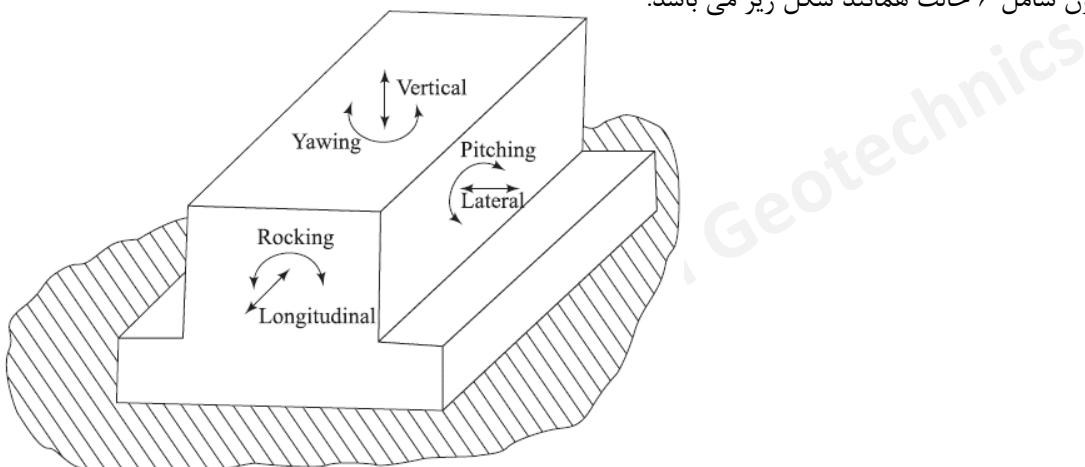




1

ارتعاشات شالوده و پی

مقدمه: در فصل دوم به طبیعت نیروهای وارد به پی به طور خلاصه اشاره شد، که نیروهای وارد به سیکلیک فونداسیون شامل ۶ حالت همانند شکل زیر می باشد:

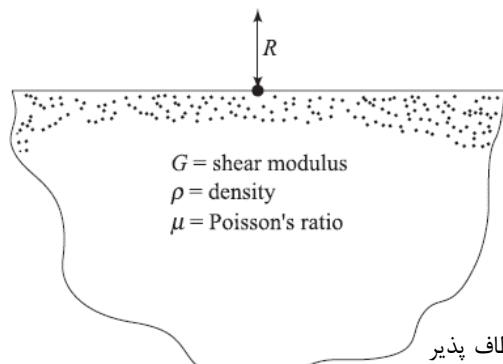


در این فصل فرض بر این است که سیستم شالوده روی خاک الاستیک قرار دارد که این خود مستلزم این است که خاک در حالت کلی به صورت یک جسم نیمه بی نهایت، همگن و ایزوتropیک در نظر گرفته شود. این در حالی است که اجزای خاک تنها در سطوح کرنش پایین این شرط را دارا می باشند، به همین دلیل تئوری هایی که در اینجا مورد بررسی قرار می گیرند، در حالاتی که پی تحت تاثیر ارتعاشات با دامنه های کوتاه قرار دارد، صادق است.

ارتعاش عمودی شالوده و پی

ارتعاش عمودی شالوده دایره ای بنا شده بر روی سطح نیم فضای الاستیک

لمب (۱۹۰۴) مساله ارتعاش یک نیروی نوسان کننده منفرد را که در یک نقطه از سطح نیم فضای ارجاعی اعمال می شد مورد مطالعه قرار داد.



نیروی ارتعاشی بر روی سطح نیمه الاستیک: قابل ذکر می باشد که نیروی ارتعاشی می تواند هم در راستای عمودی و هم در راستای افقی باشد. این موضوع به مساله دینامیکی بوسینسک اشاره می کند.

مساله ریسنر:

ریسنر (۱۹۳۶)، ۳۲ سال پس از لمب، مساله ارتعاش شالوده دایره ای انعطاف پذیر تحت بارگذاری یکنواخت را مورد تحلیل قرار داد.

جواب نهایی حاصل از انتگرال گیری از روش لمب بود. بر اساس روش ریسنر، جابجایی عمودی در مرکز سطح بارگذاری شده و انعطاف پذیر، طبق رابطه زیر محاسبه می شود:

$$\text{Total load} = Q = Q_0 e^{i\omega t}$$

$$G, \rho, \mu$$

$$\text{Load per unit area} = \frac{Q_0 e^{i(\omega t + \alpha)}}{\pi r_0^2}$$

$$z = \frac{Q_0 e^{i\omega t}}{Gr_0} (f_1 + i f_2)$$

ارتعاش عمودی شالوده دایره ای بنا شده بر روی سطح نیم فضای الاستیک

مساله ریسنر:

ریسنر (۱۹۳۶)، ۳۲ سال پس از لمب، مساله ارتعاش شالوده دایره ای انعطاف پذیر تحت بارگذاری یکنواخت را مورد تحلیل قرار داد.

جواب نهایی حاصل از انتگرال گیری از روش لمب بود. بر اساس روش ریسنر، جابجایی عمودی در مرکز سطح بارگذاری شده و انعطاف پذیر، طبق رابطه زیر محاسبه می شود:

$$\text{Total load} = Q = Q_0 e^{i\omega t}$$

$$G, \rho, \mu$$

$$\text{Load per unit area} = \frac{Q_0 e^{i(\omega t + \alpha)}}{\pi r_0^2}$$

$$z = \frac{Q_0 e^{i\omega t}}{Gr_0} (f_1 + i f_2)$$

در رابطه روبرو داریم :

- Q_0 : دامنه بارگذاری
- r_0 : تغییر مکان متنابض در مرکز ناحیه بارگذاری شده
- ω : فرکانس دایره ای بار اعمال شده
- r_0 : شعاع ناحیه بارگذاری شده

f_1, f_2 : توابع جابجایی ریسنر (به ضریب پواسون و فرکانس بارگذاری بستگی دارند که بعداً راجع آن بحث می شود)

$$f_1, f_2 = F(a_0, \mu)$$

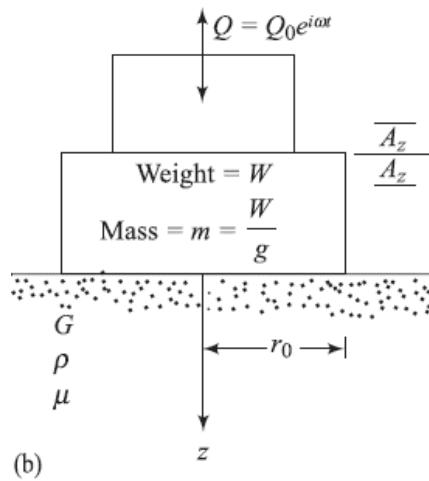
: جرم مخصوص محیط الاستیک مثلاً خاک

v_s : سرعت موج برشی در ماده ارجاعی که پی روی آن قرار گرفته است.

$$a_0 = \omega r_0 \sqrt{\frac{\rho}{G}} = \frac{\omega r_0}{v_s}$$

G : مدول برشی محیط

حال می خواهیم دامنه جابجایی شالوده دایروی انعطاف پذیر به وزن W همانند شکل زیر را با کمک روابط ریسنر تعیین کنیم:



$$A_z = \frac{Q_0}{Gr_0} Z, \quad Z = \sqrt{\frac{f_1^2 + f_2^2}{(1 - ba_0^2 f_1)^2 + (ba_0^2 f_2)^2}}$$

$$b = \frac{m}{\rho r_0^3} = \left(\frac{W}{g} \right) \left(\frac{1}{(\gamma/g) r_0^3} \right) = \frac{W}{\gamma r_0^3},$$

$$a_0 = \omega r_0 \sqrt{\frac{\rho}{G}} = \frac{\omega r_0}{v_s}$$

که در آن:

دامنه ارتعاش پی A_z

دامنه بدون بعد Z

ضریب جرم بدون بعد b

فرکانس بدون بعد a_0

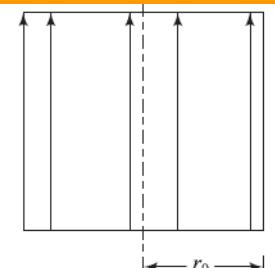
γ جرم مخصوص ماده الاستیک (در اینجا منظور خاک میباشد)

چگالی ماده الاستیک ρ

v_s سرعت موج برشی در ماده ارتقایی که پی روی آن قرار گرفته است.

