

IV-112 角折れ区間の実車走行安定性実験

國鐵、鐵道技術研究所 正員 伊藤文人

同 上 新井 清之助

同上 平田五十

同 上 正員 ○ 奥田寿夫

1. 目的 長大吊橋の主塔部および橋台部において、列車荷重などに依り軌道かへの空型に曲がる大きな角折れ現象が予想される。このような角折れ区間を列車が走行すると、輪重抜けと横压が発生して脱線の危険があるので、緩衝けたを用いて4個の連続した小さな角折れに分散させて、走行安定性を図る構造が考えられた。この構造の実車走行安定性を確認するために実車実験を行なった。

2. 実験条件

2. 1. 試驗場所と試験時期 旧根室本線 新内・新得間 将勝

實驗線内で、昭和45年10月12日

表1 使用した橋けたの主要諸元

けた	形 式	KS	支 間	高 さ	心々幅	重 量
第1連	達	680	15	9.750	1.089	1.219
第2連	達	680	18	9.750	1.232	1.680
第3連	ひら	509	15	9.800	1.060	1.700
第4連	達	680	15	9.750	1.104	1.219
第5連	達	1084	12	9.800	1.020	1.700
						5.543

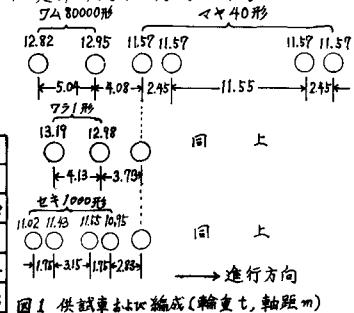


圖 1 供試車輛之編成(輪重 t , 軸距 m)

2.2. 供試車上試驗速度

供試車の種類、軸距、輪重および試験走行時の編成を図1に示す。試験速度はワラ形で30～70 Km/H、ワム形で30～80 Km/H、セキ形で30～65 Km/Hである。

2・3. 角折水部の線路条件

図2に示すように、垂直角折れ $10/1000$ 、水平角折れ $5/1000$ 加えを左半側同時に存在する場合、角折れが全くない直線路の場合の兩者について実験した。

実験設備にて使用した機器

たの主要諸元を表1に示す。橋脚は4本の柱に沿って上下できる縦はりと横はりによって構成され、橋台の支承は横はり上に据えられており、これによつて垂直の角折れを与える。また、4本の柱は線路に直角で水平方向に平行移動が可能で、これによつて水平の角折れを与える。レールの継続は上フランジと木マクラギをフックホールでとめ、JRS-F型の継結装置を用いて弾性継結にした。

直線路から角折れ状態に移行させた結果生じる折れ角を橋梁下につれてトランシットで測定した。その値は表2に示すように設定予定値に近いものであった。また、角折れ部に生じた軌道形状を1m毎によって曲率半径を、10m毎によって曲線部長さを測定した。垂直曲線半

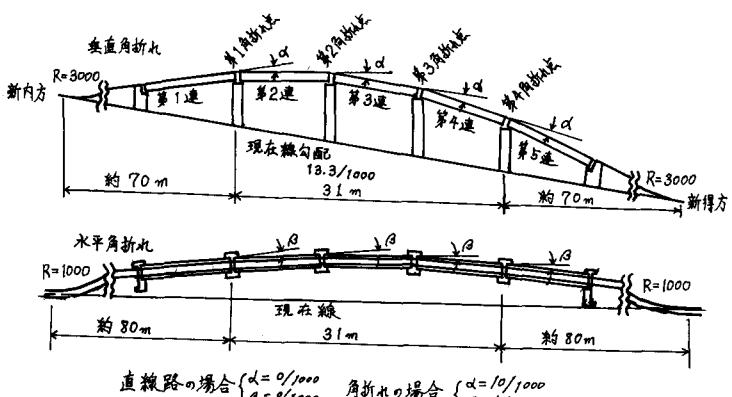


図2 軌道角折れ部の線路条件

表2 検測によるけたの角折れ量				
測定点 方向	第1	第2	第3	第4
垂直角折れ	12.0	10.9	10.4	9.6
	1000	1000	1000	1000
水平角折れ	4.4	5.3	5.0	4.9
	1000	1000	1000	1000

