

تحلیل دینامیکی پلهای خرپائی فولادی تحت اثر حرکت قطار

جبار علی ذاکری، استادیار، دانشکده راه آهن، دانشگاه علم و صنعت ایران، تهران، ایران

He Xia, Departemntof Civil Engineering, Northern Jiaotong University, Jiatong,China
E-Mail: Zakeri@iust.ac.ir

چکیده

در این مقاله مدل تحلیلی سیستم قطار - پل تحت اثر پدیده هاتینگ قطار و تحریک سیستم ارائه شده است. معادلات تعادل سیستم قطار - پل به دست آمده و نرم افزار رایانه ای برای حل مسئله تهیه شده است. تاریخچه زمانی برای عبور قطار از روی پل به وسیله رایانه شبیه سازی شده است.

واکنش های دینامیکی خربغا و توزیع آنها بر حسب سرعت قطارها محاسبه شده و با نتایج اندازه گیری های آزمایشگاهی مقایسه گردیده اند. نتیجه گیری خاص بر روی مسائل سه بعدی زوج قطار که معمولا هنگام عبور قطاری در سرعت های ۱۰۰ تا ۳۰۰ کیلومتر در ساعت در پل خربایی دو خطه به وجود می آید، تصریح شده است.

نتایج محاسبات نشان می دهند که حرکت هاتینگ چرخ و محورهای قطار و تغییر شکل تیر طولی خربغا نقش مهمی در ارتعاشات سیستم قطار - پل ایفا می کند. در سرعتهای معینی، فرکانس های تحریک نزدیک به مقادیر فرکانس های طبیعی خربغا شده و پدیده رزونانس اتفاق می افتد. در چنین حالتی هم واکنشهای جانبی و هم قائم با هر دو تشديد می شوند. همچنین برای پل خربایی دو خطه، ارتعاشات جانبی و قائم در هنگام عبور قطار از یک خط با یکدیگر در گیر (مرتبه) می شوند. ارتعاشات پیچشی به وجود آمده از بارگذاری خارج از محور، باعث بزرگتر شدن تغییر مکان های جانبی و دامنه آنها می شوند. به این ترتیب لازم است که در تحلیل دینامیکی و طراحی پل راه آهن سریع السیر این موضوع مورد نظر قرار گیرد.

واژه های کلیدی : اندرکنش پل - قطار، دینامیک پلهای راه آهن، سرعت قطار، پلهای خربایی

۱. مقدمه

قرار دارد صحیح نیست [3,4]. هدف این مقاله توسعه یک مدل سه بعدی برای سیستم پل خربایی دو خطه قطار و مطالعه اثرات متقابل آنها تحت بارگذاری یکطرفه است.

۲. مدل سیستم پل - قطار و معادلات دینامیکی

۱-۱ مدل دینامیکی سیستم پل - قطار

مدل تحلیلی سه بعدی اندرکنش پل - قطار، یک سیستم دینامیکی است که از مدل وسیله نقلیه ریلی و مدل پل که به وسیله ارتباط ریل - چرخ به یکدیگر متصل شده اند، تشکیل می شود [5].

با افزایش سرعت قطارها، پلهای تحت تأثیر ضربه های بزرگتری قرار می گیرند. تلاشهای قابل ملاحظه ای در کشورهای مختلف، به منظور تعهیم بهتر رفتار دینامیکی پلهای تحت اثر بارهای متحرک قطار صورت گرفته اند [1]. از مرور بر جزئیات فعالیتهای گذشته در این مقاله صرف نظر شده است و علاقه مندان می توانند به منابع [2,3] مراجعه کنند.

متون فنی نشان می دهند که به علت سادگی، اغلب پلهای را می توان برای ارتعاشات جانبی و قائم به صورت جداگانه مورد بررسی قرار داد. ثابت شده است که این نتیجه گیری برای پلهای دو خطه در حالتی که فقط یک قطار بر روی یکی از خطوط

با توجه به این واقعیت که واکنش دینامیکی هر سازه غالباً "تحت تأثیر کوچک‌ترین مودهای ارتعاشی قرار می‌گیرد، این تقریب دارای مزایای زیادی است که با آن تخمین مناسب واکنش دینامیکی، به وسیله تعداد کمی از مودهای ارتعاشی به دست می‌آید و این روش برای سیستمهای سازه‌ای فضایی با صدها درجه آزادی بسیار موثر و اقتصادی است و به این ترتیب اثرات محاسباتی در نتایج محاسبات کاهش می‌یابند. فرضیه‌های زیر برای مدل پل منظور می‌شوند:

