粒状材料の繰返し変形挙動に及ぼす 移動輪荷重の影響評価

石川達也¹• 関根悦夫²• 三浦清一³

 ¹正会員 博(工) 北海道大学大学院助教授 工学研究科 (〒060-8628 札幌市北区北 13 条西 8) E-mail:t-ishika@eng.hokudai.ac.jp
 ²正会員 博(工)(財)鉄道総合技術研究所 軌道技術研究部 (〒185-8540 東京都国分寺市光町 2-8-38)
 ³正会員 工博 北海道大学大学院教授 工学研究科 (〒060-8628 札幌市北区北 13 条西 8)

列車通過時にバラスト軌道が受ける荷重履歴を模擬した室内要素試験方法の確立を目的に,粗粒材料を対象としたねじり単純せん断試験機の一種である多重リングせん断試験機を用い,移動輪荷重により生じる主応力軸の連続的な回転が粒状材料の繰返し変形挙動に及ぼす影響を明らかにするとともに,移動輪荷重繰返し作用下にある粒状構造物の変形挙動予測に関する多重リングせん断試験の適用性について検討した.その結果,移動輪荷重繰返し載荷時に道床が受けた荷重履歴を模擬した多重リングせん断試験結果が,模型試験で得られた道床の繰返し塑性変形挙動に近いことを見出すとともに,粒状材料で構成される路盤構造の変形挙動予測に適した材料特性の評価方法として,多重リングせん断試験が有効であることを示した.

Key Words : cyclic plastic deformation, moving wheel load, principal stress axis rotation, granular material, ballasted track

1. はじめに

従来,鉄道線路施設の効率的な維持管理を行うために, バラスト軌道(図-1)の道床や路盤を対象とした変形・ 沈下特性検討のための模型試験が数多く実施されている ^{1,2,3)}.これらの試験では多くの場合,模型軌道のある断面 に集中荷重を加える定点載荷方式が用いられ,定点載荷 方式の繰返し集中荷重で列車荷重を模擬してきた.しか し,近年国内外の研究者から,定点載荷方式では実現象 を過度に簡略化する可能性が指摘されている^{4,5)}.その一 因として,定点載荷では,道床・路盤の土要素において 主応力軸が繰返し載荷中に回転しないが,実現象では, 荷重の移動に伴って道床・路盤の土要素の応力は大きさ



図-1 バラスト軌道の縦断面図

と同時に方向も時々刻々と変化していることが挙げられる^{6,7)}.実際,主応力軸の回転を考慮した模型試験として, 静的荷重を作用させた載荷輪を走行させる移動載荷試験 が模型路盤や模型軌道に対して行われ,繰返し定点載荷 試験とは異なる挙動が確認されている^{8,9,10}.

一方,バラスト軌道の道床は,「道床バラスト」と呼ばれる単粒度砕石で一般に構成されているが,移動輪荷重を受ける道床バラストの強度・変形特性検討のための室内要素試験として,これまで,主に繰返し三軸圧縮試験が用いられてきた^{11),12)}.しかし,繰返し載荷中に主応力軸が回転しない拘束圧一定・応力振幅一定の片振り繰返し三軸圧縮試験では,移動輪荷重載荷時に砕石や礫のような粒状材料が受ける応力状態あるいは応力履歴を充分再現しえない可能性が指摘されている¹³⁾.実際,砂もしくは粘性土のような粒径の小さい土を対象として,移動輪荷重を受ける土の力学挙動を検討した東畑ら^{14),15},桃谷ら¹⁶⁾の研究においても,主応力軸回転が土の強度・変形特性に強い影響を及ぼすことが示されている.

このため、これまで筆者らは、主応力軸回転の影響を 評価可能な粗粒材料を対象とした要素試験機の開発を目 的として、ねじり単純せん断試験機の一種である多重リ ングせん断試験機を試作し、砂や礫などの粒状材料に対 して実施した中空ねじりせん断試験や三軸圧縮試験との 比較検討を通して、試作した試験機の性能評価および試



図-2 試料の粒径加積曲線

験結果の適用性について検討を行ってきた^{17,18)}.その結 果,多重リングせん断試験機が粗粒材料のねじり単純せ ん断試験機として有用であることを検証するとともに、 主応力軸回転の有無や回転方法などせん断試験法の違い が粒状材料の強度・変形特性に影響を及ぼすことを示し た.しかし、これらの研究では、多重リングせん断試験 を既存のせん断試験方法に近い試験条件で行っており、 列車通過時にバラスト軌道が受ける応力状態を模擬した ものでは必ずしもないため、より実現象に近い試験方法 の確立と、粒状材料の繰返し変形挙動に及ぼす移動輪荷 重の影響を評価することが今後の研究課題となっていた.

