文章编号: 0253-374X(2011)03-0381-04

DOI:10.3969/j.issn.0253-374x.2011.03.013

地铁曲线波浪型磨耗的机理分析

沈 钢1,张学华2,郭满鸿2

(1. 同济大学 铁道与城市轨道交通研究院,上海 201804; 2 南京地下铁道有限责任公司运营分公司,江苏 南京 210012)

摘要: 建立了单轮对的粘滑振动数学模型,考虑了轮对的弹 性体模态、轮轨间的蠕滑力一蠕滑率关系在大蠕滑时的负梯 度特性、轨道的横向弹性和转向架的一系悬挂特性,分析了 多种因素对粘滑振动的影响,研究了波浪型磨耗与粘滑振动 之间的关系.通过现场测试获得了与理论分析的一致性.

关键词:轮轨粘滑振动;波浪型磨耗;地铁线路;曲线轨道 中图分类号:U 260.11; TP 391.9 **文献标识码**:A

Theoretical Study on Rail Corrugation on Curved Track of Metro Systems

SHEN Gang¹, WZHANG Xuehua², GUO Manhong²

 Research Institute of Railway and Mass Transit, Tongji University, Shanghai 201804, China; 2. Nanjing Metro Company Limited Affiliated Company of Operation, Nanjing 210012, China)

Abstract: Based on a detailed theoretical model of a single wheelset, a study is carried out on the relationship between rail corrugation on curved track in metro system with detailed analysis on possible factors contributing to stick-slip vibration considering flexible mode of wheelset, negative characteristics of creep force versus creepage and primary suspention.

Key words: stick-slip vibration; rail corrugation; metro line; curved track

为了从轮轨接触机理上弄清曲线波浪型磨耗形成的机理,在调研了国内外相关成果的基础上^[1-7],建立了细化的单轮对曲线通过数学模型.该模型考虑了轮对的弹性体模态和钢轨的各向刚度和阻尼,采用了与实际情况等效的轮轨蠕滑特性曲线,对多种可能引起轮轨滑动的参数,包括轮对弯曲刚度、扭转刚度、钢轨横向刚度、轮轨粘着水平、运行速度、曲

线半径和曲线超高等进行了全面的分析.采用 Matlab/Simulink 建立了单轮对的曲线通过模型.仿 真再现了圆曲线上的轮轨粘滑振动现象.

1 轮对曲线运行的特性

对于构架式的转向架而言,为了保证一定的蛇 形运动稳定性,需要将前后轮对用足够的一系定位 刚度与构架相连. 当这种转向架通过较小半径的曲 线轨道时,过大的定位约束刚度使得轮对很难利用 不大的左右轮径差依靠轮轨间的蠕滑导向力使轮对 以合理的冲角通过曲线. 往往导向轮对以较大的正 冲角和较大的横移量以挤压曲线外轨的方式通过曲 线,造成轮轨的磨耗.如图1所示为一导向轮在通过 曲线时的受力示意图,力的大小和方向与通过小半 径曲线时导向轮对的实际情况相符合.虽然采用目 前的磨耗型踏面两点接触的可能性很小,但随着轮 轨的磨耗,仍然在曲线上容易发生两点接触,或出现 共形接触现象,因此示意图中将左轮与外轨的接触 看作两点接触,一点在踏面上,另一点在轮缘上.若 不考虑回转蠕滑力矩,左侧踏面接触点有两个方向 的蠕滑力 F_{cxL} 和 F_{cxL} ,还有一个正压力 N_L . 左侧轮 缘接触点也有两个方向的蠕滑力 F_{cylf} 和 F_{cxlf} ,还有 一个正压力 N_{LF}. 右侧踏面接触点有两个方向的蠕 滑力 F_{crR} 和 F_{crR} ,还有一个正压力 N_{R} . 左侧轮缘正 压力的水平分力远大于左轮上的横向蠕滑力合力, 且方向相反.

