Journal of Vibration, Measurement & Diagnosis

doi:10.16450/j.cnki.issn.1004-6801.2019.02.023

钢轨波磨对剪切型减振器段振动影响试验

蔡小培, 钟阳龙, 郭亮武, 谭 希

(北京交通大学土木建筑工程学院 北京,100044)

摘要 地铁运营中常会出现钢轨波磨,尤其在剪切型减振器地段较为严重。为揭示钢轨波磨对结构振动的影响, 选取地铁直线和曲线部分普通扣件和剪切型减振器典型区段进行了钢轨波磨的测量,并对轨道、隧道、地面等结构 的振动加速度进行了现场测试。从时域、频域两个方面对比了结构的振动量值和振动传递特性,分析了剪切型减 振器钢轨波磨对加速度振级及其减振效果的影响。结果表明:波磨会增大轮轨间动态冲击,使钢轨-道床-隧道-地 面的振动显著增加;减振器区钢轨波磨会导致轨下结构振动大于普通扣件区,其减振效果难以实现;减振器区钢轨 波磨比普通扣件区严重,曲线半径小、运量较大、速度较快的线路尤为突出,地铁轨道选型应考虑波磨的不利影响。

关键词 波磨;剪切型减振器;振动加速度;1/3 倍频程;现场测试 中图分类号 U231⁺.2; TB53; TH825

引 言

近年来,城市轨道交通发展迅猛,大量的地铁线路投入了运营。地铁列车在行车过程中会产生较大的振动和噪声。因此,在某些敏感的区段,需要采用一定的减振措施来控制振动,剪切型减振器就是一种常用的减振结构。但在复杂运营条件下,剪切型减振器也带来了一些问题,其中一个较为显著的问题就是采用剪切型减振器区段出现了钢轨异常波磨^[1-3]。严重的钢轨波磨不仅会加剧轨道结构的振动及其伤损劣化速率,而且还会降低行车的安全性及稳定性。

目前,国内外的研究人员在地铁钢轨波磨产生 机理及其影响等方面,提出很多创新性的理论和方 法。李伟等^[4-5]对地铁钢轨波磨的机理进行了调查 分析,认为"科隆蛋"扣件轨道的钢轨波磨产生与轨 道结构的垂向弯曲振动特性密切相关。谷永磊等^[6] 研究了地铁钢轨波磨对车辆和轨道动态行为的影 响,研究表明短波钢轨波磨是导致地铁车辆和轨道 零部件振动过大、车辆一系钢弹簧和轨道扣件弹条 疲劳断裂的主要原因。钟硕乔等^[7]基于地铁车辆-轨道耦合动力学模型分析了"科隆蛋"扣件轨道的钢 轨波磨对车辆动力学性能的影响,分析认为钢轨波 磨主要影响车辆系统的垂向振动。孙晓静等^[8]对剪 切型减振器扣件的钢轨频率响应特性进行了测试分 析,提出车辆系统只有在特定频率的激扰下,才能诱 发激烈的轮轨相互作用,导致钢轨波磨现象的发生。 Ekberg 等^[9]基于车辆-轨道动力学模型分析了滚动 接触疲劳,研究指出钢轨波磨是造成滚动接触疲劳 的主要因素。文献[10-11]研究了曲线地段钢轨波 磨的产生机理及防治措施,通过对运营线路进行测 试并采用数值仿真分析,认为曲线地段钢轨波磨的 产生是轮轨粘滑振动引起的。Egana 等^[12]研究了 轨下垫层刚度对钢轨波磨的影响特性。Suda 等^[13] 研究了小曲线地段钢轨波磨的特性,通过对车辆及 钢轨进行振动测试,对波磨产生的机理进行了讨论 分析。

既有研究主要关注钢轨波磨产生机理及其对行 车的影响,而在波磨对轨道及下部基础振动特性的 影响方面研究相对较少,其中针对剪切型减振器区 段轨道结构振动特性的影响研究更加匮乏。剪切型 减振器作为一种常用减振结构,实际应用中在钢轨 波磨影响下难以充分发挥减振性能。由此可见,开 展钢轨波磨对剪切型减振器区段结构振动影响的研 究,对于指导优化轨道结构减振设计具有重要意义。