本研究では、このような状況をふまえて、多重リング せん断試験機を用い、移動輪荷重繰返し載荷時にバラス ト軌道が受ける荷重履歴を模擬した室内要素試験方法の 確立を目的として検討を行う.具体的には、列車通過に よる荷重の増減と主応力軸方向の変化を考慮した、実現 象に近い荷重載荷方法を確立して多重リングせん断試験 を行い、主応力軸の連続的な回転が粒状材料の繰返し変 形挙動に及ぼす影響を検討するとともに、模型試験で得 られたバラスト軌道の繰返し塑性変形挙動との比較検討 により、移動輪荷重繰返し作用下にあるバラスト軌道の 変形挙動予測に対する多重リングせん断試験の適用性に ついて検討を行う.

2. 試料と試験方法

(1) 試料

試験に用いた試料は、実軌道で使用されている山梨県 大月市で産出される安山岩の道床バラストと同じ岩種の 砕石を1/5相似粒度に調整した単粒度砕石である.また、 本試験では、「1/5試料A」、「1/5試料B」と称する粒度が 異なる2種類の試料を用いるが、両試料は1/5縮尺模型バ ラスト軌道に対して行った載荷試験¹³⁾で用いた試料と同 一粒度の試料である.図-2に両試料の粒径加積曲線を示 す.なお、我が国の鉄道で用いられている道床バラスト の粒度は、ある範囲内に収めることが示方書で規定され





ているが、本試験で用いた「1/5 試料 A」と「1/5 試料 B」 は、それぞれ示方書で規定されている粒度範囲内で最も 粗粒な粒度と最も細粒な粒度に調整したものである.

(2) 試験装置

多重リングせん断試験機¹⁷の概略を図-3に示す.本試 験機では供試体を支持する下盤がトルク載荷用ダイレク トドライブモータ (DDM) により回転し,上盤・下盤・ 内外リングで拘束された供試体にねじり力を加えること ができる.また,上盤に設置した鉛直方向の DDM を駆 動し,供試体に軸荷重を与えることができる.この際, 内外リングが上盤・下盤から独立しており,試料や他の リングとの間に摩擦を生じない設計になっている.供試 体寸法は,幅 W=60mm (内径 ϕ =120mm,外径 ϕ =240mm), 高さ Hはリング (1 段当たり 20mm) の段数を変えるこ とで H=40~100mm に設定できる.本研究では,模型試 験¹³⁾の道床厚が 50mm であることを考慮し,3 段



図-5 移動輪荷重載荷試験装置・模型バラスト軌道の概略図



(H=60mm) に固定して試験を行った(図-4).

試験時の計測は、鉛直応力*σa*, せん断応力*τab* 鉛直変 位 *u* (鉛直ひずみ*εa*), せん断ひずみ*γad*こついて行った. 多重リングせん断試験における応力・ひずみは、図-4 の ように定義する. このうち、鉛直応力および鉛直変位は、 図-3 に示す上盤に設置した軸荷重測定用ロードセルおよ び外部変位計 (Dial Gauge) でそれぞれ計測した. せん断 ひずみは、トルク載荷用 DDM に与える回転角変位の制 御値と外部変位計による鉛直変位から算定される. せん 断応力は、下盤に設置したトルク変換器と上盤に設置し たトルク測定用ロードセルで各々計測した. だたし、繰 返し載荷試験では、トルク測定用ロードセルの機構上の 問題から、トルク変換器のみで計測した. なお、多重リ ングせん断試験機では、側方応力は計測できない.

(3) 試験方法

本研究では、1/5 試料Aと1/5 試料Bを用い、幅W=60mm, 高さH=60mmの供試体に対して圧密排気条件の単調載荷 試験および繰返し載荷試験を行った.各試験の試験条件 と供試体の初期乾燥密度を表-1に示す.試験に用いる供 試体は、内外リング間に気乾燥試料をリング1段当たり の高さと同じ20mmの層に分けて投入し、同一試料の模 型試験の密度に近づくよう各層毎に突き固めて作製した. その後、単調載荷試験では、供試体を鉛直応力 σ_a =156.8kPa