5

مدل ریسنر مربوط به پی دایره ای انعطاف پذیر می باشد (اولین شکل) که این بدان معناست عکس العمل خاک در سرتاسر سطح زیر پی یکنواخت می باشد، در سال ۱۹۵۳ کوپینلن و سونگ، پی را دایره ای و صلب در نظر گرفتند. روابط همان روابط اسلاید قبل است با این تفاوت که توابع جابجایی f_1, f_2 با توجه به توزیع فشار متفاوت است.

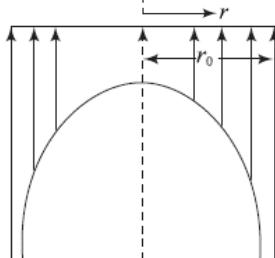


$$q = \frac{Q_0 e^{i(\omega t + \alpha)}}{\pi r_0^2} \quad (\text{for } r \leq r_0)$$

- پی دایره ای صلب:

$$q = \frac{Q_0 e^{i(\omega t + \alpha)}}{2\pi r_0 \sqrt{r_0^2 - r^2}} \quad (\text{for } r \leq r_0)$$

- پی های با توزیع فشار تماسی سه‌می وار:

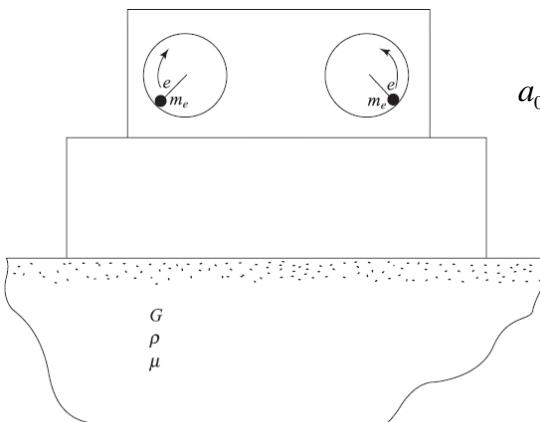


$$q = \frac{2(r_0^2 - r^2) Q_0 e^{i(\omega t + \alpha)}}{\pi r_0^4} \quad (\text{for } r \leq r_0)$$

6

اگر بر روی پی، نوسان کننده‌ی دورانی، همانند شکل زیر داشته باشیم، دامنه ارتعاش طبق روابط ارائه شده محاسبه می‌شود.

$$Q_0 = 2m_e e\omega^2 = m_l e\omega^2 *, \quad A_z = \frac{Q_0}{Gr_0} \sqrt{\frac{f_1^2 + f_2^2}{(1 - ba_0^2 f_1)^2 + (ba_0^2 f_2)^2}} **$$



$$a_0 = \omega r_0 \sqrt{\frac{\rho}{G}} = \frac{\omega r_0}{v_s}, \quad \omega^2 = \frac{a_0^2 G}{\rho r_0^2} ***$$

$$b = \frac{m}{\rho r_0^3} = \left(\frac{W}{g} \right) \left(\frac{1}{(\gamma/g) r_0^3} \right) = \frac{W}{\gamma r_0^3},$$

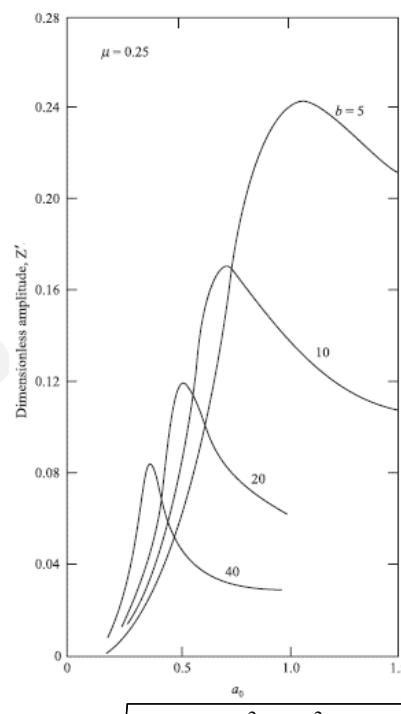
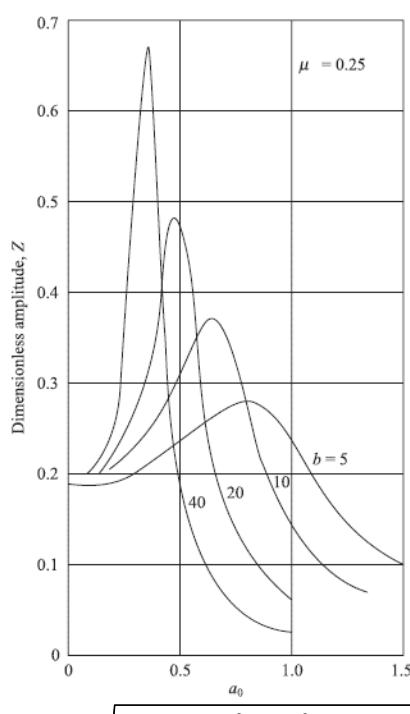
با جایگذاری رابطه سه استار در استار و سپس در دو استار داریم:

$$A_z = \frac{m_l e a_0^2}{\rho r_0^3} \sqrt{\frac{f_1^2 + f_2^2}{(1 - ba_0^2 f_1)^2 + (ba_0^2 f_2)^2}} = \frac{m_l e}{\rho r_0^3} Z'$$

$$Z' = a_0^2 \sqrt{\frac{f_1^2 + f_2^2}{(1 - ba_0^2 f_1)^2 + (ba_0^2 f_2)^2}}$$

7

نمودارهای زیر، تغییرات دامنه بی بعد Z و Z' بر حسب a_0 را برای پی دایروی صلب نمایش می‌دهد. (Richart, 1962)



