レール継目部における輪重変動評価のための軌道変位波形の検討

○ [土] 南木 聡明 [土] 古川 敦((財)鉄道総合技術研究所)

A study on track irregularity waveform at rail joints to estimate dynamic wheel load

Toshiaki Nanmoku Atsushi Furukawa (Railway Technical Research Institute)

When we evaluate dynamic wheel load or dynamic lateral force caused by track irregularities, it is general to input trigonometric function as track irregularity waveform. However, by using trigonometric function as track irregularity waveform, we can't express adequately dynamic wheel load or dynamic lateral force at local track irregularities such as joint depression or angular bent at joint. In this study, we examined an input track irregularity waveform suitable for the evaluation of dynamic wheel load at local track irregularities.

キーワード:軌道変位、レール継目部、輪重変動、車両運動シミュレーション

Key Words: Track irregularity, Rail joint, Dynamic wheel load, Vehicle dynamics simulation

1. はじめに

レール継目部は、列車の衝撃荷重により軌道の変形が促 進されるため、曲線、分岐器と並び軌道の弱点箇所となっ ており、その走行安全性の確保や効果的な保守管理のため には、レール継目部に生じる荷重(輪重・横圧)を的確に 把握することが必要となる。現在、その方法としては、実 車での測定によるほか、シミュレーションによる予測が広 く用いられている。シミュレーションは、様々な車両条件、 軌道条件下での輪重・横圧変動を予測できるという利点が あり、軌道変位の形状には、実軌道変位を入力する場合も あるが、汎用性、簡便性から一般的には正弦波などの三角 関数が入力されている。

しかしながら、継目落ちや継目部角折れのような局所的 な軌道変位は、短い区間で大きく変形していること、また 輪重・横圧変動が衝撃的であることから、その形状を三角 関数で近似すると、車両の応答を十分に表現できない可能 性がある。一方、三角波のような不連続な波形では、不連 続点で過大な輪重・横圧が発生するため、やはり車両の応 答を十分に表現できない。このように、三角関数や三角波 は、局所的な軌道変位の形状を十分に表現できないという 問題がある。

そこで本報告では、局所的な軌道変位による輪重・横圧 変動のうち、継目落ちによる輪重変動を表現するのに適し た波形形状について検討した。具体的には、各種関数と実 際の継目落ちの高低変位形状とを定量的に比較し、継目落



ちの形状を表現するのに適した関数を導出したものであ る。また、導出された関数によるシミュレーションを行い、 従来の三角関数による輪重変動との比較を行った。

# 2. レール継目部における輪重変動予測の課題

#### 2.1 レール継目部における輪重の測定波形

図1は、ある在来線特急列車のレール継目部付近におけ る輪重の測定結果の一例を示したものである。このように、 レール継目部における輪重の変動は、継目の手前で一旦輪 重が減少し(図中①)、その後レール継目部の落込みとレー ル遊間により緩やかに増加することがわかる。(図中②)

### 2. 2 シミュレーションによる輪重変動予測

軌道変位として三角関数を入力したシミュレーションを 行い、図1の輪重変動との比較を行った。

(1) シミュレーションモデル

シミュレーションモデルには、鉄道総研で開発した車両 走行シミュレーション (Vehicle Dynamics Simulator)<sup>1)</sup> の1車両モデルを用いた。

(2) シミュレーション条件

継目落ちを模擬した高低変位として、三角関数を入力波 形としたシミュレーションを行った。シミュレーション条 件は以下のとおりである。

①線 形…直線

②車 両…在来線特急型電車、速度 120km/h

③軌道変位…cos 波 1 波、最大振幅-10mm

(3) シミュレーション結果と実測値との比較

入力した軌道変位波形の実振幅とシミュレーションによ る輪重変動の予測結果とを図2に示す。前述の図1と比較 すると、cos 波によるシミュレーション結果は、軌道変位 始終端での輪重減少が急激であり、実際の挙動と合致して いないことがわかる。(図中①)また、最大落込み位置での 輪重増加は、実際の挙動と類似した波形を示しているが、 入力波形の頂点が丸みを帯びた形状をしているためか、そ の増加は図1よりも緩やかである。(図中②)

以上の結果から、三角関数は、継目落ちの前後で発生す る輪重減少を十分に表現できておらず、継目落ちのような 局所的な高低変位を表現する波形として必ずしも適切とは いえないことがわかった。

# 3. レール継目部の輪重変動評価に適した軌道変位波形の 検討

レール継目部の軌道変位形状を適切に表現するために は、実際の高低変位波形(継目落ち)により近似した波形 (関数)を選定する必要がある。

そこで本章では、高低変位波形の候補として複数の関数 を選定し、どの関数がレール継目部の高低変位波形に最も 近似するかを定量的な手法により評価した。以下、検討内 容およびその結果について説明する。