径は約200 mである。したがって、水平曲率半径は軌道狂い量と同程度の曲がりであるので、十分正確と信じて結果を得られるか、た。他方、直線部長さは2 m前後で、水平曲線部長さは直線部長さよりもはるかに長く、全体としてなめらかな曲線状になっている。また、角折れ部のレールに発生する応力は直線部に対して約7 kg/mm²、水平曲げ部に対して約3 kg/mm²であった。

3. 試験結果

3.1. 車上関係。測定車(セキ1000形)よりFMテレメータで送られた測定波形は地上で受信の後、ペンオシロスコープに記録される。測定値は角折れ点1～4の各点を通過後の各速さに対する相当区間の値を示す。たゞ之を、角折れ点1～2間の値は第2速相当区間のものを示す。

○横圧。前軸左車輪のスポークの曲がりひずみゲージで検出する。ワラ1形、セキ1000形で角折れのある場合の横圧は直線路の場合の約0.5倍増して2倍前後である。したがって、ワム80000形では両場合ともほとんど変化ない。ワラ1形、ワム80000形で速度30～40 km/h、セキ1000形で速度40～50 km/hの附近で極大値を示す傾向がある。

○輪重抜け。前軸左車輪のスポークの軸力をひずみゲージで検出する。輪重の極小値をP_{min}、平均輪重または静止輪重をP₀とした時、輪重抜け△P/P = (P₀-P_{min})×100/P₀(%)は輪重の減少した割合を示す。全車種とともに角折れのある場合の輪重抜けは直線路の場合のものよりも大きい。ワム80000形で速度71 km/h、第2速相当区間で44.4%を示し、他の値は全て40%以下である。ワラ1形も40%以下で、セキ1000形では一般にその値は小さく、速度65 km/h附近まで約30%以下である。

○脱線係数。横圧と横圧が発生した時の輪重との比で脱線係数を表わし、各区間の最大値を示す。角折れのある場合の脱線係数は直線路の場合のものよりも大きい。ワラ1形、ワム80000形では横圧と同様に速度30～40 km/hで極大値を示し、それそれ0.3、0.2前後であり、高速域では第2速相当区間の値が大きくなる。セキ1000形では速度40～50 km/hで0.25の極大値を示し、それ以上の高い速度域では速度が上昇しても増大する傾向がある。

○せり上り度。車輪フランジがレールにせて登る度合を示すもので、ビデオレコーダで走行中の供試車の車輪踏面の再生画面を見て判断する。今回の試験ではせり上りは全く起きていない。

○車体加速度。前、後軸上の車体左右、上下方向の加速度を測定した。左右方向加速度については、角折れの有無に大差なく、ワラ1形、ワム80000形で60 km/h附近に極大値があるが、速度に対して大きな変化はなく、いずれも全振幅で0.45g以下である。セキ1000形は左右に速度とともに増加する傾向があるが、全振幅で0.23g以下である。他方、上下方向加速度については、各車種とも速度に比例して振幅が増大し、角折れのある場合の値が直線路の場合のものよりも大きい。ワラ1形では、後軸上の値が速度67 km/hで0.55gの極大に達し、その他の速度では前、後軸上の値がほぼ同じである。ワム80000形は前軸上の値が後軸上の値よりも大きく、前軸上の値で速度80 km/hで0.7gに達した。セキ1000形では両軸上の値に大差なく、その値も小さく速度68 km/hで前軸上で0.44gの最大値を示した。