北京地铁 4 号线沿线建筑物密集,振动敏感点 较多,部分地段使用了剪切型减振器扣件,符合实验

^{*} 国家自然科学基金资助项目(51578053,51778050);北京市自然科学基金委员会-北京市科学技术研究院联合资助项目(L150003) 收稿日期;2017-04-19;修回日期;2018-03-12

地点的选取标准。本研究选取北京地铁4号线直线 段的普通扣件断面、曲线段的普通扣件断面、直线段 的剪切型减振器扣件断面及曲线段的剪切型减振器 扣件断面,共4个典型断面进行了轨道-隧道-地面 结构的现场振动加速度测试,并测量了钢轨波磨的 基本特征,以分析钢轨波磨对剪切型减振器区段结 构振动的影响。

1 测试方案

1.1 测点布置

在北京地铁4号线陶然亭-菜市口直线段、北宫 门-安河桥北曲线段的剪切型减振器及普通扣件区 域,开展轨道结构、隧道壁以及对应地面振动加速度 现场测试。为准确测试减振器区域的振动特性,测 试断面选择列车速度较为稳定的区段,列车速度基 本在 60~70 km/h 之间。测试断面布置如图 1 所示。



测点布置主要参考铁路隧道振动测试标准 《GB/T 19846—2005 机械振动列车通过时引起铁 路隧道内部振动的测量》^[14],如图 2 所示。测试内 容为钢轨、道床、隧道壁及上部地面的垂向振动加速 度。钢轨测点布置在扣件中间区域的轨底上表面; 整体道床测点布置在钢轨测点两侧,位置与钢轨测 点同一断面;隧道壁测点距轨面高度约 1.2 m;地面 的测点选择隧道内测试断面对应上方。



图 2 隧道内测点布置图 Fig. 2 Test point layout of tunnel section

1.2 测试方法

钢轨波磨采用 RECTIRAIL 便携式钢轨平直 度电子测量仪,如图 3 所示。测试范围为 1.0 m,相 应的最大测试波长为 0.5 m。该测量仪精度为± 12.5 μ m,1 m 基础上使用 100 个无接触式传感器。 本次测试中,每个断面至少测试 30 组数据。



振动加速度测试采用压电式加速度传感器,参数如表1所示。数据采集系统采用德国集成测控 (integrated measurement & control,简称 IMC)-C1 动态数据采集仪,可进行无时差8通道采样,最高频 率可达 100 kHz。

表1 加速度传感器参数

	刑 旦	最大允许加速度/	频率范围/
侧总	至 5	$(m \cdot s^{-2})$	Hz
钢轨	CA-YD-181	5 000	$1\!\sim\!10\ 000$
道床	CA-YD-186	500	0.5~5000
隧道壁	CA-YD-189	50	0.2~1 000
地面	CA-YD-159	5	0.1~500

2 钢轨波磨及其影响机制

地铁线路剪切型减振器区段出现严重波磨,钢 轨波磨对行车、轨道及下部基础振动特性等方面有 明显影响,因此,分析钢轨波磨对剪切型减振器区段 结构振动的影响具有重要意义。

2.1 现场钢轨波磨测试结果

研究钢轨波磨对不同形式及结构的轨道振动特 性影响,需要了解波磨区域磨耗的基本特征,现场钢 轨波磨如图3所示。试验首先对剪切型减振器扣件 和普通扣件的直线区段和曲线区段钢轨表面波磨进 行测量,波磨的波长和波深特征参数测量结果见表2。

表 2 钢轨波磨测量结果 Tab. 2 Measurement results of rail corrugation mm

特征	桂江店	直线段		曲线段	
参数	村怔沮	减振扣件	普通扣件	减振扣件	普通扣件
波长	平均值	70.70	80.50	94.52	87.82
	最大值	80.00	82.84	100.00	109.08
波深	平均值	0.019	0.017	0.135	0.063
	最大值	0.025	0.020	0.210	0.200

通过对表 2 波磨数据分析发现:相比于直线段, 曲线段的钢轨波磨波长和波深均较大。根据既有实 验^[15]和表 2 数据可以发现,减振器区段的钢轨波磨 程度比普通扣件区段钢轨波磨程度更为严重,减振 器直线 区段的 平均波 深比普通扣件直线地段大 0.002 mm,而减振器曲线区段平均波深比普通扣件 曲线地段大 0.072 mm。

