

スペクトル強度とピーク速度による 地震時列車走行性の照査法の比較検討

羅 休¹·宮本 岳史²

¹(財)鉄道総合技術研究所 構造物技術研究部 主任研究員 (〒185-8540 東京都国分寺市光町2-8-38) E-mail: luo@rtri.or.jp

²(財)鉄道総合技術研究所 鉄道力学研究部 主任研究員 (〒185-8540 東京都国分寺市光町2-8-38) E-mail: takefumi@rtri.or.jp

地震時横振動変位は列車の走行安全性に大きな影響を与えるため,鉄道構造物の耐震設計に用いられる この影響に対する照査法の確立が必要である.本研究では,鉄道構造物の変位制限標準を作成するために, 地震時列車走行安全性の照査指標について,SI(スペクトル強度)とPV(ピーク速度)を対象に検討を行 った.検討にあたって,列車走行シミュレーション解析により,異なる周期特性の地震波に対するSIとPV の照査精度および安定度を把握した.その結果,SIによる照査法が妥当であることを検証した.また,こ の照査法を設計実務に適用するために,多数の代表的な地震波を用いて,地震波の不規則性を反映した限 界SI線を求め簡易照査用のノモグラムを作成した.

Key Words: Vibrating displacement, Running safety of railway vehicle, Seismic design SI (Spectral Intensity), PV (Peak Velocity), Vehicle running simulation

1.はじめに

地震による構造物の振動変位は列車の走行安全性に大きな影響を与え,鉄道構造物の耐震設計においては,この影響を考慮する必要がある.2004年新潟県中越地震では震源から約10km離れた地点で新幹線が脱線したことから,地震に対し列車走行安全性の高い鉄道構造物を設計することがより一層求められている.

通常,地震時の軌道面の変位には,角折れ・目違いと 横振動変位の2種類がある.前者について,構造物の最 大変位から算定した軌道面の角折れ・目違いの量は設計 標準に定めた制限値を超えないように照査する方法(静 的照査法)が既に確立されている.後者の横振動変位に 対する照査は,エネルギー的な照査指標*SI*(スペクトル 強度)を用いる照査法(動的照査法)が現行の鉄道構造 物等設計標準・同解説(耐震設計)¹⁾に規定されている. しかしながら,この照査法に用いられる限界*SI*(限界ス ペクトル強度)は正弦波に基づいたものであり,地震波 の不規則性を反映していないなどの課題が残されている. また,*SI*の概念に対しては,設計者の馴染みが薄いこと などから,例えば応答速度など設計者に馴染み易い指標 が望ましいと言った指摘があり,本研究ではこれまで, 照査指標としての構造物の応答 PV(ピーク速度)による 走行安全性の照査法を検討してきた.そこで,どちらの 照査指標が設計実務上適切であるのかを見定めるために, 各種の地震波に対する指標の照査精度および安定度など について,SIと PVの両方で比較検討を行った.その結 果,SIによる照査法が妥当であることを検証した.また, この照査法を設計実務に適用するために,多数の代表的 な地震波を用いて,地震波の不規則性を反映した新しい 限界SI線を求め簡易照査用のノモグラムを作成した.

2.指標 SI と PV による照査法の違い

地震時の列車が脱線するかどうか直接的な判定指標は, 車輪とレール間の相対水平変位である.この相対水平変 位は,地震の際に鉄道構造物レール面で生じる絶対変位 に大きく依存する.しかしながら,耐震設計で求められ る構造物レール面の変位は,不動点と仮定する基盤面か らの相対変位であるため,列車の走行安全性照査に使え ない.この問題を解決するために,近年,筆者らは地震 時横振動変位に対する車両運動の特徴を調べたうえ,車 両運動によるポテンシャル・エネルギーと応答速度の関 係から SI を指標とする照査法を提案してきた^{2), 3), 4)}.

