地盤工学研究室 野本将太

指導教員 豊田浩史

1. はじめに

従来,列車が高架橋を走行する際に発生す る振動は,列車の車両条件や速度などによっ て特徴的な周波数特性を有することが知られ ている.近年,鉄道の高速化により,鉄道沿 線に住む住民の振動問題が大きな課題となっ ている.

振動問題の対策工事は,鉄道事業者のもつ 敷地内で行わなければならず,対策場所は橋 脚基礎近傍となり,対策工として高架橋沿い に設置できる防振溝や防振壁に限定される. 列車振動に対し,防振溝・壁による振動低減 効果があることは,理論的な考察や FEM な どによる解析的な検討から成果が出てきてい るが,実際の振動伝播機構の解明や効果の高 い防振壁材料の特定にまでは至っていない.

本研究では、地盤振動実験を実施し、新幹 線通過時における地盤の伝播特性の把握と、 主要な振動を効果的に抑制する材料を解明す ることを目的とする.本研究では、①現地計 測、②要素試験、③模型試験の3つのフィール ドにおいて試験を実施する.

2. 現場計測

2.1 測定方法

新新幹線通過時に発生する振動を把握する ために,現場計測を実施した.本研究では, 新幹線通過時における地盤の振動を対象とし ている.新幹線軌道近傍の地盤の振動を計測 することによって,新幹線振動の持つ周波数 特性,加速度レベル,減衰傾向を把握するこ とは,振動実験を行う上で非常に重要である. また,本研究では,模型地盤を用いて振動実 験を行うが,使用する加速度計を同一のもの を使用した.

計測地点は、①橋脚の近傍に地盤の露出した領域がある、②多様な新幹線が運行している、という点を考慮し、茨城県古河市にある 古河駅周辺の新幹線軌道を選定した.測定時 期は、天候が比較的良い 2013/03/28 ~ 2013/03/29の二日間である.

測定に用いた器具は, 圧電型加速度計を用 いた. 圧電型加速度計は, 測定周波数範囲が 0 ~ 8000 Hz でおり, 電荷感度が 1.33 pC/(m/s²) ±15% である.

Fig. 1 に,現場計測地点の測定状況を示した.測定地点は,①橋脚,②地盤の2つの領域を設定した.橋脚における計測では,瞬間接着剤を用いて加速度計を直接橋脚に設置した.地盤における計測では,地盤にスパイクのついたベースを打ち込み,ベースに加速度計を設置した.



Fig. 1 現場計測の測定状況

計測地点を通過する新幹線車両の一覧を, Table 1 に示す.東北新幹線は、4 種類の単体 編成からなり、副編成は、JR、UR、UZ であ る.各車両に最高時速が設定されているが、 計測地点は、大宮駅と小山駅の間にあり、十 分な距離があるが、最高時速運転は行ってい ない地点である.

Table 1 計測車両一覧

編成	車両数	定員	最高時速	愛称
J	10	816	275 km/h	はやて, やまびこ, なすの
U	10	713	320 km/h	はやぶさ
R	6	338	275 km/h	こまち
Ζ	7	336	300 km/h	スーパーこまち
JR	16	1152	275 km/h	やまびこ・なすの
UR	16	1069	275 km/h	はやぶさ・こまち
UZ	16	1067	300 km/h	はやぶさ・スーパーこまち



Fig. 2 新幹線振動の加速度計時刻暦



Fig. 3 橋脚のフーリエスペクトル

2.1 測定結果

Fig. 2 に,現地計測より得られた加速度計 の時刻暦を示す.加速度計波形は,橋脚に設 置したものについて,測定データが判別可能 である.しかし,地盤に設置したものについ ては,ノイズ成分の中に加速度計の波形がま ぎれてしまっているために,判別が困難であ る.受振加速度を測定データより算出しよう と試みたが,ノイズの波形が増大している場 合があるため,正確な値を得ることができな かった.