- ۱- تغییر مکان نسبی بین خط و تیر اصلی پل وجود ندارد. از اثرات کشسان صفحات لاستیکی زیر ریل و پابندها چشم پوشی می‌شود.
 - ۲- مودال برای کل پل صورت می‌گیرد، به طوری که مودهای ارتعاشی گره‌های تیر اصلی به صورت مودهای عرشه پل منظور می‌شوند. شکلهای مودهای بین گره‌ها به وسیله درونیابی لاگرانژ به دست می‌آیند.
 - ۳- از تغییر شکل مقطع عرضی تیرهای اصلی چشم پوشی شده است، به این ترتیب حرکت آنها در هر مقطع به وسیله تغییر مکان جانبی Y_b ، دوران θ_b ، دوران Z_b و تغییر مکان قائم Zb تعیین می‌شود (شکل ۱).
- هنگامی که اولین مود Nq در نظر گرفته می‌شود، می‌توان آنها را با استفاده از اصل جمع مودها به شرح زیر بیان کرد [۴]:

$$Y_b(x) = \sum_{n=1}^{N_q} q_n \phi_u^n(x); \quad (1)$$

$$\theta_b(x) = \sum_{n=1}^{N_q} q_n \phi_\theta^n(x); \quad Z_b(x) = \sum_{n=1}^{N_q} q_n \phi_v^n(x)$$

که در آن ϕ_u^n ، ϕ_θ^n و ϕ_v^n به ترتیب برابرتابع مقادیر اجزاء پیچشی؛ جانبی و قائم n امین مود پل در محل j امین چرخ i امین وسیله نقلیه بوده و q_n مختصات تعیین یافته دامنه مودال است. هنگام استاندارد کردن مودهای ارتعاشی بر اساس 1 (که در آن m ماتریس جرم سازه و ϕ_n شکل مود n است)، معادله دینامیکی مود n ام برابر خواهد شد با:

$$\ddot{q} + 2\omega \xi \dot{q} + \omega^2 = \sum_{i=1}^{N_v} \sum_{j=1}^{N_{bi}} [\phi_{uij}^n F_{uij} + \phi_{\theta ij}^n F_{\theta ij} + \phi_{vij}^n F_{vij}] \quad (2)$$

۱-۱-۲ مدل سه بعدی وسیله نقلیه ریلی

مدل وسیله نقلیه ریلی می‌تواند به صورت قطاری مشکل از چند لوکوموتیو و واگن یا ترکیبی از آنها باشد و بر اساس فرضیه‌های زیر مدل سازی شود:

- از اثرات تغییر شکلهای کشسان بدن و اگنهای چرخ و محور چشم پوشی می‌شود.
- تمامی لوکوموتیوها و وسائط نقلیه ریلی با سیستمهای تعلیق فنر و کمک فنر؛ ساده سازی می‌شوند. سختی فنر و ضربی استهلاک کمک فنر بوژی در میان چرخ و محورهای آن قرار می‌گیرد.
- از ارتعاشات بدن و اگن، قابهای بوژی و چرخ و محور حول محور طولی چشم پوشی می‌شود. ساختار هر بدن و اگن از ۵ درجه آزادی (حرکت جانبی Y ، رولینگ θ_r ، یاوینگ θ_l ، θ_w ، حرکت حول محور قائم Z و دوران حول محور Y) و همچنین چرخ و محور با سه درجه آزادی (شامل حرکت جانبی Y_w ؛ رولینگ θ_w ، حرکت حول محور قائم Z_w) مشخص می‌شوند.

بنابراین کل تعداد درجات آزادی لوکوموتیو شش محوره و واگهای چهار محوره به ترتیب برابر بیست و سه (۲۳) و هفده (۱۷) است [۵].

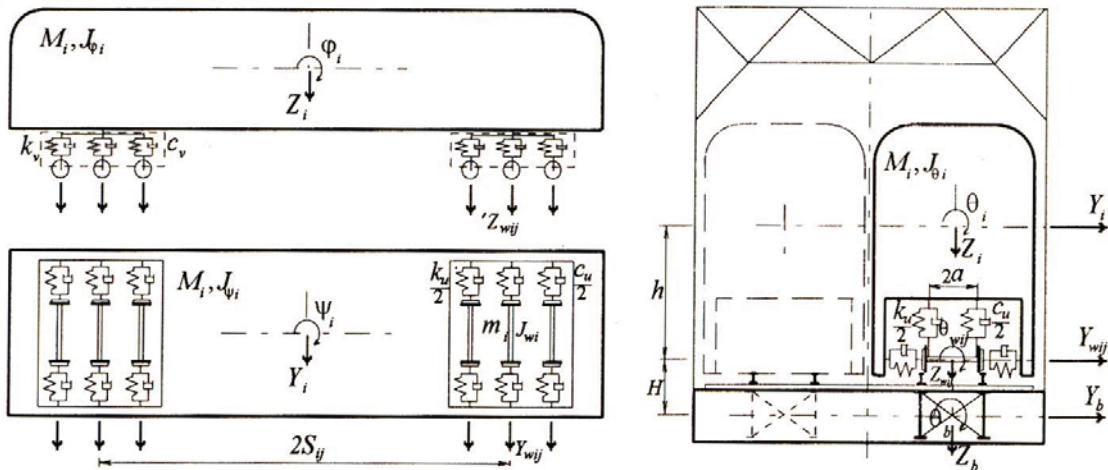
مدل سازی لوکوموتیو شش محوره در شکل ۱ نشان داده شده است.