ここでは,この提案法の概要について説明する.正弦 加速度入力波に対する車体の基本的な運動モデルを図-1 に示すような1質量2自由度(水平,回転)系で表わす ことができる.この場合,軌道-車輪間のフランジによる 水平方向の抵抗力が大きくなり,車体はレール面の0点 を中心とする回転運動の方程式は次の通りである.

$$I_0\ddot{\phi} + M\ddot{u}R^*\cos(\alpha^* - \phi) + MgR^*\sin(\alpha^* - \phi) = 0 \quad (1)$$

ただし,

- *I*。:回転中心 *O* に対する慣性モーメント
 - :回転角
- ϕ : 回転角加速度
- M:車体の質量
- g : 重力加速度
- *ü* :水平加速度
- R^* :車体の有効回転半径, $R^* = \sqrt{h_g^{*^2} + b^2}$
- h^{*}_g: ばね系を考慮した車両重心の有効高さ,一般の車両の場合は,車両重心の20~25%増し
- b : 左右車輪 / 軌道接触点の間隔の半分

加速度は振幅が Aの正弦半波状, $\ddot{u} = -A\sin(\omega t + \psi)$ と仮定する。なお、 α^* および が小さいものとする。式(1)は次のようになる.

$$I_0\phi = -MgR^*(\alpha^* - \phi) + MA\sin(\omega t + \psi)R^* \dots(2)$$

軌道面の水平抵抗が十分に大きく,車体の回転運動が 始まる直前の力の釣合い関係は $A\sin(\omega t + \psi) = g\alpha^* となる.また, t = 0 のとき,$ $振幅<math>A = g\alpha^* / \sin \psi$ と定められる.これを式(2)に 代入すると以下の式になる.

ここに , $p^2 = MgR^* / I_0$, 初期条件 $\phi_{(t=0)} = 0$ と $\dot{\phi}_{(t=0)} = 0$ を代入して , 次のような式 (3)の解が求められる .

$$\frac{\phi - \alpha^*}{\alpha^*} = \frac{1}{1 + \left(\frac{\omega}{p}\right)^2}$$

$$\left[\frac{\omega \sinh pt}{p \tan \psi} - \left(\frac{\omega}{p}\right)^2 \cosh pt - \frac{\sin(\omega t + \psi)}{\sin \psi}\right]$$
(4)

式(4)を解くために,車体の転覆が始まる条件を決定



図-1 車体の基本的な運動モデル

する.つまり,図-1に示す車体の重心Cは回転中心Oの 鉛直上方になった時点で車体の転倒が始まる.この条件 に基づいて次の簡易解を求める.

$$\frac{A}{g\alpha^*} = \sqrt{1 + \left(\frac{\omega}{p}\right)^2} \quad \dots \quad (5)$$

ここに, $A/g\alpha^*$ は正規化入力加速度の振幅, ω/p は正規化加振周波数である.

通常,式(5)中において $(\omega / p)^2 >> 1$ ので,この式を 次のように近似的に表現することができる.

$$\frac{A}{\omega} = \frac{g\alpha^*}{p} \qquad (6)$$

式(6)は車体の転倒が始まるのに必要な最小速度(臨 界速度)を表わす.この臨界速度による運動エネルギーは, 車体の転倒に必要なポテンシャル・エネルギー(図-1に 車体重心 C点が最高点に達したとき)と等しい.この関 係を速度応答スペクトルで表現することができる.速度 応答スペクトルは,応答速度の最大値を表すものである が,加振波が系に与える最大のエネルギーと密接な関係 がある.すなわち,系の質量を \overline{M} ,ばね定数を \overline{K} ,固 有周波数を \overline{O} ,最大変位を x_{max} ,変位応答スペクトル を S_d ,速度応答スペクトルを S_v とすれば,

最大ポテンシャル・エネルギーは $\frac{1}{2}\overline{K}x_{\max}^2$

であるが, $x_{max} = S_d \geq S_v \cong \overline{OS}_d$ であることにより, 単 位質量あたりの最大エネルギーは

$$\frac{1}{2}(\overline{K}/\overline{M})S_d^2 = \frac{1}{2}S_v^2 \cdots (7)$$



図-2 地震時横振動変位に対する列車走行安全性の照査概念および指標 SI と PV の相違点

となる.式(7)から,速度応答スペクトル S_y は加振波の エネルギー・スペクトルとの密接な関係があることが分かる.