○バネの並び。供試車の左右バネ並びを同位相であることから、ピッテンク、上下動かまで、ローリングは少ないのでわかる。ワラ1形、ワム80000形で速度に対する傾向は車体上下方向加速度と同様に、速度に比例して増大しており速度75 km/hで16～20 mmを示す。セキ1000形では速度に対して増加の傾向はあるが、その値は小さく速度70 km/hで3～5 mmである。

3・2. 地上関係 車両走行時の実験条件を明確にするため、供試車の前第1軸か第2角折れ点を通過中の動的角折れ変化量を求める。

○橋けたとレールの相対変位 第2角折れ点をはさみ、図3に示す6測定点で橋けたとレールの相対変位を測った。その値は速度に対して増減の傾向がほとんどないが、各軌道条件に対する供試車種による全速度についての平均値を各測定点について現わしたもののが図3である。車種による差はほとんど認められないが、角折れの有無による軌道条件の差がある。

○車両走行による角折れ部レールの応力 第2角折れ点のレール底部の軸重による直曲げ応力は、角折れのある場合の値の方が直線路の値にくらべて小さく、最大で 7kg/mm^2 であり、速度による影響も顕著でない。横圧による第2角折れ点のレール底部の水平曲げ応力は両場合とも 1.5kg/mm^2 以下であり、速度の影響もほとんど無い。

○橋けたのたわみ 第2連および第3連の支間中央のけたのたわみを測った。速度に対するたわみの増加傾向は顕著でなく、角折れのある場合のたわみは直線路の場合のたわみよりも一般に少なく、 2.5mm 以下である。

○橋けたの横たわみ 第2連および第3連の支間中央のけたの横たわみは、角折れの有無に依る差異、および速度の影響もみられず、 0.3mm 以下である。

4. 考察

○横圧 ワラ1形、ワム80000形で速度 $30\sim40\text{km/H}$ で極大を示す傾向が見られたが、これは設定された水平角折れを曲線路に通り抜けるある軌道とみなした場合、両車種の固有振動数約 0.9Hz に対して区間 10.36m (隣接角折れ点間の距離)での共振速度は 33.6km/H となり、ほぼ実験速度と一致するので、共振による影響とおもわれる。

○輪重抜け 輪重抜けの脱線に対する限度として70%が用いられているが、実測値は最大で44.4%，その他は40%以下なので、この限度に対して充分に小ささい。

○車体加速度 脱線に対する安全の目安として、左右方向加速度は全振巾で $0.6g$ である。ワラ1形、ワム80000形で全振巾 $0.45g$ 以下、セキ1000形で $0.25g$ 以下であり、これは安全の目安値よりも充分小さい。他方、上下方向加速度については脱線に対するものとして特に定められてはいないが、目安として $0.5g$ がとされている。この値は当然片振巾であるかしかし、脱線係数および輪重抜けが測定されていない場合に、脱線に対する危険度の目安として考えるべきものである。

横荷の移動の面を考えると、ワム80000形の最大加速度は速度 80km/H で下向加速度 $0.36g$ (片振巾)、左右方向加速度 $0.15g$ の場合、 $W\text{kg}$ の荷物には左右方向には $0.15W\text{kg}$ 、下向きには $0.64W\text{kg}$ の力が作用することになる。荷物と床の摩擦係数を μ とすれば、 $0.64W\mu < 0.15W$ の関係が成立つ時、荷物は横に移動を始める。すなわち、 $\mu < 0.23$ の場合で、この値は特に大きいものではない。