表-1 多重リングせん断試験の試験条件一覧

試験名	輪重	鉛直応力	せん断応力	初期乾燥密度	
		$(\sigma_a)_{\max}$	$(\tau_{a\theta})_{\max}$	1/5 試料 A	1/5 試料 B
単調載荷		156.8 kPa	最大値まで	1.42 g/cm3	1.48 g/cm3
繰返し載荷 (移動載荷)	2kN	80.0 kPa	12.8 kPa	1.42 g/cm3	1.48 g/cm3
	4kN	155.6 kPa	25.5 kPa	1.42 g/cm3	1.48 g/cm3
	6kN	231.1 kPa	38.3 kPa	1.43 g/cm ³	1.47 g/cm3
繰返し載荷 (定点載荷)	2kN	80.0 kPa	-	1.43 g/cm ³	1.48 g/cm3
	4kN	155.6 kPa	-	1.43 g/cm ³	1.48 g/cm3
	6kN	231.1 kPa	_	1.43 g/cm ³	1.48 g/cm ³

で1時間程度圧縮した上で、 σ_a =156.8kPa 一定の定圧条件 下で、せん断ひずみ速度 0.1%/min の単調ねじりせん断を 行った. なお、鉛直応力 σ_a は後述する繰返し載荷試験の 鉛直応力振幅(σ_a)max を参考に決定した.一方、繰返し載荷 試験では、模型バラスト軌道に対して行った移動載荷方 式と定点載荷方式の繰返し載荷試験を模擬するために、 載荷方式の異なる 2 種類の多重リングせん断試験をそれ ぞれ以下のように実施した.

a) 鉛直・せん断応力載荷試験

移動輪荷重作用下の道床バラストが受ける荷重履歴を 模擬するために、模型バラスト軌道の移動載荷試験¹³で 計測された応力を載荷重として多重リングせん断試験を 実施する.図-5は、移動輪荷重載荷試験装置・模型バラ スト軌道の概略図である.移動輪荷重載荷試験装置とは、 鉛直荷重を作用させた載荷輪を往復走行可能な試験装置 である.試験に用いた模型軌道は、縮尺比1/5とし、模型 レール、模型まくらぎ(15本)、模型道床、模型路盤で構 成されている.図-6は、模型バラスト軌道の移動載荷試 験(輪重 P=4.0kN)で2方向ロードセル¹⁹⁾を用いて測定 された、載荷輪の移動に伴い模型中央のまくらぎ No.8(図 -5)が受ける鉛直方向とせん断方向の荷重波形の一例で ある.ただし、図の横軸は、まくらぎ No.8 と載荷輪間の 距離を示している.

図から、まくらぎ直下の道床が受ける鉛直荷重は、ま



くらぎ直上に載荷輪がある場合に最大となり、離れるに 従って減少すること、および同せん断荷重は、 まくらぎ 直上に載荷輪がある場合にゼロとなり、当該まくらぎを 境にして作用方向が反転することがわかる. このような 計測結果を参考にして、多重リングせん断試験の1回の 繰返し載荷中の鉛直応力 σ_a とせん断応力 $\tau_{a\theta}$ の載荷パター ンを図-7のように設定した.ただし、本研究では、載荷 輪が無限遠の距離から特定のまくらぎに接近し、当該ま くらぎ上を通過してまた無限遠に離れるまでに受ける荷 重履歴を1回の繰返し載荷と定義する.なお,鉛直応力 σ_a とせん断応力 $\tau_{a\theta}$ は,図-6の鉛直荷重 P_r とせん断荷重 Qrを制御し易い正弦波形に理想化した上で、まくらぎ底 面積で除して算出している.また,鉛直応力・せん断応 力ともに、前述の移動載荷試験における載荷輪の走行速 度と走行回数を考慮して、同試験と同様の載荷周波数 f=0.008Hz, 繰返し載荷回数 Ne=200 回とした. さらに, 模 型試験の輪重が変化した場合(P=2.0, 6.0kN 等)を想定 して, 鉛直応力・せん断応力の振幅を変更して多重リン グせん断試験を行った(図-7).

b)鉛直応力載荷試験

載荷方式の違いがバラスト軌道の繰返し塑性変形挙動 に与える影響を要素試験で評価するため、定点荷重作用 下の道床バラストが受ける荷重履歴を模擬して多重リン グせん断試験を実施する. 図-6 からも明らかなように、 まくらぎ直上に載荷輪を固定した場合、まくらぎ直下の 道床が受けるせん断荷重はゼロとなる. このため、定点 載荷方式の模型試験を想定した場合には、鉛直応力のみ の載荷が適当であると考えられる. そこで、前述した鉛 直・せん断応力載荷試験の鉛直応力σ_a(図-7)のみを供 試体に載荷する多重リングせん断試験を実施した. この 荷重条件は、移動載荷試験時にまくらぎが受ける荷重波 形と同等の荷重振幅と周期を有する正弦波鉛直荷重(荷 重振幅: Pr=2.0kN)を載荷する定点載荷試験の荷重履歴 を再現したものである. このため, 鉛直応力の載荷周波 数, 繰返し載荷回数はそれぞれ f=0.008Hz, N=200 回とし た. なお、多重リングせん断試験の供試体は、半径方向