本文为了研究波磨机理,仅以单个有一系定位 的轮对作为研究对象.以图示力的方向为正方向,根 据轮对在纵、横向的静力平衡得:

$$F_{\text{CYL}} + F_{\text{CYLF}}\cos\beta - N_{\text{LF}}\sin\beta - N_{\text{L}}\sin\theta_{\text{L}} + F_{\text{CYR}} + N_{\text{R}}\sin\theta_{\text{R}} = -F_{\text{SYSPY}}$$
(1)

收稿日期,2009-11-30

第一作者:沈 钢(1963—),男,教授,博士生导师,工学博士,主要研究方向为轨道车辆动力学.E-mail:elsg@sh163.net

(4)为

 $-F_{CXL} + F_{CXLF} + F_{CXR} = F_{SYSPX}$ (2) 若不计较小的踏面接触角,式(1)和式(2)即为 $F_{CYR} = N_{LF}\sin\beta - F_{CYL} - F_{CYLF}\cos\beta - F_{SYSPY}$

 $F_{CXR} = F_{CXL} - F_{CXLF} + F_{SYSPX}$ (4) 若轮对以平衡速度通过,可以认为 $F_{SYSPY} = 0$, 则式(3)为

 $F_{CYR} = N_{LF} \sin \beta - F_{CYL} - F_{CYLF} \cos \beta$ (5) 若不计制动与牵引工况,可以认为 $F_{SYSPX} = 0$,则式

$$F_{\rm CXR} = F_{\rm CXL} - F_{\rm CXLF} \tag{6}$$

即右侧轮子踏面上的横向蠕滑力为左侧轮缘正 压力和蠕滑力在横向方向的合力;右侧的纵向蠕滑 力等于左侧踏面与轮缘纵向蠕滑力的合力,大小相 等,方向相反.可见右侧轮子上的蠕滑力与左侧轮子 上的侧压力和蠕滑力有关;同时右侧轮子上的蠕滑 力的合力又受轮轨粘着规律及条件的控制. ϕ_w 为轮 对的冲角.



图 1 曲线通过时导向轮对的受力情况示意图 Fig.1 Illustration of forces acting on a wheelset against the track

2 轮轨间的粘滑振动

轮轨间的蠕滑力是蠕滑率的函数,如图2所示. 当蠕滑率很小时,它们之间呈线性关系;当蠕滑率较 大时,蠕滑力呈饱和特征;当蠕滑率进一步增大时, 蠕滑力反而下降,出现负梯度段.当曲线半径较小, 而转向架导向性能不良时,左右轮轨接触点很有可 能处于这个负梯度段区域.从力学上看,这一负梯度 段的作用相当于一负刚度.根据数学分析,这是一个 不稳定的系统,即会发生振动发散,由于轮轨蠕滑的



Fig.2 The relationship between creep force and creepage

强非线性因素,将出现振荡现象. 左侧轮子由于轮缘的接触,不可能在轮轨间发生横向的运动,而右侧的轮子处于弹性运动的自由状态,轮轨间有较大的横向间隙和纵向转动弹性体自由度. 据此,建立了考虑轮对两种柔体振型的单轮对的动态仿真模型,如图 3 和图 4 所示. 模型中还考虑了多种可能参与耦合振动的因素,包括轮对弯曲刚度、扭转刚度、钢轨横向刚度、轮轨粘着水平、运行速度、曲线半径和曲线超高等.采用 Matlab/Simulink 建立了单轮对的曲线通过模型. 等效的轮轨蠕滑特性曲线图 5 所示的曲线表达.

如图 6 所示.在特定条件下可以模拟出如图 6 所示的轮轨间的粘滑振动现象.图 7 和图 8 为右侧 轮子上的纵横向蠕滑力.一般该振动在缓和曲线的 后半段开始发生,在圆曲线上出现稳定的振荡,到 出缓和曲线的后半段消失.不同的负梯度,开始出 现振动的半径会不同.不同的轨道刚度和粘着水平 对振动的产生也有很大影响.通过大量计算分析表 明,该粘滑振动的发生规律与现场出现的波磨发生 规律相吻合,即这种振动容易出现在曲线内轨的圆 曲线上、容易出现在曲线半径较小的区段、容易出 现在轮轨粘着条件较好的地下洞内的轨道上、容易

 $\times 10^{-3}$ 5

4

3

出现在轨道刚度较大的整体道床上.表1为仿真时 采用的参数.图9为现场曲线内轨上测量得到的有 波磨区段的横向加速度信号,可见具有明显的周期 振动成份.



