伸縮継目用トングレールの耐摩耗性能向上に向けた摩耗状況調査

鉄道総合技術研究所 正会員 〇足立 博哉 鉄道総合技術研究所 正会員 及川 祐也

1. はじめに

軌道保守量の軽減や騒音振動の低減などを目的としてロングレール化が進み、曲線区間においてもロングレールの適用範囲が拡大しているため、これに伴い曲線用伸縮継目の敷設数が増えることが想定される。しかし、現行の曲線用伸縮継目では、特に外軌側のトングレール先端付近において摩耗量が多く、また、摩耗による断面減少が原因と考えられる割れが発生しているものがある。そのため、耐摩耗性能を向上させた伸縮継目用のトングレールの開発に着手することとした。本稿では、伸縮継目用の耐摩耗トングレールの開発に先立ち実施した、現行の曲線用伸縮継目のトングレールを対象とした摩耗状況の調査結果について報告する。

2. 調査の目的と対象

過去に実施した分岐器用耐摩耗トングレールの開発¹⁾においては、摩耗状況や硬度分布の調査結果から新規の断面形状および熱処理条件を提案した。分岐器用耐摩耗トングレールについては、試験敷設²⁾において良好な結果が得られ、その後は敷設数を増やしつつある。そこで、伸縮継目用の耐摩耗トングレールについても、分岐器用と同様に摩耗状況や硬度分布を調査したうえで断面形状および熱処理条件を検討することとした。調査対象は、曲線の外軌側の4本のトングレールとした。調査対象のトングレールの主な諸元を表1に示す。

3. 調査結果

(1) 摩耗量

測定はレール断面形状測定器「Mini Prof」を用い、軌間線高さにおける車輪フランジ角 65°の直角方向の断面減少量を摩耗量とした。図1に示すように、摩耗量はトングレール先端から300~400mmにおいて最も大きく、後端側に向かって徐々に小さくなっていた。1400mm以降については、普通レールを使用している①の摩耗量はほぼ一定であり、熱処理レールを使

(2) 硬度

③の断面について硬度測定を実施し、硬度分布を作成した. その結果、図2に示すように、先端付近の頭部表面の硬度は330~350HVであった. トングレールは熱処理レールを切削して製作しているこ

用している②~④はほとんど摩耗していなかった.

とから,熱処理レールの硬度分布 (3 断面の平均)とトングレール の設計断面を重ね合わせると,図 2に示すように,設計断面の表面 硬度は測定結果と同程度であり, また,熱処理レールの表面より低 くなることがわかった.

表1 調査対象のトングレール

記号	曲線半径	推定累積通過	レール
	(m)	トン数(百万トン)	種別
1	600	43. 0	普通
2	600	29. 9	熱処理
3	600	17. 9	熱処理
4	600	11. 2	熱処理

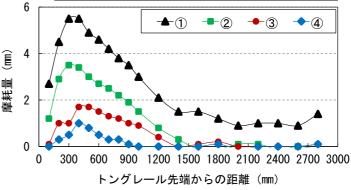


図1 摩耗量の測定結果

トングレールの設計断面(小さい方から先端から 50,300,600mm)

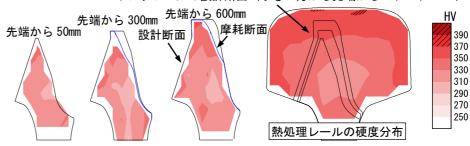


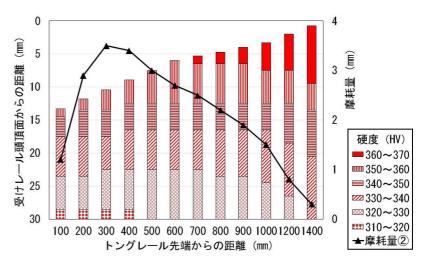
図2 硬度の測定結果と熱処理レールの高度分布との重ね合わせ

キーワード 伸縮継目、トングレール、摩耗、硬度、熱処理

連絡先 〒185-8540 東京都国分寺市光町 2-8-38 (公財) 鉄道総合技術研究所 軌道構造 TEL042-573-7275

(3) 摩耗量と硬度の関係

熱処理レールの表面硬度は350~370HVであり、レール内部ほど硬度は低くなる.そのため、よりレール内部が表面に現れるトングレール先端ほど硬度が低くなる.前述の熱処理レールの硬度分布からトングレールの表面硬度を推定した結果と②の摩耗量を併せて図3に示す.表面の硬度が高い領域が大きくなるにつれて摩耗量が小さくなる傾向を示し、熱処理レールを使用したトングレールではほとないのを集場からたませんと



ほとんど摩耗していなかった先端から 図3 トングレールの推定表面硬度とトングレール②の摩耗量 1400mの位置における表面硬度については、熱処理レールの表面と同等の範囲が大幅に増えていることがわかった.これより、伸縮継目用のトングレールの摩耗を抑制するためには、トングレール先端付近の表面硬度を 熱処理レール相当の 350~370HV 程度とすることが有効であると考える.

(4) 車輪との接触状態

①②について, 摩耗量が小さいトングレール先端から 100mm の位置における摩耗形状, 設計断面および車輪

踏面の設計断面の重ね合わせを実施した.その結果,図4に示すようにトングレールの摩耗に伴い,車輪フランジがトングレールだけではなく受けレール側にも接触するようになっていることがわかった.このため,トングレールの摩耗速度が遅くなったと推定される.

(5) フロー

分岐器用の耐摩耗トングレールでは、フローを抑制するため断面形状を変更し、その効果を確認している。そのため、フローの発生状況を調査した。その結果、①②ではフローは確認できず、③④についても、図5に示すようにフローは発生しているものの、いずれも微少であった。また、フロー削正の実績もなかったことから、伸縮継目用の耐摩耗トングレールでは、断面形状の変更は必要ないと判断した。

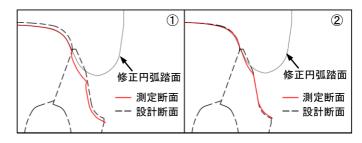


図4 トングレール①②の先端から 100mm の 位置における車輪との接触状態

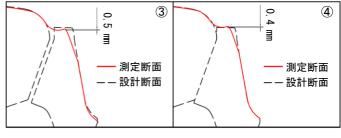


図5 トングレール③④のフロー発生状況

4. まとめ

伸縮継目用の耐摩耗トングレールの開発に先立ち、摩耗状況および硬度分布の調査を実施した. その結果、トングレール先端から 300~400mm 付近における摩耗量が最も大きく、後端側に向かって徐々に小さくなっていた. また、トングレール先端付近の表面硬度は熱処理レールの表面硬度と比較して 20~40HV 程度小さくなっていた. 以上より、伸縮継目用トングレールの摩耗を抑制するためには、トングレール先端付近の表面硬度を熱処理レール相当の 350~370HV 程度とすることが有効であり、これを実現できる熱処理方法について検討を進めていくものとする.

参考文献

1) 大場, 吉田, 及川, 佐藤, 兼松: 耐摩耗トングレールの開発, 土木学会第 64 回年次学術講演会, IV-283, 2009 2) 及川, 吉田, 佐藤: 耐摩耗性能を向上したトングレールの試験敷設, 土木学会第 67 回年次学術講演会, VI-515, 2012