への変形が剛なリングによって拘束されるため,土槽側 面方向への変形を拘束した模型土槽内の道床と同様,鉛 直応力と水平応力が異なるK₀状態にある.一般に,この ような異方応力状態からせん断応力を作用させた場合, 主応力軸方向は連続的に回転するとされている.一方, せん断荷重が生じない定点載荷方式の模型試験やせん断 応力を載荷しない鉛直応力載荷方式の多重リングせん断 試験では,土要素の主応力軸は載荷中に回転しないと考 えられる.

3. 試験結果と考察

(1) 単調載荷試験結果

多重リングせん断試験は、試料や他のリングとの間に 摩擦を生じないような機構に設計されているものの、完 全にはその影響を排除できないと考えられる. 摩擦抵抗 を無視できない場合には、上盤で計測されたせん断応力 は、下盤で計測されたせん断応力よりも低くなることが 予想される. そこで、せん断中の摩擦の影響を検討する ために、単調載荷試験で上・下盤のせん断応力を比較し た. 図-8は、下盤で計測されたせん断応力でのと上盤で計 測されせん断応力 $\tau_{a\theta}$ をそれぞれ用いた、せん断応力 $\tau_{a\theta}$ ~ せん断ひずみん関係を比較したものである. 図から,同 一せん断ひずみレベルで上・下盤で計測されたせん断応 力を比較した場合,各試験とも,両者のせん断応力はほ ぼ等しいことがわかる.したがって、粒度や初期乾燥密 度の違いに関わらず、せん断応力は損失無く試料上層ま で伝達されており、単粒度砕石を用いた多重リングせん 断試験では、せん断中に摩擦が試験結果に及ぼす影響は ほとんどないと考えられる.

(2) 繰返し載荷試験結果

a) 鉛直・せん断応力載荷試験

図-9(a)に、輪重 P=4.0kN の移動載荷を想定した試験から得られた 1/5 試料A の鉛直応力 σ_a ~鉛直変位u関係を、同図(b)に、同一試験条件の移動載荷試験でまくらぎ No.8



が受ける鉛直荷重 Pr~鉛直変位 u 関係を示す. なお、模 型試験では急激な荷重載荷により模型バラスト軌道が軌 道縦断面方向に不同沈下しないように所定の輪重に到達 するまで、静的荷重を車輪の走行に伴い徐々に増加させ ているが(図-9(b)),多重リングせん断試験でも同様に、 所定の輪重載荷時の応力振幅に到達するまで、模型試験 の静的荷重の増加に応じて鉛直・せん断応力の振幅を段 階的に増加させて載荷・除荷を行う段階式繰返し載荷を 行った. ただし、本研究では、初めて所定の輪重に相当 する荷重が載荷された場合,繰返し載荷回数 N_c=1 と数 えた (図-9(a)). 図から, 多重リングせん断試験の $\sigma_a \sim u$ 関係と模型試験の Pr~u 関係は、繰返し載荷に伴うヒス テリシス・ループの形状変化や残留変位の発生傾向が非 常に似通っていることがわかる. また, 図-10(a)は, 輪重 P=4.0kN の移動載荷を想定した試験から得られた各試料 の鉛直変位 u~繰返し載荷回数 N_e関係を, 同図(b)は, 同 ー試験条件の移動載荷試験でまくらぎ No.8 の鉛直変位 u ~繰返し載荷回数 N。関係を示したものである. ただし、 図中の umax は1回の繰返し載荷中に鉛直応力の が最大と なった時の鉛直変位を,同じく umin は1回の繰返し載荷 終了時の鉛直変位をそれぞれ表している. ここで、umax はまくらぎ直上に載荷輪がある状態を, umin は載荷輪が通 過後に最も遠ざかった状態をそれぞれ表している. 図か ら、各試料とも繰返し載荷初期には残留鉛直変位の増加 は大きく塑性の卓越する傾向を示すが、繰返し載荷回数 の増加に伴い、残留鉛直変位の増加量が減少し弾性化が 進行することがわかる. このため, 沈下傾向は, 繰返し 載荷初期段階(N=40回程度まで)の急激な沈下部分とそ の後の緩やかな沈下部分とに分けることができると考え、 鉄道構造物等設計標準(案)軌道構造[有道床軌道]20) に準じて,繰返し載荷による初期沈下量αと初期沈下収束 後の沈下速度βを算定し、図-11(a)に整理した. その結果,