測定したデータより,新幹線振動のピーク 周波数を算出するために,FFT を利用したフ ーリエスペクトルを描いた.Fig.3に,測定 データより得たフーリエスペクトルを示す.1 ~100 Hz の周波数帯の中に,いくつかのピー クが確認できる.10 Hz 以下の低周波数帯で3 点,10~20 Hz の中域,30 Hz 以上の帯域には っきりとピークが現れた.計測データよりフ ーリエスペクトルを描くことで,新幹線振動 の持つ周波数特性を得ることができる.

既往の研究¹⁾を参考に,計測データより, ピーク周波数帯を分類した.分類した周波数 帯は,①超低域:4~5 Hz,②低域:8~20 Hz, ③中域:20~30 Hz,④高域:40~80 Hz,⑤超 高域:100~200 Hz の5分類である.列車振動 は,車両(編成),計測場所(橋脚・地盤)に よって、ピーク値の卓越する周波数が異なる 結果となった.また、編成が同様の場合にお いても、車種によって、周波数特性は異なる.

3. 要素試験

3.1 試験方法

振動実験に用いる防振材の効果を定量的に 評価し,効果的な防振材料を把握するために, 三軸圧縮試験装置を利用したせん断波の振動 実験を実施した.

せん断波を発生させる装置として、本研究 ではベンダーエレメント(以下, BE)を用い た. BEは、せん断波速度 V_sを測定するため に用いられ、①せん断波を発生させることが 可能、②周波数を任意に設定可能という特徴 を持つ.

振動実験における条件は、せん断波におい て、Sin 波を 100 波入力し、受信した波形の うち最大・最小振幅を受振振幅として計測し た.また、周波数は、0.5 ~ 100 kHz のうち、 対数軸に等間隔となるよう 18 段階設定した.

要素試験の試料には,豊浦砂を用いた.豊 浦砂は,相対密度 $D_r = 60.0$ % となるよう供 試体を作製した.三軸圧縮試験装置の制御方 法は,自動制御における等方応力状態を維持 し,平均有効主応力p'を25→50→100→ 200→400→50 kPa(排水排気除荷により, 過圧密状態 *OCR*=8 を再現)の6 段階に変化 させ,各応力常態下で振動実験を行った.

実験時には、①防振材の厚さ、②防振材の 位置、③防振材の種類について検討を行った. Table 1 に、使用した防振材の緒元を示す.防 振材は、供試体とのインピーダンス比の観点 から、6 種類の材料を選定した.また、Fig, 4 に、実験状況を示す.防振材は、メンブレン への影響を考慮し、供試体直径よりも若干小 さいものを使用した.

Table 1 使用材料の緒元一覧

	ρ (g/cm ³)	E (MPa)	$V_{\rm s}$ (m/s)
NRスポンジ	0.078	0.239	35.01
ウレタン	1.202	2.826	28.00
超軽量気泡モルタル	0.677	-	385.5
アクリル	1.196	3300	1030
アルミ	2.630	70300	3153
真鍮	8.519	100600	2091

試験条件は、①防振材設置位置、②防振材 厚さ、③防振材の材料、④防振材の組合せ、 以上4項目について検討した.防振材設置位 置は、供試体の上部、中央、下部である.防 振材厚さは、5 mm、10 mm、20 mm の3種類 である.防振材の種類は、Table 2 に示したも のである.防振材の組合せは、アクリル、ア ルミを5 mm のウレタンで挟んだものである.



Fig. 4 防振材の挿入状況

3.2 試験結果

Fig. 5 に豊浦砂の試験結果を示す. 縦軸は 入力振幅で正規化した加速度振幅比である. 平均有効主応力 p'の増加にともない, ピーク 値を示す周波数帯も高周波数側へ遷移した. 高周波側への遷移は, 平均有効主応力 p'の増 加によって, 試料が圧密され, 剛性が上昇し, 固有周期が高周波へと変化したことが原因で あると考えられる.