۲-۱-۲ مدل پل

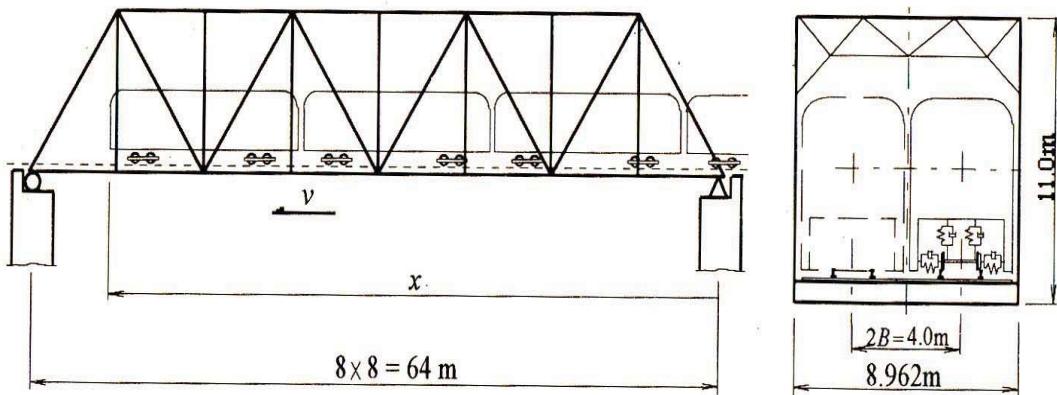
پل مورد مطالعه یک پل خرپایی فولادی دو خطه است که در شکل ۲ نشان داده شده است.

لازم به ذکر است که برای یک پل دو خطه بایستی مدل فضایی مورد استفاده قرار گیرد تا ارتعاشات پیچشی - جانبی و قائم در هنگام عبور قطاری از یک خط و ترکیب آنها مورد بررسی قرار گیرند. تحلیل فشرده مودال برای مدل سازی سیستم پل - خط استفاده می‌شود تا محاسبات مربوط به درجات آزادی کاهش یابند.

ابتدا فرکانس‌های ارتعاشات آزاد و مودهای ارتعاشی سیستم محاسبه می‌شوند. به علت همبستگی مودها، صدها معادله دیفرانسیل تعادل دینامیکی را که با یکدیگر ممزوج شده‌اند؛ می‌توان تفکیک کرد و این عمل مدل محاسباتی پل را به صورت جمع آثار معادلات مستقل مودال در می‌آورد.



شکل ۱. مدل دینامیکی لوکوموتیو شش محوره



شکل ۲. مدل دینامیکی سیستم پل - قطار

تغییر می کنند. برای حل این مسئله و مجموعه معادلات فوق الذکر، از روش های عددی و اغلب روش حذفی استفاده می شود. در متون فنی [7] معادلات لاگرانژ نیز برای تحلیل سیستم های پل - قطار مورد استفاده قرار گرفته اند.

این روش به دلیل افزایش تعداد مجهولات، محاسبات را طولانی تر می سازد.

ناهمواری های ریل و حرکت گهواره ای چرخ به صورت منابع تحریک ارتعاشات سیستم پل - قطار فرض می شوند. بر اساس این فرضیه ها، حرکت چرخ و محور (Y_w, θ_w, Z_w) و تغییر

که در آن F_{uij} و $F_{\theta_{uij}}$ برابر لنگر خمشی، نیروی جانبی و نیروی قائم واردہ بر پل از طریق ژامین چرخ ۱ امین وسیله نقلیه هستند.

۳-۱-۲ ارتباط چرخ - خط

نیروهای اندرکنشی موجود در نقطه تماس مابین دو سیستم فرعی هستند که دو مجموعه معادلات، سیستم پل و سیستم وسیله نقلیه ریلی را به یکدیگر مرتبط می سازند. مشکلی که در این حالت وجود دارد این است که نقاط تماس ثابت نیستند و در بازه زمانی

مکان‌های تبر طولی (Y_b, θ_b, Z_b) به صورت زیر به یکدیگر مرتبط می‌شوند [5].
که در آن Y_s, θ_s و Z_s به ترتیب تغییر مکانهای جانبی، پیچشی و
قائم چرخ نسبت به ریل بوده و نشان دهنده حرکات گهواره ای
چرخ، نامهواری‌های جانبی و قائم ریل روی پل هستند.