初期沈下量 α は 1/5 試料 A が 1/5 試料 B より大きくなり, 沈下速度 β は 1/5 試料 B が 1/5 試料 A より若干大きくなっ た. 一方, 図-12 は,輪重を P=2.0kN, 6.0kN に変えた場 合の繰返し載荷試験から得られた各試料の鉛直ひずみ ϵ_a ~繰返し載荷回数 N_c 関係を示したものである.図から, 荷重強度が増加すると累積鉛直ひずみも輪重に比例し, 増加することがわかる.

b)鉛直応力載荷試験

図-13は、多重リングせん断試験の鉛直応力σ_a-鉛直変 位 u 関係と模型試験の鉛直荷重 P_r-鉛直変位 u 関係を、 図-14 は、両試験の鉛直変位 u〜繰返し載荷回数 N_c関係 を、それぞれ輪重 P=4.0kN 相当の定点載荷を想定した同 一試料の試験結果について比較したものである. 図から、 定点載荷方式の試験についても、両者の試験結果は非常 に似通っていることがわかる.また、前述の鉛直・せん 断応力載荷試験と同様に、繰返し載荷による初期沈下量α と初期沈下収束後の沈下速度βを試験結果から算出し、図 -11(a)に整理した.その結果、試料の違いによる初期沈下 量αや初期沈下収束後の沈下速度βの大小関係について、 鉛直・せん断応力載荷試験と同様な傾向が得られた.

4. 繰返し変形挙動に及ぼす移動輪荷重の影響評価

(1) 各試験結果の比較

まず,移動載荷試験に相当する鉛直・せん断応力載荷 試験結果と定点載荷試験に相当する鉛直応力載荷試験結 果の比較(図-11(a))から,同じ粒度の場合,初期沈下量 αおよび沈下速度βともに鉛直・せん断応力載荷試験の方 が鉛直応力載荷試験よりも大きくなること,および粒度 の違いによる初期沈下量αの差は鉛直応力載荷試験より



も鉛直・せん断応力載荷試験でより顕著に現れることが わかる.このように、せん断応力載荷の有無により累積 鉛直変位の発生傾向に違いが生じたことは、せん断中の 主応力軸回転や中間主応力の変化が粒状材料の力学的挙 動に強い影響を及ぼすことを示す結果である.また、同 様な傾向は、模型バラスト軌道に対する移動載荷方式お よび定点載荷方式の繰返し載荷試験結果(図-10(b),図 -14(b))から得られた各試料の初期沈下量αと沈下速度β (図-11(b)) でも確認された. このことは、バラスト軌道 の変形・沈下特性を検討する室内要素試験としての多重 リングせん断試験の有用性を示すものであり、本試験で 行った車輪の通過による荷重増減と主応力軸方向の変化 を考慮した載荷方法が実現象に近い荷重制御方法であっ たことを立証する結果であると考えられる.なお、図 -10(a)(b)から, 繰返し載荷試験中の累積鉛直変位は, 多重 リングせん断試験よりも模型試験の方が各試料とも若干 大きいが、この要因としては、試験中の拘束条件が異な ることが挙げられる. 多重リングせん断試験の供試体は, 側面はリング、上面は上盤、下面は下盤で拘束されてい る.しかし、移動載荷試験の供試体は、側面はアクリル 板、下面は剛性路盤で拘束されているものの、上面はま くらぎが等間隔に配置されているだけで完全に拘束され ていない、このため、荷重を受けたまくらぎ下の道床バ ラストが非拘束状態のまくらぎ間に側方流動することは 容易に考えられる. 多重リングせん断試験結果を用いて 模型バラスト軌道のFEM解析を実施した結果²¹⁾によると、 このような試験条件の違いを考慮した場合には、多重リ ングせん断試験と模型試験の繰返し塑性変形挙動は定性 的に一致するだけではなく、定量的にもほぼ一致するこ とが示されている. このことは、移動輪荷重繰返し作用 下にあるバラスト軌道の変形挙動予測に対する多重リン グせん断試験の適応性の高さを実証する結果である.

(2) 主応力軸回転の影響

まず、せん断応力の載荷が累積鉛直変位の発生に及ぼ す影響について、鉛直応力 σ_a とせん断応力 $\tau_{a\theta}$ の組合せを 変えて行った多重リングせん断試験結果を基に考察する.