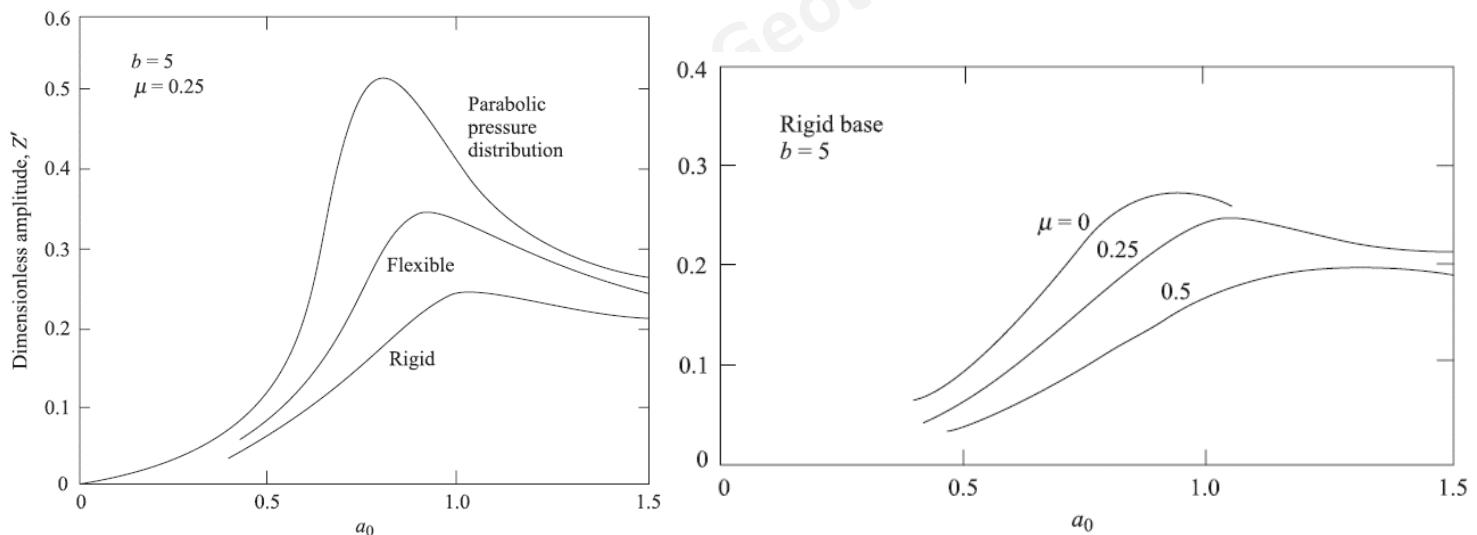
$$Z = \sqrt{\frac{f_1^2 + f_2^2}{(1 - ba_0^2 f_1)^2 + (ba_0^2 f_2)^2}}$$

$$Z' = a_0^2 \sqrt{\frac{f_1^2 + f_2^2}{(1 - ba_0^2 f_1)^2 + (ba_0^2 f_2)^2}}$$

8

تأثیر توزیع فشار تماسی و ضریب پواسون:

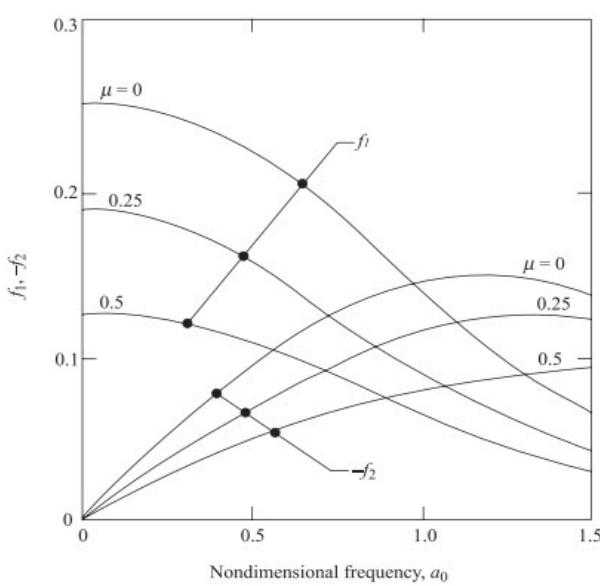
در شکل چپ دامنه بی بعد Z' بر حسب a_0 برای شالوده های مختلف از لحاظ فشار تماسی مشاهده می شود. همانطور که از این شکل دریافت می شود دامنه بی بعد برای پی صلب، کمترین و برای پی با توزیع سهمی، بیشترین مقدار را دارد. در شکل سمت راست اثر ضریب پواسون بر روی دامنه بی بعد را برای شالوده صلب نشان می دهد که با افزایش ضریب پواسون در یک مقدار ثابت a_0 ، دامنه بی بعد کاهش می یابد. (Richart and Whitman, 1967)



9

تغییرات توابع جابجایی نسبت به عامل بی بعد فرکانس:

در مطالعات سانگ، فرض شده بود که توزیع فشار تماسی در محدوده ای وسیعی از فرکانس در نظر گرفته، ثابت می ماند اما برای شرایط بارگذاری دینامیکی، توزیع فشار پی صلب، جابجایی های یکنواختی را ایجاد نمی کند به همین دلیل بیکروف (Bycroft) (1956) جابجایی های وزنی معادل، زیر پی را تعیین کرد. تغییرات توابع جابجایی در شکل زیر نمایش داده شده است:



10

راه حل های مشابه، برای ارتعاش عمودی شالوده ها:

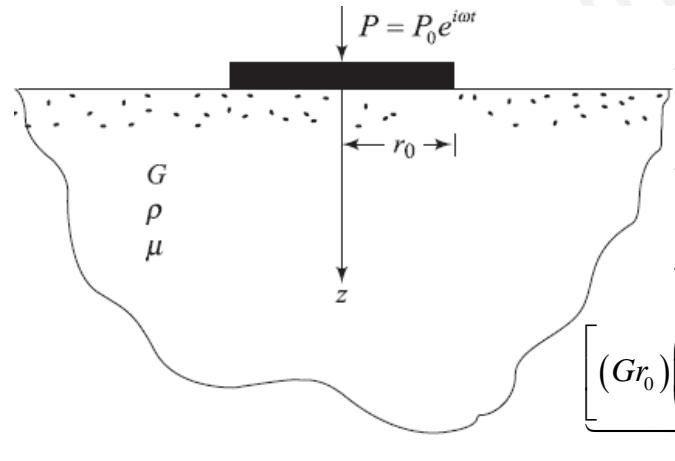
۲- روش لایسمر (Lysmer's Analog)

۱- روش حسیه (Hsieh's Analog)

۱- روش حسیه (Hsieh's Analog)

حسیه (1962)، روش ریسنر را با در نظر گرفتن میرایی اصلاح کرد. در واقع حسیه، معادله حرکت اجباری یک درجه آزادی با میرایی ($f(t)$) را در نظر گرفت. حسیه در دو گام مسئله را تحلیل کرد. گام اول: ابتدا شالوده را بصورت صفحه‌ی صلب دایروی بدون وزن بر روی سطح نیم فضای الاستیک در نظر گرفت و در گام دوم: سپس وزن شالوده را لحاظ کرد.