از معادله فوق چنین بر می‌آید که حرکات چرخ و محورها را می‌توان به صورت جمع خطی مختصات مودال تعیین یافته پل
سیستم پل - قطار تحلیل می‌شوند [6].

$$(3)$$

$$\begin{Bmatrix} Y_{wij} \\ \theta_{wij} \\ Z_{wij} \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} Y_b(x_{ij}) + H_i \theta_b(x_{ij}) + Y_s(x_{ij}) \\ \theta_b(x_{ij}) + \theta_s(x_{ij}) \\ Z_b(x_{ij}) + B \theta_b(x_{ij}) + Z_s(x_{ij}) \end{Bmatrix} =$$

$$\sum_{n=1}^{N_q} \begin{Bmatrix} q_n(\phi_{uij}^n + H_i \phi_{\theta j}^n) + Y_s(x_{ij}) \\ q_n \phi_{\theta j}^n + \theta_s(x_{ij}) \\ q_n(\phi_{vij}^n + B \phi_{\theta j}^n) + Z_s(x_{ij}) \end{Bmatrix}$$

۲-۲ معادلات دینامیکی سیستم پل - قطار

معادلات تعادل دینامیکی سیستم پل - قطار به وسیله جمع
معادلات وسیله نقلیه، معادلات پل و ارتباط چرخ - خط

به دست می‌آیند [3]:

$$\begin{bmatrix} M_i & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & J_{\theta i} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & J_{\psi i} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & M_i & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & J_{\theta} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \ddot{Y}_i \\ \ddot{\theta}_i \\ \ddot{\psi}_i \\ \ddot{Z}_i \\ \ddot{\phi}_i \end{Bmatrix} + \begin{bmatrix} C_{ui} & -hC_{ui} & 0 & 0 & 0 \\ -hC_{ui} & C_{\theta i} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & C_{\psi i} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & C_{vi} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & C_{\phi i} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \dot{Y}_i \\ \dot{\theta}_i \\ \dot{\psi}_i \\ \dot{Z}_i \\ \dot{\phi}_i \end{Bmatrix} =$$

$$+ \begin{bmatrix} K_{ui} & -hK_{ui} & 0 & 0 & 0 \\ -hK_{ui} & K_{\theta i} & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & K_{\psi i} & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & K_{vi} & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & K_{\phi i} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} Y_i \\ \theta_i \\ \psi_i \\ Z_i \\ \phi_i \end{Bmatrix} =$$

$$\sum_{j=1}^{N_{wi}} \sum_{n=1}^{N_q} \left\{ \begin{array}{l} [\phi_{uij}^n + H_i \phi_{\theta j}^n](k_{ui} q_n + c_{ui} \dot{q}_n) \\ 0.5 \phi_{\theta j}^n a^2 (k_{vi} q_n + c_{vi} \dot{q}_n) - H \phi_{uij}^n (k_{ui} q_n + c_{ui} \dot{q}_n) \\ \eta_j S_{ij} \phi_{uij}^n (k_{ui} q_n + c_{ui} \dot{q}_n) \\ \phi_{vij}^n (k_{vi} q_n + c_{vi} \dot{q}_n) \\ \eta_j S_{ij} \phi_{vij}^n (k_{vi} q_n + c_{vi} \dot{q}_n) \end{array} \right\} +$$

$$(4)$$

$$+ \sum_{j=1}^{N_{wi}} \left\{ \begin{array}{l} k_{ui} Y_s(x_{ij}) + c_{ui} \dot{Y}_s(x_{ij}) \\ -h_i [k_{ui} Y_s(x_{ij}) + c_{ui} \dot{Y}_s(x_{ij})] + 0.5 a^2 [k_{vi} \theta_s(x_{ij}) + c_{vi} \dot{\theta}_s(x_{ij})] \\ \eta_j S_{ij} [k_{ui} Y_s(x_{ij}) + c_{ui} \dot{Y}_s(x_{ij})] \\ k_{vi} Z_s(x_{ij}) + c_{vi} \dot{Z}_s(x_{ij}) \\ \eta_j S_{ij} [k_{vi} Z_s(x_{ij}) + c_{vi} \dot{Z}_s(x_{ij})] \end{array} \right\}$$