図-16 繰返し変形挙動に及ぼす移動荷重の影響

図-15は、同一試料に対して行った鉛直・せん断応力載荷 試験と鉛直応力載荷試験から得られた、各繰返し載荷回 数における鉛直変位 *u* の比 *D*(式(1)で定義し、以下「鉛 直変位比」と称す)と繰返し載荷回数 *N*_cの関係である.

$$D = \frac{u(N_c)_{ml}}{u(N_c)_{q}} \tag{1}$$

ここに、 $u(N_c)_{ml}$:繰返し載荷回数 N_c における鉛直・せん 断応力載荷試験の鉛直変位 u, $u(N_c)_{fl}$:繰返し載荷回数 N_c における鉛直応力載荷試験の鉛直変位 u である. 同図は、 鉛直応力振幅(σ_a)_{max}=155.6kPa 一定(輪重 P=4.0kN に相当) として、せん断応力振幅(τ_{a0})_{max}=12.8、25.5、38.3kPa と変 化させた試験結果 (輪重 P=2.0、4.0、6.0kN と変化させた 場合に相当)を示している. 図を見ると、各せん断応力 振幅とも、鉛直変位比 D は繰返し載荷初期に若干変動が 見られるものの、その後はほぼ一定になると考えられる. 同様な傾向は、試料や載荷条件によって値は異なるが、 他の試験条件でも認められた. したがって、鉛直・せん 断応力載荷方式と鉛直応力載荷方式、すなわち移動載荷 方式と定点載荷方式で行った多重リングせん断試験から 得られる鉛直変位は、繰返し載荷回数に依らず試料種 別・載荷条件毎にほぼ一定の割合にあると考えられる.

次に、鉛直変位比 D に及ぼす載荷条件の影響について 検討する. 図-16 は、1/5 試料 A の試験結果から得られた 平均鉛直変位比 D_{are} ~せん断応力振幅($\tau_{a\theta}$)max 関係を、鉛直 応力振幅(σ_a)max 毎に示したものである. ただし、平均鉛 直変位比 D_{are} とは、 N_c =40 回以降の鉛直変位比 D がほぼ 一定と仮定できる部分に対して求めた D の平均値である. 図から、鉛直応力振幅が減少する程あるいはせん断応力 振幅が増加する程、平均鉛直変位比 D_{are} は増加すること がわかる. そこで、せん断応力振幅($\tau_{a\theta}$)max と鉛直応力振 幅(σ_a)max を説明変数とする平均鉛直変位比 D_{are} の推測式 (2)を用いて、(σ_a)max=155.6kPa 一定の試験から得られた D_{are} ~($\tau_{a\theta}$)max 関係を、図-16 中の破線のように近似した.

$$D_{ave} = a \frac{(\tau_{a\theta})_{\max}}{(\sigma_a)_{\max}} + 1$$
⁽²⁾



ここに、a: 試料に依存する係数である. さらに、式(2) の係数 a の同定結果を基に、異なる鉛直応力振幅の D_{ave} ~($\tau_{a\theta}$)max 関係を図中破線のように予測した. 図から、載 荷条件に依らず、式(2)により平均鉛直変位比 D_{ave} が充分 推定できることがわかる.

最後に、粒状材料の繰返し変形挙動を検討する上で の平均鉛直変位比 D_{ave} の意味合いについて考察する.前述のように、鉛直・せん断応力載荷試験では土要素の主 応力軸は載荷中回転するが、鉛直応力載荷試験では主応 力軸の回転は生じない、中間主応力 σ_2 が式(4)のように表 されると仮定した場合、主応力軸回転角 θ_{max} は、土要素に 作用する最大主応力 σ_1 、中間主応力 σ_2 、最小主応力 σ_3 を 用いて、式(3)のように表される.

$$\theta_{\max} = \sin^{-1} \sqrt{\frac{\sigma_2 - \sigma_3}{\sigma_1 - \sigma_3}} \tag{3}$$

$$\sigma_1, \sigma_3 = \frac{\sigma_a + K_0 \sigma_a}{2} \pm \sqrt{(\sigma_a - K_0 \sigma_a)^2 + 4\tau_{a\theta}^2}, \quad \sigma_2 = K_0 \sigma_a \quad (4)$$