完全乾燥の豊浦砂においては,過圧密の影響が見られなかった.粘性土のような圧密に よる密度上昇が顕著な試料においては,過圧 密の影響を受けると考えられる.



Fig. 6 に、ウレタン挿入時の振動低減効果 を示す.供試体内の防振材の防振材効果を測 定するために、以下の計算式を用いた.これ は、防振材が振動を低減させた量を、計算し たもので、振動低減率が 100%とは、全く振 動が伝わらなかったことを意味する.

振動低減率= $\left(1 - \frac{3 防振 k BE ta(V)}{2 ta(k BE ta(V))}\right) \times 100(\%)$

ウレタンを挿入したケースでは,送信した周 波数のうち,ほぼ全周波数帯で振幅の減少が 確認された.特に,10kHz以上では,振動低 減率が90%と非常に高い振動低減効果を示 す結果なった.各周波数で計算した振動低減 率を全て平均することで,材料の防振効果の 代表値とした.



Fig. 6 ウレタン挿入時の振動低減率

3.3 試験結果の検討

Fig. 7 に,防振材の設置位置と振動低減効

果の関係を示す.防振材は、送振点近傍また は、受信点近傍に配置することで、中央に配 置する場合と比較して、高い防振効果を示し た.防振壁による振動の低減を考える上で、 発振源よりも受振源近傍に防振壁を設置する ことで、より周波数の広い範囲で防振効果を 高めることが期待できるが、実務上では民家 周辺に防振壁を施工することは困難である.



Fig. 7 防振材の位置と振動低減効果の関係

Fig. 8 に,防振材の厚さと振動低減効果の 関係を示す.振材を厚くすると,防振効果が 高まる結果となった.ウレタンにおいては, 防振材厚が 5mm 程度でも防振効果を十分に 発揮する結果となった.防振材を厚くするこ とで,防振材内での波数が増えるため,エネ ルギー損失量が増加したと考えられる.



Fig. 8 防振材の厚さと振動低減効果の関係

Fig. 9 に、インピーダンス比と振動低減効

果の関係を示す.波動の透過率と壁厚の関係 式(弾性体を伝わる一次元波の理論式)を以下 に示す.²⁾

$$\frac{u_2}{u_1} = u_2 = \frac{2\alpha}{\sqrt{\left(\alpha^2 - 1\right)^2 \sin^2 \frac{2\pi}{\lambda_2} W + 4\alpha^2}}$$
$$\alpha = \frac{\rho_2 V_2}{\rho_1 V_1} \qquad \lambda_2 = \frac{V_2}{f}$$

ここで, *u*₁:遮断壁通過前の変位振 幅(=1)

u2: 遮断壁通過後の変位振

幅

$$\alpha$$
:インピーダンス比
 ρ_1, V_1 :地盤の密度と伝播速

度

速度

ρ₂, V₂:遮断壁の密度と伝播

W:遮断壁の厚さ f:波の周波数

この式より,防振材の厚さが同じ場合に, 波動の透過率は,インピーダンス比に依存す ることがわかる.Fig.9に示した実験結果に おいても,振動低減効果はインピーダンス比 に依存する結果となった.しかし,上記の式 は,Fig.7,Fig.8に示した防振材の設置位置 や厚さと振動低減効果の関係を表現すること ができない.実際には振動の1波毎にエネル ギー減衰が発生しているため,防振材の防振 効果を理論的に計算するには,上記の式にエ ネルギー減衰を考慮する必要がある.





3. 模型試験

3.1 実験方法

新幹線振動の振動伝達機構を検討するため に,現地計測と要素試験の結果を踏まえ, 1/100 模型での振動実験を行った.模型地盤 には小名浜砂を使用し,相対密度 *D*_r = 60 (%) の地盤を作製した.Fig.10 に,小名浜砂の粒 径加積曲線を示す.試験条件は,①防振壁, ②基礎,③受振位置,以上の3項目を検討し た.