在北京地铁,剪切型减振器用于地铁4号线、亦 庄线、15号线等部分地段,还有地铁13号线、八通 线部分车站低速、直线段。现场调研发现,4号线运 量是亦庄线的2倍,大约是15号线的4倍,3条线 路剪切型减振器区段出现钢轨波磨的时间也呈正比 关系;而部分车站低速、直线地段却没有出现波磨。 现场小曲线半径地段设置剪切型减振器时,由于横 向刚度低、轨道动态变形量大,进一步恶化了轮轨关 系、蠕滑作用加强,加大了波磨发生几率和发展速 度。目前,剪切型减振器不建议应用在运量较大、线 型条件较差的区段;根据工程需要,可考虑在车速较 低、直线段的车站范围适当应用。

2.2 钢轨波磨的影响机制

车辆-轨道是一个动态相互作用的体系,见图 4 所示,其中 W 为车体及构架质量,k_F 为悬挂体系刚 度,c_F 为悬挂体系阻尼,M_e 为车轮质量,k_{CH} 为轮轨 接触刚度。波磨增加了钢轨表面的粗糙度,引起的 轮轨冲击力主要与簧下质量有关。钢轨的基本动力 方程如式(1)所示。



图 4 轮-轨-下部基础作用关系

Fig. 4 Interaction relationship of wheel-rail

$$EI \frac{\partial^4 z_r(x,t)}{\partial x^4} + \rho A \frac{\partial^2 z_r(x,t)}{\partial t^2} + k_p z_r(x,t) = -F(t)\delta(x-vt)$$
(1)

其中:EI为钢轨弯曲刚度; ρ 为钢轨钢密度;A为钢 轨截面积; k_{ρ} 为钢轨基础刚度;F(t)为轮轨接触力, $F(t) = k_{CH}(z_w(x,t) - z_r(x,t) + z(x,t)); z_w(x,t)$ 为车轮位移; $z_r(x,t)$ 为钢轨位移;z(x,t)为钢轨波 磨即轨面短波不平顺;v为行车速度;t为行车时间:

$$\delta(x - vt) = \begin{cases} 1 & (x = vt) \\ 0 & (\ddagger u) \end{cases}$$

钢轨波磨会增加系统的振动,在钢轨波磨区段, 轮轨垂向力变化频率和变化幅值要远大于无波磨地 段。轮轨冲击会加剧钢轨受力与变形,扩大轨面不 平顺,同时通过扣件等介质的传递,进一步增加道 床、隧道、地面的振动。因此,分析波磨对车辆、轨道 及下部结构的影响,对保证车辆运行的安全性和平 稳性及乘客的舒适度有重要意义,而文中重点关注 波磨对地铁剪切型减振器区段的影响,后续作进一 步分析。

3 振动响应时域分析

隧道内测试断面每天有 280 余组测试数据;地 面测点早晚高峰时段各测试 2 h,每个测点有 60 余 组数据。数据处理前进行滤波处理,消除信号干扰。 钢轨、道床、隧道壁以及地面振动加速度的典型 时程曲线如图 5 所示。 通过图 5 分析发现,振动加速度从钢轨-道床-隧道壁-地面传递过程中,加速度量值逐级递减。车 辆荷载经过测试断面时,各个结构的振动加速度出 现峰值,随着荷载的远离结构的振动逐渐衰减。



Fig. 5 Time history curve of structure vibration

3.2 直线段振动加速度

本节统计分析了剪切型减振扣件直线区段和普 通扣件直线区段的钢轨、道床、隧道壁及地面振动加 速度,如表3所示。

表 3 直线地段垂向振动加速度

Tab. 3 Vertical acceleration of straight line

				$(\mathbf{m} \cdot \mathbf{s}^{-2})$
	地段		普通扣件	剪切型减振器
क्षंज	柚	最大值	362.40	982.08
719	扒	平均值	213.73	534.79
法	庄	最大值	5.31	12.57
坦	炋	平均值	5.02	8.04
「「後」は	白歐	最大值	0.78	1.78
膛進	卫军	平均值	0.48	1.18
	面	最大值	0.09	0.19
迎		平均值	0.046	0.180