گام اول: شالوده دایره‌ای صلب بدون وزن بر روی سطح نیم فضای الاستیک: فرض کنید شالوده بی وزن، تحت بار قائم $P = P_0 e^{i\omega t}$ قرار دارد در این صورت جابجایی در وسط شالوده صلب از روش ریسنر برابر است با:



$$P = P_0 e^{i\omega t}$$

$$z = \frac{P_0 e^{i\omega t}}{Gr_0} (f_1 + i f_2) = \frac{P}{Gr_0} (f_1 + i f_2)$$

$$\dot{z} = \frac{d z}{d t} = \frac{P_0 \omega e^{i\omega t}}{Gr_0} (i f_1 - f_2) = \frac{P \omega}{Gr_0} (i f_1 - f_2)$$

$$f_1 \omega z - f_2 \frac{d z}{d t} = \frac{P \omega}{Gr_0} (f_1^2 + f_2^2)$$

$$\underbrace{\left[(Gr_0) \left(\frac{f_1}{f_1^2 + f_2^2} \right) \right] z}_{k_z} + \underbrace{\left[\left(\frac{Gr_0}{\omega} \right) \left(\frac{-f_2}{f_1^2 + f_2^2} \right) \right] \frac{d z}{d t}}_{c_z} = P \Rightarrow P = k_z z + c_z \dot{z}$$

با گرفتن مشتق نسبت به زمان:

با ترکیب دو رابطه فوق، داریم:

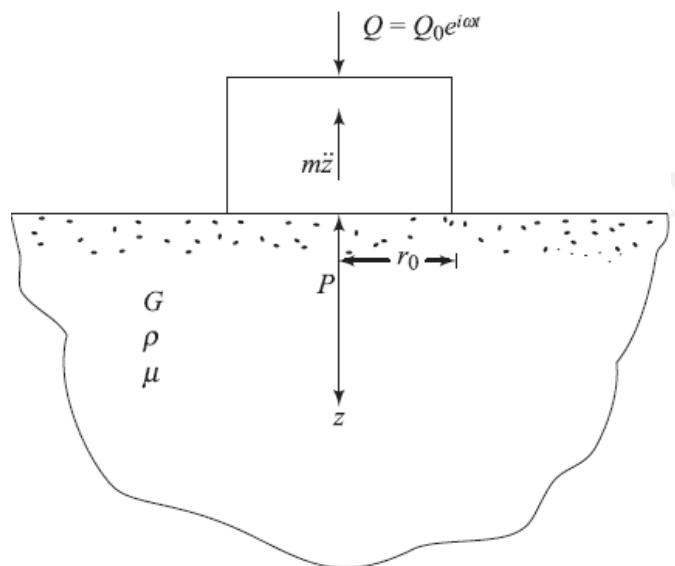
11

راه حل های مشابه، برای ارتعاش عمودی شالوده ها:

۲- روش لایسمر (Lysmer's Analog)

۱- روش حسیه (Hsieh's Analog)

گام دوم: شالوده دایره‌ای صلب با جرم m بر روی سطح نیم فضای الاستیک: فرض کنید شالوده با جرم m تحت بار قائم $Q = Q_0 e^{i\omega t}$ قرار دارد در این صورت معادله تعادل برابر است با:



$$Q = Q_0 e^{i\omega t}$$

$$m \ddot{z} = Q - P *$$

$$P = \underbrace{\left[(Gr_0) \left(\frac{f_1}{f_1^2 + f_2^2} \right) \right] z}_{k_z} + \underbrace{\left[\left(\frac{Gr_0}{\omega} \right) \left(\frac{-f_2}{f_1^2 + f_2^2} \right) \right] \frac{d z}{d t}}_{c_z}$$

$$\Rightarrow P = k_z z + c_z \dot{z}$$

از گام اول داریم:

با جایگذاری در رابطه استار داریم:

$$m \ddot{z} + c_z \dot{z} + k_z z = Q **$$

$$k_z = (Gr_0) \left(\frac{f_1}{f_1^2 + f_2^2} \right), \quad c_z = \left(\frac{Gr_0}{\omega} \right) \left(\frac{-f_2}{f_1^2 + f_2^2} \right)$$

با حل رابطه دو استار با مشخص بودن مقادیر سختی و میرایی وابسته به فرکانس و فراسنج های شاعر شالوده مدول سختی خاک و ضریب پواسون و همچنین معلوم بودن جرم شالوده می توان میزان جابجایی که همان جواب خصوصی معادله دیفرانسیل درجه دوم است را تعیین کرد.

12

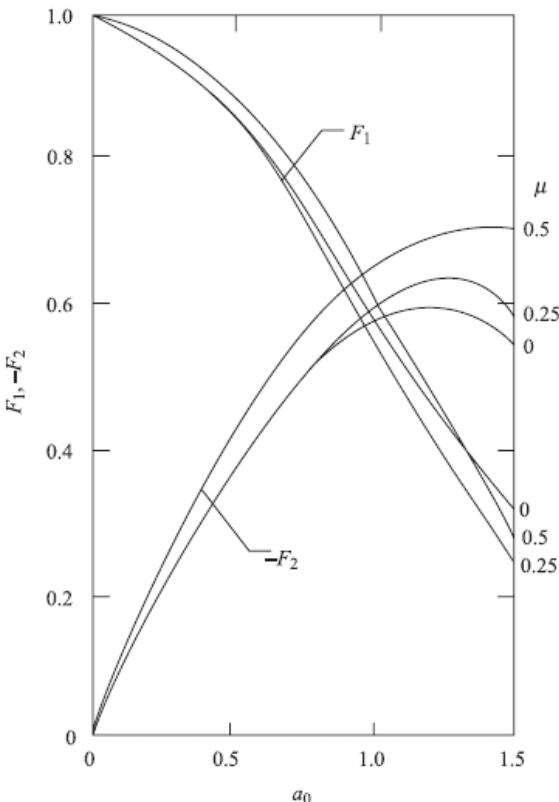
راه حل های مشابه، برای ارتعاش عمودی شالوده ها:

۲- روش لایسمر (Lysmer's Analog)

۱- روش حسیه (Hsieh's Analog)

۱- روش لایسمر (Lysmer's Analog)

در سال ۱۹۶۶ لایسمر و ریچارت (1966) مدل ساده ای را برای محاسبه مقادیر k_z و c_z ارائه نمودند. آنها علاوه بر آن تعریف جدیدی از توابع جابجایی بصورت مقابله ارائه کردند که تقریباً وابسته به ضریب پواسون نمی باشد (مطابق با شکل روپرتو).



$$F = \frac{f}{\left(\frac{1-\mu}{4}\right)} = \frac{f_1 + if_2}{\left(\frac{1-\mu}{4}\right)} = F_1 + iF_2$$

همچنین در این روش ضریب جرم نیز مقابله اصلاح گردید:

$$B_z = \left(\frac{1-\mu}{4}\right)b = \left(\frac{1-\mu}{4}\right)\left(\frac{m}{\rho r_0^3}\right)$$

در این روش برای تحلیل معادله حرکت، مقادیر k_z و c_z بصورت روابط زیر پیشنهاد شد که این مقادیر بر خلاف روش حسیه مستقل از فرکانس ماشین هستند.

$$m\ddot{z} + c_z\dot{z} + k_z z = Q_0 e^{i\omega t}$$

$$\rightarrow c_z = \frac{3.4r_0^2}{1-\mu}\sqrt{G\rho}, \quad k_z = \frac{4Gr_0}{1-\mu}$$

13

روش گام به گام پاسخ پی تحت ارتعاش عمودی از روش لایسمر:

گام الف- تعیین فرکانس طبیعی، ضریب میرایی و فرکانس تشددید

گام ب- تعیین دامنه ارتعاش در زمان تشددید

گام ج- تعیین دامنه ارتعاش در فرکانس های مختلف

گام الف- تعیین فرکانس طبیعی، ضریب میرایی و فرکانس تشددید:

(۱) محاسبه فرکانس طبیعی:

$$m\ddot{z} + c_z\dot{z} + k_z z = Q_0 e^{i\omega t}$$

$$\rightarrow c_z = \frac{3.4r_0^2}{1-\mu}\sqrt{G\rho}, \quad k_z = \frac{4Gr_0}{1-\mu}$$

$$f_n = \frac{1}{2\pi} \sqrt{\frac{k_z}{m}} = \frac{1}{2\pi} \sqrt{\left(\frac{4Gr_0}{1-\mu}\right) \frac{1}{m}}$$

$$c_{cz} = 2\sqrt{k_z m} = 2\sqrt{\left(\frac{4Gr_0}{1-\mu}\right)m} = \frac{8r_0^2}{1-\mu}\sqrt{G\rho B_z}$$

$$B_z = \left(\frac{1-\mu}{4}\right)\left(\frac{m}{\rho r_0^3}\right) \Rightarrow m = 4B_z \left(\frac{\rho r_0^3}{1-\mu}\right)$$

$$D_z = \frac{c_z}{c_{cz}} = \frac{\frac{3.4r_0^2}{1-\mu}\sqrt{G\rho}}{\frac{8r_0^2}{1-\mu}\sqrt{G\rho B_z}} = \frac{0.425}{\sqrt{B_z}}$$

(۲) محاسبه ضریب میرایی:

(۳) محاسبه فرکانس تشددید:

برای ارتعاش یک درجه آزادی

$$f_m = f_n \sqrt{1 - 2D_z^2} = \left[\frac{1}{2\pi} \sqrt{\left(\frac{4Gr_0}{1-\mu}\right) \frac{1}{m}} \right] \sqrt{1 - 2\left(\frac{0.425}{\sqrt{B_z}}\right)^2}$$

$$f_m \approx \frac{1}{2\pi} \sqrt{\frac{G}{\rho}} \frac{1}{r_0} \sqrt{\frac{B_z - 0.36}{B_z}} \text{ for } B_z \geq 0.3$$

برای ارتعاش با جرم دورانی

$$f_m = \frac{f_n}{\sqrt{1 - 2D_z^2}} = \left[\frac{1}{2\pi} \sqrt{\left(\frac{4Gr_0}{1-\mu}\right) \frac{1}{m}} \right] \sqrt{1 - 2\left(\frac{0.425}{\sqrt{B_z}}\right)^2}$$

$$f_m \approx \frac{1}{2\pi} \sqrt{\frac{G}{\rho}} \left(\frac{1}{r_0}\right) \sqrt{\frac{0.9}{B_z - 0.45}}$$

14

روش گام به گام پاسخ پی تحت ارتعاش عمودی از روش لایسمر:

گام الف- تعیین فرکانس طبیعی، ضریب میرایی و فرکانس تشیدید

گام ب- تعیین دامنه ارتعاش در زمان تشیدید

گام ج- تعیین دامنه ارتعاش در فرکانس‌هایی مختلف

$$m\ddot{z} + c_z \dot{z} + k_z z = Q_0 e^{i\omega t}$$

$$\rightarrow c_z = \frac{3.4 r_0^2}{1 - \mu} \sqrt{G\rho}, \quad k_z = \frac{4Gr_0}{1 - \mu}$$

$$A_{z(\text{resonance})} = \left(\frac{Q_0}{k_z} \right) \left(\frac{1}{2D_z \sqrt{1 - D_z^2}} \right) = \frac{Q_0 (1 - \mu)}{4Gr_0} \frac{B_z}{0.85 \sqrt{B_z - 0.18}}$$

$$A_{z(\text{resonance})} = \frac{U}{m} \left(\frac{1}{2D_z \sqrt{1 - D_z^2}} \right) = \frac{m_l e}{m} \frac{B_z}{0.85 \sqrt{B_z - 0.18}}$$

گام ب- تعیین دامنه ارتعاش در زمان تشیدید

از فصل دوم داریم:

برای ارتعاش یک درجه آزادی

برای ارتعاش با جرم دورانی

گام ج- تعیین دامنه ارتعاش در فرکانس‌هایی مختلف

$$A_z = \frac{Q_0 / k_z}{\sqrt{\left[1 - \omega^2 / \omega_n^2\right]^2 + 4D_z^2 \omega^2 / \omega_n^2}}, \quad \omega_n = \sqrt{\frac{k_z}{m}}$$

$$A_z = \frac{(m_l e / m) (\omega^2 / \omega_n^2)}{\sqrt{\left[1 - \omega^2 / \omega_n^2\right]^2 + 4D_z^2 \omega^2 / \omega_n^2}}$$