Fig. 10 小名浜砂の粒径加積曲線

振動源には、新幹線の橋脚の模型を用い、 上部に起振器を設置することで、振動を入力 した.起振方向は、設置した起振器の方向を 変更することで調整した.送振周波数は、現 実で1~100 Hz に相当する振動を設定した. また、橋脚の基礎は、①直接基礎、②杭基礎 の2種類となっており,杭は,断面積を実物の相似比に合わせたものを取り付けた.

防振壁には,要素試験で振動効果がインピ ーダンス比に依存することがわかったため, 設置性を考慮し,5 mmの真鍮板を設置した. 根入れ深さは,①75 mm,②150 mmの2種類 である.根入れ150 mmは,杭先端よりも深 い条件である.Fig.11 に土槽試験の加速度計 配置の外観図を示す.



3.2 実験結果

Fig. 12 に地表面, Fig. 13 に地中の実験結果 を示す. 地表面の計測においては,理想的な 距離減衰傾向を示さず,加振点から離れた箇 所 (L = 375 mm) で増幅傾向を示す場合があ った. このような傾向を示すケースでは,鉛 直・水平方向の加速度の軌跡において,ルー プ軌道を描く場合があり,鉛直成分の振動の ほかに,レイリー波のような表面波が発生し ている可能性がある.地中ではL = 125 mm で の加速度が最も大きく,地表面と比較して加 速度が低くなる傾向を示した.

Fig. 14 に,模型実験における防振壁設置時 の試験結果を示す.縦軸は,実物 2~10Hz に 相当する周波数において,防振壁挿入後の加 速度を防振壁挿入前の受振加速度で割った値 の平均である.Fig. 14 より,防振壁を挿入す ることで,振動が低減される結果となった. また,直接基礎では根入れ深さによって振動 低減効果は変化しないが,杭基礎においては 根入れ深さが振動低減効果に影響を与えるこ とが明らかとなった.根入れ深さ150 mmの 防振壁では,杭先端よりも深い位置に防振壁 があるため,杭の剛体変位によって発生する 振動を遮断できたと考えられる.







4. まとめ

本研究では,現地計測,要素試験,模型実 験を行い,以下の結論を得た.

- 新幹線通過時の振動にピーク周波数帯は、
 ①超低域: 4~5 Hz, ②低域: 8~20 Hz, ③
 中域: 20~30 Hz, ④高域: 40~80 Hz, ⑤超
 高域: 100~200 Hz の 5 つに分類される.
- 2) 車両(編成),計測場所(橋脚・地盤)に よって、ピーク値の卓越する周波数が異なる.編成が同様の場合には、車種によって 周波数特性は異なることが明らかとなった。
- 防振材の防振効果は、インピーダンス比に 依存する.防振材は、①ウレタン、②NR スポンジ、③真鍮、④アルミ、⑤アクリル、
 ⑥超軽量気泡モルタル、⑦カオリンの順に 防振効果が高い結果となった.
- 防振材の防振効果は、防振材の位置・厚さ に依存することが明らかとなった。特に、 防振材を厚くすることで、エネルギー減衰 量を増加させることができる。
- 5) 理想的な距離減衰傾向を示さず,加振点から離れた箇所で増幅傾向を示す場合があった.このような傾向を示すケースでは, 鉛直・水平方向の加速度の軌跡において, ループ軌道を描く場合があり,鉛直成分の 振動のほかに,レイリー波のような表面波 が発生している可能性がある.
- 6)防振壁挿入時の模型振動実験では、加振方向によって、限られた周波数で防振効果を示すことが明らかとなった、杭基礎加振においては、防振効果が確認できる周波数帯において、防振壁の根入れ長が深いほど、防振効果が高い結果となった。

5. 参考文献

- 横山秀史,芦屋公稔,岩田直泰:新幹線高 速走行時の地盤振動特性と速度依存性評 価法,鉄道総研報告, Vol. 20, No. 1, pp. 23-28, 2006.
- 日本騒音制御工学会:地域の環境振動,朝 倉書店, p150, 2001.