由表 3 可以得出,剪切型减振器直线区段的钢轨、道床、隧道壁以及地面振动加速度峰值分别为 982.08,12.57,1.78,0.19 m/s²。普通扣件直线区 段的钢轨、道床、隧道壁及地面的振动加速度峰值分 别为 362.40,5.31,0.78,0.09 m/s²。剪切型减振 器扣件地段钢轨、道床、隧道壁以及地面的振动加速 度峰值分别是普通扣件地段的 2.7 倍,2.4 倍,2.3 倍,2.0 倍;各结构振动加速度平均值分别为普通扣 件地段的 2.5 倍,1.6 倍,2.5 倍,3.9 倍。

可见,剪切型减振器扣件直线区段的钢轨、道 床、隧道壁以及地面振动加速度峰值和平均值均明 显大于普通扣件直线区段。波磨较为严重的剪切型 减振器扣件区段比波磨较轻的普通扣件区段振动响 应大,这说明波磨对轨道结构振动具有显著影响。

3.3 曲线段振动加速度

本节统计分析了剪切型减振器扣件曲线区段和 普通扣件曲线区段的钢轨、道床、隧道壁及地面振动 加速度,如表4所示。

从表4可以得出,剪切型减振器扣件曲线区段的钢轨、道床、隧道壁及地面振动加速度峰值分别为1123.27,27.39,0.91,0.09m/s²;普通扣件曲线区

表 4 曲线地段垂向振动加速度分析

Tab. 4 Vertical acceleration of curve line

				(m•s*)
	地	段	普通扣件	剪切型减振器
ह्य	枯	最大值	413.05	1 123.27
抐	机	平均值	328.19	776.00
送	庄	最大值	15.51	27.39
坦	<i>I</i> A	平均值	12.59	18.97
陵古	124、14日卒	最大值	0.70	0.91
歴リ	旦堂	平均值	0.43	0.80
+1+1	न्त	最大值	0.066	0.093
11U	ା미	平均值	0.038	0.080

段各结构加速度峰值分别为413.05,15.51,0.70, 0.07 m/s²。剪切型减振器扣件区段的钢轨、道床、隧 道壁以及地面振动加速度峰值分别为普通扣件区段 的 2.7 倍,1.8 倍,1.3 倍,1.4 倍;剪切型减振器扣 件曲线区段的钢轨、道床、隧道壁以及地面振动平均 值分别为普通扣件曲线地段的 2.4 倍,1.5 倍, 1.9 倍,2.1 倍。

剪切型减振器扣件区段结构振动加速度峰值和 平均值明显高于普通扣件区段,且剪切型减振扣件 曲线地段波磨平均波深比普通扣件曲线地段更大, 曲线地段测试结果同样说明了波磨对结构振动具有 显著影响。

4 振动响应频域分析

本研究从振动传递规律及减振效果两个方面, 对比分析剪切型减振器地段和普通扣件地段结构的 1/3 倍频程谱,从而进一步说明波磨对轨道结构振 动的影响。

4.1 振动传递规律特性分析

由于直线地段干扰因素较少,振动规律较为明显,且曲线地段振动衰减规律与直线地段类似。因此,文中振动衰减分析以直线地段为例,如图 6 所示。

由图 6(a)可知,在剪切型减振器直线区段,钢 轨-道床-隧道壁-地面的振级逐渐递减。钢轨振级峰 值为 135.0 dB,道床振级峰值为 105.4 dB,隧道壁 振级峰值为 96.8 dB,地面振级峰值为 80.4 dB。从 钢轨-道床、道床-隧道、隧道-地面振级分别递减了 29.6,8.6,16.4 dB。图中钢轨、道床、隧道壁及地面 振动响应均在 40 Hz 附近出现峰值,这说明剪切型



Fig. 6 Vibration level of straight in

减振器主频在 40 Hz 附近。

由图 6(b)可知,普通扣件直线地段,振动从钢 轨-道床-隧道壁-地面传递过程中,振级逐渐递减。 钢轨振级峰值为 106.7 dB,道床振级峰值为 75.8 dB,隧道壁振级峰值为 67.8 dB,地面振级峰 值为 56.6 dB。从钢轨-道床、道床-隧道壁、隧道壁-地面振级分别递减了 30.9,8.0,11.2 dB。剪切型 减振器区段轨道结构的振动从钢轨-道床衰减量值 明显高于普通扣件地段。