$$\begin{aligned}
 \ddot{q}_n + 2\zeta_n \omega_n \dot{q}_n^2 + \omega_n^2 q_n = & \sum_{i=1}^{N_v} \sum_{j=1}^{N_{bi}} \sum_{m=1}^{N_q} - \{ (\Phi_{uij}^{nm} m_{wij} + \phi_{\theta ij}^{nm} J_{wij} + \phi_{vij}^{nm} m_{wij}) \ddot{q}_m + \\
 & + (\Phi_{uij}^{nm} c_{ui} + 0.5 \phi_{\theta ij}^{nm} c_{vi} a^2 + \phi_{vij}^{nm} c_{vi}) \dot{q}_m + (\Phi_{uij}^{nm} k_{ui} + 0.5 \phi_{\theta ij}^{nm} k_{vi} a^2 + \phi_{vij}^{nm} k_{vi}) q_m \} + \\
 & + \sum_{i=1}^{N_v} \sum_{j=1}^{N_{bi}} \{ (\phi_{uij}^n + H_i \phi_{\theta ij}^n) [k_{ui} (Y_i - h_i \theta_i) + c_{ui} (\dot{Y}_i - h_i \dot{\theta}_i) + \eta_i S_{ij} (k_{ui} \Psi_i + c_{ui} \dot{\Psi}_i)] + \\
 & + 0.5 a^2 \phi_{\theta ij}^n (k_{vi} \theta_i + c_{vi} \dot{\theta}_i) + \phi_{vij}^n [(k_{vi} Z_i + c_{vi} \dot{Z}_i) + \eta_i S_{ij} (k_{vi} \varphi_i + c_{vi} \dot{\varphi}_i)] + \\
 & + [(\phi_{uij}^n + H_i \phi_{\theta ij}^n) k_{ui} Y_s(x_{ij}) + 0.5 \phi_{\theta ij}^n k a^2 \theta_s(x_{ij}) + \phi_{vij}^n k_{vi} Z_s(x_{ij})] + \phi_{vij}^n (m_{wij} g + 0.5 M_i g / N_{wi}) \} \\
 & (i=1,2,3,\dots,N_v, \quad n=1,2,3,\dots,N_q)
 \end{aligned} \tag{ادامه ۴}$$

که در آن:

عبارت تقریبی زیر برای بیان حرکت گهواره‌ای مورد استفاده قرار گرفته است [3]:

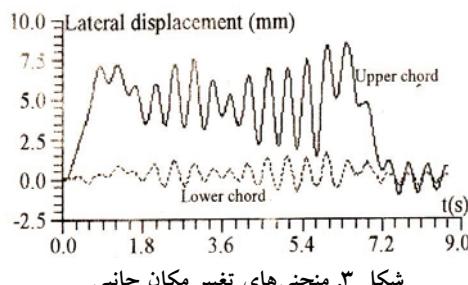
$$Y_s = A_s \sin\left(\frac{2\pi\nu}{L_s} t + \zeta_k\right) \tag{۵}$$

که در آن A_s و L_s دامنه و طول موج حرکت گهواره‌ای بوده و در محاسبات برابر ۳ میلی متر و ۲۰ سانتی متر فرض شده‌اند. همچنین ζ_k فاز اولیه تصادفی کامین بوژی وسیله نقلیه است که با پخش یکنواخت $\zeta_k \sim R(0,2\pi)$ مطابقت دارد.

شکل ۳ تغییر مکان جانبی محاسبه شده برای گره‌های یال بالا و پائین خرپا را در حالی که سرعت قطار ۱۵۰ کیلومتر بر ساعت منظور شده نشان می‌دهد.

شکل ۴ منحنی‌های دامنه تغییر مکان جانبی را پس از فیلتر کردن تغییر مکانهای جانبی نشان می‌دهد. در این عمل فرکانس برش فیلتر ۰.۵ هرتز منظور شده است.

از این شکل چنین بر می‌آید که تغییر شکل جانبی شبه استاتیکی برای پل دوخطه زمانی اتفاق می‌افتد که فقط یک قطار از روی پل عبور کند و این در حالی است که اغلب واکنشهای جانبی بزرگی در پل ایجاد می‌شوند. تاثیر آن بر وتر بالایی به مراتب بیشتر از وتر پائینی است.