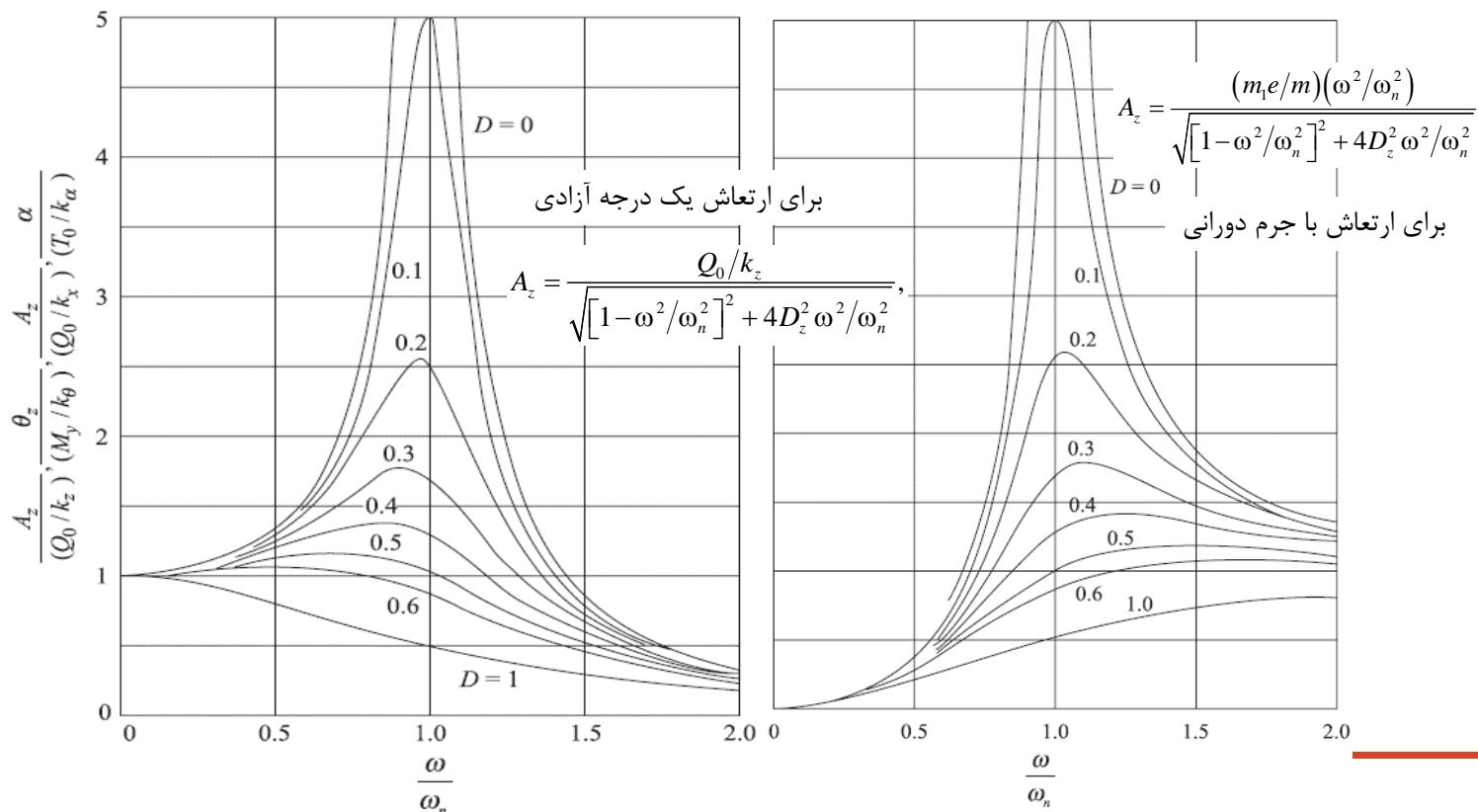
برای ارتعاش یک درجه آزادی

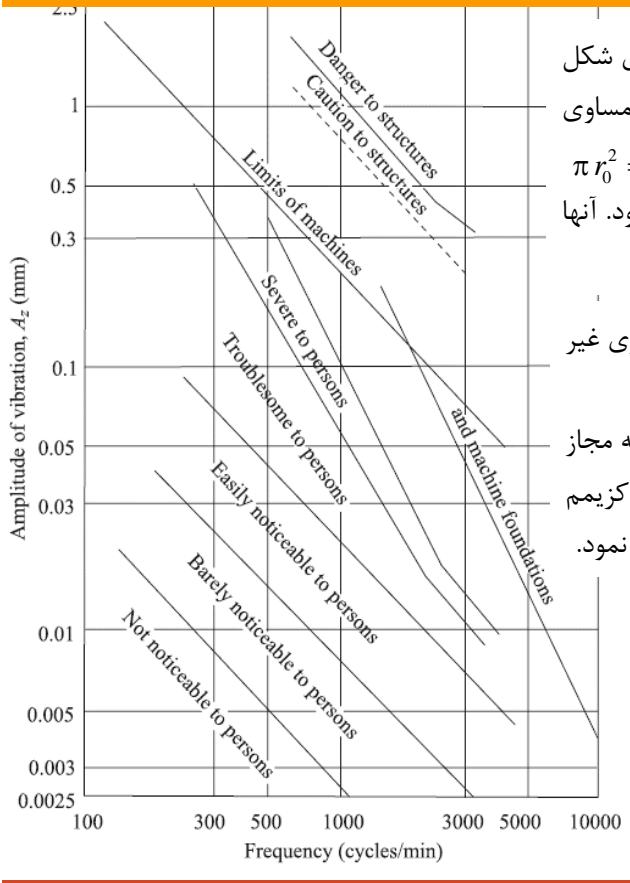
برای ارتعاش با جرم دورانی

15

بهای فرمول ها، طبق نمودار زیر با داشتن مقدار سختی، میرایی و دامنه بار، مقدار دامنه ارتعاش

قابل محاسبه می باشد:





17

این روش ها فقط مربوط به پی های دایروی با شعاع r_0 می باشند. اگر پی ما دارای شکل مستطیلی به ابعاد L و B باشد بایستی شعاع دایره ای متناظر با این پی را طبق مساوی قرار دادن مساحت ها محاسبه نماییم.

$$\pi r_0^2 = BL \quad r_0 = \sqrt{BL/\pi}$$

دوبیری و گرتاس نشان دادند که هر شکلی می تواند به صورت دایره ای معادل شود. آنها صحت این موضوع را با انجام آزمایشات نشان دادند.

کاملاً واضح می باشد که حذف ارتعاش در نزدیک فرکانس طبیعی یک شالوده کاری غیر ممکن می باشد اما می توانیم با انجام تمهداتی، ارتعاش را تا حد امکان تقلیل دهیم. ریچارت (Richart 1962) نموداری مطابق شکل روی رو برای تعیین ماکریزم دامنه مجاز ارتعاشات قائم برای فرکانس های عملی ارائه کرد. از این نمودار می توان شتاب ماکریزم مجاز پی را نیز بر اساس دامنه ارتعاش عمودی پی با استفاده از رابطه ای زیر محاسبه نمود.

$$\text{Maximum acceleration} = (\text{maximum displacement})\omega^2$$

به عنوان مثال، شتاب ماکریزم مجاز دستگاهی که فرکانس آن ۲۰۰۰ دور بر دقیقه (cpm) است مطابق زیر محاسبه می شود:

$$(0.127 \text{ mm}) \left[\frac{(2\pi)(2000)}{60} \right]^2 = 5570 \text{ mm/s}^2$$

در طراحی پی ها، برای جلوگیری از رخداد تشدييد احتمالي نکات زیر باید مورد توجه قرار گيرد :

- نسبت فرکانس تشدييد (طبیعی) سیستم خاک و پی به فرکانس دستگاه در ماشین های سرعت بالا (با فرکانس های بیش از ۱۰۰۰ دور بر دقیقه (cpm)) باید کمتر از نیم (۰.۵) باشد. چه در هنگام شروع به کار و چه در هنگام ایستادن، کمتر باشد.

$$\frac{f_{\text{resonance}}}{f_{\text{operating}}} \leq 0.5$$

- برای ماشین های با سرعت پایین (۳۵۰ تا ۴۰۰ دور بر دقیقه)، فرکانس تشدييد سیستم خاک و پی (فرکانس طبیعی)، حداقل باید دوباره فرکانس ماشین باشد.

$$\frac{f_{\text{resonance}}}{f_{\text{operating}}} \geq 2$$

- در انواع پی ها، با افزایش وزن، فرکانس تشدييد کاهش خواهد یافت.

- با افزایش r_0 فرکانس تشدييد پی افزایش می یابد.

- با افزایش مدول برشی خاک (به طور مثال با تزریق کردن دوغاب به خاک)، فرکانس تشدييد پی افزایش می یابد.

$$f_m \approx \frac{1}{2\pi} \sqrt{\frac{G}{\rho}} \frac{1}{r_0} \sqrt{\frac{B_z - 0.36}{B_z}}$$

18

مثال ۱) فونداسیونی تحت ارتعاش عمودی نیروی ثابتی قرار گرفته است. وزن کل فونداسیون و ماشین $W = 680 \text{ kN}$ می باشد. طول و عرض فونداسیون به ترتیب برابر است با ۶ و ۲ متر. دامنه نیروی ارتعاشی برابر است با $Q_0 = 7 \text{ kN}$ فرکانس سیستم برابر با 180 cpm می باشد. پارامترهای خاک عبارتند از: $\gamma = 18.5 \text{ kN/m}^3$, $\mu = 0.4$, $G = 20700 \text{ kPa}$

الف) فرکانس تشید و نسبت $\frac{f_{\text{resonance}}}{f_{\text{operating}}}$ را بررسی کنید

ب) دامنه ارتعاش در حالت تشید

$$r_0 = \sqrt{BL/\pi} = \sqrt{2 \times 6/\pi} = 1.954 \text{ m}$$

حل: ابتدا شعاع معادل را محاسبه می نماییم:

$$B_z = \left(\frac{1-\mu}{4} \right) \left(\frac{m}{\rho r_0^3} \right) = \left(\frac{1-\mu}{4} \right) \left(\frac{W}{\gamma r_0^3} \right) = \left(\frac{1-0.4}{4} \right) \left(\frac{680}{18.5 \times (1.954)^3} \right) = 0.739$$