4.2 减振效果分析

由于三分之一倍频程谱能够有效地反映出特定 频段的振动能量,因此,结构振动问题中采用三分之 一倍频程谱更为普遍。根据国标《GB10070—1988 城市区域环境振动标准》^[16],加速度振级采用式(2) 计算,记为V_{AL},单位为 dB

$$V_{\rm AL} = 20 \lg a / a_0 \tag{2}$$

其中:a 为 1/3 倍频程对应的振动加速度有效值 $(m/s^2);a_0$ 为基准加速度 $(10^{-6} m/s^2)$ 。

根据铁路隧道振动测试标准《GB/T 19846-

2005 机械振动列车通过隧道时引起铁路隧道内部 振动的测量》^[16],隧道壁的 Z 振级是一个重要的衡 量振动效果指标。笔者对剪切型减振器、普通扣件 区段的隧道壁振动加速度进行了 1/3 倍频程分析, 如图 5、图 6 所示。

图 7(a)分析可知,直线地段小于 1.6 Hz 频率 范围内,减振器区段隧道壁振级大于普通扣件区段。 在 1.6~31.5 Hz 频带内,剪切型减振器区段隧道壁 振级小于普通扣件区段。在 40 Hz 时,减振器区段 隧道壁振级突增,明显大于普通扣件区段。在 40 Hz以上频带内,剪切型减振器表现出良好的减 振效果,其隧道壁振级明显小于普通扣件区段。由 以上分析可知,剪切型减振器区段隧道壁振级在 40 Hz左右出现峰值,是减振效果不理想的主要 原因。

由图 7(b)分析可知,在曲线地段,1~8 Hz 频 率范围内,剪切型减振器区段隧道壁振级和普通扣 件区段相差不大。在8 Hz 以上频带范围内,剪切型 减振器区段隧道壁振级整体上大于普通扣件区段。 在曲线存在钢轨波磨的地段,剪切型减振器区段发 挥不了减振效果。

结合既有研究和波磨测试结果,发现波磨的激励频率在200~400 Hz,刚好与此频段中振动放大 区域吻合。说明波磨较为严重的情况下会引发轨道 振动的明显增大,继而增加了隧道壁结构的中高频 振动。为了保持轨道结构的长期耐久性,建议运营 部门严格控制钢轨波磨。

5 结 论

 存在钢轨波磨的地铁剪切型减振器区段,轨 道结构振动加速度峰值和均值均明显大于未采用减 振措施的普通扣件区段。钢轨波磨对剪切型减振器
 区段轨道结构的振动具有显著的放大作用。

2)剪切型减振器区段,振动从钢轨-道床衰减 量值明显高于普通扣件,剪切型减振器和普通扣件 地段振级分别递减 29.6,30.9 dB。波磨会导致较 大的轮轨冲击,剪切型减振器虽会增大振动在钢轨-道床间的衰减量,但轨下结构振动仍会大于普通扣 件区段,其减振效果难以实现。

3)从频域上发现,无论是直线段还是曲线段, 在 40 Hz 附近,剪切型减振器区段隧道壁振级出现 突增,说明此频率能够激发较为激烈的轮轨相互作 用,导致剪切型减振器轨道结构振动变大。整个频 带范围内,剪切型减振器扣件区段隧道壁振级均较





大,说明波磨严重影响减振器的减振效果。

4)既有地铁运营实践表明,曲线半径较小、运量较大、速度较快、线型条件较差的区段,采用剪切型减振器结构,易出现钢轨波磨现象。地铁减振轨 道选型时,应考虑钢轨波磨的不利影响。

参考文献

[1] 张厚贵,刘维宁,吴宗臻,等. 地铁剪切型减振扣件地 段钢轨波磨成因与治理措施[J]. 中国铁道科学, 2014, 35 (4): 22-28.
Zhang Hougui, Liu Weining, Wu Zongzhen, et al. Cause and treatment for rail corrugation developed on

egg fastening system section of metro line[J]. China Railway Science, 2014, 35 (4): 22-28. (in Chinese)

[2] 刘卫丰,刘维宁,吴宗臻,等.北京地铁剪切型减振器 扣件钢轨波磨治理的试验研究[J].机械工程学报, 2015,51(21):73-79.
Liu Weifeng, Liu Weining, Wu Zongzhen, et al. Test study on treating rail corrugation for egg fastener in Beijing metro[J]. Journal of Mechanical Engineering, 2015,51(21):73-79. (in Chinese)