SI はエネルギー・スペクトルを代表して,図-2に示す ように車両の速度応答の周期成分を0.1秒から2.5秒まで に積分して求められる.この図に,指標 SI と PV の相違 点も示されている PV は応答速度波のピーク値で時刻域 の指標であり,SI との根本的な違いは,PV は時刻域に おける車両への入力の強さ(構造物応答の大小)を表す 指標であり,SI は周波数域における車両応答の強さを表 す指標である.つまり,PV は周期特性に依存しない車両 へのインプット値,SI は周期特性を考慮した車両のアウ トプット値である.また,積分による SI を選んだもう一 つの理由は 図-2に示すように 車両の脱線パターンは, 入力波の卓越周期成分によって異なることである.つま り,短周期側の成分に対して車輪が飛び上がり,長周期 側に対して足を上げるように脱線する.地震の際に,車 両は同時に様々な周期成分により異なるパターンの応答 が混在するために,その応答の総和である SI を照査指標 とすることが合理的であると考えられる.

3.SIとPV 照査法の比較検討

(1) 地震波の選定および構造物応答の算出 本研究では,指標 SI と PV の照査精度および安定度に

地震名称	波形名称	選定理由
釧路沖地震	釧路気象台 NS 釧路気象台 EW	深い地震 , 大振幅で継続時間が長く , 短周期成分が卓越する .
北海道東方沖地震	浦河 EW 浦河 NS	大地震+遠方
兵庫県南部地震	神戸海洋気象台 NS 神戸海洋気象台 EW	断層近傍地震,大振幅で継続時間が短く,1秒付近の波が卓越し, 速度が大きいため,構造物や車両に大きな影響を及ぼす.
台湾集集地震	台中県 TCU068	断層近傍地震,大速度パルス波で3~5秒が卓越し速度が大きい.
L1 耐震設計波	L1,G3地盤	L1 地震動,普通地盤
L1 耐震設計波	L1,G5地盤	L1 地震動,軟弱地盤
L2 耐震設計波	L2, スペクトル , G3 地盤	L2 海溝型地震動,普通地盤
L2 耐震設計波	L2,スペクトル ,G3 地盤	L2 直下型地震動,普通地盤

焦点をおいて照査法の妥当性を検討した.検討にあたって,まず,代表的な地表面地震波を選定し構造物天端の応答波を算出した.その後,算出された応答波を用いて列車走行シミュレーション解析を行い,指標 SI と PV の限界値を算定し両者の相違を比較した.

検討に用いた 11 種類の地表面地震波の特徴を表-1に 示す.これらの波は過去の観測データの中から,震源特 性,震源距離,伝播特性および地盤種別などの要素を考 慮して選定した代表的なものである,構造物応答波の算 出については,耐震設計に用いられる非線形スペクトル 法と同じ考えに基づき,構造物を1質点系とみなし,構 造物の等価固有周期をパラメータとして,表-1の絶対加 速度地震波に対する構造物の絶対応答波を求めた、この とき構造物の減衰定数 h=0.05 を用いた .また ,表-1の地 震波の最大振幅は同一でないため,それらの最大値が 100gal(=cm/s²)となるように振幅倍率を掛けて基準化し た波を構造物の入力加速度波とした.これらの基準化加 速度波による構造物の絶対応答加速度波を 0.1Hz のハイ パスフィルターを通し,数値積分することで,構造物上 で線路直角方向の絶対変位波を求めて,列車走行シミュ レーション解析の入力波とした.

(2) 走行安全限界の算定

前節で求められた構造物の応答波は,地表面における 最大振幅100gal相当の地震波によるものである.列車走 行シミュレーション解析では,この構造物の応答波をレ ール支持面で左右方向に入力し,振幅を10%ずつ大きく



車両進行方向背面から見た図





図-4 走行限界の判定基準

しながら,走行安全限界を超過する直前の入力波の振幅 倍率を,この地震波に対する安全限界倍率と定義した.