## 3.1 対象とする高低変位および関数

#### (1) 高低変位

在来線定尺区間の代表的な高低変位波形として、在来線 A、Bの2区間、合計58箇所の継目を選定した。波形例を 図3(a)(b)に示す。なお今回は、レール継目部の局所的な 軌道変位を表現することが目的であるため、高低変位とし ては、4m弦正矢を用いることとした。<sup>2)</sup>

(2) 関数

(1)の高低変位波形から、定性的に近似する5つの関 数を軌道変位波形の候補として選定した。式(1)~(5)に各関



数の式を示す。

①~⑤はいずれも2つの変数 $\alpha$ 、 $\beta$ により決まる関数で ある。後述する波形形状に対する適合度の評価では、継目 ごとに高低変位と関数との差の二乗和(式(6))が最小とな るように $\alpha$ 、 $\beta$ を求めることで、高低変位に最も近似する 関数波形を導出した。なお、①~⑤の「m」は継目中心位 置であり、継目毎に決まる定数である。図4は、①、③、 ⑤について、実振幅の波形と4m弦正矢に換算した波形と を示したものである。ここで、各関数は実振幅の最小値を -5mm、4m弦正矢波形と y=0 との交差を x=±1.5m とした場 合の波形である。

①関数A 
$$f(x) = \frac{\alpha}{\beta} \times \frac{\exp\{-(x-m)/\beta\}}{[1+\exp\{-(x-m)/\beta\}]^2}$$
(1)

②関数 B 
$$f(x) = \frac{\alpha}{\beta\sqrt{2\pi}} \times \exp\left\{-\frac{(x-m)^2}{2\beta^2}\right\}$$
 (2)

③三角関数 
$$f(x) = \frac{\alpha}{2} \times \left\{ 1 + \cos \frac{\pi (x-m)}{\beta} \right\}$$
 (3)

④6 次関数 
$$f(x) = \alpha \times (x - m - \beta)^3 \times (x - m + \beta)^3$$
 (4)

⑤4次関数  $f(x) = \alpha \times (x - m - \beta)^2 \times (x - m + \beta)^2$  (5)

(ここでα、βは変数、mは継目中心位置)

# 3.2 関数と高低変位との適合度の評価

レール継目部の高低変位形状に最も近似する関数を、(1) レール継目部の波形形状との適合度、(2)レール継目部の最 大落込み量との適合度の2つの観点により評価した。以下、 それぞれの評価手法およびその結果について説明する。



# (a) 関数A(関数Bはほぼ同様の波形を示す)



図4 各関数の実振幅波形と4m弦正矢換算波形

# (1) レール継目部の波形形状の適合度

#### ①評価の手法

レール継目部の高低変位の波形形状と関数との適合度を以下の手順により評価した。

- 1)継目ごとに関数値と高低変位値との差の二乗を評価範 囲(継目中心前後 2.5m 間)のデータ数分合計し、そ の値が最小となるα、βを求める。(式(6)参照)
- 2)各継目の式(6)の最小値を全継目分合計し、これを関数の適合度とする。(式(7)参照)なお、このときの関数 波形が高低変位波形に最も適合するものとなる。
- 3)各関数の適合度を比較し、その値が最も小さい関数を 波形形状の適合度が最も高い関数とする。

なお、本報告では適合性の評価範囲を継目中心の前後 2.5m間とした。これは、在来線Aの4m弦高低の波形に ついて、全継目の継目落ちの頂点から両側の擬似波形の頂 点までの距離の平均値が2.5mであったため、その距離を 評価範囲として採用したものである。

$$S = \sum_{i=j-n/2}^{j+n/2} (f(x_j) - m(x_j))^2$$
(6)

$$T = \sum_{k=1}^{N} S_{\min}$$
(7)

ここに、 f(x<sub>i</sub>); 関数値、 m(x<sub>i</sub>); 高低変位値、 n; 評価範囲

(継目中心前後 2.5m)のデータ数、N;全継目数 ②評価の結果

前述の評価手法により、各関数の波形形状の適合度を比較した。図5は、各関数について式(7)の値を線別に示したものである。この図から、在来線Aでは関数Bが、また在来線Bでは関数Aが最も値が小さく、波形形状の適合度が高いことがわかった。また、6次関数、4次関数はいずれの線区でも適合度が低く、レール継目部の波形形状を近似する関数としては適さない。なお、三角関数は、在来線Aでは関数A、関数Bと同程度の適合度を示している。このことから、対象とする波形形状によっては、三角関数が比較的良く適合する場合があることがわかった。