- [3] 刘维宁,任静,刘卫丰,等.北京地铁钢轨波磨测试分析[J].都市快轨交通, 2011, 24(3): 6-9.
 Liu Weining, Ren Jing, Liu Weifeng, et al. In _situ tests and analysis on rail couurgation of Beijing metro
 [J]. Urban Rapid Rail Transit, 2011, 24(3): 6-9. (in Chinese)
- [4] 李伟,杜星,王衡禹,等. 地铁钢轨一种波磨机理的调查分析[J]. 机械工程学报,2013,49(16):26-32.
 Li Wei, Du Xing, Wang Hengyu, et al. Investigation into the mechanism of type of rail corrugation of metro [J]. Journal of Mechanical Engineering, 2013, 49 (16): 26-32. (in Chinese)
- [5] 李伟,曾全君,朱士友. 地铁钢轨波磨对车辆和轨道动 态行为的影响[J]. 交通运输工程学报,2015,15(1): 34-42.

Li Wei, Zeng Quanjun, Zhu Shiyou. Effect of metro rail corrugation on dynamic behaviours of vehicle and track[J]. Journal of Traffic and Transportation Engineering, 2015, 15(1):34-42. (in Chinese)

[6] 谷永磊,赵国堂,金学松,等. 高速铁路钢轨波磨对车辆-轨道动态响应的影响[J]. 中国铁道科学,2015,36
 (4):27-31.

Gu Yonglei, Zhao Guotang, Jin Xuesong, et al. Effects of rail corrugation of high speed railway on vehicle-track coupling dynamic response[J]. China Railway Science, 2015, 36(4): 27-31. (in Chinese)

[7] 钟硕乔,吴磊,李伟,等. 钢轨波磨对地铁车辆动力学
 响应的影响[J]. 计算机辅助工程,2012,21(6):26-30.

Zhong Shuoqiao, Wu Lei, Li Wei, et al. Effect of rail corrugation on dynamical response of metro vehicle [J]. Computer Aided Engineering, 2012, 21(6): 26-30. (in Chinese)

[8] 孙晓静,张厚贵,刘维宁,等.采用剪切型减振器扣件的钢轨频率响应特性测试分析[J].土木工程学报, 2015,48(S1):419-423.

Sun Xiaojing, Zhang Hougui, Liu Weining, et al. Laboratory measurement on rail frequency response behavior for egg fastening system[J]. China Civil Engineering Journal, 2015, 48(S1): 419-423. (in Chinese)

- [9] Ekberg A, Kabo E, Nielsen J, et al. Subsurface initiated rolling contact fatigue of railway wheels as generated by rail corrugation [J]. International Journal of Solids & Structures, 2007, 44(24):7975-7987.
- [10] Matsumoto A, Sato Y, Ono H, et al. Formation mechanism and countermeasures of rail corrugation on curved track [J]. Wear, 2002, 253(1-2):178-184.
- [11] Sato Y, Matsumoto A, Knothe K. Review on rail corrugation studies [J]. Wear, 2002, 253(1/2):130-139.
- [12] Egana J, Vinolas J, Seco M. Investigation of the influence of rail pad stiffness on rail corrugation on a transit system [J]. Wear, 2006, 261(2):216-224.
- [13] Suda Y, Hanawa M, Okumura M, et al. Study on rail corrugation in sharp curves of commuter line [J].
 Wear, 2002, 253(1/2):193-198.
- [14] GB/T 19846—2005 机械振动列车通过时引起铁路隧 道内部振动的测量[S]. 北京:中国标准出版社,2005.
- [15] 张厚贵,刘维宁,杜林林,等.剪切型减振器扣件轨道
 钢轨波磨特性测量[J].北京交通大学学报,2014,38
 (4):128-132.

Zhang Hougui, Liu Weining, Du Linlin, et al. Rail corrugation characteristics of shear_type damping fastener track based on measurement[J]. Journal of Beijing Jiaotong University, 2014, 38(4):128-132. (in Chinese)

[16] GB 10070—1988 城市区域环境振动标准[S]. 北京: 中国标准出版社, 1988.



第一作者简介:蔡小培 男,1982 年 5 月 生,教授、博士生导师。主要研究方向为 轨道结构动力学研究及振动控制。曾发 表《Analysis of vehicle dynamic behavior under ballasted track irregularities in high-speed railway》(《Noise & Vibration Worldwide》2015, Vol. 46, No. 10)等论 文。

E-mail: xpcai@bjtu.edu.cn