ضریب جرم برابر است با:

الف- فرکانس تشید از رابطه زیر محاسبه می شود:

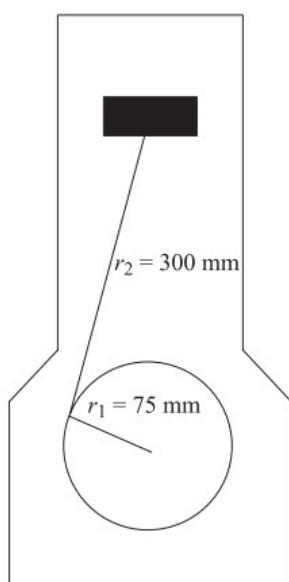
$$f_m \approx \frac{1}{2\pi} \sqrt{\frac{G}{\rho}} \frac{1}{r_0} \sqrt{\frac{B_z - 0.36}{B_z}} = \frac{1}{2\pi} \sqrt{\frac{20700}{18.5/9.81}} \left(\frac{1}{1.954} \right) \sqrt{\frac{0.739 - 0.36}{0.739}} = 6.11 \text{ Hz} = 366.6 \text{ cpm}$$

$$\frac{f_{\text{resonance}}}{f_{\text{operating}}} = \frac{366.6}{180} = 2.04 \geq 2 \quad \text{O.K.}$$

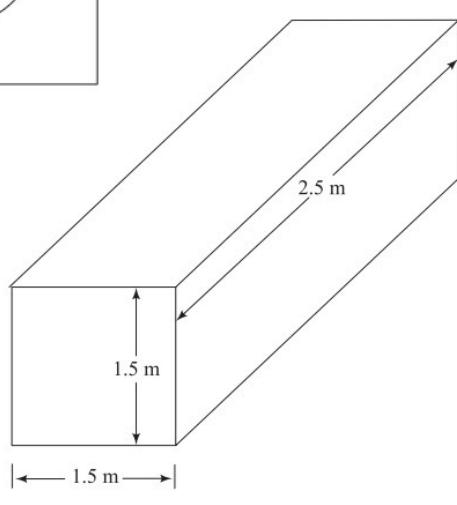
ب) دامنه ارتعاش در حالت تشید:

$$A_{z(\text{resonance})} = \frac{Q_0 (1-\mu)}{4Gr_0} \frac{B_z}{0.85\sqrt{B_z - 0.18}} = 0.00003 \text{ m} = 0.03 \text{ mm}$$

19



(a)



(b)

مثال ۲) شکل a مربوط به پیستون یک موتور است. اطلاعات این دستگاه به شرح زیر می باشد:

فرکانس ماشین: 1500 cpm

طول میله اتصال: $r_2 = 0.3 \text{ m}$

شعاع میل لنگ: $r_1 = 75 \text{ mm}$

وزن کل پیستون: $W_{rec} = 54 \text{ N}$

وزن کل دستگاه: 14 KN

شکل b ابعاد شالوده‌ی بتنی دستگاه را نمایش می دهد.

خصوصیات خاک به شرح زیر می باشد:

$$\gamma = 18.5 \frac{kN}{m^3}, G = 18000 \text{ kPa}, \mu = 0.5$$

مطلوب است:

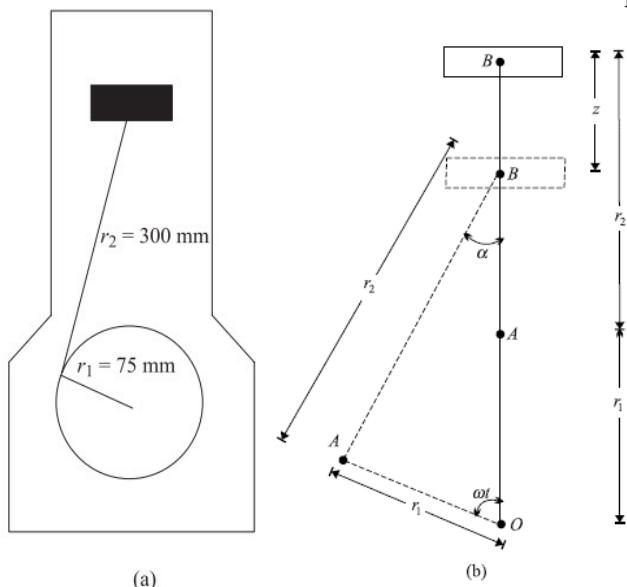
الف) نیروهای نامتعادل اولیه و ثانویه (primary & secondary forces) در فرکانس عملکردی.

ب) فرکانس تشید

پ) دامنه ارتعاش قائم در حالت تشید

$$\sqrt{1-x^2} = 1 - \frac{x^2}{2} - \frac{x^4}{8} - \frac{x^6}{16} + \dots$$

حل الف) محاسبه نیروهای نامتعادل اولیه و ثانویه (unbalanced forces) در فرکанс عملکردی.



اگر سرعت دورانی میل لنگ برابر با ω فرض شود، در زمان $t = 0$ فاصله قائم بین دو نقطه O و B برابر با $r_1 + r_2$ است. در زمان t ، فاصله قائم بین دو نقطه O و B برابر با $r_1 + r_2 - z$ است. همچنین با توجه به شکل مقابل داریم.

$$z = (r_1 + r_2) - (r_2 \cos \alpha + r_1 \cos \omega t),$$

$$r_2 \sin \alpha = r_1 \sin \omega t \Rightarrow \sin \alpha = \frac{r_1 \sin \omega t}{r_2}$$

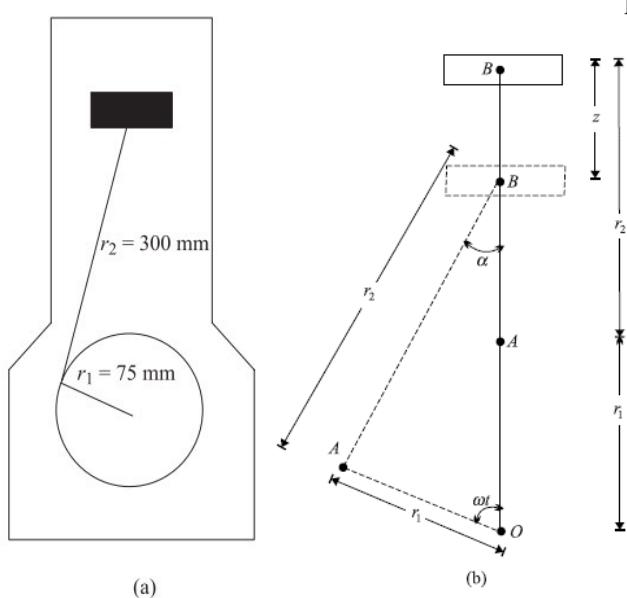
$$\cos \alpha = \sqrt{1 - \sin^2 \alpha} = \sqrt{1 - \left(\frac{r_1}{r_2}\right)^2 \sin^2 \omega t} \approx 1 - \frac{1}{2} \left(\frac{r_1}{r_2}\right)^2 \sin^2 \omega t$$

$$z = (r_1 + r_2) - (r_2 \cos \alpha + r_1 \cos \omega t) = r_2(1 - \cos \alpha) + r_1(1 - \cos \omega t) = r_2 \left(1 - 1 + \frac{1}{2} \left(\frac{r_1}{r_2}\right)^2 \sin^2 \omega t\right) + r_1(1 - \cos \omega t)$$

$$= \frac{1}{2} \left(\frac{r_1^2}{r_2}\right) \sin^2 \omega t + r_1(1 - \cos \omega t) \xrightarrow{\sin^2 \omega t = \frac{1}{2}(1 - \cos 2\omega t)} z = \frac{1}{4} \left(\frac{r_1^2}{r_2}\right)(1 - \cos 2\omega t) + r_1(1 - \cos \omega t)$$

21

حل الف) محاسبه نیروهای نامتعادل اولیه و ثانویه (unbalanced forces) در فرکанс عملکردی.