シミュレーション解析に用いた車両モデルは,図-3に 示すように1車両を1車体,2台車,4輪軸の7つの質量 要素について各6自由度,各車輪を支える8つのレール を上下 左右の各2自由度の合計58自由度でモデル化し た.レールは上下,左右ともにばね・ダンパで弾性的に 支えられ,その上を剛体車輪軸が転がり,7つの質量要 素の間は各ばね・ダンパ系で結合されている、ばね・ダ ンパについては、力の作用点と作用方向を厳密に計算し、 重心移動に伴う重力の影響を正確に計算できるように配 慮した. ばね・ダンパについては,1 つの支持要素で3 軸方向の力と,3軸回りのモーメントを出すことができ る.また,地震時のシミュレーションの特徴として,各 剛体間の相対変位が大きく,ストッパなどが特に重要な 要素であるため,輪軸-台車間や台車-車体間のストッ パ当たりなどを考慮したほか,ヨーダンパについては, 直列にばね(ゴムに相当)を挿入したモデルとしている.

なお,シミュレーション解析の条件として,軌道不整のないスラブ軌道の直線区間において,新幹線車両が速度 300km/h で走行する際に地震動を受けるものと設定した^{5),6)}.

構造物設計用の走行安全限界の判定基準については, これまで脱線係数,輪重減少率,輪重,横圧などの車輪・ レール間作用力をもとにした指標を用いてきた.しかし ながら,地震時の脱線に至るような大変位状態では,車 輪がレールから離れて,再びレール上に戻る場合もある ことから,本研究では耐震設計に用いられる地震時の車 両の走行安全限界は,車輪・レールの左右相対変位によ リ判定することとし,静止時の車輪の中正位置から± 70mm 以上の変位を生じたときを安全の限界とした.こ のときの車輪とレールの位置関係は図-4に示すように, 車輪がレールから外れて落ちる直前の状態を表わしてい る.

検討対象とする構造物の固有周期区間は,実設計に使われる 0.5 秒~2.0 秒とした.その中,周期 0.5 秒~1.0 秒の間において,変化の激しい短周期側に対応するためには,固有周波数の刻みを 0.1Hz で密に設定し,1.0 秒~ 2.0 秒の間においては固有周期の刻みを 0.1 秒で合計 20 分割と設定した.11 種類の代表的な地震波(表-1)に対 する走行安全限界の算定結果を図-5に示す.図-5(a)に示 す安全限界倍率の大きなばらつきは,各地震波の異なる 周期特性によるものと考えられる.図-5(b)は,走行安全 限界線図として,構造物の等価固有周期に対する走行安 全限界における最大変位を示したものである.この走行 安全限界における最大変位とは,車輪・レールの左右相 対変位が 70mm に達した時間プラス 1.0 秒までの間の入 力波の最大振幅変位である.





図-6 限界値 SIL の算定方法

(3) 限界線の安定度の検討

前節で記述した列車走行シミュレーション解析による 安全限界を定め,各等価固有周期 T_{eq}の構造物に対応す る SI と PV の限界値 SI_L と PV_Lを算定してそれぞれの特 徴を比較した.なお,今までの一連の検討との整合性を 取るために,本比較検討に用いた走行限界の判定基準つ いては,レール面からの車輪上昇量が 25mm 以上となっ たときを安全限界とした.

図-6に示すように、限界値 SIL を算定する際に、まず、

安全限界倍率を用いて限界加速度波を決め,その後,安 全限界波から限界値 *SIL*を算定した.限界値 *PVL*の算定 は,安全限界倍率を用いて,等価固有周期 *T_{eq}*の構造物 に対応する応答速度波の振幅を調整した.

図-7に,各地震動に対する*SIとPV*の限界線,ならび にその安定度を評価するための変動係数 x / E(x) (x:標準偏差,E(x):平均値)を示す.図-7(a)の限界 値*SIL*の形状は全体的に平坦であり,その変動係数は全 周期にわたって約0.1 程度である.