図6は、在来線Bについて、関数Aおよび三角関数の関数波形と高低変位波形とを重ね合わせて示したものである。このように、2つの関数は、定性的にはどちらもほぼ

同等に高低変位を表現していると評価できる。

(2) レール継目部の最大落込み量の適合度

#### ①評価の手法

次に、レール継目部の継目中心位置での最大落込み量(最 大振幅)と各関数との適合度を以下の手順により評価した。 (図7参照)

- 前後の高低変位データから、頂点座標になるであろう 位置を抽出する。
- 2)その座標に隣接する高低変位データを除いた前後4点 の高低変位データによる直線回帰を行う。
- 3) 2つの回帰直線の交点座標を求める。これを高低変位 データの「みなしの頂点座標(X<sub>i</sub>、Y<sub>i</sub>)」とする。
- 4)みなしの頂点座標のx座標での関数のy座標を求め、
  これを「関数の頂点座標(X<sub>i</sub>、y<sub>i</sub>)」とする。
- 5) 2 つの y 座標 Y<sub>i</sub>・y<sub>i</sub>をそれぞれの最大落込み量とし、 両者の値が近いほど適合度が高い関数とする。

ここで、高低変位に対して「みなしの頂点座標」を用い たのは、高低変位データが 0.25mごとのサンプリング間隔 であるため、その間に存在するであろう高低変位の厳密な 最大落込み量を把握することが出来ないためである。





図7 関数と高低変位の最大落込み量の導出方法





図8 関数と高低変位の最大落込み量の比較(在来線A)

### ②評価の結果

図8は、在来線Aについて、関数の頂点y<sub>i</sub>と高低変位の みなしの頂点Y<sub>i</sub>とを関数位にプロットし、各デークの回帰 直線(切片=0)を求めたものである。これらの図から、関 数Aの回帰直線の傾きが最も1.0に近いことがわかる。こ のことは、関数Aの頂点が、軌道変位のみなしの頂点に最 も近く、他の関数よりも最大落込み量の適合度が高いこと を示している。なお、在来線Bも同様の結果を得た。

# (3)結論

(1)(2)より、波形形状、最大落込み量ともに高低変 位波形に最も適合する関数は、関数Aである。

#### 4. 最適な関数による輪重変動のシミュレーション結果

本章では、関数Aを入力波形としたシミュレーションを 行い、輪重変動を確認し、その結果について考察した。

### 4. 1 シミュレーション条件

関数Aによる輪重変動の変化を確認するため、以下の条件によりシミュレーションを行った。なお、比較対象のため、三角関数についてもシミュレーションを行った。

①線 形…直線

②車 両…在来線特急型電車、速度 120km/h

- ③軌道変位…(波形) 関数A、三角関数
  - (波数)1波(継目落ち1箇所)

(振幅) -5mm~-40mm (5mm ピッチ)

※軌道変位の波長は振幅によらず一定値とした。

# 4. 2 シミュレーション結果および考察

図9は、関数A (振幅-10mm) を入力波形とした場合 のシミュレーション結果を示したものである。この結果か らわかることは次のとおりである。

・関数Aの輪重と図1の輪重とを比較すると、両者の輪重 変動は類似している。

・関数Aの輪重と図2の三角関数の輪重とを比較すると、 関数Aは三角関数よりも輪重減少は緩やかで小さく、逆に 輪重増加は急激で三角関数よりも凸な波形を示す。た



だし、最大輪重には有意な差は見られない。

また、図10は振幅別の最大輪重、最小輪重を纏めたも のである。この結果からわかることは次のとおりである。 ・最大輪重については、波形による差異は見られない。

・最小輪重については、三角関数の減少率が大きく、関数 Aの約2倍の減少率を示している。

以上より、関数Aは三角関数よりも車上輪重の変動を的 確に表現できることがわかった。また、入力波形の違いは、 最大輪重には殆ど影響しないものの、輪重減少に大きく影 響することがわかった。このことは、シミュレーションに 三角関数を用いると、過度に輪重減少を評価する恐れがあ ることを示している。

# 5. まとめ

本報告から得られた結果は次のとおりである。

- (1) 継目落ちのような局所的な軌道変位波形に最も適合 する関数は、関数Aである。
- (2)シミュレーションにより、継目落ちのような局所的 な軌道変位による輪重変動を評価する場合、入力波 形として関数Aを用いることで、輪重変動をより的 確に表現することができる。

#### 参考文献

- 宮本岳史、石田弘明、松尾雅樹:地震時の鉄道車両の挙動解 析(上下、左右に振動する軌道上の車両運動シミュレーション)、日本機械学会論文集(C編)、1997.12
- 2) 泉英治、米澤秀剛:偏心矢データを用いた短い波長の軌道変 位管理手法、新線路、2008.04