بنابراین جابجایی پیستون در هر زمان از رابطه زیر تعیین می شود:

$$z = \left(\frac{1}{4} \frac{r_1^2}{r_2} + r_1\right) - \frac{1}{4} \frac{r_1^2}{r_2} \cos 2\omega t - r_1 \cos \omega t$$

با دو بار مشتق گیری از جابجایی پیستون بر حسب زمان،تابع شتاب پیستون بدست می آید:

$$\ddot{z} = r_1 \omega^2 \left(\cos \omega t + \left(\frac{r_1}{r_2}\right) \cos 2\omega t \right)$$

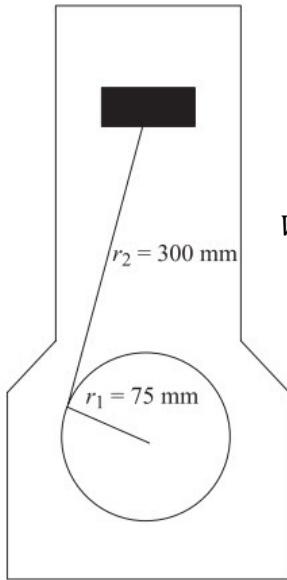
اگر جرم پیستون برابر m_{rec} باشد در نتیجه می توان نیروی اینرسی این پیستون را محاسبه کرد:

$$F = m \ddot{z} = m_{rec} r_1 \omega^2 \cos \omega t + m_{rec} \left(\frac{r_1^2}{r_2}\right) \omega^2 \cos 2\omega t = F_1 + F_2 \Rightarrow F_1 = m_{rec} r_1 \omega^2 \cos \omega t, \quad F_2 = m_{rec} \left(\frac{r_1^2}{r_2}\right) \omega^2 \cos 2\omega t$$

$$F_{max(1)} = m_{rec} r_1 \omega^2, \quad F_{max(2)} = m_{rec} \left(\frac{r_1^2}{r_2}\right) \omega^2 = \left(\frac{r_1}{r_2}\right) F_{max(1)}$$

22

حل مثال:



(a)

فرکانس ماشین: 1500 cpm
 $W_{rec} = 54N$: وزن کل پیستون
 $14KN$: وزن کل دستگاه

الف) نیروهای نامتعادل اولیه و ثانویه پیستون طبق روابط زیر محاسبه می شوند:

$$F_{\max(1)} = m_{rec} r_1 \omega^2 = \frac{54}{(1000)(9.81)} \left(\frac{75}{1000} \right) \left(\frac{2\pi \times 1500}{60} \right)^2 = 10.187 \text{ kN}$$

$$F_{\max(2)} = m_{rec} \left(\frac{r_1^2}{r_2} \right) \omega^2 = \left(\frac{r_1}{r_2} \right) F_{\max(1)} = \left(\frac{0.075}{0.3} \right) F_{\max(1)} = (0.25) \times 10.19 = 2.547 \text{ kN}$$

$$F_{\max} = F_{\max(1)} + F_{\max(2)} = 10.187 + 2.547 = 12.73 \text{ kN}$$

ب) طبق مطالب گفته شده ابتدا شعاع معادل پی دایره ای را محاسبه می نماییم:

$$r_0 = \sqrt{BL/\pi} = \sqrt{1.5 \times 2.5/\pi} = 1.093 \text{ m}$$

محاسبه ضریب جرم با فرض وزن مخصوص $23.58 \frac{\text{kN}}{\text{m}^3}$ برای بتن:

$$B_z = \left(\frac{1-\mu}{4} \right) \left(\frac{W}{\gamma r_0^3} \right) = \left(\frac{1-0.4}{4} \right) \left(\frac{146.64}{18.5 \times (1.093)^3} \right) = 0.759$$

فرکانس تشدید برابر است با:

$$f_m \approx \frac{1}{2\pi} \sqrt{\frac{G}{\rho}} \frac{1}{r_0} \sqrt{\frac{0.9}{B_z - 0.45}} = \frac{1}{2\pi} \sqrt{\frac{18000}{18.5/9.81}} \left(\frac{1}{1.093} \right) \sqrt{\frac{0.9}{0.759 - 0.45}} = 24.28 \text{ cps}$$

23

حل پ

$$A_{z(\text{resonance})} = \frac{U}{m} \left(\frac{1}{2D_z \sqrt{1-D_z^2}} \right) = \frac{m_e}{m} \frac{B_z}{0.85 \sqrt{B_z - 0.18}}$$

در 1500 cpm ، نیروی نا متعادل کلی در اسلاید قبل از مجموع دو نیروی اولیه و ثانویه به دست آمد. برای تعیین این نیرو در فرکانس

$$F_{(1500 \text{ cpm})} = F_{\max(1)} + F_{\max(2)} = m_{rec} r_1 \omega^2 + m_{rec} \left(\frac{r_1^2}{r_2} \right) \omega^2$$

$$= \frac{54}{(1000)(9.81)} \left(\frac{75}{1000} \right) \left(\frac{2\pi \times 1500}{60} \right)^2 + \frac{54}{(1000)(9.81)} \left(\frac{(75/1000)^2}{300/1000} \right) \left(\frac{2\pi \times 1500}{60} \right)^2 = 12.73 \text{ kN}$$

$$F_{(1457 \text{ cpm})} = m_{rec} r_1 \omega_1^2 + m_{rec} \left(\frac{r_1^2}{r_2} \right) \omega_1^2$$

$$= \frac{54}{(1000)(9.81)} \left(\frac{75}{1000} \right) \left(\frac{2\pi \times 1457}{60} \right)^2 + \frac{54}{(1000)(9.81)} \left(\frac{(75/1000)^2}{300/1000} \right) \left(\frac{2\pi \times 1457}{60} \right)^2 = 12.014 \text{ kN}$$

$$\text{or: } F_{(\omega_1)} = F_{(\omega_2)} \left(\frac{\omega_1}{\omega_2} \right)^2 = 12.73 \left(\frac{1457}{1500} \right)^2 = 12.014 \text{ kN} \Rightarrow F_{(\omega_1)} = Q_0 = m_e \omega_1^2 \Rightarrow m_e = \frac{Q_0}{\omega_1^2} = \frac{12.014}{(2\pi \times 1457/60)^2} = 0.0005161$$

$$A_{z(\text{resonance})} = \frac{0.0005161}{146.6/9.81} \frac{0.759}{0.85 \sqrt{0.759 - 0.18}} = 4.05 \times 10^{-5} \text{ m} = 0.0405 \text{ mm}$$

در نتیجه :

24