一方,図-7(b)に示す限界値PVLの形状はSILと比べ大



図-7 列車走行シミュレーション解析の安全限界倍率から求められた限界値(SLL・PVL)および変動係数

きく変化し,その変動係数は SILの3 倍以上であり,特に,固有周期 1.2 秒以上の区間における変動係数は 0.5 を超え,極めて不安定な状況が示された.

(4) 地震波特性による影響の検討

図-7(b)に示した限界値 PVLにおいて, 釧路沖地震 EW 波に対する限界値が特段に高い.その原因を究明するた めに,同じ釧路沖地震の NS 波の時刻歴および周期特性 との比較を行った.図-8に基準化されたこの2 波の時刻 歴(最大加速度 100gal)とフーリエスペクトルを示す. この図から EW 波の短周期成分は NS 波より卓越してい ることが分かる.特に中段にある EW 波の拡大図を見る と,時刻 20.7 秒,21.8 秒付近で長周期振幅にうねり状の 短周期成分が乗っかっていることは短周期卓越の特徴を 表わしている.さらに,下段のフーリエスペクトルにも EW 波の短周期成分が卓越し,長周期成分は NS 波より 弱いことを示唆している.

このような短周期卓越型地表面波が,限界値 PV_L にどのような影響を与えるかを調べるために,構造物天端の応答加速度,速度および変位波を計算して比較した.その一例として,等価固有周期 T_{eq} =1.6秒の構造物に対応する応答波を図-9に示す.この図から,釧路沖地震 EW 波による加速度,速度,変位の全ての応答値は,NS 波の応答より小さいことが分かる.特に,下段に示す列車走行シミュレーション解析用の入力変位波の最大振幅について,NS 波の 26.2mm に対して EW 波は 7mm の応答し



図-8 釧路沖地震 NS・EW 波の時刻歴波形と周期成分の比較



図-9 釧路沖地震 NS•EW 基準化波による構造物の応答波

か生じていないことから,短周期卓越型地震波は固有周期の長い構造物を共振させ難い特徴が顕著に現れているとも言える.



図-10 釧路沖地震 NS・EW 波による走行安全限界波



図-11 釧路沖地震 NS・EW 波による限界値 SIL

図-9下段に示す基準化波による応答変位波を用いて, 列車走行シミュレーション解析を行い安全限界倍率を算 定した.その結果,釧路沖地震NS波は8.1倍,EW波は 36.8倍となった.これらの倍率を元の応答波(図-9)の 振幅に掛けて,図-10に示す加速度,速度,変位の安全限 界波を作成した.

図-10中段の限界速度波形を考察すると、やや長周期卓 越型の NS 波は 1.6 秒の構造物固有周期のフィルター効 果を受けながら長い周期で振動していることに対して、 短周期卓越型の EW 波の振動周期が短く NS 波の振動周 期の約半分しかないことが分かった.振幅のピーク値に ついては,NS 波の限界値 PV_{L(NS)} = 108.6kine に対して、



図-12 地震波による走行限界 SI の包絡線

EW 波の限界値 PV_{L(EW)} = 291.6kine で約2.7倍も高くなっている.これは,列車走行シミュレーション解析で得られた EW 波の大きな安全限界倍率(36.8)によるものと考えられる.つまり,列車を脱線させる変位は入力速度波の振幅と周期の積からなるため,短周期卓越型の EW 波に対して,列車を脱線させるような大変位をもたらすために振幅を大きく調整したわけである.それ以外に,振幅を大きく調整したもう一つの原因が 図-10下段に示すように,時刻28秒付近で列車を脱線させる EW 波の最大変位振幅は NS 波より約25%大きい.これは,EW 波の断続的な大振幅振動が列車を脱線させるような連続的な車両応答をもたらせないため,より大きな入力振幅が必要となったと考えられる.