شکل ۳. منحنی‌های تغییر مکان جانبی

$\Phi_{uij}^{nm} = (\phi_{uij}^n + H_i \phi_{\theta ij}^n)(\phi_{uij}^m + H_i \phi_{\theta ij}^m)$,
 $\phi_{\theta ij}^{nm} = \phi_{\theta ij}^n \phi_{\theta ij}^m$, $\phi_{vij}^{nm} = \phi_{vij}^n \phi_{vij}^m$

محور وسیله نقلیه است. ضرایب استهلاک و سختی ماتریس استهلاک و ماتریس سختی به صورت زیر هستند:

$$C_{ui} = N_{wi} c_{ui}; C_{\theta i} = N_{wi} (h^2 c_{ui} + 0.5 a^2 c_{vi}); C_{\psi i} = \sum_{j=1}^{N_{ui}} S_{ij}^2 c_{ui}; C_{vi} = N_{wi} c_{vi}; C_{\varphi i} = \sum_{j=1}^{N_{vi}} S_{ij}^2 c_{vi};$$

$$K_{ui} = N_{wi} k_{ui}; K_{\theta i} = N_{wi} (h^2 k_{ui} + 0.5 a^2 k_{vi}); K_{\psi i} = \sum_{j=1}^{N_{ui}} S_{ij}^2 k_{ui}; K_{vi} = N_{wi} k_{vi}; K_{\varphi i} = \sum_{j=1}^{N_{vi}} S_{ij}^2 k_{vi};$$

پارامترهای دیگر در شکل‌های ۱ و ۲ ارایه شده‌اند.

چون در هنگام عبور قطار از روی خرپا ضرایب ϕ تغییر پیدا می‌کنند، معادلات دینامیکی سیستم خرپا – وسیله نقلیه به صورت معادلات دیفرانسیل خطی مرتبه دوم با ضرایب متغیر زمانی خواهد بود.

معادلات به وسیله روش نیومارک β با $\beta = 1/4$ حل شده‌اند [1].

۳. مثال عددی

مثال عددی پل خرپایی فولادی دو خطه در راه آهن گوانجو – شنجن در جنوب چین انتخاب شده است. ابعاد پل در شکل ۲ نشان داده شده‌اند. پارامترهای مودال به وسیله SAP 90 تحلیل شده‌اند. ۲۰ مود ارتعاشی در مدل پل ترکیب شده‌اند. حرکت گهواره‌ای چرخ و محورها به صورت منبع اصلی تحریک ارتعاشات جانبی – پیچشی سیستم پل – قطار عمل می‌کند.

سرعت قطار نمایش می دهدند. بر اساس همین نتایج می توان نتیجه گرفت که برای چنین خربایی دو خطه ای همیشه با افزایش سرعت، واکنش دینامیکی افزایش نمی یابد. تمامی منحنی های واکنشهای بیشینه دارای نقاط اوجی در سرعت های مشخصی هستند که می توان آنها را رزو نانس سرعت های قطار - پل نامید.

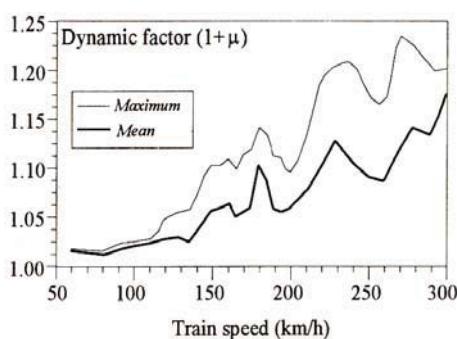
در این سرعتها، واکنش های پل اغلب تشدید می شوند. اوجهای واکنش، زمانی اتفاق می افتد که سرعت قطار f ، فرکانس طبیعی پل به صورت زیر به یکدیگر مرتبط شوند.

$$f_b = \frac{v}{L} \quad (1)$$

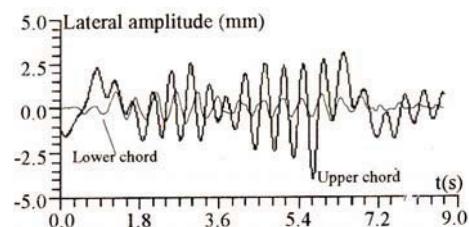
که در آن $\frac{v}{L}$ فرکانس تحریک سیستم بوده و L طول موج حرکت گهواره ای (هانتینگ) برای ارتعاش جانبی یا طول دهانه خربا برای ارتعاش قائم است، به این معنی که هنگام عبور قطار با سرعت مشخص، فرکانس تحریک به بعضی از فرکانسهای طبیعی سازه نزدیک خواهد بود.

به این ترتیب رزو نانس سیستم اتفاق می افتد. در ارتعاشات جانبی، تحریک از طریق حرکت هانتینگ چرخ صورت می گیرد، در حالی که در واکنشهای قائم، تحریک به تغییر مکان تیر طولی خربا باز می گردد، به طوری که باعث وارد شدن ضربات قائم متناوب بر روی سازه می شود.