ここに、K₀:静止土圧係数である.多重リングせん断試 験では、側方応力の計測を行っていないため、精確に主 応力軸回転角のmax を算定することはできない. そこで, 本研究では、静止土圧係数 K₀を一定値(K₀=0.5)と仮 定して, 主応力軸回転角のmaxを算定することとした. せん 断応力振幅($\tau_{a\theta}$)max と鉛直応力振幅(σ_a)max の組合せを変え て,式(3),(4)に代入し得られた結果を,図-17 に示す. 値の妥当性については、今後さらに検討する必要がある ものの、図から、鉛直応力振幅が同じであればせん断応 力振幅が増加する程,またせん断応力振幅一定であれば 鉛直応力振幅が減少する程、主応力軸回転角は大きくな る傾向にあることがわかる.また,図-16と図-17を比較 すると、応力状態の変化に対する試験中の主応力軸回転 角のmax と平均鉛直変位比 Daveの増減傾向は一致しており、 累積鉛直変位は主応力軸回転角の増加とともに増加する 傾向にある.以上のことから、Daveは累積鉛直変位に対す る主応力軸回転の影響を評価する一つの指標であると考 えることができる.

5. まとめ

本研究では、移動体通過による荷重の増減と主応力軸 方向の変化を考慮した、実現象に近い荷重制御方法を用 いて多重リングせん断試験を行い、移動輪荷重繰返し作 用下にある粒状構造物の変形挙動予測に関する多重リン グせん断試験の適用性について検討した.その結果、移 動輪荷重繰返し載荷時に道床が受けた荷重履歴を模擬し た多重リングせん断試験結果が、模型試験で得られた道 床の繰返し塑性変形挙動に近いことを示し、多重リング せん断試験が移動輪荷重を受ける粒状材料の力学特性評 価に有効であることを検証した.本研究で得られた主な 知見をまとめると次のとおりである.

- (a) せん断応力は損失無く試料上層まで伝達されており、 試料とリング間などにおけるせん断中の摩擦が単粒 度砕石の力学挙動に及ぼす影響は少ない。
- (b) せん断応力載荷の有無により沈下傾向が異なったことから、せん断中の主応力軸回転や中間主応力の変化は粒状材料の力学的挙動に強い影響を及ぼす.
- (c) 粒度の差異による累積鉛直変位の違いは、定点載荷 を想定した鉛直応力載荷試験よりも移動載荷を想定 した鉛直・せん断応力載荷試験で顕著に表れる.
- (d) 移動載荷方式の多重リングせん断試験から得られる 各繰返し載荷回数の累積鉛直変位は,同一条件の定 点載荷方式の試験結果よりも定数倍大きくなる.
- (e) 累積鉛直変位は主応力軸回転角の増加とともに増加 する傾向にあるが、その増加程度を表す鉛直変位比 は、せん断応力振幅と鉛直応力振幅を説明変数とし た式で予測できる。

今後はさらに、多重リングせん断試験で載荷条件や道 床厚が変化した場合の粒状構造物の変形挙動予測を進め、 鉄道線路施設の合理的な維持管理方法の構築に寄与する 考えである.

謝辞:本研究の遂行にあたっては,前北海道大学大学院 杉山圭大氏に実験結果の整理について多大なご協力を頂 きました.ここに記して深甚なる謝意を表します.なお, 本研究の一部は,平成15年度〜平成16年度科学研究費 補助金(基盤研究(C)(2),課題番号:15560420,研究代表 者:石川達也)の交付を受けて実施されたものである.

参考文献

- 石川達也,名村明:実物大試験による道床バラスト部繰返し変形特性の検討,土木学会論文集,No.512/IV-27, pp.47-59, 1995.
- 2) 関根悦夫,木幡行宏,蒋関魯,矢崎澄雄,長戸博:道床バ ラストの強度・変形特性,鉄道総研報告, Vol.14, No.4, pp.13-18, 2000.