以上の検討から,図-7(b)に示す釧路沖地震 EW 波の PV_L が平均値から大きく乖離した原因として PV_L そのも のは車両の応答を評価できないため,見かけ上の値が大 きくなり指標の安定度を低下させたことが明らかになっ た.一方,車両の応答に基づく SI_L が,上記と同様,2波 に対してどのように変化するかを調べるために,図-11 に示す速度応答スペクトルを計算した.釧路沖地震 EW 波による速度応答スペクトルは短周期側が卓越するが, 積分面積の SI_L に対する寄与度が低く,NS 波による SI_L との比率は 1.15 程度で,図-10中段に示す PV_L における EW 波と NS 波の比率 2.7 (291.6/108.6)よりもはるかに 小さい.

4.構造物の設計への適用

安定度の高い照査指標 SI を用いて,図-4の走行限界判定基準にしたがい,図-12に示すように表-1中の11の代



表的な地震波に対応する限界 SI 結果に対し非超過確率 90%の限界 SI 線を求めたうえ,レールの角折れ・目違い の影響を考慮して,さらに 10%低減した結果を包絡した ものを地震の不規則性を反映した新しい限界線とした.

また,設計実務の利便性を図るために,各地盤種別の L1設計地震動による車両の応答 SI 値を計算し限界 SI 線 図と一緒にプロットして 図-13に示す照査用のノモグラ ムを作成した.このノモグラムの適用方法は,まず,プ ッシュオーバー解析で構造物の等価固有周期を求める. 次に,対象箇所の地盤条件から地盤種別(G0~G7)を定 め,該当する応答 SI と限界値(SIL)を比較することによ って,列車の走行安全性を簡便に判定することが可能と なった.

5.おわりに

地震時列車走行安全性の照査法を確立するために,指標 SI(スペクトル強度)と構造物の応答 PV(ピーク速度)を対象に比較検討を行った.その結果,SIによる照査法は,照査精度と安定度の点において優れていることが判明した.また,この照査法を利用できる実務設計用のノモグラムを作成した.

本研究で確立した SI に基づく列車走行安全性照査法 は、平成18年2月に刊行された鉄道構造物等設計標準・ 同解説(変位制限)⁷に採用された.

参考文献

- 1) 鉄道構造物等設計標準・同解説(耐震設計),(財)鉄道総合技 術研究所,平成11年10月
- 2) LUO Xiu : Study on Methodology for Running Safety Assessment of Trains in Seismic Design of Railway Structures, Journal *Soil Dynamics and Earthquake Engineering*; Vol.25, No.2, Elsevier Science Ltd., pp.79-91, Mar. 2005
- 3) 羅休: スペクトル強度による地震時列車走行性の簡便照査法, 鉄道総研報告, Vol.16, No.3, pp.31-36, 2002.3
- 4) 宮本岳史,石田弘明,羅休,松尾雅樹,長谷川浩二:振動する軌道上を走行する車両の挙動,機構論,No.04-53 (2004,12), pp.243-246,2004.12
- 5) 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),64巻626号,pp.236-243, 1998.10
- 6) 宮本岳史,曽我部正道,下村隆行,西山幸夫,松本信之,松 尾雅樹:実台車加振実験によるシミュレーションの検証,鉄 道総研報告, Vol.17, No.9, pp.39-44, 2003.9
- 7) 鉄道構造物等設計標準・同解説(変位制限),(財)鉄道総合技 術研究所,平成18年2月

(2007.03.30 受付)

COMPARISON OF RUNNING SAFETY ASSESSMENT METHODS BASED ON SPECTRAL INTENSITY AND PEAK VELOCITY FOR RAILWAY VEHICLES DURING EARTHQUAKES

Xiu LUO and Takefumi MIYAMOTO

Due to structural vibrating displacements caused by earthquakes adversely affecting the safety of running railway vehicles, it is essential to establish a sound method to assess the effects while designing railway structures seismically. This paper examines the precision and stability of assessment indices of SI (Spectral Intensity) and PV (Peak Velocity) for running safety through vehicle running simulation. Various earthquake motions with different frequency characteristics are used in the examination. As a result, the adequacy of the SI is verified for running safety assessment. Moreover, to enable simple assessment of the running safety for a common seismic design, a nomogram based on the assessment index of SI omitting any calculation in seismic design of railway structures has been prepared for the purpose.