این رفتار در جدول ۱ به خوبی نشان داده شده است و در آن سرعت قطار از 120 km/h تا 280 km/h تغییر کرده و واکنش های بیشینه هم در ارتعاشات جانبی یا قائم و هم برای هر دو بررسی شده اند. اکثر فرکانسهای تحریک محاسبه شده از معادله ۶، به مقادیر فرکانسهای طبیعی خربا بسیار نزدیک هستند [3].

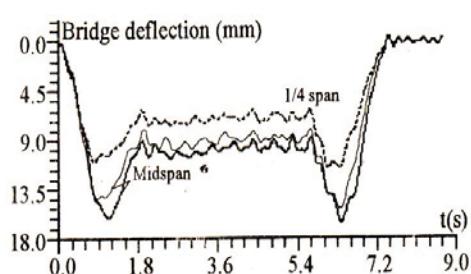


شکل ۷. ضریب دینامیکی بر حسب سرعت قطار

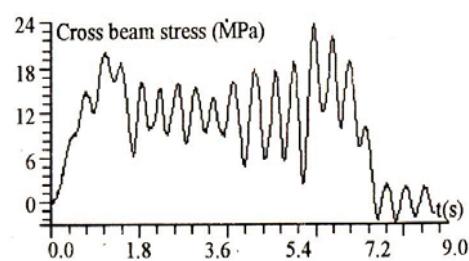


شکل ۴. منحنی های دامنه های تغییر مکان جانبی

شکل ۵ تاریخچه زمانی تغییر مکان دینامیکی خربا را نشان می دهد. شکل ۶ منحنی تنش محاسبه شده یکی از المانهای خربا را نشان می دهد.



شکل ۵. منحنی های تغییر مکان دینامیکی



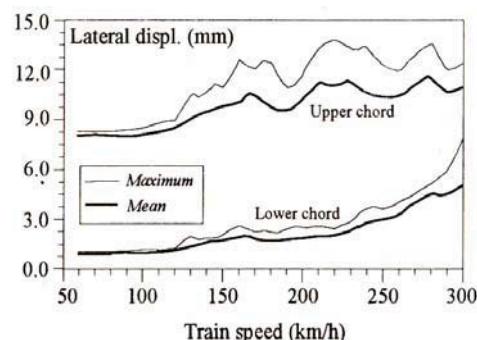
شکل ۶. منحنی تنش تیر عرضی

نتایج نشان می دهند که فازهای اولیه واکنشهای قطران نقش مهمی را در واکنشهای پل ایفا می کنند. برای فهم بهتر تأثیر سرعت قطار در واکنشهای پل، ۳۰ گروه محاسباتی با فازهای اولیه تصادفی با تغییرات سرعت $60 - 300 \text{ km/h}$ محاسبه شده اند. مقادیر متوسط و انحراف استاندارد واکنشهای خربا به وسیله بیشینه، متوسط و اکتشافی از واکنشهای پل در هنگام عبور قطار از روی پل گرفته شده اند.

شکل های ۷ و ۸ توزیع مقادیر بیشینه و متوسط ضریب دینامیکی پل و تغییر مکان جانبی در وسط دهانه خربا را به صورت تابعی از

جدول ۱. رزونانس سرعت قطار و مودهای ارتعاشی

		سرعت قطار km/h)	۱۲۰	۱۳۰	۱۶۰	۱۷۰	۱۸۰	۲۱۰	۲۳۰	۲۸۰
(Hz) f_b	مود	V	L-V	L-V	L-V	V	L	L-V	L	
۲/۳۳	L				۲/۳۶					
۴/۰۵	V	۴/۱۶							۳/۸۴	
۴/۸۶	V		۴/۵۱							
۵/۱۴	V			۵/۵۵						
۵/۸۱	L-T				۵/۹	۷/۲۵				
۷/۹۲	L-T						۷/۲۹	۷/۹۸		



شکل ۸ ضریب دینامیکی بر حسب سرعت قطار

۴- برای پل خرپایی دو خطه، ارتعاشات جانبی و قائم در هنگام عبور قطار از یک خط با همدیگر در گیر (مرتبه) می شوند. ارتعاشات پیچشی به وجود آمده از بارگذاری خارج از محور، باعث بزرگ تر شدن تغییر مکانهای جانبی و دامنه آنها می شود. به این ترتیب لازم است در تحلیل دینامیکی و طراحی پل راه آهن سریع السیر این موضوع در نظر گرفته شود.

۵- محاسبات نشان داده اند که برای خرپایی دو خطه نمونه همیشه با افزایش سرعت، واکنش دینامیکی افزایش نمی یابد. تمامی منحنی های واکنشهای بیشینه دارای نقاط اوچی در سرعتهای مشخصی هستند که می توان آنها را رزونانس سرعتهای قطار- پل نامید. به این معنی که هنگام عبور قطار با سرعت مشخص، فرکانس تحریک بسیار نزدیک به بعضی از فرکانسهای طبیعی سازه است.

