al. Random vibration analysis and parameter optimization of steelspring floating-slab track[J]. Journal of Huazhong University of Science and Technology (Natural Science Edition), 2017, 45(8): 115-119. (in Chinese)
- [18] 李莉,王书卫,吕英康,等.钢轨扣件减振橡胶动态刚 度特性分析[J].同济大学学报(自然科学版),2013, 41(2):208-212.
 LLL: WANC Shumai, LÜ Vinghang, et al. Dunamia

LI Li, WANG Shuwei, LÜ Yingkang, et al. Dynamic stiffness analysis of rubber absorber in rail fastenings [J]. Journal of Tongji University (Natural Science), 2013, 41(2):208-212. (in Chinese)

 [19] 李明航,马蒙,刘维宁,等.地铁列车振动源强离散机 理测试分析[J].振动、测试与诊断,2020,40(4): 738-744.

LI Minghang, MA Meng, LIU Weining, et al. Analysis mechanism of vibration source dispersion induced by metro trains through in-situ test [J]. Journal of Vibration, Measurement & Diagnosis, 2020, 40(4):738-744. (in Chinese)

[20] 北京市市场监督管理局.DB11/T 838-2019 地铁 噪声与振动控制规范[S].北京:[s.n.], 2019.



第一作者简介:李明航,男,1991年12月 生,博士、助理研究员。主要研究方向为 地铁列车诱发的环境振动影响预测与评 估。曾发表《Influence of static preload on vibration reduction effect of floating slab tracks》(《Journal of Vibration and Control》2019,Vol.25, No.6)等论文。 E-mail: lmh_rails@126.com