参数名	轴重/kg	左右轮扭转刚度/ (Nm•rad ⁻¹)	左右轮弯曲刚度/ (Nm•rad ⁻¹)	钢轨横向刚度/ (MN・m ⁻¹)	轮对质量/ kg	轮对扭转惯量/ kg•m ²	轮对—阶弯曲惯量/ kg • m ²
数值	12 178	300 000	2 000 000	10~100	1 670	1 000	2 000

影响粘滑振动的因素 3

采用仿真软件对几个主要因素进行了多方案的 定性分析.主要结果有:影响粘滑振动的首要因素是 蠕滑率和蠕滑力之间的负梯度特性,对粘滑振动形 成与否有着决定性作用. 当蠕滑力饱和后若蠕滑力-蠕滑率特性曲线的负斜率不同,可能产生轮对的粘 滑振动的频率也不同. 蠕滑力饱和后如特性曲线无 下降,无论其它条件如何,均不会发生粘滑振动.其 次是轨道的横向刚度和轮对的扭转和弯曲刚度,轨 道的刚度低到一定程度就会使耦合振动消失.调查

10





也发现采用木枕的道岔上没有这种波磨,而整体道 床的道岔上有严重的波磨.同样轮对扭转和弯曲刚 度的减小也会使耦合振动消失.轮轨间的粘着水平 对粘滑振动的发生也有影响,计算分析表明,当粘着 水平下降时,作用在轮踏面上的合成蠕滑力不容易 达到负梯度段,因而粘滑振动不会发生.曲线半径越 小会使轮轨蠕滑率越大,使轮轨接触进入负梯度段, 发生粘滑振动.现场的调研发现 500 m 以上的曲线 基本没有波磨现象.车辆的一系定位刚度对粘滑振 动基本无影响.整车仿真模型的计算也表明,二系悬 挂参数对波磨发生也没有影响,因此采用单一轮对 研究波磨的是合理的.

4 粘滑振动与波浪型磨耗的关系

若所有的车辆具有极好的一致性,且运行速度 一致,则容易在所经过的曲线上,特别是在圆曲线上 形成有规律的振动,这种振动往往使右侧轮子与内 轨间发生大的滑动,当轮轨接触面的切向力足以破 坏轨道顶面的金属材料时,或使其发生低周疲劳,则 波磨就会产生.因此在一定外界条件共同作用下的 粘滑振动是地铁曲线波浪型磨耗发生的重要原因. 任何一个外界条件的消失,都能够使波磨消失.

5 结语

在考虑轮对的弹性体扭转和弯曲振动的情况 下,模拟了在曲线上可能产生粘滑振动的事实,并分 析了不同的影响因素,包括钢轨的横向定位刚度、轮 轨间的粘着水平、弹性体的刚度、曲线半径,初步定 性了这些因素对粘滑振动的影响规律.并通过进一 步的现场调研,证实了计算结果与实际现象的一 致性.

参考文献:

- [1] Akira Matsumoto, Yasuhiro Sato, Hiroyuki Ono, et al. Formation mechanism and countermeasures of rail corrugation on curved track[J]. Wear, 2002.253:178.
- [2] Saulot A, Descartes S, Desmyter D, et al. A tribological characterization of the "damage mechanism" of low rail corrugation on sharp curved track[J]. Wear, 2006, 260, 984.
- [3] Annika Igeland, Heike Llias. Rail head corrugation growth predictions based on non-linear high frequency vehicle/track interaction[J]. Wear, 1997, 213:90.
- [4] Jin X S, Wen Z F, Zhou Z R, et al. Three-dimensional train-track model for study of rail corrugation [J]. Journal of Sound and Vibration, 2006, 293:830.
- [5] 张波,刘启跃. 钢轨波浪形磨损的研究分析[J]. 西南交通大学 学报,2001,36(5):500.
 ZHANG Bo,LIU Qiyue. Analysis on the rail corrugations [J].
 Journal of South West Jiaotong University,2001,36(5):500.
- [6] 刘启跃,王夏秋,周仲荣.钢轨表面波浪形磨损研究[J].摩擦学 学报,1998,18(4):337.
 LIU Qiyue,WANG Xiaqiu, ZHOU Zhongrong. Study on the rail surface corrugation [J]. Tribology,1998,18(4):337.
- [7] 张立民. 轮轨接触应力与钢轨波磨分析[J]. 西南交通大学学报,2003,38(1):34.
 ZHANG Limin. Wheel/Rail contact and rail corrugation [J].

Journal of South West Jiaotong University, 2003, 38(1): 34.