به این ترتیب رزونانس سیستم در ارتعاشات جانبی، تحریک از طریق حرکت هانتینگ چرخ صورت می گیرد، در حالی که در واکنشهای قائم، تحریک به تغییر مکان تیر طولی خرپا بر می گردد، به طوری که باعث وارد شدن ضربات قائم متناوب بر روی سازه می گردد.

سپاسگزاری

نویسندها از حمایت های مالی بنیاد علوم طبیعی چین (Natural Science Foundation of China) و دانشگاه جیائو تونگ شمالی پکن سپاسگزاری می کنند.

در جدول ۱، L نشان دهنده مود جانبی، V مود قائم و T نشان دهنده مود پیچشی است.

۴. نتیجه گیری

- ۱- مدل تحلیلی برای ارتعاش های فضایی سیستم خرپایی دو خطه - قطار و روش شبیه سازی رایانه ای به خوبی می تواند ارتعاش های اصلی پل را منعکس نماید.
- ۲- حرکت هانتینگ چرخ و محورهای قطار و تغییر شکل تیر طولی خرپا، نقش مهمی در ارتعاشات سیستم قطار- پل ایفا می کند. در سرعتهای معینی، فرکانسهای تحریک نزدیک به مقادیر فرکانسهای طبیعی خرپا شده و پدیده رزونانس اتفاق می افتد. در چنین حالتی هم واکنشهای جانبی و هم قائم و یا هر دو تشدید می شوند.
- ۳- تفاوت فازهای اولیه واگن های قطار تاثیر زیادی در واکنشهای جانبی سیستم خرپا - قطار دارند. چنین موردی نیاز به مطالعات بیشتری دارد.

مراجع

- 5- Xia, H. , Xu, Y. L., Chan, T. H. T. and Zakeri, J. A.(2000) "Dynamic response of long suspension bridges under running trains", 5th Annual Congress on Railway Transportation, Tehran, paper No. 2.
- 6- Diana, G. and Cheli, F. (1989) "Dynamic interaction of railway systems with large bridges", Vehicle System Dynamics, 18, 71-106.
- 7- Xiangrong, G. and Qingyuan Z. (2001), "Track effect analysis on dynamic response of railway vehicle-track-bridge system" International Symposium on Traffic Induced Vibrations and Controls, pp. 275-282.
- 1- Xia, H., Zhang, H. and De Roeck G. (1998) "Dynamic analysis of train - bridge system under random excitations", In Proceedings of 4th Int. Conf. On Stochastic Struc. Dyn. , Notre Dame, USA, 535-542.
- 2- Fryba, L. (1996) "Dynamics of railway bridges", Thomas Telford, London, England.
- 3- Xia, H. and Chen, Y. J. (1993) "Dynamic reliability of train-bridge system under wind action by stochastic process extreme analysis", In Proceedings of EASEC-4, Seoul, Korea, 2063-2068.
- 4- Fafard, M., Mallikarjuna,S. and Savard, M. (1993) "Dynamics of bridge - vehicle interaction", In Proceedings of EURODYN'93, Balkema Publisher, Norway, 951-960

Dynamic Analysis of Steel Bridges under Moving Train Loads

J. A. Zakeri, Assistant Professor, Department of Railway Engineering, Iran university of Science and Technology, Tehran, Iran

He Xia, Professor, School of Civil Engineering, Northern Jiaotong, Jiaotong, China.

E-mail: zakeri@iust.ac.ir

ABSTRACT

In this paper, dynamic analytical model of train bridge system is established, with the vehicle wheel hunting as the self excitation of the system. The train bridge system equilibrium equations are derived and computer software for solving the problem is worked out. Whole histories of the train passing through the bridge are simulated on computer. Dynamic responses of the truss and their distributions versus train speeds are calculated and are compared with those from field measurements. Discussions are concentrated on spatial coupling problems occurring in a real double track truss bridge acted on by a train running at speeds of 100 km/h – 300 km/h.

Results of calculations and measurements show that the hunting movement of train wheel sets and the deflection of truss stringer play important roles in the train-truss system vibration. At certain train speeds, the excitation either the lateral or the vertical responses of both are amplified. Also, as for a double track truss bridge, the lateral and the vertical vibrations are coupled with each other when a train runs on one track. The torsional vibration induced by eccentric loading makes the lateral displacements and the amplitude greater. This should be taken into account in dynamic analysis and design of high speed railway bridge.

Keywords: Steel bridges, dynamic analysis, train bridges, truss, truss bridges