○脱線係数 脱線係数の限度は、特に輪重抜けの多い場合を除いて 0.8 がとされている。実測値は概て 0.4 以下であり、限度に対しては充分の余裕がある。

○橋けたとレールの相対変位 軌道を弾性床上のよりとみなして輪重に依るたわみ、すなわち橋け

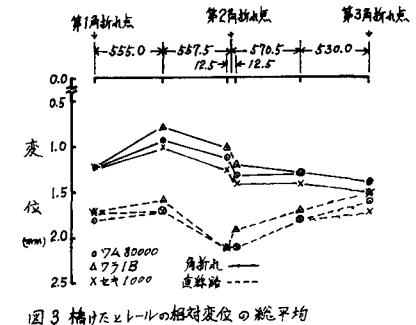


図3 橋けたとレールの相対変位の絶対値

たとレールの相対変位を求める。軌道理論に依る分布バネ係数は 910kg/mm で、各車種に対して $0.47\sim0.55\text{mm}$ になり、この値は図3の実測値よりもかなり小ささい。いま、実測値平均値 1.6mm を用いて逆算した軌道の分布バネ係数 218kg/mm を用いて、角折れ部に現われる曲率半径を計算すると 186m で、実測値と良く一致する。またレール底部の垂直曲げ応力は 8.1kg/mm^2 になり、実測値に近い。ゆえに、角折れ部のレール加橋け下側に圧しつけられて軌道のバネが硬くなるといったものと考えられる。

○車両走行による角折れ部レールの応力。バネ係数 910kg/mm で各車種に対して $3.3\sim3.9\text{kg/mm}$ 、バネ係数 218kg/mm^2 で $4.7\sim5.5\text{kg/mm}^2$ となり、後者の値は実測値と本なりよく一致する。

○橋かけたの実測たわみから求めた車両走行による角折れの増分。輪重加第2連と第3連に静的に加之されたと仮定して、各ケタ支間中央の静的計算たわみを求める。この値は実測たわみとよく一致した。また同状態における第2角折れ点側の支点における傾斜を計算する。橋かけたに動的に生じてある振動モードか静的たわみ曲線と相似であるとして近似を仮定すれば、中央たわみの計算値と実測値の比較が、支点における計算傾斜と実際の傾斜の比に著しい。したがって各ケタの支点における傾斜が確定でき、第2角折れ点の折れ角増分はこれよりの傾斜の加一に一致する。この方法で求めた角折れ増分はワラ1形、ワム80000形で $0.8/1000\sim1.0/1000$ 、セキ1000形で $1.0/1000\sim1.2/1000$ である。

5. 結論

- 測定された横压は小さく、角折れの場合でも約2%以下で問題はない。
- 輪重挿ナは最大でワム80000形、速度 71km/h で44%なので、限度の70%に対して充分に小さい。
- 脱線係数は概て0.4以下で、限度の0.8に対して充分な余裕がある。
- 車輪のせり上りりは全く生じてない。
- 車体左右方向加速度は概て全振巾 0.45s 以下で、限度の 0.6s に対して小さい。
- 車体上下方向加速度はワラ1形で 0.55s 、ワム80000形で 0.72s 、セキ1000形で 0.44s が最大であり、ワム80000形の値は一般的の走行時のものに較べて大きいが、脱線の面、横荷の移動面から考えて問題はない。
- 橋かけたの移動によって1角折れ点に付、約 $10/1000$ の折れ角を設定した場合、その角折れ点に現れる軌道の縦曲線の曲率半径は約 200m 、縦曲線部の長さは約 2m である。
- 上記の角折れ設定にともなく、レールに発生する垂直曲げ応力は約 7kg/mm^2 であった。
- 車両走行によって橋かけたに生じたたわみに起因する支点部の角折れ増分は約 $1/1000$ であり、この量は直線路の場合に較べて角折れのある場合の方が約 $0.2/1000$ だけ小さかった。また、試験走行速度の範囲内では、速度による影響はほとんど認められなかった。
- 水平角折れ量が $5/1000$ 程度である限り、レールの水平方向曲げ応力度、車両走行加橋かけたの動的水平変位(横たわみ)における影響は無視できる。

6. あとがき この実験は本州四国連絡橋公團の依頼に依り、國鉄が行方、したものである。関係者各位の絶大なる御協力がある。