- Hwang, S.K., Lee, S.H. and Choi, C.Y.: Performance of the reinforced railroad roadbed of crushed stones under the simulated cyclic loading using multi purpose loading system, *The world congress in railway research (WCRR2001)*, 2001.
- Gerald, P., and Richard, J.B.: Performance of large-scale model single tie-ballast systems, *Transportation Research Record*, 1134, pp.7-14, 1987.
- 5) 垂水尚志:道床・路盤・路床に関する研究開発の経緯,鉄 道総研報告, Vol.7, No.2, pp.1-10, 1993.
- 平川大貴,川崎紘誉,桃谷尚嗣,龍岡文夫:軌道模型実験 における載荷方法の影響,第55回年次学術講演会講演概要 集,3-A,pp.428-429,2000.
- 7) 村本勝己,関根悦夫,桃谷尚嗣:軌道模型の繰返し載荷試 験における載荷方法の影響,第56回年次学術講演会講演概 要集,3-A,pp.434-435,2001.
- 8) Hirakawa, D., Kawasaki, H., Tatsuoka, F. and Momoya, Y.: Effects of loading conditions on the behaviour of railway track in the laboratory model tests, *The bearing capacity of roads, railway and airfields, Proc. 6th intern. conf.*, Lisbon, pp.1295-1305, Rotterdam: Balkema, 2002.
- Ishikawa, T. and Sekine, E.: Effects of Moving Wheel Load on Cyclic Deformation of Railroad Ballast. *Proc. of Railway Engineering-2002*, London, [1/1(CD-ROM)], 2002.
- Momoya, Y., Sekine, E. and Tatsuoka, F.: Deformation characteristics of railway roadbed and subgrade under moving-wheel load, *Soils and Foundations*, 45(4), pp.99-118, 2005.
- 11) 村本勝己,関根悦夫,蒋関魯:繰返し荷重をうける道床バ ラストの粒度と強度・変形特性に関する検討,第36回地盤 工学研究会概要集,pp.1185-1186,2001.
- 12) Kohata, Y., Jiang GL. and Sekine, E.: Deformation characteristics of railroad ballast as observed in cyclic triaxial tests, *Poster Session Proc. of the 11th Asian Regional Conference on Soil Mechanics and Geotechnical Engineering*, Seoul, 16-20 August 1999,

pp.21-22, 1999.

- 石川達也,関根悦夫,三浦清一,中村貴久:模型バラスト 軌道の繰返し塑性変形挙動に及ぼす移動荷重の影響評価, 地盤工学会北海道支部技術報告集,第43号, pp.263-272, 2003.
- 14) 原田尚幸,東畑郁生,川崎祐征,須長誠:移動荷重を受ける路盤土の変形特性,第28回土質工学研究発表会概要集, pp.1539-1542,1993.
- 15) Towhata, I., Kawasaki, Y., Harada, N. and Sunaga, M.: Contraction of soil subjected to traffic-type stress application, Shibuya, et. al. (eds.), *Pre-failure Deformation of Geomaterials, Proc. intern. symp.*, Sapporo, 12-14 September 1994, pp.305-310, Rotterdam: Balkema, 1994.
- 16) 桃谷尚嗣,関根悦夫,渡辺健治,篠田昌弘,館山勝,龍岡 文夫:繰返し載荷による砂の変形特性に与える主応力軸の 回転の影響,第40回地盤工学研究会概要集,pp.463-464, 2005.
- 17) 石川達也,堀田大介,柏谷匡胤,三浦清一:粗粒材料を対象とした単純せん断試験機の試作と性能評価,第39回地盤工学研究発表会講演集,pp.863-864,2004.
- 18) 杉山圭大,石川達也,三浦清一,関根悦夫:多重式リング せん断試験機による砕石の繰返し変形挙動に及ぼす主応力 回転の影響の検討,第40回地盤工学研究発表会講演集, pp.545-546,2005.
- 19) 谷和夫,龍岡文夫,山口顕:砂地盤上の帯基礎の模型支持 力実験(第2報),第21回土質工学研究発表会講演集, pp.1165-1166,1986.
- 20) 鉄道総合技術研究所編:鉄道構造物等設計標準・同解説「軌 道構造[有道床軌道](案)」,鉄道総合技術研究所,1997.
- 21) 石川達也,細田充,関根悦夫,三浦清一:移動荷重作用下の粒状構造物の変形挙動解析法の検討,第41回地盤工学研究発表会講演集,pp.1071-1072,2006.

EFFECT EVALUATION OF MOVING WHEEL LOAD ON CYCLIC DEFORMATION OF GRANULAR MATERIAL

Tatsuya ISHIKAWA, Etsuo SEKINE and Seiichi MIURA

The objective of this paper is to propose a new testing method to examine the effects of moving wheel load on cyclic plastic deformation of railroad ballast in terms of the strength and deformation characteristics. Applicability of a newly developed multi-ring shear test, which can make the principal stress axes rotate, to an element test of granular materials subjected to moving wheel load was examined by comparing the laboratory element test results with the moving wheel loading test results of small scale model track. As the results, it was revealed that the mechanical behavior of railroad ballast under moving wheel loads is very similar to that of granular material subjected to the principal stress axis rotation during shear. Accordingly, it was confirmed that the multi-ring shear test is appropriate for simulating the actual stress states inside substructures under moving wheel loads.